

MÉCHANIQUE ANALITIQUE;

*Par M. DE LA GRANGE, de l'Académie des Sciences de Paris,
de celles de Berlin, de Pétersbourg, de Turin, &c.*



A PARIS,

Chez LA VEUVE DESAINT, Libraire,
rue du Foin S. Jacques.

M. DCC. LXXXVIII.

AVEC APPROBATION ET PRIVILEGE DU ROI.

AVERTISSEMENT.

ON a déjà plusieurs Traités de Méchanique, mais le plan de celui-ci est entièrement neuf. Je me suis proposé de réduire la théorie de cette Science, & l'art de résoudre les problèmes qui s'y rapportent, à des formules générales, dont le simple développement donne toutes les équations nécessaires pour la solution de chaque problème. J'espère que la manière dont j'ai tâché de remplir cet objet, ne laissera rien à désirer.

Cet Ouvrage aura d'ailleurs une autre utilité; il réunira & présentera sous un même point de vue, les différens Principes trouvés jusqu'ici pour faciliter la solution des questions de Méchanique, en montrera la liaison & la dépendance mutuelle, & mettra à portée de juger de leur justesse & de leur étendue.

Je le divise en deux Parties; la Statique ou la Théorie de l'Équilibre, & la Dynamique ou la Théorie

vj *AVERTISSEMENT.*

du Mouvement; & chacune de ces Parties traitera séparément des Corps solides & des fluides.

On ne trouvera point de Figures dans cet Ouvrage. Les méthodes que j'y expose ne demandent ni constructions, ni raisonnemens géométriques ou mécaniques, mais seulement des opérations algébriques, assujetties à une marche régulière & uniforme. Ceux qui aiment l'Analyse, verront avec plaisir la Mécanique en devenir une nouvelle branche, & me sauront gré d'en avoir étendu ainsi le domaine.



T A B L E.

PREMIERE PARTIE DE LA MÉCHANIQUE,

OU LA STATIQUE.

SECTION I. <i>Sur les différens Principes de la Statique,</i>	Page 1
SECT. II. <i>Formule générale pour l'équilibre d'un système quelconque de forces; avec la maniere de faire usage de cette formule.</i>	12
SECT. III. <i>Propriétés générales de l'équilibre déduites de la formule précédente.</i>	25
SECT. IV. <i>Méthode très-simple de trouver les équations nécessaires pour l'équilibre d'un système quelconque de corps regardés comme des points, ou comme des masses finies, & tirés par des puissances données.</i>	44
SECT. V. <i>Solution de différens problèmes de Statique.</i>	58
§. I. <i>De l'équilibre de plusieurs forces appliquées à un même point; & de la composition & décomposition des forces.</i>	<i>Ibid.</i>
§. II. <i>De l'équilibre de plusieurs forces appliquées à un système de corps considérés comme des points, & liés entr'eux par des</i>	

fils ou par des verges.	Page 68
§. III. De l'équilibre d'un fil dont tous les points sont tirés par des forces quelconques, & qui est supposé parfaitement flexible ou inflexible, ou élastique, & en même tems extensible ou non.	89
§. IV. De l'équilibre d'un corps solide de grandeur sensible & de figure quelconque, dont tous les points sont tirés par des forces quelconques.	116
SECT. VI. <i>Sur les Principes de l'Hydrostatique.</i>	122
SECT. VII. <i>De l'équilibre des fluides incompressibles.</i>	130
SECT. VIII. <i>De l'équilibre des fluides compressibles & élastiques.</i>	155

SECONDE PARTIE DE LA MÉCANIQUE,

OU LA DYNAMIQUE.

SECTION I. <i>Sur les différens Principes de la Dynamique,</i>	Page 158
SECT. II. <i>Formule générale pour le mouvement d'un système de corps, animés par des forces quelconques.</i>	189
SECT. III. <i>Propriétés générales du mouvement déduites de la formule précédente.</i>	198
SECT. IV.	

SECT. IV. <i>Méthode la plus simple pour parvenir aux équations qui déterminent le mouvement d'un système quelconque de corps animés par des forces accélératrices quelconques.</i>	216
SECT. V. <i>Solution de différens problèmes de Dynamique.</i>	233
§. I. Solution générale du problème des oscillations très-petites d'un système quelconque de corps.	241
§. II. Du mouvement d'un corps attiré vers un ou plusieurs centres.	262
§. III. Du mouvement de plusieurs corps qui agissent les uns sur les autres, soit par des forces d'attraction, soit en se tenant par des fils ou par des leviers.	286
SECT. VI. <i>Sur la rotation des Corps.</i>	337
§. I. Formules générales, relatives au mouvement de rotation.	338
§. II. Équations pour le mouvement de rotation d'un corps solide de figure quelconque, animé par des forces quelconques.	372
§. III. Détermination du mouvement d'un corps grave de figure quelconque.	389
SECT. VII. <i>Sur les Principes de l'Hydrodynamique.</i>	428
SECT. VIII. <i>Du Mouvement des Fluides incompressibles.</i>	437
§. I. Équations générales pour le mouvement des Fluides incompressibles.	438

5. II.	Du mouvement des Fluides pesans & homogènes dans des vases ou canaux de figure quelconque.	47 ²
SECT. IX.	<i>Du mouvement des Fluides compressibles & élastiques.</i>	49 ²

Fin de la Table.

E R R A T A.

- Page 16, ligne 11, déterminées; *lif.* indéterminées.
 Page 23, ligne 3, s'étoient joints; *lif.* étoient joints.
 Idem. ligne 21, par la détermination; *lif.* pour la détermination.
 Page 53, ligne 15, équation; *lif.* équations.
 Page 125, ligne 5, 10; *lif.* 6.
 Page 312, ligne 12, $A a'$; *lif.* $A a''$.
 Page 324, ligne 20, précision; *lif.* précession.
 Page 424, lig. dern. $\sqrt{-}$; *lif.* $\sqrt{-1}$.
 Page 434, ligne 25, inexacitude; *lif.* incertitude.
 Page 477, ligne 7, intérieure; *lif.* extérieure.
 Page 478, ligne 10, divisées; *lif.* dirigées.
 Idem. ligne 11, $\xi = 90^\circ =$; *lif.* $\zeta = 90^\circ$.
 Page 504, ligne 7 & suiv.; changez a en a .

EXTRAIT DES REGISTRES
DE L'ACADÉMIE ROYALE DES SCIENCES.

Du vingt-sept Février mil sept cent quatre-vingt-huit.

MESSIEURS DE LA PLACE, COUSIN, LE GENDRE & moi, ayant rendu compte d'un Ouvrage intitulé : *Mécanique analytique*, par M. DE LA GRANGE, l'Académie a jugé cet Ouvrage digne de son Approbation, & d'être imprimé sous son Privilège.

Je certifie cet Extrait conforme aux registres de l'Académie. A Paris, ce 27 Février 1788.

LE MARQUIS DE CONDORCET.

P R I V I L È G E D U R O I.

LOUIS, PAR LA GRACE DE DIEU, ROI DE FRANCE ET DE NAVARRE; A nos amés & féaux Conseillers, les Gens tenant nos Cours de Parlement, Maîtres des Requêtes ordinaires de notre Hôtel, Grand-Conseil, Prévôt de Paris, Baillifs, Sénéchaux, leurs Lieutenans Civils, & autres nos Justiciers qu'il appartiendra, SALUT. Nos bien-amés LES MEMBRES DE L'ACADÉMIE ROYALE DES SCIENCES de notre bonne Ville de Paris, Nous ont fait exposer qu'ils auroient besoin de nos Lettres de Privilège pour l'impression de leurs Ouvrages : A CES CAUSES, voulant favorablement traiter les Exposans, Nous leur avons permis & permettons par ces Présentes, de faire imprimer, par tel Imprimeur qu'ils voudront choisir, toutes les Recherches ou Observations journalières, ou Relations annuelles de tout ce qui aura été fait dans les Assemblées de ladite Académie Royale des Sciences, les Ouvrages, Mémoires ou Traités de chacun des Particuliers qui la composent, & généralement tout ce que ladite Académie voudra faire paroître, après avoir fait examiner lesdits Ouvrages, & jugé qu'ils seront dignes de l'impression, en tels volumes, forme, marge, caractères, conjointement, ou séparément, & autant de fois que bon leur semblera, & de les faire vendre & débiter par-tout notre Royaume, pendant le tems de vingt années consécutives, à compter du jour de la date des Présentes; sans toutefois qu'à l'occasion des Ouvrages ci-dessus spécifiés, il en puisse être imprimé d'autres qui ne soient pas de ladite Académie : Faisons défenses à toutes sortes de personnes, de quelque qualité & condition qu'elles soient, d'en introduire d'im-

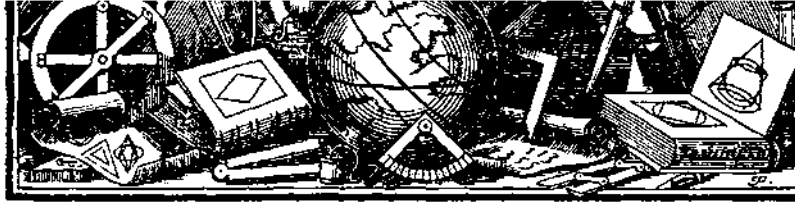
pression étrangere dans aucun lieu de notre obéissance; comme aussi à tous Libraires & Imprimeurs d'imprimer, ou faire imprimer, vendre, faire vendre & débiter lesdits Ouvrages, en tout ou en partie, & d'en faire aucunes traductions ou extraits, sous quelque prétexte que ce puisse être, sans la permission expresse & par écrit desdits Exposans, ou de ceux qui auront droit d'eux; à peine de confiscation des exemplaires contrefaits, de trois mille livres d'amende contre chacun des contrevenans, dont un tiers à Nous, un tiers à l'Hôtel-Dieu de Paris, & l'autre tiers auxdits Exposans, ou à celui qui aura droit d'eux, & de tous dépens, dommages & intérêts; à la charge que ces Présentes seront enregistrées tout au long sur le Registre de la Communauté des Libraires & Imprimeurs de Paris, dans trois mois de la date d'icelles; que l'impression desdits Ouvrages sera faite dans notre Royaume & non ailleurs, en bon papier & beaux caractères, conformément aux Réglemens de la Librairie; qu'avant de les exposer en vente, les manuscrits ou imprimés qui auront servi de copie à l'impression desdits Ouvrages, seront remis es mains de notre très-cher & féal Chevalier, Garde des Sceaux de France, le sieur HUE DE MIROMENIL, Commandeur de nos Ordres; qu'il en sera ensuite remis deux exemplaires dans notre Bibliothèque publique, un dans celle de notre Château du Louvre, & un dans celle de notre très-cher & féal Chevalier, Chancelier de France, le sieur DE MAUPÉOU, & un dans celle dudit sieur HUE DE MIROMENIL. Le tout à peine de nullité desdites Présentes; du contenu desquelles vous mandons & enjoignons de faire jouir lesdits Exposans & leurs ayans causes, pleinement & paisiblement, sans souffrir qu'il leur soit fait aucun trouble ou empêchement. Voulons que la copie des Présentes, qui sera imprimée tout au long, au commencement ou à la fin desdits Ouvrages, soit tenue pour dûment signifiée; & qu'aux copies collationnées par l'un de nos amés & féaux Conseillers & Secrétaires, foi soit ajoutée comme à l'original. COMMANDONS au premier notre Huissier ou Sergent sur ce requis, de faire pour l'exécution d'icelles, tous actes requis & nécessaires, sans demander autre permission, & nonobstant clameur de Haro, Charte Normande, & Lettres à ce contraires. Car tel est notre plaisir. DONNÉ à Paris, le premier jour de Juillet, l'an de grace mil sept cent soixante-dix-huit, & de notre Regne le cinquième. Par le Roi en son Conseil.

Signé LE BEGUE.

Registré sur le Registre XX de la Chambre Royale & Syndicale des Libraires & Imprimeurs de Paris, N° 1477, folio 582, conformément au Règlement de 1723, qui fait défenses, article IV, à toutes personnes, de quelque qualité & condition qu'elles soient, autres que les Libraires & Imprimeurs, de vendre, débiter & faire afficher aucuns Livres pour les vendre en leur nom, soit qu'ils s'en disent les Auteurs ou autrement; & à la charge de fournir à la susdite Chambre huit Exemplaires, prescrits par l'art. CVIII du même Règlement. A Paris le 20 Août 1778.

Signé A. M. LOTTIN l'aîné, Syndic.

MÉCANIQUE



MÉCHANIQUE ANALITIQUE.

PREMIERE PARTIE.

LA STATIQUE.

SECTION PREMIERE.

Sur les différens Principes de la Statique.

LA Statique est la science de l'équilibre des forces. On entend en général par *force* ou *puissance* la cause, quelle qu'elle soit, qui imprime ou tend à imprimer du mouvement au corps auquel on la suppose appliquée; & c'est aussi par la quantité du mouvement imprimé, ou prêt à imprimer, que

A

2 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

la force ou puissance doit s'estimer. Dans l'état d'équilibre la force n'a pas d'exercice actuel ; elle ne produit qu'une simple tendance au mouvement ; mais on doit toujours la mesurer par l'effet qu'elle produiroit si elle n'étoit pas arrêtée. En prenant une force quelconque , ou son effet pour l'unité , l'expression de toute autre force n'est plus qu'un rapport , une quantité mathématique qui peut être représentée par des nombres ou des lignes ; c'est sous ce point de vue que l'on doit considérer les forces dans la Méchanique.

L'équilibre résulte de la destruction de plusieurs forces qui se combattent & qui anéantissent réciproquement l'action qu'elles exercent les unes sur les autres ; & le but de la Statique est de donner les loix suivant lesquelles cette destruction s'opere. Ces loix sont fondées sur des principes généraux qu'on peut réduire à trois ; celui de *l'équilibre dans le levier* , celui de *la composition du mouvement* , & celui des *vitesse virtuelles*.

Archimede, le seul parmi les Anciens qui nous ait laissé quelque théorie sur la Méchanique , dans ses deux Livres de *Æquiponderantibus* , est l'auteur du principe du levier , lequel consiste , comme tout le monde fait , en ce que si un levier droit est chargé de deux poids quelconques placés de part & d'autre du point d'appui à des distances de ce point réciproquement proportionnelles aux mêmes poids , ce levier sera en équilibre , & son appui sera chargé de la somme des deux poids. Archimede prend ce principe , dans le cas des poids égaux placés à des distances égales du point d'appui , pour un axiome de Méchanique évident de soi-même , ou du moins pour un principe d'expérience ; & il ramene à ce cas simple & primitif celui des poids inégaux , en imaginant ces poids lorsqu'ils sont commensurables , divisés en plusieurs parties

toutes égales entr'elles, & en supposant que les parties de chaque poids soient séparées & transportées de part & d'autre sur le même levier, à des distances égales, enforte que tout le levier se trouve chargé de plusieurs petits poids égaux & placés à distances égales autour du point d'appui. Ensuite il démontre la vérité du même théorème pour les poids incommensurables à l'aide de la méthode d'exhaustion, en faisant voir qu'il ne fauroit y avoir équilibre entre ces poids, à moins qu'ils ne soient en raison inverse de leurs distances au point d'appui.

Quelques modernes, comme Stevin dans sa Statique, & Galilée dans ses Dialogues sur le mouvement, ont rendu la démonstration d'Archimede plus simple, en supposant que les poids attachés au levier soient deux parallélépipèdes horizontaux pendus par leur milieu, & dont les largeurs & les hauteurs soient égales, mais dont les longueurs soient doubles des bras de levier qui leur répondent inversement. Car de cette maniere les deux parallélépipèdes sont en raison inverse de leurs bras de levier, & en même tems ils se trouvent placés bout-à-bout, enforte qu'ils n'en forment plus qu'un seul dont le point du milieu répond précisément au point d'appui du levier.

D'autres au contraire ont cru trouver des défauts dans la démonstration d'Archimede, & ils l'ont tournée de différentes façons pour la rendre plus rigoureuse. Mais si l'on excepte Huyghens, il n'y en a aucun qui ait mérité sur ce point la reconnaissance des Géometres.

La démonstration d'Huyghens est fondée sur la considération de l'équilibre d'un plan chargé de plusieurs poids égaux, & appuyé sur une ligne droite; mais cette démonstration, quoique ingénieuse & exempte des difficultés auxquelles celle d'Archi-

4 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

mede est sujette, ne paroît pas encore à l'abri de toute objection; voyez le premier volume des *Opera varia* d'Huyghens.

Le principe du levier droit & horizontal une fois posé, on en peut déduire les loix de l'équilibre dans les autres machines, & en général dans quelque systême de puissances que ce soit. C'est ce que plusieurs Auteurs ont fait, sur-tout la Hire dans son *Traité de Méchanique*, imprimé dans le IX^e volume des anciens *Mémoires de l'Académie des Sciences de Paris*. Cependant il paroît qu'on n'a pas d'abord connu la maniere de réduire à la théorie du levier celle de toutes les autres machines, & sur-tout celle du plan incliné; car non-seulement on voit par les fragmens qui nous sont parvenus du huitieme Livre de Pappus, que les Anciens ignoroient le vrai rapport de la puissance au poids dans le plan incliné, mais on fait que la détermination de ce rapport a été long-tems un problème parmi les premiers Mathématiciens modernes, problème dont la premiere solution exacte est due au fameux Stevin, Mathématicien du Prince Maurice de Nassau; encore ne l'a-t-il trouvée que par une considération indirecte & indépendante de la théorie du levier.

Stevin considere un triangle solide posé sur sa base horizontale; en sorte que ses deux côtés forment deux plans inclinés; & il imagine qu'un chapelet formé de plusieurs poids égaux, enfilés à des distances égales, ou plutôt une chaîne d'égale grosseur soit placée sur les deux côtés de ce triangle, de maniere que toute la partie supérieure se trouve appliquée aux deux côtés du triangle, & que la partie intérieure pende librement au-dessous de la base, comme si elle étoit attachée aux deux extrémités de cette base,

Or Stevin remarque qu'en supposant même que la chaîne

P R E M I E R E P A R T I E. 5

puisse glisser librement sur le triangle, elle doit cependant demeurer en repos; car si elle commençoit à glisser d'elle-même dans un sens, elle devoit continuer à glisser toujours, puisque la même cause de mouvement subsisteroit, la chaîne se trouvant, à cause de l'uniformité de ses parties, placée toujours de la même manière sur le triangle, d'où résulteroit un mouvement perpétuel, ce qui est absurde.

Il y a donc nécessairement équilibre entre toutes les parties de la chaîne; or il est évident que la portion qui pend au-dessous de la base, est déjà en équilibre d'elle-même; donc il faut que l'effort de tous les poids appuyés sur l'un des côtés, contrebalance l'effort des poids appuyés sur l'autre côté; mais la somme des uns est à la somme des autres, dans le même rapport que les longueurs des côtés sur lesquels ils sont appuyés. Donc il faudra toujours la même puissance pour soutenir un ou plusieurs poids placés sur un plan incliné, lorsque le poids total sera proportionnel à la longueur du plan, en supposant la hauteur la même; mais quand le plan est vertical, la puissance est égale au poids; donc dans tout plan incliné, la puissance est au poids comme la hauteur du plan à sa longueur.

J'ai rapporté cette démonstration de Stevin, parce qu'elle est très-ingénieuse, & qu'elle est d'ailleurs peu connue. Au reste, Stevin déduit de cette théorie celle de l'équilibre entre trois puissances qui agissent sur un même point, & il fait voir que cet équilibre a lieu lorsque les puissances sont parallèles & proportionnelles aux trois côtés d'un triangle rectiligne quelconque. Voyez les *Éléments de Statique* & les *Additions à la Statique* de cet Auteur dans ses *Hypomnemata Mathematica*.

Le second Principe fondamental de l'équilibre est celui de

6 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

la composition des mouvemens. Il est fondé sur cette supposition, que si deux forces agissent à la fois sur un corps suivant différentes directions, ces forces équivalent alors à une force unique, capable d'imprimer au corps le même mouvement que lui donneroient les deux forces agissant séparément. Or un corps qu'on fait mouvoir uniformément, suivant deux directions différentes à la fois, parcourt nécessairement la diagonale du parallélogramme dont il eut parcouru séparément les côtés en vertu de chacun des deux mouvemens. D'où il s'ensuit que deux puissances quelconques qui agissent ensemble sur un même corps, seront équivalentes à une seule représentée dans sa quantité & sa direction, par la diagonale du parallélogramme dont les côtés représentent en particulier les quantités & les directions des deux puissances données. C'est en quoi consiste le Principe qu'on nomme *la composition des forces*.

Ce Principe suffit seul pour déterminer les loix de l'équilibre dans tous les cas; car en composant successivement toutes les forces deux à deux, on doit parvenir à une force unique, qui sera équivalente à toutes ces forces, & qui par conséquent devra être nulle dans le cas d'équilibre, s'il n'y a dans le système aucun point fixe; mais s'il y en a un, il faudra que la direction de cette force unique passe par le point fixe. C'est ce qu'on peut voir dans tous les Livres de Statique, & particulièrement dans la nouvelle Mécanique de Varignon, où la théorie des machines est déduite uniquement du Principe dont nous venons de parler.

Il est évident que le théorème de Stevin sur l'équilibre de trois forces parallèles & proportionnelles aux trois côtés d'un triangle quelconque, est une conséquence immédiate & néces-

faire du principe de la composition des forces, ou plutôt qu'il n'est que ce même principe présenté sous une autre forme. Mais celui-ci a l'avantage d'être fondé sur des notions simples & naturelles, au lieu que le théorème de Stevin ne l'est que sur des considérations indirectes.

Quant à l'invention du Principe dont il s'agit, il me semble qu'on doit l'attribuer à Galilée, qui dans la seconde proposition de la quatrième journée de ses Dialogues, démontre qu'un corps mu avec deux vitesses uniformes, l'une horizontale, l'autre verticale, doit prendre une vitesse représentée par l'hypoténuse du triangle dont les côtés représentent ces deux vitesses; mais il paroît en même tems que Galilée n'a pas connu toute l'importance de ce théorème dans la théorie de l'équilibre. Car dans le Dialogue troisième où il traite du mouvement des corps pesans sur des plans inclinés, au lieu d'employer le Principe de la composition du mouvement pour déterminer directement la gravité relative d'un corps sur un plan incliné, il déduit plutôt cette détermination de la théorie de l'équilibre sur les plans inclinés, d'après ce qu'il avoit établi auparavant dans son *Traité della Scienza Meccanica*, dans lequel il rappelle le plan incliné au levier.

On trouve ensuite la théorie des mouvemens composés dans les écrits de Descartes, de Roberval, de Mersenne, de Wallis, &c : mais c'est à Varignon qu'on doit d'avoir montré l'usage de cette théorie dans l'équilibre des machines.

Le projet d'une nouvelle Méchanique qu'il publia en 1687, n'a pour objet que de démontrer les règles de la Statique par la composition des mouvemens ou des forces; & cet objet a été rempli ensuite avec plus d'étendue dans la *nouvelle Méchanique* qui n'a paru qu'après sa mort, en 1725; il avoit même

8 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

déjà donné en 1685, dans l'Histoire de la République des Lettres, un Mémoire sur les poulies, où il expliquoit la théorie de ces sortes de machines, par celle des mouvemens composés.

Je viens enfin au troisième Principe, celui des vitesses virtuelles. On doit entendre par *vitesse virtuelle*, celle qu'un corps en équilibre est disposé à recevoir, en cas que l'équilibre vienne à être rompu ; c'est-à-dire la vitesse que ce corps prendroit réellement dans le premier instant de son mouvement ; & le Principe dont il s'agit consiste en ce que des puissances sont en équilibre quand elles sont en raison inverse de leurs vitesses virtuelles, estimées suivant les directions de ces puissances.

Pour peu qu'on examine les conditions de l'équilibre dans le levier & dans les autres machines, il est facile de reconnoître la vérité de ce Principe ; cependant il ne paroît pas que les Géomètres qui ont précédé Galilée, en aient eu connoissance, & je crois pouvoir en attribuer la découverte à cet Auteur, qui dans son *Traité della Scienza Meccanica*, & dans ses Dialogues sur le mouvement, le propose comme une propriété générale de l'équilibre des machines. Voyez la scholie de la seconde Proposition du troisième Dialogue.

Galilée entend par *moment* d'un poids ou d'une puissance appliquée à une machine, l'effort, l'action, l'énergie, l'*impetus* de cette puissance pour mouvoir la machine, de manière qu'il y ait équilibre entre deux puissances, lorsque leurs momens pour mouvoir la machine en sens contraires sont égaux ; & il fait voir que le moment est toujours proportionnel à la puissance multipliée par la vitesse virtuelle, dépendante de la manière dont la puissance agit.

Cette

Cette notion des momens a aussi été adoptée par Wallis dans sa Méchanique publiée en 1669. L'Auteur y pose le principe de l'égalité des momens pour fondement de la Statique, & il en déduit au long la théorie de l'équilibre dans les principales machines.

Aujourd'hui on n'entend plus communément pour *moment*, que le produit d'une puissance par la distance de sa direction à un point ou à une ligne, c'est-à-dire par le bras de levier par lequel elle agit; mais il me semble que la notion du *moment* donnée par Galilée & par Wallis, est bien plus naturelle & plus générale, & je ne vois pas pourquoi on l'a abandonnée pour y en substituer une autre qui exprime seulement la valeur du moment dans certains cas, comme dans le levier, &c.

Descartes a réduit pareillement toute la Statique à un Principe unique, qui revient pour le fond à celui de Galilée, mais qui est présenté d'une manière moins générale. Ce Principe est, qu'il ne faut ni plus ni moins de force pour élever un poids à une certaine hauteur, qu'il en faudroit pour élever un poids plus pesant à une hauteur d'autant moindre, ou un poids moindre à une hauteur d'autant plus grande. (Voyez la Lettre 73 de la première Partie, & le Traité de Méchanique imprimé dans les Ouvrages posthumes). D'où il résulte qu'il y aura équilibre entre deux poids, lorsqu'ils seront disposés de manière que les chemins perpendiculaires qu'ils peuvent parcourir ensemble, soient en raison réciproque des poids. Mais dans l'application de ce Principe aux différentes machines, il ne faut considérer que les espaces parcourus dans le premier instant du mouvement, & qui sont proportionnels aux vitesses virtuelles; autrement on n'auroit pas les véritables loix de l'équilibre.

Au reste, soit qu'on regarde le Principe des vitesses virtuelles comme une propriété générale de l'équilibre, ainsi que l'a fait Galilée; soit qu'on veuille le prendre avec Descartes & Wallis pour la vraie cause de l'équilibre, il faut avouer qu'il a toute la simplicité qu'on peut desirer dans un principe fondamental; & nous verrons plus bas combien ce Principe est encore recommandable par sa généralité.

Torricelli, fameux disciple de Galilée, est l'auteur d'un autre Principe, qui revient cependant au même que celui de Galilée, ou qui plutôt n'en est qu'une conséquence; c'est que lorsque deux poids sont tellement liés ensemble, qu'étant placés comme l'on voudra, leur centre de gravité ne hausse ni ne baisse, ils sont en équilibre dans toutes ces situations. Torricelli ne l'applique qu'au plan incliné, mais il est facile de se convaincre qu'il n'a pas moins lieu dans les autres machines. Voyez son Traité du mouvement accéléré, qui a paru en 1644.

Le Principe de Torricelli en a fait naître un autre, dont quelques Auteurs ont fait usage pour résoudre avec plus de facilité différentes questions de Statique. C'est celui-ci: que dans un système de corps pesans en équilibre, le centre de gravité est le plus bas qu'il est possible. En effet, on sait par la théorie *de maximis & minimis*, que le centre de gravité est le plus bas lorsque la différentielle de sa descente est nulle, ou, ce qui revient au même, lorsque ce centre ne monte ni ne descend, tandis que le système change infiniment peu de place.

Le Principe des vitesses virtuelles peut être rendu très-général de cette manière :

Si un système quelconque de tant de corps ou points que

P R E M I E R E P A R T I E. I I

l'on veut tirés, chacun par des puissances quelconques, est en équilibre, & qu'on donne à ce système un petit mouvement quelconque, en vertu duquel chaque point parcourt un espace infiniment petit qui exprimera sa vitesse virtuelle; la somme des puissances, multipliées chacune par l'espace que le point où elle est appliquée, parcourt suivant la direction de cette même puissance, sera toujours égale à zero, en regardant comme positifs les petits espaces parcourus dans le sens des puissances, & comme négatifs les espaces parcourus dans un sens opposé.

Jean Bernoulli est le premier que je sache, qui ait apperçu cotte grande généralité du Principe des vitesses virtuelles, & son utilité pour résoudre les problèmes de Statique. C'est ce qu'on voit dans une de ses Lettres à Varignon, datée de 1717, que ce dernier a placée à la tête de la section neuvième de sa nouvelle Méchanique, section employée toute entière à montrer par différentes applications la vérité & l'usage du Principe dont il s'agit.

Ce même Principe a donné lieu ensuite à celui que feu M. de Maupertuis a proposé dans les Mémoires de l'Académie des Sciences de Paris pour l'année 1740, sous le nom de Loi de repos, & que M. Euler a développé davanrage, & rendu plus général dans les Mémoires de l'Académie de Berlin pour l'année 1751. Enfin c'est encore le même Principe qui sert de base à celui que M. le Marquis de Courtivron a donné dans les Mémoires de l'Académie des Sciences de Paris pour 1748 & 1749.

Et en général je crois pouvoir avancer que tous les principes généraux qu'on pourroit peut-être encore découvrir dans la science de l'équilibre, ne seront que le même principe des

vitesse^s virtuelles, envisagé différemment, & dont ils ne différenceront que dans l'expression.

Au reste, ce Principe est non-seulement en lui-même très-simple & très-général; il a de plus l'avantage précieux & unique de pouvoir se traduire en une formule générale qui renferme tous les problèmes qu'on peut proposer sur l'équilibre des corps. Nous allons exposer cette formule dans toute son étendue; nous tâcherons même de la présenter d'une manière encore plus générale qu'on ne l'a fait jusqu'à présent, & d'en donner des applications nouvelles.

S E C O N D E S E C T I O N .

Formule générale pour l'équilibre d'un système quelconque de forces; avec la manière de faire usage de cette formule.

1. **L**A loi générale de l'équilibre dans les machines, est que les forces ou puissances soient entr'elles réciproquement comme les vitesse^s des points où elles sont appliquées, estimées suivant la direction de ces puissances.

C'est dans cette loi que consiste ce qu'on appelle communément le *Principe des vitesse^s virtuelles*, Principe reconnu depuis long-tems pour le Principe fondamental de l'équilibre, ainsi que nous l'avons montré dans la Section précédente, & qu'on peut par conséquent regarder comme une espèce d'axiome de Mécanique.

Pour réduire ce Principe en formule, supposons que des puissances $P, Q, R, \&c.$ dirigées suivant des lignes données,

se fassent équilibre. Concevons que des points où ces puissances sont appliquées, on mène des lignes droites égales à p , q , r , &c, & placées dans les directions de ces puissances; & désignons en général, par dp , dq , dr , &c, les variations, ou différences de ces lignes, en tant qu'elles peuvent résulter d'un changement quelconque infiniment petit dans la position des différens corps ou points du système.

Il est clair que ces différences exprimeront les espaces parcourus dans un même instant par les puissances P , Q , R , &c, c'est-à-dire, les vitesses de ces puissances estimées suivant leurs directions.

Cela posé, imaginons d'abord trois puissances P , Q , R en équilibre, il est clair qu'en substituant à la place d'une quelconque de ces puissances un appui fixe, capable de résister à l'effort commun des deux autres, l'équilibre subsistera encore; je commencerai donc par chercher les loix de l'équilibre entre deux puissances P & Q , en supposant que le point sur lequel la troisième puissance agit soit fixe, enforte que la ligne r demeure la même pendant que les lignes p & q deviennent $p + dp$, $q + dq$, ou $p - dp$, $q - dq$. Par le principe général, il faudra que les puissances P & Q soient entr'elles en raison inverse des différentielles dp , dq ; mais il est aisé de concevoir qu'il ne sauroit y avoir équilibre entre deux puissances, à moins qu'elles ne soient disposées de manière, que quand l'une d'elles se meut, suivant sa propre direction, l'autre ne soit contrainte de se mouvoir dans un sens contraire à la sienne; d'où il s'ensuit que les valeurs des différences dp & dq doivent être de signe contraire; donc comme les valeurs des forces P & Q sont supposées toutes deux positives, on aura

14 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

par l'équilibre $\frac{P}{Q} = -\frac{dq}{dp}$, ou bien $Pdp + Qdq = 0$; c'est la formule générale de l'équilibre de deux puissances.

On trouvera de la même manière, en regardant la puissance Q , comme appliquée à un point fixe, l'équation $Pdp + Rdr = 0$, pour les conditions de l'équilibre entre les puissances P & R . Pareillement on aura pour l'équilibre des deux puissances Q & R l'équation $Qdq + Rdr = 0$.

On a donc pour les trois puissances P, Q, R , les trois équations

$$Pdp + Qdq = 0, Pdp + Rdr = 0, Qdq + Rdr = 0,$$

en supposant dans la première de ces équations r constante, dans la seconde q constante, & dans la troisième p constante.

D'où il s'ensuit qu'on aura en général, en faisant varier p, q, r à la fois, l'équation $Pdp + Qdq + Rdr = 0$.

En effet, pour qu'il y ait équilibre entre les puissances P, Q, R , il faut que ces puissances soient disposées de manière que l'une ne puisse se mouvoir indépendamment des deux autres.

Il faut donc qu'il y ait une relation donnée entre les différences dp, dq, dr , & par conséquent aussi entre les quantités finies p, q, r ; donc en vertu de cette relation, quelle qu'elle soit, la variable p pourra être regardée comme une fonction des deux autres variables q & r ; & sa différentielle dp pourra, par conséquent, s'exprimer en général par $dp = mdq + ndr$. Or en faisant r constante, on auroit simplement $dp = mdq$, & en faisant q constante, on auroit $dp = ndr$; donc le terme Pdp qui se trouvera dans les deux premières équations, pourra être représenté par $Pmdq$ dans la première de ces équations, &

par $P n dr$ dans la seconde; de sorte que la somme de ces deux termes fera $P (m dq + n dr) = P dp$. On prouvera de la même manière, & en regardant q comme une fonction de p & r , que la somme des deux termes $Q dq$ qui entrent dans la première & dans la troisième équation, se réduira simplement à $Q dq$, en regardant dans dq , p & r comme variables à la fois; & pareillement les deux termes $R dr$ qui se trouvent dans les deux dernières équations, se réduiront à $R dr$, (p & q étant variables à la fois dans dr). De sorte que la somme des trois équations particulières trouvées ci-dessus, deviendra, en regardant p , q , r comme variables à la fois $P dp + Q dq + R dr = 0$; formule de l'équilibre de trois puissances quelconques P , Q , R .

S'il y avoit une quatrième puissance S , dirigée suivant la ligne s , on trouveroit par un raisonnement semblable, que l'équilibre des quatre puissances P , Q , R , S seroit renfermé dans la formule $P dp + Q dq + R dr + S ds = 0$.

Ainsi de suite, quel que soit le nombre des puissances en équilibre.

2. On a donc en général pour l'équilibre d'un nombre quelconque de puissances P , Q , R , &c, dirigées suivant les lignes p , q , r , &c, & appliquées à un système quelconque de corps ou points disposés entr'eux d'une manière quelconque, une équation de cette forme,

$$P dp + Q dq + R dr + \&c = 0.$$

C'est la formule générale de l'équilibre d'un système quelconque de puissances.

Nous nommerons chaque terme de cette formule, tel que $P dp$, le *moment* de la force P , en prenant le mot de moment

dans le sens que Galilée lui a donné, c'est-à-dire, pour le produit de la force par sa vitesse virtuelle. De sorte que la formule générale de l'équilibre consistera dans l'égalité à zero, de la somme des momens de toutes les forces.

3. Pour faire usage de cette formule, la difficulté se réduira à déterminer, conformément à la nature du système donné, les valeurs des différentielles dp , dq , dr , &c.

On considérera donc le système dans deux positions différentes, & infiniment voisines, & on cherchera les expressions les plus générales des différences dont il s'agit, en introduisant dans ces expressions autant de quantités déterminées, qu'il y aura d'éléments arbitraires dans la variation de position du système. On substituera ensuite ces expressions de dp , dq , dr , &c, dans l'équation proposée, & il faudra que cette équation ait lieu, indépendamment de toutes les indéterminées, afin que l'équilibre du système subsiste en général & dans tous les sens. On égalera donc séparément à zero, la somme des termes affectés de chacune des mêmes indéterminées; & l'on aura, par ce moyen, autant d'équations particulières, qu'il y aura de ces indéterminées; or il n'est pas difficile de se convaincre que leur nombre doit toujours être égal à celui des quantités inconnues dans la position du système; donc on aura par cette méthode, autant d'équations qu'il en faudra pour déterminer l'état d'équilibre du système.

C'est ainsi qu'en ont usé tous les Auteurs qui ont appliqué jusqu'ici le Principe des vitesses virtuelles, à la solution des problèmes de Statique; mais cette manière d'employer ce Principe, peut exiger des constructions & des considérations géométriques, qui rendent les solutions aussi longues que si on les déduisoit des principes ordinaires de la Statique,

que ; c'est peut-être la principale raison qui a empêché qu'on n'ait fait jusqu'ici de ce Principe tout le cas & l'usage qu'il semble qu'on en auroit dû faire , vu sa simplicité & sa généralité.

4. Quelles que soient les forces $P, Q, R, \&c$, qui agissent sur les différens corps ou points du système , il est clair qu'on peut toujours les supposer tendantes à des points placés dans les directions de ces forces , & que nous appellerons les *centres* des forces.

Ainsi pour avoir les lignes $p, q, r, \&c$, qui représentent les directions des forces $P, Q, R \&c$, il n'y aura qu'à prendre les distances rectilignes entre les corps ou points, sur lesquels les forces agissent, & les centres de ces mêmes forces. Or ces centres peuvent être placés hors du système, ou bien en faire partie.

Dans le premier cas il est visible que les différences $dp, dq, dr, \&c$, expriment les variations entières des lignes $p, q, r, \&c$, dues au changement de situation du système ; elles sont par conséquent les différentielles complètes des quantités $p, q, r, \&c$, en y regardant comme variables toutes les quantités relatives à la situation du système, & comme constantes celles qui se rapportent à la position des différens centres des forces.

Dans le second cas, quelques-uns des corps du système seront eux-mêmes les centres des forces qui agissent sur d'autres corps du même système, & à cause de l'égalité entre l'action & la réaction, ces derniers corps seront en même tems les centres des forces qui agissent sur les premiers.

Considérons donc deux corps qui agissent l'un sur l'autre avec une force quelconque P , soit que cette force vienne de l'attraction ou de la répulsion de ces corps, ou d'un ressort

18 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

placé entr'eux, ou d'une autre manière quelconque, soit p la distance entre ces deux corps, & que dp' exprime la variation de cette distance, en tant qu'elle dépend du changement de situation de l'un des corps; il est clair qu'on aura relativement à ce corps, Pdp' pour le moment de la force P ; de même si on désigne par dp'' la variation de la même distance p , résultante du changement de situation de l'autre corps, on aura relativement à ce second corps, le moment Pdp'' de la même force P ; donc le moment total dû à cette force, sera représenté par $P(dp' + dp'')$; mais il est visible que $dp' + dp''$ est la différentielle complète de p que nous désignerons par dp , puisque la distance p ne peut varier que par le déplacement des deux corps; donc le moment dont il s'agit sera exprimé simplement par Pdp : on peut étendre ce raisonnement à tant de corps qu'on voudra.

§. Il suit de-là que pour avoir la somme des momens de toutes les forces d'un système donné, il n'y aura qu'à considérer en particulier chacune des forces qui agissent sur les différens corps ou points du système, & prendre la somme des produits de ces différentes forces multipliées chacune par la différentielle de la distance respective entre les deux termes de chaque force, c'est à dire entre le point sur lequel agit cette force & celui d'où elle part, en regardant, dans ces différentielles, comme variables toutes les quantités qui dépendent de la situation du système, & comme constantes celles qui se rapportent aux points ou centres extérieurs, c'est-à-dire en considérant ces points comme fixes, tandis qu'on fait varier la situation du système. Cette quantité étant égale à zéro, donnera la formule générale du principe de l'équilibre.

6. Pour exprimer analitiquement la même quantité, ce qui se présente de plus simple, est de rapporter la position de tous les points du système donné à des coordonnées rectangles & parallèles à trois axes fixes dans l'espace.

Nous nommerons en général x, y, z , les coordonnées des points auxquels les forces sont appliquées, & nous les distinguerons ensuite par un ou plusieurs traits, relativement aux différens points du système.

Nous désignerons de même par a, b, c , les coordonnées pour les centres des forces.

Il est visible que les distances p, q, r , &c, seront exprimées en général par la formule

$$\sqrt{(x-a)^2 + (y-b)^2 + (z-c)^2}$$

dans laquelle les quantités a, b, c seront constantes ou du moins devront être regardées comme telles, pendant que x, y, z varient, dans le cas où elles se rapportent à des points fixes placés hors du système; mais dans le cas où les forces partent de quelques-uns des corps du système même, ces quantités a, b, c deviendront x'' &c, y'' &c, z'' &c, & seront par conséquent variables.

Ayant ainsi les expressions des quantités finies p, q, r , &c, en fonctions connues des coordonnées des différens corps du système, il n'y aura plus qu'à différentier à l'ordinaire, en regardant ces coordonnées comme variables, pour avoir les valeurs cherchées des différences dp, dq, dr , &c, qui entrent dans la formule générale de l'équilibre.

Mais quoiqu'on puisse toujours regarder les forces P, Q, R , &c, comme tendantes à des centres donnés; cependant comme la considération de ces centres est étran-

gere à la question, dans laquelle on ne considère ordinairement comme données, que la quantité & la direction de chaque force; voici des manières plus générales d'exprimer les différences $dp, dq, dr, \&c.$

7. Et d'abord en supposant, ce qui est toujours permis, que la force P tende à un centre fixe, on a

$$p = \sqrt{(x-a)^2 + (y-b)^2 + (z-c)^2},$$

& de-là, en différentiant sans que a, b, c varient

$$dp = \frac{x-a}{p} dx + \frac{y-b}{p} dy + \frac{z-c}{p} dz.$$

Or il est facile de concevoir que $\frac{x-a}{p}, \frac{y-b}{p}, \frac{z-c}{p}$, ne sont autre chose que les cosinus des angles que la ligne p fait avec les coordonnées x, y, z . Donc en général si on nomme α, β, γ les angles que la direction de la force P fait avec les axes des x, y, z , ou avec des parallèles à ces axes, on aura $\frac{x-a}{p} = \text{cof. } \alpha, \frac{y-b}{p} = \text{cof. } \beta, \frac{z-c}{p} = \text{cof. } \gamma$; par conséquent

$$dp = \text{cof. } \alpha dx + \text{cof. } \beta dy + \text{cof. } \gamma dz;$$

& ainsi des autres différences $dq, dr, \&c.$

On remarquera par rapport aux angles α, β, γ , premièrement que $\text{cof. } \alpha^2 + \text{cof. } \beta^2 + \text{cof. } \gamma^2 = 1$, ce qui est évident par les formules précédentes. En second lieu que si on nomme ι l'angle que la projection de la ligne p sur le plan des x & y fait avec l'axe des x , il est clair qu'on aura $\frac{x-a}{p} = \text{cof. } \iota, \frac{y-b}{p} = \text{sin. } \iota$, en supposant

$r = \sqrt{(x-a)^2 + (y-b)^2}$; donc mettant pour $x-a, y-b$, leurs valeurs $p \text{ cof. } \alpha, p \text{ cof. } \beta$, on aura aussi

$\pi = p \sqrt{(\text{cof. } \alpha^2 + \text{cof. } \beta^2)} = p \sqrt{1 - \text{cof. } \gamma^2} = p \sin. \gamma$;
 donc $\frac{x-a}{p} = \sin. \gamma \text{ cof. } \alpha$, $\frac{y-b}{p} = \sin. \gamma \text{ sin. } \alpha$; & par
 conséquent , $\text{cof. } \alpha = \sin. \gamma \text{ cof. } \alpha$, $\text{cof. } \beta = \sin. \gamma \text{ sin. } \alpha$.

8. Je considère ensuite que puisque dp représente le petit espace que le corps ou point auquel est appliquée la force P peut parcourir suivant la direction de cette force, si on fait $dp = 0$, ce point ne pourra plus se mouvoir que dans des directions perpendiculaires à celle de la même force. Donc $dp = 0$ fera l'équation différentielle d'une surface à laquelle la direction de la force P sera perpendiculaire.

Supposons maintenant en général que la force P agisse perpendiculairement à une surface représentée par l'équation différentielle $du = 0$, soit que du soit une différentielle complète ou non. Comme cette équation doit être équivalente à l'équation $dp = 0$, on aura nécessairement $du = V dp$, V étant une fonction finie des coordonnées x, y, z . Et pour trouver cette fonction, il suffira de remarquer que puisqu'on a par l'article précédent $dp = \text{cof. } \alpha dx + \text{cof. } \beta dy + \text{cof. } \gamma dz$, & $\text{cof. } \alpha^2 + \text{cof. } \beta^2 + \text{cof. } \gamma^2 = 1$, on aura suivant la notation reçue pour les différences partielles ,
 $(\frac{dp}{dx})^2 + (\frac{dp}{dy})^2 + (\frac{dp}{dz})^2 = 1$; donc aussi $(\frac{du}{V dx})^2 +$
 $(\frac{du}{V dy})^2 + (\frac{du}{V dz})^2 = 1$; d'où l'on tire

$$V = \sqrt{ \left(\frac{du}{dx} \right)^2 + \left(\frac{du}{dy} \right)^2 + \left(\frac{du}{dz} \right)^2 } ;$$

donc

$$dp = \frac{du}{V} = \frac{du}{\sqrt{ \left(\frac{du}{dx} \right)^2 + \left(\frac{du}{dy} \right)^2 + \left(\frac{du}{dz} \right)^2 }} .$$

On déterminera de la même manière les valeurs des autres différences $dq, dr, \&c$, d'après les équations différentielles des surfaces auxquelles les directions des forces $Q, R, \&c$, sont perpendiculaires.

9. Les valeurs des différences $dp, dq, dr, \&c$. étant connues en fonctions différentielles des coordonnées des différens corps du système, il n'y aura qu'à les substituer dans la formule générale

$$P dp + Q dq + R dr + \&c, = 0,$$

& vérifier ensuite cette équation de la manière la plus générale, & indépendante des différentielles qu'elle renferme.

Donc si le système est entièrement libre, en sorte qu'il n'y ait aucune relation donnée entre les coordonnées des différens corps, ni par conséquent entre leurs différentielles, il faudra satisfaire à l'équation précédente, indépendamment de ces différentielles, & pour cet effet évaluer séparément à zéro la somme de tous les termes qui se trouveront multipliés par chacune d'elles; ce qui donnera autant d'équations qu'il y aura de coordonnées variables, & par conséquent autant qu'il en faudra pour déterminer toutes ces variables, & connaître par leur moyen la position de tout le système dans l'état d'équilibre.

10. Mais si la nature du système est telle que les corps soient assujettis dans leurs mouvemens à des conditions particulières, il faudra commencer par exprimer ces conditions par des équations analytiques que nous nommerons *équations de condition*; ce qui est toujours facile. Par exemple, si quelques-uns des corps étoient assujettis à se mouvoir sur des

lignes ou des surfaces données, on auroit entre les coordonnées de ces corps, les équations mêmes des lignes ou des surfaces données; si deux corps s'étoient tellement joints ensemble, qu'ils dussent toujours se trouver à une même distance k l'un de l'autre, on auroit évidemment l'équation $k^2 = (x' - x'')^2 + (y' - y'')^2 + (z' - z'')^2$, & ainsi du reste.

Les équations de condition ainsi trouvées, il faudra par leur moyen éliminer autant de différentielles qu'on pourra, dans les expressions de dp , dq , dr &c, en sorte que les différentielles restantes soient absolument indépendantes les unes des autres, & n'expriment plus que ce qu'il y a d'arbitraire dans le changement de situation du système. Alors comme la formule générale de l'équilibre doit avoir lieu, quel que puisse être ce changement, il faudra y égaler séparément à zéro, la somme de tous les termes qui se trouveront affectés de chacune des différentielles indéterminées; d'où il viendra autant d'équations particulières qu'il y aura de ces mêmes différentielles; & ces équations étant jointes aux équations de condition données, renfermeront toutes les conditions nécessaires par la détermination de l'état d'équilibre du système; car il est aisé de concevoir que toutes ces équations ensemble seront toujours en même nombre que les différentes variables qui servent de coordonnées à tous les corps du système, & suffiront par conséquent toujours pour déterminer chacune de ces variables.

II. Au reste si nous avons toujours déterminé les lieux des corps par des coordonnées rectangles, c'est que cette manière a l'avantage de la simplicité & de la facilité du calcul; mais ce n'est pas qu'on ne puisse en employer d'autres dans

24 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

l'usage de la méthode précédente; car il est clair que rien n'oblige dans cette méthode à se servir de coordonnées rectangles, plutôt que d'autres lignes ou quantités, relatives aux lieux des corps. Ainsi au lieu des deux coordonnées x, y , on pourra employer, lorsque les circonstances paroîtront l'exiger, un rayon vecteur $\rho = \sqrt{x^2 + y^2}$, & un angle ϕ dont la tangente soit $\frac{y}{x}$ (ce qui donnera $x = \rho \cos. \phi, y = \rho \sin. \phi$), en laissant subsister la troisième coordonnée z ; ou bien on emploiera un rayon vecteur $\rho = \sqrt{x^2 + y^2 + z^2}$ avec deux angles ϕ & ψ , tels que $\text{tang. } \phi = \frac{y}{x}, \text{ tang. } \psi = \frac{z}{\sqrt{x^2 + y^2}}$, ce qui donnera $x = \rho \cos. \psi \cos. \phi, y = \rho \cos. \psi \sin. \phi, z = \rho \sin. \psi$; ou d'autres angles ou lignes quelconques.

Remarquons encore que comme il n'y a proprement que la considération des différences dx, dy, dz qui entre dans la méthode dont il s'agit, il est permis d'introduire immédiatement à la place de celles-ci, d'autres expressions différentielles quelconques, soit intégrables d'elles-mêmes ou non, & sans aucun égard aux valeurs de x, y, z .

TROISIEME

TROISIEME SECTION.

Propriétés générales de l'équilibre déduites de la formule précédente.

I. CONSIDÉRONS un système ou assemblage quelconque de corps ou points, qui étant tirés par des puissances quelconques, se fassent mutuellement équilibre. Si dans un instant l'action de ces puissances cessoit d'être détruite, le système commenceroit à se mouvoir, & quel que pût être son mouvement, on pourroit toujours le concevoir comme composé, 1^o d'un mouvement de translation commun à tous les corps; 2^o d'un mouvement de rotation autour d'un point quelconque; 3^o des mouvemens relatifs des corps entr'eux, par lesquels ils changeroient leur position, & leurs distances mutuelles. Il faut donc pour l'équilibre que les corps ne puissent prendre aucun de ces différens mouvemens. Or il est clair que les mouvemens relatifs dépendent de la manière dont les corps sont disposés les uns par rapport aux autres; par conséquent les conditions nécessaires pour empêcher ces mouvemens, doivent être particulières à chaque système. Mais les mouvemens de translation & de rotation peuvent être indépendans de la forme du système, & s'exécuter sans que la disposition & liaison mutuelle des corps en soit dérangée.

Ainsi la considération de ces deux especes de mouvemens doit fournir des conditions ou propriétés générales de l'équilibre. C'est ce que nous allons examiner.

D

26 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

2. Soient donc un nombre quelconque de corps regardés comme des points, & disposés ou liés entr'eux comme l'on voudra, lesquels soient tirés par les puissances $P, P', P'', \&c.$, suivant les directions des lignes $p, p', p'', \&c.$ On aura (Sect. précéd.) pour l'équilibre de ces corps, la formule

$$P dp + P' dp' + P'' dp'' + \&c = 0.$$

Soient maintenant x, y, z les coordonnées rectangles du point tiré par la puissance P ; x', y', z' celles du point tiré par la puissance P' , & ainsi de suite; ces coordonnées étant toutes parallèles à trois axes fixes, & ayant pour origine un même point.

Soient de plus α, β, γ les angles que la ligne p ou la direction de la puissance P fait avec les axes des x, y, z ; α', β', γ' les angles que la direction de P' fait avec les mêmes axes, & ainsi de suite.

On aura (Sect. précéd. art. 7),

$$\begin{aligned} dp &= \text{cof. } \alpha dx + \text{cof. } \beta dy + \text{cof. } \gamma dz \\ dp' &= \text{cof. } \alpha' dx' + \text{cof. } \beta' dy' + \text{cof. } \gamma' dz' \\ dp'' &= \text{cof. } \alpha'' dx'' + \text{cof. } \beta'' dy'' + \text{cof. } \gamma'' dz'', \\ &\&c. \end{aligned}$$

Et la formule de l'équilibre deviendra,

$$\begin{aligned} 0 &= P (\text{cof. } \alpha dx + \text{cof. } \beta dy + \text{cof. } \gamma dz) \\ &+ P' (\text{cof. } \alpha' dx' + \text{cof. } \beta' dy' + \text{cof. } \gamma' dz') \\ &+ P'' (\text{cof. } \alpha'' dx'' + \text{cof. } \beta'' dy'' + \text{cof. } \gamma'' dz'') \\ &+ \&c. \end{aligned}$$

3. Faisons, ce qui est permis,

$$x' = x + \xi, y' = y + \eta, z' = z + \zeta$$

$$x'' = x + \xi', y'' = y + \eta', z'' = z + \zeta',$$

&c.

substituant ces valeurs dans la formule précédente, on aura cette transformée,

$$\begin{aligned} 0 = & (P \text{ cof. } \alpha + P' \text{ cof. } \alpha' + P'' \text{ cof. } \alpha'' + \&c) dx, \\ & + (P \text{ cof. } \beta + P' \text{ cof. } \beta' + P'' \text{ cof. } \beta'' + \&c) dy \\ & + (P \text{ cof. } \gamma + P' \text{ cof. } \gamma' + P'' \text{ cof. } \gamma'' + \&c) dz \\ & + P' (\text{cof. } \alpha' d\xi + \text{cof. } \beta' d\eta + \text{cof. } \gamma' d\zeta) \\ & + P'' (\text{cof. } \alpha'' d\xi' + \text{cof. } \beta'' d\eta' + \text{cof. } \gamma'' d\zeta'), \\ & \&c. \end{aligned}$$

Or x, y, z étant les coordonnées absolues du corps tiré par la force P , il est clair que $\xi, \eta, \zeta, \xi', \eta', \zeta', \&c$, ne seront autre chose que les coordonnées relatives des autres corps par rapport à celui-ci pris pour leur origine commune; de sorte que la position mutuelle des corps ne dépendra que de ces dernières coordonnées, & nullement des premières. Donc si on suppose le système entièrement libre, c'est-à-dire, les corps simplement liés entr'eux d'une manière quelconque, mais sans qu'ils soient retenus ou empêchés par des appuis fixes, ou des obstacles extérieurs quelconques, il est aisé de concevoir que les conditions résultantes de la nature du système, ne pourront regarder que les quantités $\xi, \eta, \zeta, \xi', \eta', \zeta', \&c$, & nullement les quantités x, y, z , dont les différentielles demeureront par conséquent indépendantes & indéterminées.

Ainsi dans l'équation précédente, il faudra évaluer séparément à zero, chacun des membres affectés de dx, dy, dz ; ce qui donnera ces trois équations particulières.

28 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$P \cos. \alpha + P' \cos. \alpha' + P'' \cos. \alpha'' + \&c = 0.$$

$$P \cos. \beta + P' \cos. \beta' + P'' \cos. \beta'' + \&c = 0$$

$$P \cos. \gamma + P' \cos. \gamma' + P'' \cos. \gamma'' + \&c = 0,$$

lesquelles devront nécessairement avoir lieu dans l'équilibre d'un système libre. Ce sont les équations nécessaires pour empêcher le mouvement de translation.

4. Si les puissances $P, P', P'', \&c$, étoient parallèles, on auroit $\alpha = \alpha' = \alpha'' \&c$, $\beta = \beta' = \beta'' \&c$, $\gamma = \gamma' = \gamma'' \&c$, & les trois équations précédentes se réduiroient à celle-ci,

$$P + P' + P'' + \&c. = 0.$$

laquelle montre que la somme des forces parallèles doit être nulle.

En général il est facile de concevoir que P représentant l'action totale de la puissance P suivant sa propre direction, $P \cos. \alpha$ représentera son action relative, estimée suivant la direction de l'axe des x , laquelle fait avec la direction de la force l'angle α ; de même $P \cos. \beta$ & $P \cos. \gamma$, seront les actions relatives de la même force, estimées suivant les directions des axes des y & z , & ainsi du reste.

Et de-là résulte ce théorème, que *la somme des puissances estimées suivant la direction de trois axes perpendiculaires entr'eux, doit être nulle par rapport à chacun de ces axes, dans l'équilibre d'un système libre.*

5. Prenons maintenant, ce qui est permis, à la place des coordonnées $x, y, x', y', x'', y'', \&c$, des rayons vecteurs $\rho, \rho', \rho'', \&c$, avec les angles $\phi, \phi', \phi'', \&c$, que ces rayons font avec l'axe des x ; on aura, comme l'on fait, $x = \rho \cos. \phi$, $y = \rho \sin. \phi$, & de même $x' = \rho' \cos. \phi'$, $y' = \rho' \sin. \phi'$, &c. Donc $dx = \cos. \phi d\rho - y d\phi$, $dy = \sin. \phi d\rho + x d\phi$, $dx' =$

cof. $\phi' d\phi' - y'd\phi'$, $dy' = \sin. \phi' d\phi' + x'd\phi'$, &c. Et l'équation de l'art. 2 deviendra par ces substitutions,

$$\begin{aligned} 0 &= P(x \text{ cof. } \beta - y \text{ cof. } \alpha) d\phi + P'(x' \text{ cof. } \beta' - y' \text{ cof. } \alpha') d\phi' \\ &+ P''(x'' \text{ cof. } \beta'' - y'' \text{ cof. } \alpha'') d\phi'' + \&c. \\ &+ P(\text{cof. } \phi \text{ cof. } \alpha + \sin. \phi \text{ cof. } \beta) d\rho + P'(\text{cof. } \phi' \text{ cof. } \alpha' + \sin. \phi' \text{ c} \\ &+ P''(\text{cof. } \phi'' \text{ cof. } \alpha'' + \sin. \phi'' \text{ cof. } \beta'') d\rho' + \&c. \\ &+ P \text{ cof. } \gamma d\zeta + P' \text{ cof. } \gamma' d\zeta' + P'' \text{ cof. } \gamma'' d\zeta'' + \&c. \end{aligned}$$

Or si l'on fait $\phi' = \phi + \sigma$, $\phi'' = \phi + \sigma'$, &c. il est visible que σ , σ' , &c. seront les angles que les rayons ρ , ρ' , ρ'' , &c. forment avec le rayon ρ ; par conséquent les distances des corps, tant entr'eux, que par rapport au plan des x, y , & au point qui est l'origine des coordonnées, dépendront simplement des quantités ρ, ρ', ρ'' , &c, $\sigma, \sigma', \sigma''$, &c, ζ, ζ', ζ'' , &c. Donc si le systême a la liberté de tourner autour de ce point, parallèlement au plan des x, y , c'est-à-dire, autour de l'axe des ζ , qui est perpendiculaire à ce plan, l'angle ϕ sera indéterminé, & la différence $d\phi$ arbitraire. D'où il suit que le membre affecté de $d\phi$ dans l'équation précédente, devra être en particulier égal à zéro.

6. On aura donc ainsi l'équation,

$$\begin{aligned} &P(x \text{ cof. } \beta - y \text{ cof. } \alpha) + P'(x' \text{ cof. } \beta' - y' \text{ cof. } \alpha') \\ &+ P''(x'' \text{ cof. } \beta'' - y'' \text{ cof. } \alpha'') + \&c = 0; \end{aligned}$$

laquelle devra avoir lieu dans l'équilibre de tout systême qui a la liberté de tourner autour de l'axe des ζ .

On trouvera de la même maniere, par rapport à l'axe des y , si le systême a la liberté de tourner autour de cet axe, l'équation

$$P(x \cos. \gamma - z \cos. \alpha) + P'(x' \cos. \gamma' - z' \cos. \alpha') \\ + P''(x'' \cos. \gamma'' - z'' \cos. \alpha'') + \&c = 0.$$

Et pareillement on aura par rapport à l'axe des x , si le système est libre de tourner autour de cet axe, l'équation

$$P(y \cos. \gamma - z \cos. \beta) + P'(y' \cos. \gamma' - z' \cos. \beta') \\ + P''(y'' \cos. \gamma'' - z'' \cos. \beta'') + \&c = 0.$$

De sorte que lorsque le système aura la liberté de se mouvoir autour de chacun de ces trois axes, il faudra pour l'équilibre, que ces trois équations aient lieu à la fois.

Si dans la quantité $x \cos. \beta - y \cos. \alpha$, qui multiplie la force P dans la première équation, on met pour $\cos. \alpha$, $\cos. \beta$ les valeurs $\sin. \gamma \cos. \epsilon$, $\sin. \gamma \sin. \epsilon$ (art. 7, Sect. 2), on a $\sin. \gamma (x \sin. \epsilon - y \cos. \epsilon)$; & cette quantité deviendra $\rho \sin. \gamma \sin. (\epsilon - \phi)$, en substituant pour x & y leurs valeurs $\rho \cos. \phi$, $\rho \sin. \phi$.

Or ϵ est l'angle que la projection de la direction de la force P sur le plan des x & y fait avec l'axe des x , & ϕ est l'angle que le rayon vecteur ρ fait avec le même axe. Donc $\epsilon - \phi$ fera l'angle que la projection dont il s'agit fait avec ce rayon; par conséquent $\rho \sin. (\epsilon - \phi)$ sera la perpendiculaire menée du centre des rayons ρ à la direction de la force P projetée sur le plan des x , y ; c'est-à-dire en général la perpendiculaire menée de l'axe des z (lequel est lui-même perpendiculaire au rayon ρ), à la direction de cette force. Ainsi nommant π cette perpendiculaire, on aura $x \cos. \beta - y \cos. \alpha = \pi \sin. \gamma$; & on pourra aussi réduire à une forme semblable les quantités analogues, qui multiplient les forces $P, P', P'', \&c$, dans les trois équations précédentes.

7. Quand le système a la liberté de tourner ou pirouetter

en tout sens autour d'un point, on pourroit douter s'il suffit de considérer séparément les rotations autour de trois axes perpendiculaires passant par ce point, & si ces trois rotations étant empêchées, toute autre rotation autour du même point le sera aussi.

Pour éclaircir ce doute, je considère qu'en supposant, comme plus haut, $x = \rho \cos. \phi, y = \rho \sin. \phi, x' = \rho' \cos. \phi', y' = \rho' \sin. \phi'$ &c; & faisant varier simplement les angles $\phi, \phi',$ &c, de la même différence $d\phi$, on aura,

$$dx = -y d\phi, dy = x d\phi, dx' = -y' d\phi, dy' = x' d\phi, \&c.$$

Ce sont les variations de $x, y, x', y',$ &c, dues à la rotation élémentaire $d\phi$ du système autour de l'axe des z .

On aura de même les variations de $y, z, y', z',$ &c. dues à une rotation élémentaire $d\psi$ autour de l'axe des x , en changeant simplement dans les formules précédentes, $x, y, x', y',$ &c, en $y, z, y', z',$ &c: & $d\phi$ en $d\psi$; ce qui donnera,

$$dy = -z d\psi, dz = y d\psi, dy' = -z' d\psi, dz' = y' d\psi, \&c.$$

Enfin en changeant dans ces dernières formules $y, z, y', z',$ &c, respectivement en $z, x, z', x',$ &c, & $d\psi$ en $d\omega$, on aura les variations provenant de la rotation élémentaire $d\omega$ autour de l'axe des y , lesquelles seront

$$dz = -x d\omega, dx = z d\omega, dz' = -x' d\omega, dx' = z' d\omega, \&c.$$

Si donc on suppose que les trois rotations élémentaires $d\phi, d\psi, d\omega$ aient lieu à la fois, les variations totales des coordonnées x, y, z, x', y', z' &c, seront, d'après les principes du calcul différentiel, égales aux sommes des variations par

tielles dues à chacune de ces rotations; de sorte qu'on aura alors

$$\begin{aligned} dx &= z d\omega - y d\phi, & dy &= x d\phi - z d\psi, & dz &= y d\psi - x d\omega, \\ dx' &= z' d\omega - y' d\phi, & dy' &= x' d\phi - z' d\psi, & dz' &= y' d\psi - x' d\omega, \\ && && & \&c. \end{aligned}$$

8. Je remarque maintenant que si les coordonnées x, y, z d'un point quelconque du système étoient respectivement proportionnelles à $d\psi, d\omega, d\phi$, les variations dx, dy, dz seroient nulles, comme on le voit par les formules qu'on vient de trouver. Donc tous les points qui répondroient à ces coordonnées, seroient immobiles pendant l'instant que le système décrirait les trois angles $d\psi, d\omega, d\phi$, en tournant autour des axes des x, y, z .

Or il est visible que tous ces points sont dans une ligne droite qui passe par l'origine des coordonnées; & il n'est pas difficile de concevoir que cette droite fera respectivement avec les axes des x, y, z des angles dont les cosinus seront

$$\frac{d\psi}{\sqrt{(d\psi)^2 + d\omega^2 + d\phi^2}}, \quad \frac{d\omega}{\sqrt{(d\psi)^2 + d\omega^2 + d\phi^2}}, \quad \frac{d\phi}{\sqrt{(d\psi)^2 + d\omega^2 + d\phi^2}};$$

ainsi cette droite sera immobile pendant le même instant, & le mouvement du système ne pourra être qu'un simple mouvement de rotation autour de cette même droite, qu'on nommera à cause de cela, *l'axe instantané de rotation*.

Pour avoir l'angle décrit en vertu de cette rotation, on considérera que $\sqrt{(dx^2 + dy^2 + dz^2)}$ est en général l'élément de l'espace décrit par un point quelconque qui répond aux coordonnées x, y, z .

Or en substituant les valeurs de dx, dy, dz trouvées plus haut, on a $dx^2 + dy^2 + dz^2 = (z d\omega - y d\phi)^2 + (x d\phi - z d\psi)^2 +$
 $+ (y d\psi - x d\omega)^2$

$$+(y d\psi - x d\omega)^2 = (x^2 + y^2 + z^2) (d\psi^2 + d\omega^2 + d\phi^2) - (x d\psi + y d\omega + z d\phi)^2.$$

D'un autre côté il est facile de prouver par la Géométrie, que $x d\psi + y d\omega + z d\phi = 0$, est l'équation d'un plan passant par l'origine des coordonnées, & perpendiculaire à la droite, pour laquelle les coordonnées seroient proportionnelles aux quantités données $d\psi, d\omega, d\phi$, c'est-à-dire, l'axe instantané de rotation, en désignant toujours les coordonnées par x, y, z . Donc l'espace élémentaire décrit par un point quelconque de ce même plan, sera exprimé simplement par $\sqrt{x^2 + y^2 + z^2} \times \sqrt{d\psi^2 + d\omega^2 + d\phi^2}$; & comme $\sqrt{x^2 + y^2 + z^2}$ est la distance de ce point à l'origine des coordonnées, où le plan & l'axe instantané de rotation, se coupent à angles droits, il s'enfuit que $\sqrt{d\psi^2 + d\omega^2 + d\phi^2}$ sera l'angle élémentaire de rotation autour de cet axe, en vertu des rotations partielles $d\psi, d\omega, d\phi$ autour des axes des coordonnées x, y, z .

9. On doit conclure de-là en général, que des rotations quelconques $d\psi, d\omega, d\phi$ autour de trois axes qui se coupent perpendiculairement dans un point, se composent en une seule, $d\theta = \sqrt{d\psi^2 + d\omega^2 + d\phi^2}$, autour d'un axe passant par le même point d'intersection, & faisant avec ceux-là des angles λ, μ, ν , tels que $\text{cof. } \lambda = \frac{d\psi}{d\theta}$, $\text{cof. } \mu = \frac{d\omega}{d\theta}$, $\text{cof. } \nu = \frac{d\phi}{d\theta}$, & réciproquement qu'une rotation quelconque $d\theta$ autour d'un axe donné, peut se décomposer en trois rotations partielles exprimées par $d\theta \text{ cof. } \lambda, d\theta \text{ cof. } \mu, d\theta \text{ cof. } \nu$, autour de trois axes qui se coupent perpendiculairement dans un point de l'axe donné, & qui fassent avec lui les angles λ, μ, ν ;

34 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

ce qui fournit, comme l'on voit, un moyen bien simple de composer & de décomposer les mouvemens de rotation.

10. Donc quelque rotation que le système puisse avoir autour du point qui est l'origine des coordonnées, on pourra toujours la réduire à trois $d\psi$, $d\omega$, $d\varphi$ autour des trois axes des coordonnées x , y , z ; & les variations de toutes les coordonnées x , y , z , x' , y' , z' , &c, des différens corps du système, provenant uniquement de ces rotations, seront exprimées généralement par les formules trouvées dans l'article 7.

Substituant donc simplement ces valeurs de dx , dy , $d\zeta$, dx' , dy' , &c, dans la formule générale de l'équilibre (art. 2), on aura les termes dûs aux rotations $d\psi$, $d\omega$, $d\phi$ du système, & comme ces rotations sont tout-à-fait arbitraires lorsque le système a la liberté de tourner en tout sens, il faudra dans ce cas que chacun des membres affectés de $d\psi$, $d\omega$, $d\phi$ soit nul en particulier; ce qui donnera les mêmes trois équations déjà trouvées dans l'article 6, lesquelles seront donc suffisantes pour empêcher toute rotation du système autour du point qui est l'origine des coordonnées.

11. Si toutes les forces P , P' , P'' , &c, étoient parallèles entr'elles, on auroit $\alpha = \alpha' = \alpha''$, &c; $\beta = \beta' = \beta''$, &c; $\gamma = \gamma' = \gamma''$, &c, & les trois équations dont nous venons de parler, deviendroient

$$\begin{aligned} Px + P'x' + P''x'' + \&c) \cos. \beta - (Py + P'y' + P''y'' + \&c) \cos. \alpha &= 0 \\ Px + P'x' + P''x'' + \&c) \cos. \gamma - (Pz + P'z' + P''z'' + \&c) \cos. \alpha &= 0 \\ Py + P'y' + P''y'' + \&c) \cos. \gamma - (Pz + P'z' + P''z'' + \&c) \cos. \beta &= 0, \end{aligned}$$

dont la troisième est déjà une suite des deux premières. Mais comme on a $\cos. \alpha^2 + \cos. \beta^2 + \cos. \gamma^2 = 1$ (Sect. 2, art. 7),

on pourra déterminer par ces équations, les angles α, β, γ , & faisant pour abrégé

$$P x + P' x' + P'' x'' + \&c = L$$

$$P y + P' y' + P'' y'' + \&c = M$$

$$P z + P' z' + P'' z'' + \&c = N,$$

on trouvera $\text{cof. } \alpha = \frac{L}{\sqrt{L^2 + M^2 + N^2}}$, $\text{cof. } \beta = \frac{M}{\sqrt{L^2 + M^2 + N^2}}$,
 $\text{cof. } \gamma = \frac{N}{\sqrt{L^2 + M^2 + N^2}}$.

Donc la position des corps-étant donnée par rapport à trois axes, il faudra pour que tout mouvement de rotation du système soit détruit, que le système soit placé relativement à la direction des forces, de manière que cette direction fasse avec les mêmes axes les angles α, β, γ qu'on vient de déterminer.

12. Si les quantités L, M, N étoient nulles, les angles α, β, γ demeureroient indéterminés, & la position du système, relativement à la direction des forces, pourroit être quelconque; d'où résulte ce théorème, *que si la somme des produits des forces parallèles, par leurs distances à trois plans perpendiculaires entr'eux, est nulle par rapport à chacun de ces trois plans, l'effet des forces pour faire tourner le système autour du point commun d'intersection des mêmes plans, se trouvera détruit.*

On sait que la gravité agit verticalement & proportionnellement à la masse; ainsi dans un système de corps pesants, si on cherche un point tel que la somme de chaque masse par sa distance à un plan passant par ce point, soit nulle relativement à trois plans perpendiculaires, ce point aura la propriété que la gravité ne pourra imprimer au système aucun mouvement de rotation autour du même point. C'est ce point

36 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

qu'on appelle *centre de gravité*, & qui est d'un usage si étendu dans toute la Méchanique.

Pour le déterminer, il n'y a qu'à chercher la distance à trois plans perpendiculaires donnés. Or, puisque la somme des produits des masses par leurs distances à un plan passant par le centre de gravité est nulle, la somme des produits des mêmes masses par leurs distances à un autre plan parallèle à celui-ci, fera nécessairement égale au produit de toutes les masses par la distance du centre de gravité au même plan; de sorte qu'on aura cette distance en divisant la somme des produits des masses, & de leurs distances par la somme même des masses. Et de-là résultent les formules connues pour les centres de gravité des lignes, des surfaces & des solides.

13. Nous allons considérer maintenant les *maxima & minima* qui peuvent avoir lieu dans l'équilibre; & pour cela nous reprendrons la formule générale.

$$P dp + Q dq + R dr + \&c, = 0,$$

de l'équilibre entre les forces $P, Q, R, \&c$, dirigées suivant les lignes $p, q, r, \&c$. (Sect. 2, art. 2).

On peut supposer que ces forces soient exprimées de manière que la quantité $P dp + Q dq + R dr + \&c$, soit une différentielle exacte d'une fonction de $p, q, r, \&c$, laquelle soit représentée par ϕ , en sorte que l'on ait

$$d\phi = P dp + Q dq + R dr + \&c.$$

Alors on aura pour l'équilibre cette équation $d\phi = 0$, laquelle fait voir que le système doit être disposé de manière que la fonction ϕ y soit généralement parlant un *maximum* ou un *minimum*.

Je dis généralement parlant; car on fait que l'égalité d'une

différentielle à zéro, n'indique pas toujours un *maximum* ou un *minimum*, comme on le voit par la théorie des courbes.

La supposition précédente a lieu en général lorsque les forces $P, Q, R, \&c$, tendent réellement ou à des points fixes ou à des corps du même système, & sont proportionnelles à des fonctions quelconques des distances (Sect. 2, art. 4); ce qui est proprement le cas de la nature.

Ainsi dans cette hypothèse de forces le système sera en équilibre lorsque la fonction ϕ fera un *maximum* ou un *minimum*; c'est en quoi consiste le principe que M. de Maupertuis avoit proposé sous le nom de *loi de repos*.

14. Si on considère un système de corps pesants en équilibre, les forces $P, Q, R, \&c$, provenant de la gravité, seront, comme l'on fait, proportionnelles aux masses des corps, & par conséquent constantes, & les distances $p, q, r, \&c$, concourront au centre de la terre. On aura donc dans ce cas $\phi = Pp + Qq + Rr + \&c$; par conséquent, puisque les lignes $p, q, r, \&c$, sont censées parallèles, la quantité $\frac{\phi}{P + Q + R + \&c}$, exprimera la distance du centre de gravité de tout le système au centre de la terre; laquelle sera donc un *minimum* ou un *maximum*, lorsque le système sera en équilibre; elle sera, par exemple, un *minimum* dans le cas de la chaînette, & un *maximum* dans le cas de plusieurs globules qui se soutiendroient en forme de voûte. Ce principe est connu depuis long-tems.

15. Si dans l'hypothèse de l'article 13, on considère le système en mouvement, & que $u', u'', u''', \&c$, soient les vitesses, & $m', m'', m''', \&c$, les masses respectives des différens corps qui composent le système; le Principe si connu de

la conservation des forces vives, dont nous donnerons une démonstration directe & générale dans la seconde Partie, fournira cette équation,

$$m' u'^2 + m'' u''^2 + m''' u'''^2 + \&c = \text{const.} - 2 \phi.$$

Donc, puisque dans l'état d'équilibre la quantité ϕ est un *minimum* ou un *maximum*, il s'ensuit que la quantité $m' u'^2 + m'' u''^2 + m''' u'''^2 + \&c$, qui exprime la force vive de tout le système, sera en même tems un *maximum* ou un *minimum*; c'est en quoi consiste le principe de Statique proposé par M. de Courtyron, que de toutes les situations que prend successivement le système, celle où il a la plus grande ou la plus petite force vive, est la même que celle où il le faudroit placer en premier lieu pour qu'il restât en équilibre.

16. On vient de voir que la fonction ϕ est un *minimum* ou un *maximum*, lorsque la position du système est celle de l'équilibre; nous allons maintenant démontrer que si cette fonction est un *minimum*, l'équilibre aura de la stabilité; en sorte que le système étant d'abord supposé dans l'état d'équilibre, & venant ensuite à être tant soit peu déplacé de cet état, il tendra de lui-même à s'y remettre, en faisant des oscillations infiniment petites; qu'au contraire, dans le cas où la même fonction sera un *maximum*, l'équilibre n'aura pas de stabilité, & qu'étant une fois troublé, le système pourra faire des oscillations qui ne seront pas très-petites, & qui pourront l'écarter de plus en plus de son premier état.

17. Pour démontrer cette proposition d'une manière générale, je considère que, quelle que puisse être la forme du système, sa position, c'est-à-dire celle des différens corps qui le composent, sera toujours déterminée par un certain

nombre de variables, & que la quantité ϕ sera une fonction donnée de ces mêmes variables. Or supposons que dans la situation d'équilibre les variables dont il s'agit soient égales à $a, b, c, \&c$, & que dans une situation très-proche de celle-ci, elles soient $a + x, b + y, c + z, \&c$, les quantités $x, y, z, \&c$, étant très-petites; substituant ces dernières valeurs dans la fonction ϕ , & réduisant en série, suivant les dimensions des quantités très-petites $x, y, z, \&c$, la fonction ϕ deviendra de cette forme,

$$\begin{aligned} \phi &= A + Bx + Cy + Dz + \&c. \\ &+ Fx^2 + Gxy + Hy^2 + Kxz + Lyz + Mz^2 + \&c, \end{aligned}$$

les quantités, $A, B, C, \&c$, étant données en $a, b, c, \&c$. Mais dans l'état d'équilibre la valeur de $d\phi$ doit être nulle, de quelque manière qu'on fasse varier la position du système; donc il faudra que la différentielle de ϕ soit nulle en général, lorsque $x, y, z, \&c$, sont $= 0$; donc $B = 0, C = 0, D = 0, \&c$.

On aura donc pour une situation quelconque très-proche de celle de l'équilibre, cette expression de ϕ .

$$\phi = A + Fx^2 + Gxy + Hy^2 + Kxz + Lyz + Mz^2 + \&c.$$

dans laquelle tant que les variables $x, y, z, \&c$, sont très-petites, il suffira de tenir compte des secondes dimensions de ces variables.

18. Maintenant il est clair que pour que la quantité ϕ soit toujours un *minimum*, lorsque $x, y, z, \&c$, sont nulles, il faut que la fonction

$$Fx^2 + Gxy + Hy^2 + Kxz + Lyz + Mz^2 + \&c.$$

40 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

que je nommerai X , soit constamment positive, quelles que soient les valeurs des variables x, y, z , &c.

Supposons d'abord y, z , &c, nuls, on aura $X = Fx^2$, quantité qui sera toujours positive, si F est positif; ainsi on aura, pour première condition du *minimum*, $F > 0$.

Or puisque la quantité X est toujours positive, lorsque y, z , &c sont nuls, il est clair que pour qu'elle demeure constamment positive, en donnant à ces variables des valeurs quelconques, il faut qu'elle ne puisse jamais devenir nulle. Donc si on fait l'équation $X = 0$, & qu'on en tire la valeur de x , il faudra que cette valeur soit imaginaire; mais l'équation $X = 0$, donne

$$\frac{Kz + \&c}{2F} = \sqrt{-\frac{Hy^2 + Lyz + Mz^2 + \&c}{F} + \left(\frac{Gy + Kz + \&c}{2F}\right)^2},$$

donc il faudra que la quantité

$$\frac{Hy^2 + Lyz + Mz^2 + \&c}{F} - \left(\frac{Gy + Kz + \&c}{2F}\right)^2$$

que j'appellerai Y soit toujours positive. Or cette quantité se réduit à la forme

$$Py^2 + Qyz + Rz^2 + \&c,$$

en faisant pour abréger

$$P = \frac{H}{F} - \frac{G^2}{4F^2}, Q = \frac{L}{F} - \frac{GK}{2F^2}, R = \frac{M}{F} - \frac{K^2}{4F^2}, \&c.$$

Donc par un raisonnement semblable au précédent, on aura premièrement la condition $P > 0$; & il faudra ensuite que la valeur de y tirée de l'équation $Y = 0$ soit imaginaire; or cette équation donne

$$y + \frac{Qz + \&c}{2P} = \sqrt{-\frac{Rz^2 + \&c}{P} + \left(\frac{Qz + \&c}{2P}\right)^2}$$

donc

donc la quantité

$$\frac{Rz^2 + \&c.}{P} - \left(\frac{Qz + \&c.}{2P} \right)^2,$$

que je nommerai Z , & qui se réduit à la forme $Tz^2 + \&c.$, en faisant pour abrégé

$$T = \frac{R}{P} - \frac{Q^2}{4P^2}, \&c.$$

devra être toujours positive. Donc il faudra de nouveau que l'on ait $T > 0$; & ainsi de suite.

Si la fonction X ne contient que trois variables x, y, z , il est visible que les trois conditions $F > 0, P > 0, T > 0$, suffisent pour la rendre toujours positive; & par conséquent pour le *minimum* de la quantité ϕ ; s'il y avoit une quatrième variable, on trouveroit une condition de plus; & en général le nombre des conditions sera toujours égal à celui des variables.

Si au contraire la quantité ϕ doit être toujours un *maximum* lorsque $x, y, z, \&c$ sont nuls, il faudroit que la fonction X fût constamment négative. Par conséquent il faudroit d'abord que F fût une quantité négative, & ensuite que l'équation $X = 0$ ne donnât aucune racine réelle pour x ; ce qui fournira les mêmes conditions qu'on a trouvées dans le cas précédent, savoir $P > 0, T > 0, \&c.$

D'où il s'ensuit que les conditions du *maximum* sont les mêmes que celles du *minimum*, à l'exception de la première qui, pour le *minimum* est $F > 0$, & pour le *maximum* $F < 0$.

19. Je remarque maintenant que les quantités $X, Y, Z, \&c.$, peuvent se mettre sous la forme

F

42 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$X = F \left(\left(x + \frac{Gy + Kz + \&c}{\sqrt{F}} \right)^2 + Y \right)$$

$$Y = P \left(\left(y + \frac{Qz + \&c}{\sqrt{P}} \right)^2 + Z \right)$$

$$Z = T (z + \&c)^2 + \&c,$$

&c.

Donc substituant successivement, on aura

$$X = F \left(x + \frac{Gy + Kz + \&c}{\sqrt{F}} \right)^2$$

$$+ FP \left(y + \frac{Qz + \&c}{\sqrt{P}} \right)^2$$

$$+ FPT (z + \&c)^2,$$

&c.

d'où l'on voit clairement que la valeur de X sera toujours positive, si $F, P, T, \&c > 0$, & qu'au contraire elle sera toujours négative, si $F < 0$ & $P, T, \&c > 0$.

De-là il suit qu'en prenant, pour plus de simplicité, à la place des variables $x, y, z, \&c$, d'autres variables $\xi, \eta, \zeta, \&c$,

telles que $\xi = x + \frac{Gy + Kz + \&c}{\sqrt{F}}$, $\eta = y + \frac{Qz + \&c}{\sqrt{P}}$, &c, on

pourra toujours donner à la fonction X cette forme très-simple,

$$X = f\xi^2 + g\eta^2 + h\zeta^2 + \&c,$$

enforte que la quantité ϕ fera

$$\phi = A + f\xi^2 + g\eta^2 + h\zeta^2 + \&c.$$

& que les coefficients $f, g, h, \&c$, seront nécessairement tous positifs, dans le cas du *minimum* de ϕ , & négatifs dans celui du *maximum*.

20. Cela posé, pour démontrer le théorème de l'article

16, il ne faudra que substituer l'expression précédente de ϕ dans l'équation de la *conservation des forces vives* (art. 15), ce qui donnera celle-ci,

$$M' u'^2 + M'' u''^2 + M''' u'''^2 + \&c. = \text{const.} - 2A - 2f\xi^2 - 2g\eta$$

Or dans l'état d'équilibre on a (hyp.) $x = 0, y = 0, z = 0, \&c$; donc aussi $\xi = 0, \eta = 0, \zeta = 0, \&c$ (art. 19); donc, si on suppose qu'on dérange le système de cet état, en imprimant aux corps $M', M'', M''', \&c$, les vitesses très-petites $V', V'', V''', \&c$, il faudra que l'on ait $u' = V', u'' = V'', u''' = V''', \&c$, lorsque $\xi = 0, \eta = 0, \zeta = 0, \&c$. On aura donc $M' V'^2 + M'' V''^2 + M''' V'''^2 + \&c. = \text{const.} - 2A$; ce qui servira à déterminer la constante arbitraire.

Ainsi l'équation précédente deviendra

$$M' u'^2 + M'' u''^2 + M''' u'''^2 + \&c. = M' V'^2 + M'' V''^2 + M''' V'''^2 + \&c. - 2f\xi^2 - 2g\eta^2 - 2h\zeta^2, \&c,$$

d'où il est aisé de tirer ces deux conclusions.

1°. Que dans le cas du *minimum* de ϕ , dans lequel les coefficients $f, g, h, \&c$, sont tous positifs, la quantité toujours positive, $2f\xi^2 + 2g\eta^2 + 2h\zeta^2 + \&c$, devra nécessairement être moindre, ou du moins ne pourra pas être plus grande que la quantité donnée $M' V'^2 + M'' V''^2 + M''' V'''^2 + \&c$, qui est elle-même très-petite; par conséquent si on nomme cette quantité T , on aura pour chacune des variables $\xi, \eta, \zeta, \&c$, ces limites $\pm \sqrt{\frac{T}{2f}}, \pm \sqrt{\frac{T}{2g}}, \pm \sqrt{\frac{T}{2h}}, \&c$, entre lesquelles elles seront nécessairement renfermées; d'où il suit que dans ce cas le système ne pourra que s'écarter très-peu de son état d'équilibre, & ne pourra faire que des oscillations très-petites, & d'une étendue déterminée.

2°. Que dans le cas du *maximum* de ϕ dans lequel les coefficients $f, g, h, \&c$, sont tous négatifs, la quantité toujours positive $-2f\xi^2 - 2g\eta^2 - 2h\zeta^2, \&c$, pourra croître à l'infini, & qu'ainsi le système pourra s'écartier de plus en plus de son état d'équilibre. Du moins l'équation ci-dessus fait voir que dans ce cas rien n'empêche que les variables $\xi, \eta, \zeta, \&c$, n'aillent toujours en augmentant; mais il ne s'enfuit pas encore qu'elles doivent aller en effet en augmentant; nous démontrerons cette dernière Proposition dans la Section cinquième de la Dynamique.

QUATRIÈME SECTION.

Méthode très-simple de trouver les équations nécessaires pour l'équilibre d'un système quelconque de corps regardés comme des points, ou comme des masses finies, & tirés par des puissances données.

I. CEUX qui jusqu'à présent ont écrit sur le Principe des vitesses virtuelles, se sont plutôt attachés à démontrer la vérité de ce principe par la conformité de ses résultats avec ceux des principes ordinaires de la Statique, qu'à montrer l'usage qu'on en peut faire pour résoudre directement les problèmes de cette Science. Nous nous sommes proposé de remplir ce dernier objet avec toute la généralité dont il est susceptible, & de déduire du Principe dont il s'agit, des formules analytiques qui renferment la solution de tous les problèmes sur l'équilibre des corps, à-peu-près de la même ma-

niere que les formules des foutangentes, des rayons osculateurs, &c, renferment la détermination de ces lignes dans toutes les courbes.

2. La méthode exposée dans la premiere Section, peut être employée dans tous les cas, & ne demande, comme on l'a vu, que des opérations purement analitiques; mais comme l'élimination immédiate de ces variables ou de leurs différences, par le moyen des équations de condition, peut être souvent embarrassante, & conduire à des calculs trop compliqués, nous allons présenter la même méthode sous une forme plus simple, en réduisant en quelque maniere tous les cas à celui d'un systême entièrement libre.

3. Soient $L = 0$, $M = 0$, $N = 0$, &c. les différentes équations de condition données par la nature du systême, les quantités L , M , N , &c, étant des fonctions finies des variables x , y , z , x' , y' , z' , &c; en différentiant ces équations on aura celles-ci, $dL = 0$, $dM = 0$, $dN = 0$, &c, lesquelles donneront la relation qu'il doit y avoir entre les différentielles des mêmes variables. En général nous représenterons par $dL = 0$, $dM = 0$, $dN = 0$, &c, les équations de condition entre ces différentielles, soit que ces équations soient elles-mêmes des différences exactes ou non, pourvu que les différentielles n'y soient que linéaires.

Maintenant comme ces équations ne doivent servir qu'à éliminer un pareil nombre de différentielles dans l'équation des vitesses virtuelles, après quoi les coefficients des différentielles restantes, doivent être égalés chacun à zéro, il n'est pas difficile de prouver par la théorie de l'élimination des équations linéaires, qu'on aura les mêmes résultats si on ajoute simplement à l'équation des vitesses virtuelles, les

différentes équations de condition $dL = 0$, $dM = 0$, $dN = 0$, &c, multipliées chacune par un coefficient indéterminé, qu'ensuite on égale à zéro la somme de tous les termes qui se trouvent multipliés par une même différentielle; ce qui donnera autant d'équations particulières qu'il y a de différentielles; qu'enfin on élimine de ces dernières équations les coefficients indéterminés par lesquels on a multiplié les équations de condition.

4. De-là résulte donc cette règle extrêmement simple pour trouver les conditions de l'équilibre d'un système quelconque proposé.

On prendra la somme des *momens* de toutes les puissances qui doivent être en équilibre (sect. 1, art. 5), & on y ajoutera les différentes fonctions différentielles qui doivent être nulles par les conditions du problème, après avoir multiplié chacune de ces fonctions par un coefficient indéterminé; on égalera le tout à zéro, & l'on aura ainsi une équation différentielle qu'on traitera comme une équation ordinaire *de maximis & minimis*, & d'où l'on tirera autant d'équations particulières finies qu'il y aura de variables; ces équations étant ensuite débarrassées, par l'élimination, des coefficients indéterminés donneront toutes les conditions nécessaires pour l'équilibre.

5. L'équation différentielle dont il s'agit, sera donc de cette forme,

$$Pdp + Qdq + Rdr + \&c + \lambda dL + \mu dM + \nu dN + \&c = 0,$$

dans laquelle $\lambda, \mu, \nu, \&c$, sont des quantités indéterminées; nous la nommerons dans la suite, *équation générale de l'équilibre*.

Cette équation donnera relativement à chaque coordonnée, telle que x , de chacun des corps du système, une équation de la forme suivante,

$$P \frac{dp}{dx} + Q \frac{dq}{dx} + R \frac{dr}{dx} + \&c + \lambda \frac{dL}{dx} + \mu \frac{dM}{dx} + \nu \frac{dN}{dx} + \&c$$

enforte que le nombre de ces équations sera égal à celui de toutes les coordonnées des corps. Nous les appellerons *équations particulières de l'équilibre*.

6. Toute la difficulté consistera donc à éliminer de ces dernières équations, les indéterminées λ , μ , ν , &c; or c'est ce qu'on pourra toujours exécuter par les moyens connus; mais il conviendra dans chaque cas de choisir ceux qui pourront conduire aux résultats les plus simples. Les équations finales renfermeront toutes les conditions nécessaires pour l'équilibre proposé; & comme le nombre de ces équations sera égal à celui de toutes les coordonnées des corps du système moins celui des indéterminées λ , μ , ν , &c, qu'il a fallu éliminer, que d'ailleurs ces mêmes indéterminées sont en même nombre que les équations de condition finies $L=0$, $M=0$, $N=0$, &c, il s'ensuit que les équations dont il s'agit, jointes à ces dernières, seront toujours en même nombre que les coordonnées de tous les corps; par conséquent elles suffiront pour déterminer ces coordonnées, & faire connoître la position que chaque corps doit prendre pour être en équilibre.

7. Je remarque maintenant que les termes λdL , μdM , &c, de l'équation générale de l'équilibre, peuvent être aussi regardés comme représentant les momens de différentes forces appliquées au même système.

En effet, puisque dL est une fonction différentielle des variables x' , y' , z' , x'' , y'' , &c, qui servent de coordonnées

48 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

aux différens corps du systême, cette fonction sera composée de différentes parties que je désignerai par $dL', dL'', \&c$, en sorte que $dL = dL' + dL'' + \&c$; dL' ne renfermant que les termes affectés de dx', dy', dz', dL'' ne renfermant que ceux qui contiennent $dx'', dy'', dz'', \&c$ ainsi de suite.

De cette maniere le terme λdL , de l'équation générale sera composé des termes $\lambda dL', \lambda dL'', \&c$. Or si on donne au terme $\lambda dL'$ la forme suivante,

$$\frac{dL'}{dx'} + \left(\frac{dL'}{dy'}\right)^2 + \left(\frac{dL'}{dz'}\right)^2 \times \frac{dL'}{\sqrt{\left(\left(\frac{dL'}{dx'}\right)^2 + \left(\frac{dL'}{dy'}\right)^2 + \left(\frac{dL'}{dz'}\right)^2\right)^{3/2}}}$$

Il est clair par ce qu'on a dit dans l'article 8 de la seconde Section, que cette quantité peut représenter le moment d'une

force $= \lambda \sqrt{\left(\left(\frac{dL'}{dx'}\right)^2 + \left(\frac{dL'}{dy'}\right)^2 + \left(\frac{dL'}{dz'}\right)^2\right)}$, appliquée

au corps dont les coordonnées sont x', y', z' , & dirigée perpendiculairement à la surface qui aura pour équation $dL' = 0$,

en n'y regardant que x', y', z' , comme variables. De même le terme $\lambda dL''$, pourra représenter le moment d'une force

$= \lambda \sqrt{\left(\left(\frac{dL''}{dx''}\right)^2 + \left(\frac{dL''}{dy''}\right)^2 + \left(\frac{dL''}{dz''}\right)^2\right)}$, appliquée au

corps qui a pour coordonnées x'', y'', z'' , & dirigée perpendiculairement à la surface courbe, dont l'équation sera $dL'' = 0$, en n'y regardant que x'', y'', z'' , comme variables, & ainsi de suite.

Donc en général le terme λdL fera équivalent à l'effet de

différentes forces exprimées par $\lambda \sqrt{\left(\left(\frac{dL'}{dx'}\right)^2 + \left(\frac{dL'}{dy'}\right)^2\right)}$

$+ \left(\frac{dL'}{dz'}\right)^2$, $\lambda \sqrt{\left(\left(\frac{dL''}{dx''}\right)^2 + \left(\frac{dL''}{dy''}\right)^2 + \left(\frac{dL''}{dz''}\right)^2\right)}$, &c, &

appliquées respectivement aux corps qui répondent aux coordonnées

coordonnées $x', y', z', x'', y'', z'',$ &c, suivant des directions perpendiculaires aux différentes surfaces courbes représentées par l'équation $dL = 0$, en y faisant varier premierement x', y', z' , ensuite $x'', y'', z'',$ & ainsi du reste.

8. Il résulte de-là que chaque équation de condition est équivalente à une ou plusieurs forces appliquées au système suivant des directions données; en sorte que l'état d'équilibre du système sera le même, soit qu'on emploie la considération de ces forces, ou qu'on ait égard aux équations de condition.

Réciproquement ces forces peuvent tenir lieu des équations de condition résultantes de la nature du système donné; de manière qu'en employant ces forces, on pourra regarder les corps comme entièrement libres & sans aucune liaison. Et de-là on voit la raison métaphysique, pourquoi l'introduction des termes $\lambda dL + \mu dM + \dots$, dans l'équation générale de l'équilibre, fait qu'on peut ensuite traiter cette équation comme si tous les corps du système étoient entièrement libres; c'est en quoi consiste l'esprit de la méthode de cette Section.

A proprement parler, les forces en question tiennent lieu des résistances que les corps devoient éprouver en vertu de leur liaison mutuelle, ou de la part des obstacles qui, par la nature du système, pourroient s'opposer à leur mouvement, ou plutôt ces forces ne sont que les forces mêmes de ces résistances, lesquelles doivent être égales & directement opposées aux pressions exercées par les corps. Notre méthode donne, comme l'on voit, le moyen de déterminer ces forces & ces résistances; ce qui n'est pas un des moindres avantages de cette méthode.

9. Jusqu'ici nous avons considéré les corps comme des points ; & nous avons vu comment on détermine les loix de l'équilibre de ces points, en quelque nombre qu'ils soient, & quelques forces qui agissent sur eux. Or un corps d'un volume & d'une figure quelconque, n'étant que l'assemblage d'une infinité de parties ou points matériels, il s'en suit qu'on peut déterminer aussi les loix de l'équilibre des corps de figure quelconque, par l'application des principes précédens.

En effet, la manière ordinaire de résoudre les questions de Méchanique qui concernent les corps de masse finie, consiste à ne considérer d'abord qu'un certain nombre de points placés à des distances finies les uns des autres, & à chercher les loix de leur équilibre ou de leur mouvement ; à étendre ensuite cette recherche à un nombre indéfini de points ; enfin à supposer que le nombre des points devienne infini, & qu'en même tems leurs distances deviennent infiniment petites, & à faire aux formules trouvées pour un nombre fini de points, les réductions & les modifications que demande le passage du fini à l'infini.

Ce procédé est, comme l'on voit, analogue aux méthodes géométriques & analitiques qui ont précédé le calcul infinitésimal ; & si ce calcul a l'avantage de faciliter & de simplifier d'une manière surprenante, les solutions des questions qui ont rapport aux courbes, il ne le doit qu'à ce qu'il considère ces lignes en elles-mêmes, & comme courbes, sans avoir besoin de les regarder, premièrement comme polygones, & ensuite comme courbes. Il y aura donc à peu-près le même avantage à traiter les problèmes de Méchanique dont il est question par des voies directes, & en considérant immédiatement les corps de masses finies comme des assem-

blages d'une infinité de points ou corpuscules, animés chacun par des forces données. Or rien n'est plus facile que de modifier & simplifier par cette considération, la méthode générale que nous venons de donner.

10. Mais il est nécessaire de remarquer, avant tout, que dans l'application de cette méthode aux corps d'une masse finie, dont tous les points sont animés par des forces quelconques, il se présente naturellement deux sortes de différentielles qu'il faut bien distinguer. Les unes se rapportent aux différens points qui composent le corps; les autres sont indépendantes de la position mutuelle de ces points, & représentent seulement les espaces infiniment petits que chaque point peut parcourir, en supposant que la situation du corps varie infiniment peu. Comme jusqu'ici nous n'avons eu que des différences de cette dernière espèce à considérer, nous les avons désignées par la caractéristique ordinaire d ; mais puisque nous devons maintenant avoir égard aux deux espèces de différences à la fois, & qu'il est par conséquent nécessaire d'introduire une nouvelle caractéristique, il nous paroît à propos d'employer l'ancienne caractéristique d pour désigner les différences de la première espèce qui sont analogues à celles que l'on considère communément en Géométrie, & de dénoter les différences de la seconde espèce qui sont particulières à la matière que nous traitons par la caractéristique s , que nous avons employée autrefois dans le *calcul des variations*, avec lequel celui dont il s'agit ici a une liaison intime & nécessaire.

Nous nommerons même, par cette raison, *variations* les différences affectées de s , & nous conserverons le nom de *différentielles*, à celles qui seront affectées de d . Du reste les

mêmes formules qui donnent les différentielles ordinaires, donneront aussi les variations, en substituant δ à la place de d .

11. Je remarque ensuite qu'au lieu de considérer la masse donnée comme un assemblage d'une infinité de points contigus, il faudra, suivant l'esprit du calcul infinitésimal, la considérer plutôt comme composée d'éléments infiniment petits, qui soient du même ordre de dimension que la masse entière; qu'ainsi pour avoir les forces qui animent chacun de ces éléments, il faudra multiplier par ces mêmes éléments, les forces $P, Q, R, \&c$, qu'on suppose appliquées à chaque point de ces éléments, & qu'on regardera comme analogues à celles qui proviennent de l'action de la gravité.

12. Si donc on nomme m la masse totale, & dm un de ses éléments quelconque, on aura $Pdm, Qdm, Rdm, \&c$, pour les forces qui tirent l'élément dm , suivant les directions des lignes $p, q, r, \&c$. Donc multipliant respectivement ces forces par les variations $\delta p, \delta q, \delta r, \&c$, on aura leurs momens, dont la somme pour chaque élément dm , sera représentée par la formule $(P\delta p + Q\delta q + R\delta r + \&c) dm$; & pour avoir la somme des momens de toutes les forces du système, il n'y aura qu'à prendre l'intégrale de cette formule par rapport à toute la masse donnée.

Nous dénoterons ces intégrales totales, c'est-à-dire, relatives à l'étendue de toute la masse, par la caractéristique majuscule S , en conservant la caractéristique ordinaire \int pour désigner les intégrales partielles ou indéfinies.

13. On aura ainsi pour la somme des momens de toutes les forces du système, la formule intégrale

$$S(P\delta p + Q\delta q + R\delta r + \&c) dm;$$

& cette quantité devra être nulle en général dans l'état d'équilibre du système.

Or, comme par la nature du système il y a nécessairement des rapports donnés entre les différentes variations, δp , δq , δr , &c, relatives à chaque point de la masse, il faudra les réduire à un certain nombre de variations indépendantes & indéterminées; & les termes multipliés par ces dernières variations, étant égalés à zéro, donneront les équations particulières de l'équilibre. Mais comme ces réductions peuvent être embarrassantes, il conviendra de les éviter, par le moyen de la méthode que nous venons de donner dans cette Section.

14. Pour appliquer cette méthode au cas dont il s'agit ici, nous supposerons que $L = 0$, $M = 0$, &c, soient les équations de condition qui doivent avoir lieu par la nature du problème, par rapport à chaque point de la masse; & nous les nommerons *équation de condition indéterminées*.

Ces équations étant différenciées suivant δ , on aura celles-ci, $\delta L = 0$, $\delta M = 0$, &c. On multipliera les quantités δL , δM , &c, par des quantités indéterminées λ , μ , &c: on en prendra l'intégrale totale, qui fera par conséquent représentée par la formule $S(\lambda \delta L + \mu \delta M + \text{\&c})$, & ajoutant cette intégrale à celle de l'article précédent, on aura l'équation générale de l'équilibre.

Au reste, on observera qu'il n'est pas nécessaire que δL , δM , &c, soient les variations exactes de fonctions de x , y , z , dx , dy , &c, mais qu'il suffit que $\delta L = 0$, $\delta M = 0$, &c, soient les équations de condition indéterminées entre les variations de x , y , z , dx , dy , &c, (art. 3).

15. Mais pour embrasser à la fois toute la généralité

possible, il faut remarquer qu'il peut se faire qu'outre les forces qui agissent en général sur tous les points de la masse, il y en ait qui n'agissent que sur des points déterminés de cette masse, lesquels points sont ordinairement ceux qui répondent aux extrémités de la masse donnée, c'est-à-dire, au commencement & à la fin de l'intégrale désignée par S .

De même il pourra y avoir des équations de condition particulières à ces points, & que nous nommerons équations de condition *déterminées*, pour les distinguer de celles qui ont lieu en général dans toute l'étendue de la masse, & nous les représenterons par $A = 0, B = 0, C = 0, \&c.$, ou plutôt par $\delta A = 0, \delta B = 0, \delta C = 0, \&c.$

Nous marquerons d'un trait, de deux, de trois, &c, toutes les quantités qui se rapportent à des points déterminés de la masse, & en particulier nous marquerons d'un seul trait celles qui se rapportent au commencement de l'intégrale désignée par S , de deux traits celles qui se rapportent à la fin de cette intégrale, de trois ou davantage, celles qui se rapportent à des points intermédiaires quelconques.

Ainsi il faudra ajouter à l'intégrale $S(P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c) dm$, la quantité $P' \delta p' + Q' \delta q' + R' \delta r' + \&c + P'' \delta p'' + Q'' \delta q'' + R'' \delta r'' + \&c$; & à l'intégrale $S(\lambda \delta L + \mu \delta M + \&c)$, la quantité $\alpha \delta A + \beta \delta B + \gamma \delta C + \&c$.

D'où forte que l'équation générale de l'équilibre sera de cette forme,

$$S(P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c) dm + S(\lambda \delta L + \mu \delta M + \&c) + P' \delta p' + Q' \delta q' + R' \delta r' + \&c + P'' \delta p'' + Q'' \delta q'' + R'' \delta r'' + \&c + \alpha \delta A + \beta \delta B + \gamma \delta C + \&c = 0.$$

16. Cette équation, lorsqu'on y aura substitué les valeurs

de $\delta p, \delta q, \delta r, \&c; \delta L, \delta M, \&c$, en $\delta x, \delta y, \delta z, \delta dx, \delta dy, \&c;$; ainsi que celles de $\delta p', \delta p'', \&c; \delta q', \delta q'', \&c, \delta A, \delta B, \&c$, en $x', x'', \&c, \delta x', \delta x'', \&c, \delta dx', \&c$, déduites des circonstances particulières de chaque problème, aura toujours une forme analogue à celles que le calcul des variations fournit pour la détermination des maxima & minima des formules intégrales; ainsi il n'y aura qu'à y appliquer les règles connues de ce calcul.

On considérera donc que, comme les caractéristiques d & δ marquent deux espèces de différences entièrement indépendantes entr'elles, quand ces caractéristiques se trouvent ensemble, il doit être indifférent dans quel ordre elles soient placées, parce qu'en supposant qu'une quantité varie de deux manières différentes, on a toujours le même résultat, quel que soit l'ordre dans lequel se font ces variations. Ainsi δdx fera la même chose que $d\delta x$, & pareillement $d^2\delta x$ fera la même chose que $d^2\delta x$; & ainsi de suite. On pourra donc toujours changer à volonté l'ordre des caractéristiques, sans altérer la valeur des différences; & pour notre objet il sera à propos de transporter la caractéristique d avant la δ , afin que l'équation proposée ne contienne que les variations des coordonnées, & les différentielles de ces mêmes variations. C'est en quoi consiste le premier principe fondamental du calcul des variations.

17. Or les différentielles $d\delta x, d\delta y, d\delta z, d^2\delta x, \&c$, qui se trouvent sous le signe S , peuvent être éliminées par l'opération connue des intégrations par parties. Car en général $\int \Omega d\delta x = \Omega \delta x - \int \delta x d\Omega$, $\int \Omega d^2\delta x = \Omega d\delta x - d\Omega \delta x + \int \delta x d^2\Omega$, & ainsi des autres, ou il faut observer que les quantités hors du signe f se rapportent naturellement aux der-

56 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

niers points des intégrales, mais que pour rendre ces intégrales complètes, il faut nécessairement en retrancher les valeurs des mêmes quantités hors du signe, lesquelles répondent aux premiers points des intégrales, afin que tout s'évanouisse dans ces points; ce qui est évident par la théorie des intégrations.

Ainsi en marquant par un trait les quantités qui se rapportent au commencement des intégrales totales désignées par S , & par deux traits celles qui se rapportent à la fin de ces intégrales, on aura les réductions suivantes,

$$\begin{aligned} S \Omega d\delta x &= \Omega' \delta x'' - \Omega' \delta x' - S \delta x d\Omega \\ S \Omega d^2 \delta x &= \Omega'' d\delta x'' - d\Omega'' \delta x'' - \Omega' d\delta x' \\ &\quad + d\Omega' \delta x' + S \delta x d^2 \Omega, \end{aligned}$$

&c.

lesquelles serviront à faire disparaître toutes les différentielles des variations qui pourront se trouver sous le signe S . Ces réductions constituent le second principe fondamental du *calcul des variations*.

18. De cette manière donc l'équation générale de l'équilibre se réduira à la forme suivante,

$$S(\pi \delta x + \varepsilon \delta y + \psi \delta z) + \Delta = 0,$$

dans laquelle π , ε , ψ seront des fonctions de x , y , z , & de leurs différentielles, & Δ contiendra les termes affectés des variations $\delta x'$, $\delta y'$, $\delta z'$, $\delta x''$, $\delta y''$, &c, & de leurs différentielles.

Donc pour que cette équation ait lieu, indépendamment des variations des différentes coordonnées, il faudra que l'on ait, 1°. π , ε , ψ , nuls dans toute l'étendue de l'intégrale S ,
c'est-à-dire

c'est-à-dire, dans chaque point de la masse, 1°. chaque terme de Δ aussi égal à zéro.

Les équations indéfinies $\Pi = 0$, $\Sigma = 0$, $\Psi = 0$, donneront en général la relation qui doit se trouver entre les variables x, y, z ; mais il faudra pour cela en éliminer les variables indéterminées λ, μ , &c, lesquelles sont en même nombre que les équations de condition indéterminées $L = 0$, $M = 0$, &c. (art. 14).

Or je remarque que ces équations ne sauroient être au-delà de trois; car puisque ce sont des équations indéfinies entre les trois variables x, y, z , & leurs différentielles, il est clair que s'il y en avoit plus de trois, on auroit plus d'équations que de variables; enforte qu'il faudroit que la quatrième fût une suite nécessaire des trois premières, & ainsi des autres. Donc il n'y aura jamais plus de trois indéterminées, λ, μ, ν à éliminer; enforte qu'on pourra toujours trouver les valeurs de ces indéterminées en fonctions de x, y, z . Au reste les équations qui disparaîtront par ces éliminations, seront remplacées par les équations mêmes de condition, moyennant quoi on pourra toujours connoître les valeurs de x, y, z , qui doivent avoir lieu dans l'état d'équilibre de tout le système.

A l'égard des autres équations résultantes des différens termes de la quantité Δ , ce ne seront que des équations particulières qui ne devront avoir lieu que par rapport à des points déterminés de la masse, & qui serviront principalement à déterminer les constantes arbitraires que les expressions de x, y, z , déduites des équations précédentes, pourront contenir. Pour faire usage de ces équations, on y substituera donc les valeurs déjà trouvées de λ, μ , &c, ensuite on en éliminera les indéterminées α, β , &c, & on y joindra

58 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

les équations de condition $A = 0$, $B = 0$, &c, qui serviront à remplacer celles que l'élimination dont il s'agit fera disparaître.

19. Enfin on fera ici par rapport aux coordonnées rectangulaires, la même remarque qu'on a déjà faite à la fin de la seconde Section, en appliquant aux variations δx , δy , δz , ce que nous y avons dit relativement aux différences dx , dy , dz ; mais pour ce qui regarde les différentielles dx , dy , dz , de la méthode de la Section présente, il ne sera pas permis d'employer à leur place d'autres différentielles, à moins qu'elles ne résultent de la différentiation des expressions finies de x , y , z .

CINQUIÈME SECTION.

Solution de différens problèmes de Statique.

NOUS allons présentement montrer l'usage de nos méthodes dans différens problèmes sur l'équilibre des corps; on verra par l'uniformité & la rapidité des solutions, combien ces méthodes sont supérieures à celles que l'on avoit employées jusqu'ici dans la Statique.

PARAGRAPHE PREMIER.

*De l'équilibre de plusieurs forces appliquées à un même point;
& de la composition & de la décomposition des forces.*

1. Qu'il s'agisse de trouver les loix de l'équilibre d'autant de forces qu'on voudra, P , Q , R , &c, toutes appliquées à un même point, & dirigées à des points donnés.

Nommant $p, q, r, \&c.$, les distances rectilignes entre le point commun d'application de ces forces, & leurs points de tendance, on aura-la formule

$$P dp + Q dq + R dr + \&c.$$

pour la somme des momens de toutes les forces, laquelle doit être nulle dans l'état d'équilibre.

2. Soient x, y, z les trois coordonnées rectangles du point auquel toutes les forces sont appliquées; & soient de même a, b, c les coordonnées rectangles pour le point auquel tend la force P ; f, g, h , celles du point auquel tend la force Q ; l, m, n celles du point auquel tend la force R , & ainsi des autres; ces coordonnées étant toutes rapportées aux mêmes axes fixes dans l'espace. On aura évidemment

$$\begin{aligned} p &= \sqrt{(x-a)^2 + (y-b)^2 + (z-c)^2} \\ q &= \sqrt{(x-f)^2 + (y-g)^2 + (z-h)^2} \\ r &= \sqrt{(x-l)^2 + (y-m)^2 + (z-n)^2} \\ &\&c. \end{aligned}$$

Et la quantité $P dp + Q dq + R dr + \&c.$, se transformera en celle-ci,

$$X dx + Y dy + Z dz,$$

dans laquelle on aura

$$\begin{aligned} X &= \frac{x-a}{p} P + \frac{x-f}{q} Q + \frac{x-l}{r} R + \&c \\ Y &= \frac{y-b}{p} P + \frac{y-g}{q} Q + \frac{y-m}{r} R + \&c \\ Z &= \frac{z-c}{p} P + \frac{z-h}{q} Q + \frac{z-n}{r} R + \&c. \end{aligned}$$

Il n'est pas inutile de remarquer dans ces expressions que

les quantités $\frac{x-a}{p}$, $\frac{y-b}{p}$, $\frac{z-c}{p}$ sont égales aux cosinus des angles que la ligne p , c'est-à-dire la direction de la force P , fait avec les axes des x , y , z ; que de même $\frac{x-f}{q}$, $\frac{y-g}{q}$, $\frac{z-h}{q}$ sont les cosinus des angles que la direction de la force Q fait avec les mêmes axes; & ainsi de suite (Sect. 2, art. 7).

3. Cela posé, supposons en premier lieu que le corps ou point auquel les forces P , Q , R , &c, sont appliquées, soit entièrement libre; il n'y aura alors aucune équation de condition entre les coordonnées x , y , z ; & la quantité $Xdx + Ydy + Zdz$ devra être nulle, indépendamment des valeurs de dx , dy , dz (Sect. 2, art. 9); ce qui donnera sur le champ ces trois équations particulières,

$$X = 0, Y = 0, Z = 0.$$

Ce sont les équations qui renferment les loix de l'équilibre de tant de forces qu'on voudra concourantes à un même point.

4. Si dans les expressions de X , Y , Z , on fait $P = p$, $Q = q$, $R = r$, &c, (ce qui est permis, puisqu'il est indifférent à quels points pris dans les directions des forces, elles soient supposées tendre) on aura ces équations,

$$\begin{aligned} x - a + x - f + x - l + \&c = 0, \\ y - b + y - g + y - m + \&c = 0, \\ z - c + z - h + z - n + \&c = 0; \end{aligned}$$

d'où l'on tire, en supposant que le nombre des forces P , Q , R , &c, soit μ ,

$$x = \frac{a + f + l + \&c}{\mu}$$

$$y = \frac{b + g + m + \&c}{\mu}$$

$$z = \frac{c + h + n + \&c}{\mu},$$

& ces expressions de x, y, z , font voir que le point auquel sont appliquées les forces, est dans le centre de gravité des points auxquels ces forces tendent.

De-là résulte le théorème de Leibnitz, que si tant de puissances qu'on voudra sont en équilibre sur un point, & qu'on tire de ce point des droites qui représentent tant la quantité que la direction de chaque puissance, le point dont il s'agit fera le centre de gravité de tous les points auxquels ces lignes seront terminées.

Si donc il n'y a que quatre puissances, & qu'on imagine une pyramide dont les quatre angles soient aux extrémités des droites qui représentent les puissances; il y aura équilibre entre ces quatre puissances, lorsque le point sur lequel elles agissent, fera dans le centre de gravité de la pyramide; car on fait par la Géométrie, que le centre de gravité de toute la pyramide, est le même que celui de quatre corps égaux qui seroient placés aux quatre coins de la pyramide. Ce dernier théorème est dû à Roberval.

§. Si on considère l'équation

$$Pdq + Qdq + Rdr + \&c - Xdx - Ydy - Zd\zeta = 0,$$

laquelle étant identique (art. 2), doit par conséquent avoir lieu en général, quelles que soient les différences dx, dy, dz , il est clair qu'on pourra la regarder comme l'équation de l'équilibre entre les puissances $P, Q, R, \&c$, dirigées suivant les

lignes p, q, r , &c, & les puissances X, Y, Z , dirigées suivant les lignes $-x, -y, -z$, toutes ces puissances étant appliquées à un même point. Donc les trois puissances X, Y, Z font équilibre aux puissances P, Q, R , &c; mais il est visible que les puissances X, Y, Z , étant appliquées suivant les directions des lignes x, y, z , feroient aussi équilibre aux mêmes puissances X, Y, Z , mais dirigées suivant $-x, -y, -z$; donc elles seront équivalentes aux puissances P, Q, R , &c. D'où il s'ensuit que les quantités X, Y, Z , ne sont autre chose que les valeurs des puissances P, Q, R , &c, réduites aux directions des trois coordonnées rectangles x, y, z , & tendantes à diminuer ces coordonnées, & les formules de l'article 2 donnent par conséquent un moyen fort simple de faire cette réduction, c'est-à-dire, de trouver les résultantes de tant de forces qu'on voudra qui concourent dans un même point, & qui aient des directions quelconques.

6. En général si des forces quelconques P, Q, R , &c, dirigées suivant les lignes p, q, r , &c, agissent sur un même point, & qu'on veuille réduire toutes ces forces à trois autres, ε, π, σ , dirigées suivant les lignes ξ, π, σ , il n'y aura qu'à considérer l'équilibre des forces P, Q, R , &c, & ε, π, σ , appliquées à ce même point, & dirigées respectivement suivant les lignes p, q, r , &c, $-\xi, -\pi, -\sigma$, & former en conséquence l'équation

$$Pdp + Qdq + Rdr + \&c - \varepsilon d\xi - \pi d\pi - \sigma d\sigma = 0,$$

laquelle doit être vraie de quelque manière qu'on fasse varier la position du point de concours de toutes les forces. Or quelles que soient les lignes ξ, π, σ , il est clair, que pourvu

qu'elles ne soient pas toutes dans un même plan, elles suffisent pour déterminer la position de ce point; par conséquent on pourra toujours exprimer les lignes $p, q, r,$ &c, par des fonctions de $\xi, \pi, \sigma,$ & l'équation précédente devra alors avoir lieu, par rapport aux variations de chacune de ces trois quantités en particulier; d'où il s'ensuit qu'on aura

$$\pi = P \frac{dp}{d\xi} + Q \frac{dq}{d\xi} + R \frac{dr}{d\xi} + \&c$$

$$\pi = P \frac{dp}{d\pi} + Q \frac{dq}{d\pi} + R \frac{dr}{d\pi} + \&c$$

$$\sigma = P \frac{dp}{d\sigma} + Q \frac{dq}{d\sigma} + R \frac{dr}{d\sigma} + \&c.$$

Ces formules peuvent être d'une grande utilité dans plusieurs occasions, & sur-tout lorsqu'il s'agit de trouver les résultantes d'une infinité de forces qui agissent sur un même point, comme l'attraction d'un corps de figure quelconque, &c.

7. Si l'on veut que les directions des forces résultantes passent par des points donnés; alors nommant α, β, γ les coordonnées rectanglées du point auquel doit tendre la force $\pi,$ & de même $\epsilon, \zeta, \eta,$ & $\lambda, \mu, \nu,$ les coordonnées rectanglées des points de tendance des forces π & $\sigma,$ on fera

$$\xi = \sqrt{(x - \alpha)^2 + (y - \beta)^2 + (z - \gamma)^2}$$

$$\pi = \sqrt{(x - \epsilon)^2 + (y - \zeta)^2 + (z - \eta)^2}$$

$$\sigma = \sqrt{(x - \lambda)^2 + (y - \mu)^2 + (z - \nu)^2},$$

& l'on tirera de ces équations les valeurs de $x, y, z,$ en $\xi, \pi, \sigma,$ qu'on substituera ensuite dans les expressions de $p, q, r,$ &c, de l'article 2.

64 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

On pourroit encore considérer directement les quantités $p, q, r, \&c, \xi, \pi, \sigma$, comme des fonctions de x, y, z , & faisant varier chacune de ces trois quantités à part, on auroit ces équations,

$$\Xi \frac{d\xi}{dx} + \Pi \frac{d\pi}{dx} + \Sigma \frac{d\sigma}{dx} = P \frac{dp}{dx} + Q \frac{dq}{dx} + R \frac{dr}{dx} + \&c$$

$$\Xi \frac{d\xi}{dy} + \Pi \frac{d\pi}{dy} + \Sigma \frac{d\sigma}{dy} = P \frac{dp}{dy} + Q \frac{dq}{dy} + R \frac{dr}{dy} + \&c$$

$$\Xi \frac{d\xi}{dz} + \Pi \frac{d\pi}{dz} + \Sigma \frac{d\sigma}{dz} = P \frac{dp}{dz} + Q \frac{dq}{dz} + R \frac{dr}{dz} + \&c,$$

par lesquelles on connoîtra les trois forces Ξ, Π, Σ .

Si la force Ξ devoit être dirigée comme auparavant à un point fixe, mais que les deux autres forces Π & Σ dussent être perpendiculaires à celle-là dans des plans donnés; alors on prendroit pour π & σ les arcs de cercle décrits du rayon ξ dans les plans dont il s'agit; pour cela on regardera la droite ξ comme un rayon vecteur, & nommant ψ, ϕ les angles que ce rayon fait avec des plans perpendiculaires aux plans donnés, il est clair qu'on aura $d\pi = \xi d\psi, d\sigma = \xi d\phi$; d'ailleurs on pourra toujours, par les trois variables ξ, ψ & ϕ , déterminer la position du point auquel les forces sont appliquées; par conséquent on pourra exprimer les lignes $p, q, r, \&c$, par des fonctions de ces mêmes variables; car il n'y aura pour cela qu'à exprimer d'abord les coordonnées rectangles x, y, z , en ξ, ψ, ϕ , & substituer ensuite ces expressions dans celles de $p, q, r, \&c$. Considérant donc la variabilité de $\xi, \psi, \& \phi$, on aura les trois équations,

$$\Xi = P \frac{dp}{d\xi} + Q \frac{dq}{d\xi} + R \frac{dr}{d\xi} + \&c.$$

$$\Pi = P \frac{dp}{\xi d\psi} + Q \frac{dq}{\xi d\psi} + R \frac{dr}{\xi d\psi} + \&c$$

$\Xi = P$

$$\varepsilon = P \frac{dp}{\xi d\phi} + Q \frac{dq}{\xi d\phi} + R \frac{dr}{\xi d\phi} + \&c.$$

On voit par-là comment on doit s'y prendre dans tous les cas semblables, & combien la méthode précédente est utile pour trouver les résultantes de tant de forces qu'on voudra, & les réduire à des directions données.

8. Reprenons les formules de l'article 2, & supposons en second lieu que le corps ou point sur lequel agissent les forces $P, Q, R, \&c.$, ne soit pas tout-à-fait libre, mais qu'il soit contraint de se mouvoir sur une surface, ou sur une ligne donnée; on aura alors entre les coordonnées x, y, z , une ou deux équations de condition, qui ne seront autre chose que les équations mêmes de la surface ou de la ligne dont il s'agit.

Soit donc $L = 0$ l'équation de la surface sur laquelle le corps ne peut que glisser, on ajoutera à la somme des momens des forces $X dx + Y dy + Z dz$ le terme λdL (Sect. quatrième, art. 4, 5) & l'on aura pour l'équation générale de l'équilibre

$$X dx + Y dy + Z dz + \lambda dL = 0,$$

λ étant une quantité indéterminée.

Or L étant une fonction connue de x, y, z , on aura par la différentiation,

$$dL = \frac{dL}{dx} dx + \frac{dL}{dy} dy + \frac{dL}{dz} dz;$$

donc substituant & égalant ensuite séparément à zéro la somme des termes multipliés par chacune des différences dx, dy, dz , on aura ces trois équations particulières de l'équilibre

$$X + \lambda \frac{dL}{dx} = 0$$

$$Y + \lambda \frac{dL}{dy} = 0$$

$$Z + \lambda \frac{dL}{dz} = 0,$$

d'où chassant l'indéterminée λ , on aura ces deux-ci,

$$Y \frac{dL}{dx} - X \frac{dL}{dy} = 0,$$

$$Z \frac{dL}{dx} - X \frac{dL}{dz} = 0,$$

lesquelles renferment par conséquent les conditions cherchées de l'équilibre du corps sur la surface proposée.

9. Si on applique maintenant ici la théorie donnée dans l'article 7 de la Section quatrième, on en conclura que la surface doit opposer au corps une résistance égale à

$$\lambda \sqrt{\left(\frac{dL}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dL}{dy}\right)^2 + \left(\frac{dL}{dz}\right)^2},$$

& dirigée suivant la perpendiculaire à la surface qui auroit pour équation $dL = 0$, c'est-à-dire, perpendiculairement à la même surface sur laquelle le corps est posé; & comme on a

$$\lambda \frac{dL}{dx} = -X, \lambda \frac{dL}{dy} = -Y, \lambda \frac{dL}{dz} = -Z,$$

il s'ensuit que la pression du corps sur la surface (pression qui doit être égale & directement contraire à la résistance de la surface) sera exprimée par $\sqrt{X^2 + Y^2 + Z^2}$, & agira perpendiculairement à la même surface; & c'est uniquement à cette condition que se réduisent les deux équations trouvées ci-dessus pour l'équilibre du corps, comme on peut s'en assurer par la méthode de la composition des forces.

10. Au reste dans le cas d'un seul corps tiré par des puissances données, on peut trouver encore plus simplement

PREMIERE PARTIE. 67

les conditions de l'équilibre, en substituant immédiatement dans l'équation $Xdx + Ydy + Zdz = 0$, à la place de

la différentielle $d\zeta$, la valeur $-\frac{\frac{dL}{dx} dx + \frac{dL}{dy} dy}{\frac{dL}{d\zeta}}$, tirée

de l'équation différentielle de la surface donnée sur laquelle le corps peut glisser, & égalant ensuite séparément à zéro les coefficients des différentielles dx & dy qui demeurent indéterminées, suivant la méthode générale de l'article 10 de la seconde Section.

On aura ainsi sur le champ les deux équations

$$X - Z \frac{\frac{dL}{dx}}{\frac{dL}{d\zeta}} = 0$$

$$Y - Z \frac{\frac{dL}{dy}}{\frac{dL}{d\zeta}} = 0,$$

qui reviennent au même que celles qu'on a trouvées plus haut.

Pareillement si le corps étoit assujetti à se mouvoir sur une ligne de figure donnée, & déterminée par les deux équations différentielles $dy = p dx$, $d\zeta = q dx$, il n'y auroit qu'à substituer ces valeurs de dy & $d\zeta$ dans $Xdx + Ydy + Zdz = 0$, & l'on auroit, en divisant par dx

$$X + Yp + Zq = 0,$$

pour la condition de l'équilibre.

Mais dans tous les cas où il y aura plusieurs corps en équilibre, la méthode des coefficients indéterminés exposée

dans la Section précédente, aura toujours l'avantage tant du côté de la facilité, que de celui de la simplicité & de l'uniformité du calcul.

§. I I.

De l'équilibre de plusieurs forces appliquées à un système de corps considérés comme des points, & liés entr'eux par des fils ou par des verges.

I I. Quelles que soient les forces qui agissent sur chaque corps, nous avons vu ci-dessus, (art. 2, 5), comment on peut toujours les réduire à trois, X, Y, Z , dirigées suivant les trois coordonnées rectangles x, y, z du même corps, & tendantes à diminuer ces coordonnées.

Nous supposons donc pour plus de simplicité, ici & dans la suite, que toutes les forces extérieures qui agissent sur un même point, soient réduites à ces trois X, Y, Z . Ainsi la somme des momens de ces forces sera exprimée par la formule $X dx + Y dy + Z dz$; par conséquent la somme totale des momens de toutes les forces du système, sera exprimée par la somme d'autant de formules semblables, qu'il y aura de corps ou points mobiles, en marquant par un, deux, trois, &c traits, les quantités qui se rapportent aux différens corps que nous nommerons premier, second, troisième, &c.

De cette manière on aura donc pour la somme des momens des forces qui agissent sur trois ou sur un plus grand nombre de corps, la quantité

$$X' dx' + Y' dy' + Z' dz' + X'' dx'' + Y'' dy'' + Z'' dz'' + X''' dx''' + Y''' dy''' + Z''' dz''' + \&c.$$

Et il ne s'agira plus que de chercher les équations de condition $L=0$, $M=0$, $N=0$, &c, résultantes de la nature du problème.

Ayant L , M , N , &c, ou seulement leurs différentielles en fonctions de x' , y' , z' , x'' , &c, & prenant des coefficients indéterminés λ , μ , ν , &c, on ajoutera à la quantité précédente les termes $\lambda dL + \mu dM + \nu dN + \dots$, & on égalera ensuite séparément à zéro les membres affectés de chacune des différences dx' , dy' , dz' , dx'' , &c, (Sect. précéd. art. 5).

12. Considérons premièrement trois corps attachés fixement à un fil inextensible; les conditions du problème sont que les distances entre le premier & le second corps, & entre le second & le troisième soient invariables, ces distances étant les longueurs des portions de fil interceptées entre les corps. Nommant f la première de ces deux distances, & g la seconde, on aura $df=0$, $dg=0$ pour les équations de condition; donc $dL=df$, $dM=dg$, & l'équation générale de l'équilibre des trois corps fera

$$X'dx' + Y'dy' + Z'dz' + X''dx'' + Y''dy'' + Z''dz'' + X'''dx''' + Y'''dy''' + Z'''dz''' + \lambda df + \mu dg = 0.$$

Or il est visible qu'on aura

$$f = \sqrt{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2 + (z'' - z')^2},$$

$$g = \sqrt{(x''' - x'')^2 + (y''' - y'')^2 + (z''' - z'')^2};$$

donc en différentiant

$$df = \frac{(x'' - x')(dx'' - dx') + (y'' - y')(dy'' - dy') + (z'' - z')(dz'' - dz')}{f},$$

$$dg = \frac{(x''' - x'')(dx''' - dx'') + (y''' - y'')(dy''' - dy'') + (z''' - z'')(dz''' - dz'')}{g},$$

70 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

ces valeurs étant substituées, on aura les neuf équations suivantes pour les conditions de l'équilibre du fil,

$$X' - \lambda \frac{x'' - x'}{f} = 0$$

$$Y' - \lambda \frac{y'' - y'}{f} = 0$$

$$Z' - \lambda \frac{z'' - z'}{f} = 0$$

$$X'' + \lambda \frac{x'' - x'}{f} - \mu \frac{x''' - x''}{g} = 0$$

$$Y'' + \lambda \frac{y'' - y'}{f} - \mu \frac{y''' - y''}{g} = 0$$

$$Z'' + \lambda \frac{z'' - z'}{f} - \mu \frac{z''' - z''}{g} = 0$$

$$X''' + \mu \frac{x''' - x''}{g} = 0$$

$$Y''' + \mu \frac{y''' - y''}{g} = 0$$

$$Z''' + \mu \frac{z''' - z''}{g} = 0,$$

& il n'y aura plus qu'à éliminer de ces équations les deux inconnues λ & μ ; ce qui peut se faire de plusieurs manières, lesquelles fourniront aussi des équations différentes, ou présentées différemment pour l'équilibre des trois corps attachés au fil; nous choisirons celle qui paroîtra la plus simple.

Il est d'abord visible que si on ajoute respectivement les trois premières équations aux trois suivantes, & aux trois dernières, on obtient ces trois-ci délivrées des inconnues λ & μ .

$$X' + X'' + X''' = 0$$

$$Y' + Y'' + Y''' = 0$$

$$Z' + Z'' + Z''' = 0,$$

lesquelles montrent que la somme de toutes les forces parallèles à chacun des trois axes des coordonnées doit être nulle.

Il ne reste donc plus qu'à trouver quatre autres équations; pour cela faisant abstraction des trois premières, j'ajoute respectivement les trois du milieu aux trois dernières, j'ai celles-ci où μ ne se trouve plus;

$$X'' + X''' + \frac{\lambda}{f} (x'' - x') = 0$$

$$Y'' + Y''' + \frac{\lambda}{f} (y'' - y') = 0$$

$$Z'' + Z''' + \frac{\lambda}{f} (z'' - z') = 0;$$

& qui par l'élimination de λ donnent les deux suivantes,

$$Y'' + Y''' - \frac{y'' - y'}{x'' - x'} (X'' + X''') = 0$$

$$Z'' + Z''' - \frac{z'' - z'}{x'' - x'} (X'' + X''') = 0.$$

Enfin considérant séparément les trois dernières équations qui contiennent μ seul & éliminant μ , on aura ces deux autres-ci,

$$Y''' - \frac{y''' - y''}{x''' - x''} X''' = 0$$

$$Z''' - \frac{z''' - z''}{x''' - x''} X''' = 0.$$

Ces sept équations renferment les conditions nécessaires pour l'équilibre des trois corps.

13. Si le fil supposé toujours inextensible, étoit chargé de quatre corps, animés respectivement par les forces X' , Y' , Z' ; X'' , Y'' , Z'' ; X''' , &c, suivant les directions des trois axes des coordonnées rectangles, on trouveroit par

72 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

des procédés semblables, qu'il me paroît inutile de répéter, les neuf équations suivantes pour l'équilibre de ces quatre corps,

$$X' + X'' + X''' + X^{iv} = 0$$

$$Y' + Y'' + Y''' + Y^{iv} = 0$$

$$Z' + Z'' + Z''' + Z^{iv} = 0$$

$$Y'' + Y''' + Y^{iv} - \frac{y'' - y'}{x'' - x'} (X'' + X''' + X^{iv}) = 0$$

$$Z'' + Z''' + Z^{iv} - \frac{z'' - z'}{x'' - x'} (X'' + X''' + X^{iv}) = 0$$

$$Y''' + Y^{iv} - \frac{y''' - y''}{x''' - x''} (X''' + X^{iv}) = 0$$

$$Z''' + Z^{iv} - \frac{z''' - z''}{x''' - x''} (X''' + X^{iv}) = 0$$

$$Y^{iv} - \frac{y^{iv} - y'''}{x^{iv} - x'''} X^{iv} = 0$$

$$Z^{iv} - \frac{z^{iv} - z'''}{x^{iv} - x'''} X^{iv} = 0.$$

Il est facile maintenant d'étendre cette solution à tel nombre de corps qu'on voudra, & même au cas de la funiculaire ou chaînette; mais nous traiterons ce cas en particulier, par la méthode exposée à la fin de la Section précédente.

I 4. Si on vouloit que le premier corps fût fixe, alors les différences dx' , dy' , dz' seroient nulles, & les termes affectés de ces différences disparaîtroient d'eux-mêmes dans l'équation générale de l'équilibre. Ainsi les trois premières équations, savoir, $X' - \frac{\lambda}{f} (x'' - x') = 0$, $Y'' - \frac{\lambda}{f} (y'' - y') = 0$, $Z'' - \frac{\lambda}{f} (z'' - z') = 0$, n'auroient point lieu; donc les équations

tions $X' + X'' + X''' + \&c = 0$, $Y' + Y'' + Y''' + \&c = 0$, $Z' + Z'' + Z''' + \&c = 0$, n'auroient pas lieu non plus, mais toutes les autres demeureroient les mêmes. Ce cas est, comme l'on voit, celui où le fil seroit attaché fixement par une de ses extrémités.

Et si le fil étoit attaché par ses deux extrémités, alors on auroit non-seulement $dx' = 0$, $dy' = 0$, $d\zeta' = 0$, mais aussi $dx''^{\&c} = 0$, $dy''^{\&c} = 0$, $d\zeta''^{\&c} = 0$; & les termes affectés de ces six différences dans l'équation générale de l'équilibre, disparoîtroient, & seroient par conséquent disparoître aussi les six équations particulières qui en dépendent.

15. En général si les deux extrémités du fil n'étoient pas tout-à-fait libres, mais qu'elles fussent attachées à des points mobiles suivant une loi donnée; cette loi exprimée analitiquement, donneroit une ou plusieurs équations entre les différences dx' , dy' , $d\zeta'$ qui se rapportent au premier corps, & les différences $dx''^{\&c}$, $dy''^{\&c}$, $d\zeta''^{\&c}$, qui se rapportent au dernier; & il faudroit ajouter ces équations multipliées chacune par un nouveau coefficient indéterminé, à l'équation générale de l'équilibre trouvée plus haut; ou bien on substitueroit dans cette équation générale, la valeur d'une ou de plusieurs de ces différences, tirée des équations dont il s'agit, & on égaleroit ensuite à zéro le coefficient de chacune de celles qui restent, ainsi qu'on a fait ci-dessus (art. 9). Comme cela n'a aucune difficulté, nous ne nous y arrêterons pas.

16. Si on vouloit connoître les forces qui proviennent de la réaction du fil sur les différens corps, il n'y auroit qu'à faire usage de la méthode donnée pour cet objet dans la Sect. précédente (art. 7).

74 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

On considérera donc que l'on a dans le cas présent,

$$df = \frac{(x''-x')(dx''-dx')+(y''-y')(dy''-dy')+(z''-z')(dz''-dz')}{f}$$

$$dg = \frac{(x'''-x'')(dx'''-dx'')+(y'''-y'')(dy'''-dy'')+(z'''-z'')(dz'''-dz'')}{g}$$

&c.

Donc 1^o, on aura par rapport au premier corps dont les

coordonnées sont x', y', z' , $\frac{dL}{dx'} = -\frac{x''-x'}{f}$, $\frac{dL}{dy'}$

$= -\frac{y''-y'}{f}$, $\frac{dL}{dz'} = -\frac{z''-z'}{f}$; donc

$$\sqrt{\left(\frac{dL}{dx'}\right)^2 + \left(\frac{dL}{dy'}\right)^2 + \left(\frac{dL}{dz'}\right)^2} = \frac{\sqrt{(x''-x')^2 + (y''-y')^2 + (z''-z')^2}}{f} = 1.$$

Ainsi le premier corps recevra par l'action des autres une force $= \lambda$, & dont la direction sera perpendiculaire à la surface représentée par l'équation $dL = df = 0$, en y faisant varier simplement x', y', z' ; or il est visible que cette surface n'est autre chose qu'une sphere dont le rayon est f , & dont le centre répond aux coordonnées x'', y'', z'' ; par conséquent la force λ sera dirigée suivant ce même rayon, c'est-à-dire, le long du fil qui joint le premier & le second corps.

2^o. On aura de même par rapport au second corps, dont

les coordonnées sont x'', y'', z'' ; $\frac{dL}{dx''} = \frac{x''-x'}{df}$, $\frac{dL}{dy''}$

$= \frac{y''-y'}{f}$, $\frac{dL}{dz''} = \frac{z''-z'}{f}$; donc

$$\sqrt{\left(\frac{dL}{dx''}\right)^2 + \left(\frac{dL}{dy''}\right)^2 + \left(\frac{dL}{dz''}\right)^2} = \frac{\sqrt{(x''-x')^2 + (y''-y')^2 + (z''-z')^2}}{f} = 1;$$

d'où il s'ensuit que le second corps recevra aussi une force λ , dirigée perpendiculairement à la surface dont l'équation est $dL = df = 0$, en faisant varier x'', y'', z'' ; mais cette surface est de nouveau une sphere dont le rayon est f , mais dont le centre répondra aux coordonnées x', y', z' du premier corps; par conséquent la force λ qui agit sur le second corps, sera aussi dirigée suivant le fil f qui joint ce corps au premier.

3°. On aura de plus, par rapport au second corps,

$$\frac{dM}{dx''} = - \frac{x'' - x'}{g}, \quad \frac{dM}{dy''} = - \frac{y'' - y'}{g}, \quad \frac{dM}{dz''} = - \frac{z'' - z'}{g}; \text{ donc}$$

$$\sqrt{\left(\frac{dM}{dx''}\right)^2 + \left(\frac{dM}{dy''}\right)^2 + \left(\frac{dM}{dz''}\right)^2} = 1.$$

De sorte que le second corps sera poussé de plus par une force $= \mu$, dont la direction sera perpendiculaire à la surface représentée par l'équation $dg = 0$, en faisant varier x'', y'', z'' ; cette surface n'étant autre chose qu'une sphere dont le rayon est g , il s'ensuit que la direction de la force μ sera, suivant ce rayon, c'est-à-dire, suivant le fil qui joint le second corps au troisième.

On fera le même raisonnement par rapport aux autres corps, & on en tirera des conclusions semblables.

17. Il est évident que la force λ produite dans le premier corps, suivant la direction du fil qui joint ce corps au suivant, & la force égale λ , mais directement contraire, qui agit sur le second corps, suivant la direction du même fil, ne peuvent être que les forces qui résultent de la réaction de ce fil sur les deux corps, c'est-à-dire, de la tension que

76 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

fouffre la portion du fil interceptée entre le premier & le second corps; de sorte que le coefficient λ exprimera la quantité de cette tension. De même le coefficient μ exprimera la tension de la portion du fil interceptée entre le second & le troisième corps, & ainsi de suite.

Au reste, on a supposé tacitement dans la solution du problème dont il s'agit, que chaque portion du fil étoit, non-seulement inextensible, mais aussi roide, enforte qu'elle conservoit toujours la même longueur; par conséquent les forces λ , μ , &c, n'exprimeront les tensions qu'autant qu'elles tendront à rapprocher les corps; mais si elles tendoient à les éloigner l'un de l'autre, alors elles exprimeroient plutôt les résistances que le fil doit opposer au corps par le moyen de sa roideur, ou incompressibilité.

18. Pour confirmer ce que nous venons de démontrer, & pour donner en même-tems une nouvelle application de nos méthodes, nous supposerons que le fil auquel les corps sont attachés, soit élastique & susceptible d'extension & de contraction; & que F , G , &c, soient les forces de contraction des portions du fil f , g , &c, interceptées entre le premier & le second corps, entre le second & le troisième, &c.

Il est clair par ce qu'on a dit dans l'article 5 de la Section seconde, que les forces F , G , &c, donneront les momens $Fdf + Gdg$, &c.

Il faudra donc ajouter ces momens à ceux qui viennent de l'action des forces étrangères, & que nous avons vu plus haut, être représentés par la formule $X'dx' + Y'dy' + Z'dz' + X''dx'' + Y''dy'' + Z''dz'' + X'''dx''' + Y'''dy''' + Z'''dz''' + \&c$ (art. 10), pour avoir la somme totale des

momens du systême; & comme il n'y a d'ailleurs aucune condition particuliere à remplir, relativement à la disposition des corps, on aura l'équation générale de l'équilibre en égalant simplement à zéro la somme dont il s'agit, donc $X' dx' + Y' dy' + Z' dz' + X'' dx'' + Y'' dy'' + Z'' dz'' + X''' dx''' + Y''' dy''' + Z''' dz''' + \&c + Fdf + Gdg + \&c = 0$.

Substituant les valeurs de df , dg , &c, trouvées ci-dessus (art. 11), & égalant à zéro la somme des termes affectés de chacune des différences dx' , dy' , &c, on aura les équations suivantes pour l'équilibre du fil, dans le cas dont il s'agit.

$$\begin{aligned} X' - \frac{F(x'' - x')}{f} &= 0 \\ Y' - \frac{F(y'' - y')}{f} &= 0 \\ Z' - \frac{F(z'' - z')}{f} &= 0 \\ X'' + \frac{F(x''' - x'')}{f} - \frac{G(x''' - x'')}{g} &= 0 \\ Y'' + \frac{F(y''' - y'')}{f} - \frac{G(y''' - y'')}{g} &= 0 \\ Z'' + \frac{F(z''' - z'')}{f} - \frac{G(z''' - z'')}{g} &= 0 \\ X''' + \frac{G(x''' - x'')}{g} &= 0 \\ Y''' + \frac{G(y''' - y'')}{g} &= 0 \\ Z''' + \frac{G(z''' - z'')}{g} &= 0. \end{aligned}$$

lesquelles sont, comme l'on voit, analogues à celles du même article, pour le cas où le fil est inextensible, en supposant $\lambda = F$, $\mu = G$, &c.

78 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

D'où l'on voit que les quantités $F, G, \&c$, qui expriment ici les forces des fils supposés élastiques, sont les mêmes que celles que nous avons trouvées ci-dessus (art. 16), pour exprimer les forces des mêmes fils, dans la supposition qu'ils soient inextensibles.

19. Reprenons encore le cas d'un fil inextensible chargé de trois corps, mais supposons en même tems que le corps du milieu puisse couler le long du fil; dans ce cas la condition du problème sera que la somme des distances entre le premier & le second corps, & entre le second & le troisieme soit constante, ainsi nommant comme ci-dessus f & g ces distances, on aura $f+g = \text{const}$, & par conséquent $df+dg = 0$.

On multipliera donc la quantité différentielle $df+dg$ par un coefficient indéterminé λ , & on l'ajoutera à la somme des momens des différentes forces qu'on suppose agir sur les corps, ce qui donnera cette équation générale de l'équilibre,

$$X'dx' + Y'dy' + Z'dz' + X''dx'' + Y''dy'' + Z''dz'' + X'''dx''' + Y'''dy''' + Z'''dz''' + \lambda(df+dg) = 0;$$

d'où (en substituant les valeurs de df & dg , & égalant à zéro la somme des termes affectés de chacune des différences $dx', dy' \&c$), on tirera les équations suivantes pour l'équilibre du fil,

$$X' - \lambda \frac{x'' - x'}{f} = 0$$

$$Y' - \lambda \frac{y'' - y'}{f} = 0$$

$$\begin{aligned} Z' - \lambda \frac{z'' - z'}{f} &= 0 \\ X'' + \lambda \left(\frac{x'' - x'}{f} - \frac{x''' - x''}{g} \right) &= 0 \\ Y'' + \lambda \left(\frac{y'' - y'}{f} - \frac{y''' - y''}{g} \right) &= 0 \\ Z'' + \lambda \left(\frac{z'' - z'}{f} - \frac{z''' - z''}{g} \right) &= 0 \\ X''' + \lambda \frac{x''' - x''}{g} &= 0 \\ Y''' + \lambda \frac{y''' - y''}{g} &= 0 \\ Z''' + \lambda \frac{z''' - z''}{g} &= 0, \end{aligned}$$

dans lesquelles il n'y aura plus qu'à éliminer l'inconnue λ .

On voit par-là comment il faudroit s'y prendre, s'il y avoit un plus grand nombre de corps dont les uns fussent attachés fixement au fil, & dont les autres y pussent couler librement.

20. Supposons maintenant que les trois corps soient unis par une verge inflexible, enforte qu'ils soient obligés de garder toujours entr'eux les mêmes distances; il faudra dans ce cas que l'on ait non-seulement $df = 0$ & $dg = 0$, mais que la différentielle de la distance entre le premier & le troisième corps que nous désignerons par h , soit aussi nulle; par conséquent en prenant trois coefficients indéterminés, λ, μ, ν , on aura cette équation générale de l'équilibre,

$$\begin{aligned} X'dx' + Y'dy' + Z'dz' + X''dx'' + Y''dy'' + Z''dz'' \\ + X'''dx''' + Y'''dy''' + Z'''dz''' + \lambda df + \mu dg + \nu dh = 0, \end{aligned}$$

Les valeurs de df & dg ont déjà été données ci-dessus; à l'égard de celle de dh , il est clair qu'on aura

80 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$h = \sqrt{(x''' - x')^2 + (y''' - y')^2 + (z''' - z')^2},$$

& par conséquent

$$dh = \frac{(x''' - x')(dx''' - dx') + (y''' - y')(dy''' - dy') + (z''' - z')(dz''' - dz')}{h}.$$

Faisant ces substitutions, & égalant à zéro la somme des termes affectés de chacune des différences dx' , dy' , &c, on aura ces neuf équations particulières

$$X' - \lambda \frac{x'' - x'}{f} - \nu \frac{x''' - x'}{h} = 0$$

$$Y' - \lambda \frac{y'' - y'}{f} - \nu \frac{y''' - y'}{h} = 0$$

$$Z' - \lambda \frac{z'' - z'}{f} - \nu \frac{z''' - z'}{h} = 0$$

$$X'' + \lambda \frac{x'' - x'}{f} - \mu \frac{x''' - x''}{g} = 0$$

$$Y'' + \lambda \frac{y'' - y'}{f} - \mu \frac{y''' - y''}{g} = 0$$

$$Z'' + \lambda \frac{z'' - z'}{f} - \mu \frac{z''' - z''}{g} = 0$$

$$X''' + \mu \frac{x''' - x''}{g} + \nu \frac{x''' - x'}{h} = 0$$

$$Y''' + \mu \frac{y''' - y''}{g} + \nu \frac{y''' - y'}{h} = 0$$

$$Z''' + \mu \frac{z''' - z''}{g} + \nu \frac{z''' - z'}{h} = 0,$$

d'où il faudra éliminer les trois inconnues indéterminées λ , μ , ν , en sorte qu'il ne restera que six équations pour les conditions de l'équilibre.

21. D'abord il est clair par la forme même de ces équations, qu'en ajoutant respectivement les trois premières aux trois suivantes & ensuite aux trois dernières, on obtient sur le champ trois équations délivrées de λ , μ , ν , lesquelles seront

$$X' +$$

$$X' + X'' + X''' = 0$$

$$Y' + Y'' + Y''' = 0$$

$$Z' + Z'' + Z''' = 0.$$

Rien n'est plus facile que de trouver encore trois autres équations par l'élimination de λ, μ, ν ; mais pour y parvenir de la manière la plus simple & la plus générale, je commence par déduire des équations ci-dessus, ces neuf transformées,

$$X' y' - Y' x' - \lambda \frac{y' x'' - x' y''}{f} - \nu \frac{y' x''' - x' y'''}{h} = 0$$

$$X' z' - Z' x' - \lambda \frac{z' x'' - x' z''}{f} - \nu \frac{z' x''' - x' z'''}{h} = 0$$

$$Y' z' - Z' y' - \lambda \frac{z' y'' - y' z''}{f} - \nu \frac{z' y''' - y' z'''}{h} = 0$$

$$X'' y'' - Y'' x'' + \lambda \frac{y' x''' - x' y'''}{f} - \mu \frac{y'' x''' - y'''}{g} = 0$$

$$X'' z'' - Z'' x'' + \lambda \frac{z' x''' - x' z'''}{f} - \mu \frac{z'' x''' - z'''}{g} = 0$$

$$Y'' z'' - Z'' y'' + \lambda \frac{y' y''' - y' x'''}{f} - \mu \frac{z'' y''' - y'' z'''}{g} = 0$$

$$X''' y''' - Y''' x''' + \mu \frac{y'' x''' - x'' y'''}{g} + \nu \frac{y' x''' - x' y'''}{h} = 0$$

$$X''' z''' - Z''' x''' + \mu \frac{z'' x''' - x'' z'''}{g} + \nu \frac{z' x''' - x' z'''}{h} = 0$$

$$Y''' z''' - Z''' y''' + \mu \frac{z'' y''' - y'' z'''}{g} + \nu \frac{z' y''' - y' z'''}{h} = 0,$$

lesquelles étant, comme l'on voit, analogues aux équations primitives, donneront de la même manière, par la simple addition, ces trois-ci,

82 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$\begin{aligned} X'y - Y'x + X''y'' - Y''x'' + X'''y''' - Y'''x''' &= 0 \\ X'\zeta - Z'x' + X''\zeta'' - Z''x'' + X'''\zeta''' - Z'''\zeta''' &= 0 \\ Y'\zeta - Z'y' + Y''\zeta'' - Z''y'' + Y'''\zeta''' - Z'''\zeta''' &= 0. \end{aligned}$$

Les trois premières équations montrent que la somme des forces parallèles à chacun des trois axes des coordonnées, doit être nulle; & les trois dernières renferment le principe connu des momens (en entendant par moment le produit de la puissance par son bras de levier) par lequel il faut que la somme des momens de toutes les forces, pour faire tourner le système autour de chacun des trois axes, soit aussi nulle.

22. Si le premier corps étoit fixe, alors les différences dx' , dy' , $d\zeta'$ seroient nulles, & les trois premières des neuf équations de l'article 20 n'existeroient pas; il n'y auroit donc alors que six équations, qui par l'élimination des trois inconnues λ , μ , ν , se réduiroient à trois.

Pour arriver à ces trois équations, on peut s'y prendre d'une manière analogue à celle dont on s'est servi pour trouver les trois dernières équations de l'article 21, pourvu qu'on ait soin de faire en sorte que les transformées ne renferment point les indéterminées λ & ν qui entrent dans les trois premières dont il faut faire maintenant abstraction; or c'est ce que l'on obtiendra par ces combinaisons,

$$\begin{aligned} -Y''(x'' - x') - \mu \frac{(y'' - y')(x''' - x'') - (x'' - x')(y''' - y'')}{g} &= 0 \\ -Z''(x'' - x') - \mu \frac{(\zeta'' - \zeta')(x''' - x'') - (x'' - x')(\zeta''' - \zeta'')}{g} &= 0 \\ -Z''(y'' - y') - \mu \frac{(\zeta'' - \zeta')(y''' - y'') - (y'' - y')(\zeta''' - \zeta'')}{g} &= 0 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 X'''(y'''-y')-Y'''(x'''-x')+\mu & \frac{(y''-y')(x'''-x'')-(x'''-x')(y'''-y'')}{g} \\
 X'''(\xi'''-\xi')-Z'''(x'''-x')+\mu & \frac{(\xi'''-\xi')(x'''-x'')-(x'''-x')(\xi'''-\xi'')}{g} \\
 Y'''(\xi'''-\xi')-Z'''(y'''-y')+\mu & \frac{(\xi'''-\xi')(y'''-y'')-(y'''-y')(\xi'''-\xi'')}{g}
 \end{aligned}$$

& si l'on ajoute maintenant les trois premières de ces transformées aux trois dernières, on aura sur le champ ces trois-ci,

$$\begin{aligned}
 X''(y''-y')-Y''(x''-x')+X'''(y'''-y')-Y'''(x'''-x') & = 0 \\
 X''(\xi''-\xi')-Z''(x''-x')+X'''(\xi'''-\xi')-Z'''(x'''-x') & = 0 \\
 Y''(\xi''-\xi')-Z''(y''-y')+Y'''(\xi'''-\xi')-Z'''(y'''-y') & = 0,
 \end{aligned}$$

lesquelles auront toujours lieu, quel que soit l'état du premier corps, puisqu'elles sont indépendantes des équations relatives à ce corps. Ces équations renferment, comme l'on voit, le même principe des momens, mais par rapport à des axes qui passeroient par le premier corps.

23. Supposons qu'il y ait un quatrième corps attaché à la même verge inflexible, pour lequel les coordonnées rectangles soient x''', y''', ξ''' , & les forces parallèles à ces coordonnées X''', Y''', Z''' .

Il faudra donc ajouter à la somme des momens des forces, la quantité $X''' dx''' + Y''' dy''' + Z''' d\xi'''$; ensuite, comme les distances entre tous les corps doivent demeurer constantes, on aura par les conditions du problème, non-seulement $df=0, dg=0, dh=0$, comme dans le cas précédent; mais aussi $dl=0, dm=0, dn=0$, en nommant l, m, n les distances du quatrième corps aux trois précédens. Ainsi l'équation générale de l'équilibre sera dans ce cas

84 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$X' dx' + Y' dy' + Z' dz' + X'' dx'' + Y'' dy'' + Z'' dz'' \\ + X''' dx''' + Y''' dy''' + Z''' dz''' + X^{iv} dx^{iv} + Y^{iv} dy^{iv} + Z^{iv} dz^{iv} \\ + \lambda df + \mu dg + \nu dh + \pi dl + \rho dm + \sigma dn = 0.$$

Les valeurs de df, dg, dh sont les mêmes que ci-dessus ; quant à celles de dl, dm, dn , il est visible qu'on aura

$$l = \sqrt{(x^{iv} - x')^2 + (y^{iv} - y')^2 + (z^{iv} - z')^2}$$

$$m = \sqrt{(x^{iv} - x'')^2 + (y^{iv} - y'')^2 + (z^{iv} - z'')^2}$$

$$n = \sqrt{(x^{iv} - x''')^2 + (y^{iv} - y''')^2 + (z^{iv} - z''')^2},$$

& par conséquent,

$$\begin{aligned} &= \frac{(x^{iv} - x') (dx^{iv} - dx') + (y^{iv} - y') (dy^{iv} - dy') + (z^{iv} - z') (dz^{iv} - dz')}{l} \\ &= \frac{(x^{iv} - x'') (dx^{iv} - dx'') + (y^{iv} - y'') (dy^{iv} - dy'') + (z^{iv} - z'') (dz^{iv} - dz'')}{m} \\ &= \frac{(x^{iv} - x''') (dx^{iv} - dx''') + (y^{iv} - y''') (dy^{iv} - dy''') + (z^{iv} - z''') (dz^{iv} - dz''')}{n} \end{aligned}$$

Faisant ces substitutions, & égalant à zéro la somme des termes affectés de chacune des différences $dx', dy', \&c$, on trouvera douze équations particulières, dont les neuf premières feront les mêmes que celles de l'article 20, en ajoutant respectivement à leurs premiers membres les quantités suivantes,

$$\begin{aligned} & - \pi \frac{x^{iv} - x'}{l}, \quad - \pi \frac{y^{iv} - y'}{l}, \quad - \pi \frac{z^{iv} - z'}{l}, \\ & - \rho \frac{x^{iv} - x''}{m}, \quad - \rho \frac{y^{iv} - y''}{m}, \quad - \rho \frac{z^{iv} - z''}{m}, \\ & - \sigma \frac{x^{iv} - x'''}{n}, \quad - \sigma \frac{y^{iv} - y'''}{n}, \quad - \sigma \frac{z^{iv} - z'''}{n}; \end{aligned}$$

& dont les trois dernières feront

$$X'' + \pi \frac{x'' - x'}{l} + \rho \frac{x'' - x''}{m} + \sigma \frac{x'' - x''}{n} = 0$$

$$Y'' + \pi \frac{y'' - y'}{l} + \rho \frac{y'' - y''}{m} + \sigma \frac{y'' - y''}{n} = 0$$

$$Z'' + \pi \frac{z'' - z'}{l} + \rho \frac{z'' - z''}{m} + \sigma \frac{z'' - z''}{n} = 0.$$

24. Comme il y a en tout douze équations, & qu'il y y a six indéterminées, $\lambda, \mu, \nu, \pi, \rho, \sigma$ à éliminer, il ne restera pour les conditions de l'équilibre, que six équations finales comme dans le cas de trois corps; & on trouvera par une méthode semblable à celle de l'article 21, ces six équations analogues à celles de cet article,

$$X' + X'' + X''' + X'''' = 0$$

$$Y' + Y'' + Y''' + Y'''' = 0$$

$$Z' + Z'' + Z''' + Z'''' = 0$$

$$X' y' - Y' x' + X'' y'' - Y'' x'' + X''' y''' - Y''' x''' + X'''' y'''' - Y'''' x''''$$

$$X' z' - Z' x' + X'' z'' - Z'' x'' + X''' z''' - Z''' x''' + X'''' z'''' - Z'''' x''''$$

$$Y' z' - Z' y' + Y'' z'' - Z'' y'' + Y''' z''' - Z''' y''' + Y'''' z'''' - Z'''' y''''$$

Au lieu des trois dernières, on pourra aussi substituer les trois suivantes, qu'on trouvera par la méthode de l'article 22, & qui étant indépendantes des équations relatives au premier corps, ont l'avantage d'avoir toujours lieu, quel que soit l'état de ce corps,

$$X''(y'' - y') - Y''(x'' - x') + X'''(y''' - y'') - Y'''(x''' - x'') \\ + X''''(y'''' - y''') - Y''''(x'''' - x''') = 0,$$

$$X''(z'' - z') - Z''(x'' - x') + X'''(z''' - z'') - Z'''(x''' - x'') \\ + X''''(z'''' - z''') - Z''''(x'''' - x''') = 0,$$

86 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$Y''(\xi'' - \xi') - Z''(y'' - y') + Y'''(\xi''' - \xi') - Z'''(y''' - y') \\ + Y''''(\xi'''' - \xi') - Z''''(y'''' - y') = 0.$$

25. On voit maintenant comment il faudroit s'y prendre pour trouver les conditions de l'équilibre d'un nombre quelconque de corps attachés à une verge ou à un levier inflexible. En général il est visible que pour que la position respective des corps demeure la même, il suffit que les distances des trois premiers corps entr'eux soient constantes, & que les distances de chacun des autres corps à ces trois-ci le soient aussi, puisque la position d'un point quelconque est toujours déterminée par les distances de ce point à trois points donnés; on fera donc pour chaque nouveau corps qu'on ajoutera au levier, les mêmes raisonnemens & les mêmes opérations qu'on a faites dans l'article 23, relativement au quatrième corps; & chacun d'eux fournira trois nouvelles équations particulières, avec trois nouvelles indéterminées à éliminer; enforte que les équations finales seront toujours en même nombre que dans le cas de trois corps; & elles seront de la même forme que celles que nous venons de trouver dans l'article précédent.

Au reste, il est visible que ces équations rentrent dans celles que nous avons trouvées en général pour l'équilibre d'un système quelconque libre, dans les articles 3 & 6 de la Section troisième. En effet, puisque, à cause de l'inflexibilité de la verge, les distances des corps entr'eux sont inaltérables, il s'enfuit que l'équilibre doit avoir lieu, pourvu que les mouvemens de translation & de rotation soient détruits; & l'on auroit pu par cette seule considération, résoudre le problème précédent, d'après les formules des

articles cités; mais nous avons cru qu'il n'étoit pas inutile d'en donner une solution directe, & tirée des conditions particulieres de la question.

26. Considérons de nouveau le cas de trois corps joints par une verge; & supposons de plus que la verge soit élastique dans le point ou est le second corps, enforte que les distances de celui-ci au premier & au dernier soient constantes, mais que l'angle formé par les lignes de ces distances soit variable, & que l'effet de l'élasticité consiste à augmenter cet angle, & par conséquent à diminuer l'angle extérieur formé par un des côtés, & par le prolongement de l'autre.

Nommons la force de l'élasticité E , & l'angle extérieur suivant lequel elle s'exerce e ; il est facile de conclure de ce que nous avons établi dans la seconde Section, que le moment de la force E devra être représenté par Ede ; de sorte que la somme des momens de toutes les forces du système sera $X'dx' + Y'dy' + Z'dz' + X''dx'' + Y''dy'' + Z''dz'' + X'''dx''' + Y'''dy''' + Z'''dz''' + Ede$.

Or les conditions du problème sont les mêmes ici que dans l'article 11, c'est-à-dire, $df = 0$ & $dg = 0$. Donc on aura cette équation générale de l'équilibre

$$X'dx' + Y'dy' + Z'dz' + X''dx'' + Y''dy'' + Z''dz'' + X'''dx''' + Y'''dy''' + Z'''dz''' + Ede + \lambda df + \mu dg = 0;$$

& il ne s'agira que d'y substituer les valeurs de de , df , dg ; celles de df & dg sont les mêmes que dans l'article cité; & pour trouver la valeur de de , on remarquera que dans le triangle dont les trois côtés sont f , g , h , (art. 20), $180^\circ - e$ est l'angle opposé au côté h ; enforte

88 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

que par le théorème connu, on aura cof. $e = \frac{f^2 + g^2 - h^2}{2fg}$;

d'où l'on tirera par la différenciation la valeur de de ; & comme par les conditions du problème on a $df = 0$ & $dg = 0$, il suffira de faire varier e & h , ce qui donnera

$de = \frac{hdh}{fg \sin e}$; cette valeur étant substituée dans l'équation

précédente, il est clair qu'elle deviendra de la même forme que l'équation générale de l'équilibre dans le cas de l'article

20, en supposant dans celle-ci $v = \frac{Eh}{fg \sin e}$; par conséquent

les équations particulières seront encore les mêmes dans les deux cas, avec cette seule différence, que dans celui de l'article cité, la quantité v est indéterminée, & doit par conséquent être éliminée; au lieu que dans le cas présent, cette quantité est toute connue, & qu'il n'y a que les deux indéterminées λ , μ à éliminer; en sorte qu'il doit rester une équation finale de plus que dans le cas cité, c'est-à-dire, sept équations finales au lieu de six. Or comme, soit que la quantité v soit connue ou non, rien n'empêche de l'éliminer avec les deux autres λ , μ , il est clair qu'on aura aussi dans le cas présent les mêmes équations qu'on a trouvées dans les articles 21 & 22; & pour trouver la septième équation, il n'y aura qu'à éliminer λ dans les trois premières, ou μ dans les trois dernières des neuf équations particulières

de l'article 21, & substituer pour v sa valeur $\frac{Eh}{fg \sin e}$.

27. Au reste, si dans la valeur de de on n'avoit pas voulu supposer df & dg nuls, on auroit eu une expression de cette forme $de = \frac{hdh}{fg \sin e} + Adf + Bdg$, A & B étant

des

des fonctions de $f, g, h, \sin e$; alors les trois termes $E de + \lambda df + \mu dg$ de l'équation générale, feroient devenus $\frac{Eh}{fg \sin e} dh + (EA + \lambda) df + (EB + \mu) dg$; mais λ & μ étant deux quantités indéterminées, il est visible qu'on peut mettre à leur place $\lambda - EA, \mu - EB$; moyennant quoi la quantité dont il s'agit deviendra $\frac{Eh}{fg \sin e} dh + \lambda df + \mu dg$ comme si f & g n'eussent point varié dans l'expression de de .

28. Si plusieurs corps étoient joints ensemble par des verges élastiques, on trouveroit de la même maniere les équations nécessaires pour l'équilibre de ces corps, & en général notre méthode donnera toujours, avec la même facilité, les conditions de l'équilibre d'un systême de corps liés entr'eux d'une maniere quelconque, & animés de telles forces extérieures qu'on voudra. La marche du calcul est, comme l'on voit, toujours uniforme, ce qu'on doit regarder comme un des principaux avantages de cette méthode.

§. I I I.

De l'équilibre d'un fil dont tous les points sont tirés par des forces quelconques, & qui est supposé parfaitement flexible ou inflexible, ou élastique, & en même-tems extensible ou non.

29. C'est ici le lieu d'employer la méthode que nous avons exposée dans les articles 9 & suiv. de la Section quatrième.

90 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

Nous supposons toujours, pour plus de simplicité, que toutes les forces extérieures qui agissent sur chaque point du fil soient réduites à trois, X, Y, Z , dirigées suivant les coordonnées rectangles x, y, z de ce point. Ainsi en nommant dm l'élément du fil, on aura pour la somme des moments de toutes ces forces, relativement à la longueur totale du fil, cette formule intégrale (Art. 13, Sect. 4),

$$S (X \delta x + Y \delta y + Z \delta z) dm.$$

30. Considérons le cas d'un fil parfaitement flexible & inextensible; nommant ds l'élément de la courbe de ce fil, lequel est exprimé par $\sqrt{dx^2 + dy^2 + dz^2}$; il faudra par la condition de l'inextensibilité, que ds soit une quantité invariable, & qu'ainsi l'on ait par rapport à chaque élément du fil, cette équation de condition indéfinie $\delta ds = 0$. Multipliant donc δds par une quantité indéterminée λ , & prenant l'intégrale totale, on aura $S \lambda \delta ds$; & si l'on n'a point d'autre équation de condition, on aura l'équation générale de l'équilibre, en égalant à zéro la somme des deux intégrales qu'on vient de trouver.

Or ayant $ds = \sqrt{dx^2 + dy^2 + dz^2}$, on aura en différenciant suivant δ ,

$$\delta ds = \frac{dx \delta dx + dy \delta dy + dz \delta dz}{ds};$$

$$\text{donc } S \lambda \delta ds = S \frac{\lambda dx}{ds} \delta dx + S \frac{\lambda dy}{ds} \delta dy + S \frac{\lambda dz}{ds} \delta dz;$$

changeant δd en $d\delta$, & intégrant par parties pour faire disparaître le d avant δ , suivant les règles données dans l'article 17 de la Section quatrième, on aura ces transformées,

$$S \frac{\lambda dx}{ds} \delta dx = \frac{\lambda'' dx''}{ds''} \delta x'' - \frac{\lambda' dx'}{ds'} \delta x' - S d. \frac{\lambda dx}{ds} \times \delta x$$

$$S \frac{\lambda dy}{ds} \delta dy = \frac{\lambda'' dy''}{ds''} \delta y'' - \frac{\lambda' dy'}{ds'} \delta y' - S d. \frac{\lambda dy}{ds} \times \delta y$$

$$S \frac{\lambda dz}{ds} \delta dz = \frac{\lambda'' dz''}{ds''} \delta z'' - \frac{\lambda' dz'}{ds'} \delta z' - S d. \frac{\lambda dz}{ds} \times \delta z$$

Ainsi l'équation générale de l'équilibre deviendra

$$\begin{aligned} S \left((X dm - d. \frac{\lambda dx}{ds}) \delta x + (Y dm - d. \frac{\lambda dy}{ds}) \delta y \right. \\ \left. + (Z dm - d. \frac{\lambda dz}{ds}) \delta z \right) + \frac{\lambda'' dx''}{ds''} \delta x'' + \frac{\lambda'' dy''}{ds''} \delta y'' \\ + \frac{\lambda'' dz''}{ds''} \delta z'' - \frac{\lambda' dx'}{ds'} \delta x' - \frac{\lambda' dy'}{ds'} \delta y' - \frac{\lambda' dz'}{ds'} \delta z' = 0. \end{aligned}$$

31. On égalera d'abord à zéro (art. 18, Sect. citée), les coefficients de δx , δy , δz sous le signe S , & l'on aura ces trois équations particulières & indéfinies,

$$X dm - d. \frac{\lambda dx}{ds} = 0$$

$$Y dm - d. \frac{\lambda dy}{ds} = 0$$

$$Z dm - d. \frac{\lambda dz}{ds} = 0,$$

d'où éliminant l'indéterminée λ , il restera deux équations qui serviront à déterminer la courbe du fil.

Cette élimination est très-facile, car on n'a qu'à intégrer les équations précédentes, ce qui donnera celles-ci,

$$\frac{\lambda dx}{ds} = A + \int X dm$$

$$\frac{\lambda dy}{ds} = B + \int Y dm$$

$$\frac{\lambda dz}{ds} = C + \int Z dm,$$

92 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

A, B, C étant des constantes arbitraires; ensuite on aura en chassant λ ,

$$\frac{dy}{dx} = \frac{B + fYdm}{A + fXd m}$$

$$\frac{dz}{dx} = \frac{C + fZ dm}{A + fXd m}$$

équations qui s'accordent avec les formules connues de la chaînette.

32. Si on veut parvenir directement à des équations purement différentielles & sans signe f , on mettra les équations trouvées sous cette forme,

$$X dm - \lambda d. \frac{dx}{ds} - d\lambda \frac{dx}{ds} = 0$$

$$Y dm - \lambda d. \frac{dy}{ds} - d\lambda \frac{dy}{ds} = 0$$

$$Z dm - \lambda d. \frac{dz}{ds} - d\lambda \frac{dz}{ds} = 0$$

d'où éliminant $d\lambda$, on aura d'abord ces deux-ci;

$$\frac{X dy - Y dx}{ds} dm = \lambda \left(\frac{dy}{ds} d. \frac{dx}{ds} - \frac{dx}{ds} d. \frac{dy}{ds} \right)$$

$$\frac{X dz - Z dx}{ds} dm = \lambda \left(\frac{dz}{ds} d. \frac{dx}{ds} - \frac{dx}{ds} d. \frac{dz}{ds} \right);$$

ensuite si on multiplie les mêmes équations respectivement

par $\frac{dx}{ds}$, $\frac{dy}{ds}$, $\frac{dz}{ds}$, on aura, à cause de $\frac{dx}{ds} d. \frac{dx}{ds}$

$$+ \frac{dy}{ds} d. \frac{dy}{ds} + \frac{dz}{ds} d. \frac{dz}{ds} = \frac{1}{2} d. \left(\frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{ds^2} \right) = 0,$$

$$\frac{X dx + Y dy + Z dz}{ds} dm = d\lambda; \text{ \& il n'y aura plus qu'à sub-}$$

stituer dans cette dernière les valeurs de λ tirées des précédentes.

33. Considérons maintenant les termes de l'équation générale qui sont hors du signe S ; & supposons premièrement que le fil soit entièrement libre; dans ce cas les variations $\delta x'$, $\delta y'$, $\delta z'$, & $\delta z''$, $\delta y''$, $\delta z''$ qui répondent aux deux points extrêmes du fil, seront toutes indéterminées & arbitraires; par conséquent il faudra que chaque terme affecté de ces variations soit nul de lui-même. Donc il faudra que l'on ait $\lambda' = 0$ & $\lambda'' = 0$, c'est-à-dire que la valeur de λ devra être nulle au commencement & à la fin du fil. On remplira cette condition par le moyen des constantes. Ainsi, comme les trois premières équations intégrales de l'article 31, donnent pour le premier point du fil où les quantités affectées de f deviennent nulles,

$$\frac{\lambda' dx'}{ds'} = A, \quad \frac{\lambda' dy'}{ds'} = B, \quad \frac{\lambda' dz'}{ds'} = C, \quad \& \text{ pour le dernier point du fil où } f \text{ se change en } S,$$

$$\frac{\lambda'' dx''}{ds''} = A + SX dm, \quad \frac{\lambda'' dy''}{ds''} = B + SY dm, \quad \frac{\lambda'' dz''}{ds''} = C$$

on aura dans le cas dont il s'agit, $A = 0$, $B = 0$, $C = 0$, & $SX dm = 0$, $SY dm = 0$, $SZ dm = 0$. Ces trois dernières équations répondent, comme l'on voit, aux trois premières de l'article 12 de la Section présente.

34. Supposons en second lieu que le fil soit attaché par un de ses bouts, ou par tous les deux; & si c'est le premier bout qui est fixe, les variations $\delta x'$, $\delta y'$, $\delta z'$ seront nulles, & il suffira d'égaliser à zéro les coefficients de $\delta x''$, $\delta y''$, $\delta z''$, c'est à-dire, de faire $\lambda'' = 0$.

Par la même raison, lorsque le second bout sera fixe, il suffira de faire $\lambda' = 0$. Mais si les deux bouts étoient fixes

94 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

à la fois, alors il n'y auroit aucune condition particulière à remplir, puisque les variations $\delta x', \delta y', \delta z', \delta x'', \delta y'', \delta z''$ feroient toutes nulles.

35. Supposons en troisième lieu que les extrémités du fil soient attachées à des lignes ou surfaces courbes, le long desquelles elles puissent glisser librement; & soient, par exemple, $d\zeta' = a'dx' + b'dy'$, $d\zeta'' = a''dx'' + b''dy''$ les équations différentielles des surfaces auxquelles le premier & le dernier point du fil sont attachés; on aura pareillement en changeant d en δ , $\delta\zeta' = a'\delta x' + b'\delta y'$, $\delta\zeta'' = a''\delta x'' + b''\delta y''$; on substituera donc ces valeurs dans les termes dont il s'agit, on égalera ensuite à zéro les coefficients de $\delta x', \delta y', \delta x'', \delta y''$.

En général on traitera la partie qui est hors du signe dans l'équation générale de l'équilibre, comme si elle étoit seule, & qu'elle représentât l'équation de l'équilibre de deux corps séparés & placés aux extrémités du fil.

36. Supposons, par exemple, que le fil soit attaché par ses deux bouts aux extrémités d'un levier mobile autour d'un point fixe. Soient a, b, c les trois coordonnées rectangulaires qui déterminent dans l'espace la position de ce point fixe, c'est-à-dire, du point d'appui du levier, & soient de plus f la distance entre ce point d'appui & l'extrémité du levier, à laquelle est attaché le premier bout du fil, g la distance entre le même point d'appui & l'autre extrémité du levier à laquelle est attaché le second bout du fil, h la distance entre les deux extrémités du levier, & par conséquent aussi entre les deux bouts du fil; il est clair que ces six quantités a, b, c, f, g, h sont données par la nature du problème, &

il est visible en même-tems que x', y', z' étant les coordonnées pour le commencement de la courbe du fil, & x'', y'', z'' les coordonnées pour la fin de la même courbe, on aura

$$f = \sqrt{(a - x')^2 + (b - y')^2 + (c - z')^2},$$

$$g = \sqrt{(a - x'')^2 + (b - y'')^2 + (c - z'')^2},$$

$$h = \sqrt{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2 + (z'' - z')^2}.$$

Or ces quantités f, g, h étant invariables, on aura donc en différenciant par δ ces trois équations de condition déterminées,

$$(a - x') \delta x' + (b - y') \delta y' + (c - z') \delta z' = 0$$

$$(a - x'') \delta x'' + (b - y'') \delta y'' + (c - z'') \delta z'' = 0$$

$$(x'' - x') (\delta x'' - \delta x') + (y'' - y') (\delta y'' - \delta y') + (z'' - z') (\delta z'' -$$

qui étant multipliées chacune par un coefficient indéterminé, devront être aussi ajoutées à l'équation générale de l'équilibre.

Ainsi prenant α, β, γ pour les trois coefficients dont il s'agit, & égalant à zéro les coefficients des six variations $\delta x', \delta y', \delta z', \delta x'', \delta y'', \delta z''$, on aura autant d'équations particulières déterminées, qui feront

$$\alpha (a - x') - \gamma (x'' - x') - \frac{\lambda' dx'}{ds'} = 0$$

$$\alpha (b - y') - \gamma (y'' - y') - \frac{\lambda' dy'}{ds'} = 0$$

$$\alpha (c - z') - \gamma (z'' - z') - \frac{\lambda' dz'}{ds'} = 0$$

$$\beta (a - x'') + \gamma (x'' - x') + \frac{\lambda'' dx''}{ds''} = 0$$

96 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$\beta (b - y'') + \gamma (y'' - y') + \frac{\lambda'' dy''}{ds''} = 0$$

$$\beta''(c - z'') + \gamma (z'' - z') + \frac{\lambda'' dz''}{ds''} = 0,$$

& qui, par l'élimination de α, β, γ , se réduiront à trois.

Ces trois étant ensuite combinées avec les trois équations de condition ci-dessus, serviront à déterminer la position du levier.

On voit par-là comment il faudra s'y prendre dans d'autres cas semblables.

37. Enfin, si outre les forces qui animent chaque point du fil, il y en avoit de particulieres appliquées aux deux extrémités du fil, & représentées par X', Y', Z' pour le premier bout du fil, & par X'', Y'', Z'' pour le dernier bout, ces forces donneroient les momens

$$X' \delta x' + Y' \delta y' + Z' \delta z' + X'' \delta x'' + Y'' \delta y'' + Z'' \delta z'',$$

& il faudroit ajouter encore cette quantité au premier membre de l'équation générale de l'équilibre, c'est-à-dire, à la partie qui est hors du signe, laquelle deviendroit alors

$$X'' + \frac{\lambda'' dx''}{ds''} \delta x'' + \left(Y'' + \frac{\lambda'' dy''}{ds''} \right) \delta y'' + \left(Z'' + \frac{\lambda'' dz''}{ds''} \right) \delta z''$$

$$X' - \frac{\lambda' dx'}{ds'} \delta x' + \left(Y' - \frac{\lambda' dy'}{ds'} \right) \delta y' + \left(Z' - \frac{\lambda' dz'}{ds'} \right) \delta z',$$

& sur laquelle on opéreroit dans les différens cas, comme on vient de le voir dans les articles précédens.

38. Supposons maintenant que le fil animé dans tous ses points par les mêmes forces X, Y, Z , & tiré de plus dans ses deux extrémités par les forces $X', Y', Z', X'', Y'', Z''$, doive être couché sur une surface courbe donnée, dont
l'équation

l'équation soit $dz = p dx + q dy$, & que l'on demande la figure & la position de ce fil sur la même surface pour qu'il soit en équilibre.

Ce problème qui seroit peut-être assez difficile à traiter par les principes ordinaires de la Méchanique, se résout très-facilement par notre méthode & par nos formules; en effet, l'équation de la surface donnée, donne en changeant d en δ , $\delta z = p \delta x + q \delta y$; ainsi il n'y aura qu'à substituer cette valeur de δz dans les termes sous le signe de l'équation générale de l'équilibre du fil (art. 30) & ensuite égalier séparément à zéro les quantités affectées de δx , & de δy . On aura par ce moyen ces deux équations indéfinies,

$$X dm - d. \frac{\lambda dx}{ds} + p \left(Z dm - d. \frac{\lambda dz}{ds} \right) = 0$$

$$Y dm - d. \frac{\lambda dy}{ds} + q \left(Z dm - d. \frac{\lambda dz}{ds} \right) = 0,$$

lesquelles serviront à déterminer la courbe du fil, étant combinées avec l'équation $dz = p dx + q dy$ de la surface, & étant débarrassées, par l'élimination, de l'indéterminée λ .

39. De plus, comme on suppose que le fil soit appliqué dans toute sa longueur à la même surface, on aura aussi pour ses deux points extrêmes, $\delta z' = p' \delta x' + q' \delta y'$, & $\delta z'' = p'' \delta x'' + q'' \delta y''$. On fera donc encore ces substitutions dans les termes hors du signe de l'équation générale (art. 30), ou plutôt dans la formule donnée dans l'article 37, & dans laquelle on a eu égard aux forces X' , Y' , &c; on égalera ensuite séparément à zéro les quantités affectées de chacune des quatre variations restantes $\delta x'$, $\delta y'$, $\delta x''$, $\delta y''$; l'on aura ces quatre nouvelles équations déterminées,

$$X' - \frac{\lambda' dx'}{ds'} + p' \left(Z' - \frac{\lambda' dz'}{ds'} \right) = 0$$

$$Y' - \frac{\lambda' dy'}{ds'} + q' \left(Z' - \frac{\lambda' dz'}{ds'} \right) = 0$$

$$X'' + \frac{\lambda'' dx''}{ds''} + p'' \left(Z'' + \frac{\lambda'' dz''}{ds''} \right) = 0$$

$$Y'' + \frac{\lambda'' dy''}{ds''} + q'' \left(Z'' + \frac{\lambda'' dz''}{ds''} \right) = 0,$$

auxquelles il faudra satisfaire par le moyen des constantes.

40. Mais au lieu de substituer, ainsi que nous venons de le faire, la valeur de δz en δx & δy tirée de l'équation $\delta z - p\delta x - q\delta y = 0$, on pourroit regarder cette même équation comme une nouvelle équation de condition indéterminée; il faudroit alors multiplier cette équation par un autre coefficient indéterminé μ , en prendre l'intégrale totale, & l'ajouter à l'équation générale de l'équilibre (art. 30). De cette manière la partie sous le signe deviendrait

$$S \left[\left(X dm - d. \frac{\lambda dx}{ds} - \mu p \right) \delta x + \left(Y dm - d. \frac{\lambda dy}{ds} - \mu q \right) \delta y \right. \\ \left. + \left(Z dm - d. \frac{\lambda dz}{ds} + \mu \right) \delta z \right],$$

& l'on auroit immédiatement ces trois équations indéfinies,

$$X dm - d. \frac{\lambda dx}{ds} - \mu p = 0$$

$$Y dm - d. \frac{\lambda dy}{ds} - \mu q = 0$$

$$Z dm - d. \frac{\lambda dz}{ds} - \mu = 0,$$

lesquelles par l'élimination de μ redonneront les mêmes équations déjà trouvées (art. 38). Mais ces dernières ont de plus l'avantage de faire connoître en même-tems la pression

que chaque élément du fil exerce sur la surface d'après la théorie donnée dans l'article 7 de la Section quatrième.

41. En effet, il est facile de déduire de cette théorie que les termes $\mu (\delta z - p \delta x - q \delta y)$ provenant de l'équation de condition $\delta z - p \delta x - q \delta y = 0$, peuvent représenter l'effet d'une force égale à $\mu \sqrt{1 + p^2 + q^2}$, & appliquée à chaque élément dm du fil dans une direction perpendiculaire à la surface qui a pour équation $\delta z - p \delta x - q \delta y = 0$, ou bien $dz - p dx - q dy = 0$, c'est à la surface même sur laquelle le fil est supposé couché. Cette surface fait donc l'effet de la force en question, laquelle sera par conséquent égale & directement contraire à la pression exercée par le fil sur la même surface (art. 8, Sect. 4). De sorte que la pression de chaque point du fil sera $= \frac{\mu \sqrt{1 + p^2 + q^2}}{dm}$, ou bien en substituant les valeurs de μ , μp , μq tirées des équations ci-dessus,

$$\sqrt{\left(X - \frac{1}{dm} \times d \cdot \frac{\lambda dx}{ds}\right)^2 + \left(Y - \frac{1}{dm} \times d \cdot \frac{\lambda dy}{ds}\right)^2 + \left(Z - \frac{1}{dm}\right)^2}$$

On appliquera ensuite les mêmes raisonnemens à la partie de l'équation générale qui est hors du signe S , & l'on en tirera des conclusions analogues.

42. Jusqu'ici nous avons supposé que le fil étoit inextensible; regardons-le maintenant comme un ressort capable d'extension & de contraction; & soit F la force avec laquelle chaque élément ds de la courbe du fil tend à se contracter, on aura, comme dans l'art. 18 (en mettant ds à la place de f , & en changeant d en s), $F \delta ds$ pour le moment de cette force, & $S F \delta ds$ pour la somme des momens de

100 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

toutes les forces de contraction qui agissent sur toute la longueur du fil. On ajoutera donc cette intégrale $\int F \delta s$ à l'intégrale $\int (X \delta x + Y \delta y + Z \delta z)$ qui exprime la somme des momens de toutes les forces extérieures qui agissent sur le fil (art. 29), & égalant le tout à zéro, on aura l'équation générale de l'équilibre du fil à ressort.

Or il est visible que cette équation sera de la même forme que celle de l'art. 30 pour le cas d'un fil inextensible, & qu'en y changeant F en λ , les deux équations deviendront même identiques. On aura donc dans le cas présent les mêmes équations particulières pour l'équilibre du fil qu'on a trouvées dans le cas de l'article 31, en mettant seulement dans celle-ci F à la place de λ . Or comme la quantité F est supposée connue, on n'aura pas besoin de l'éliminer; c'est pourquoi on aura ici une équation de plus pour l'équilibre du fil que dans le cas cité; mais comme d'ailleurs l'élimination est toujours permise, il s'ensuit que les équations résultantes de cette élimination, auront également lieu pour un fil inextensible, comme pour un fil extensible & à ressort.

On peut conclure de-là que la quantité indéterminée λ de la solution de l'article 31, n'exprime proprement autre chose que la force avec laquelle chaque élément du fil résiste à être allongé par l'action des forces extérieures; c'est à-dire, ce qu'on nomme communément la tension du fil. C'est aussi ce qu'on auroit pu trouver directement par la théorie de l'article 7 de la Section précédente, ainsi que nous l'avons fait à l'égard de la pression exercée par le fil sur une surface (art. précéd.).

43. Supposons de nouveau le fil inextensible, mais au lieu

P R E M I E R E P A R T I E. 107

de le supposer en même-tems parfaitement flexible, comme on l'a fait jusqu'ici, supposons-le élastique, enforte qu'il y ait dans chaque point une force que j'appellerai E , qui s'oppose à l'inflexion du fil, & qui tende par conséquent à diminuer l'angle de contingence. Nommant cet angle e , on aura, comme dans l'article 16 (en changeant seulement d en δ), $E\delta e$ pour le moment de chaque force E ; donc $\int E\delta e$ fera la somme des momens de toutes les forces d'élasticité qui agissent dans toute la longueur du fil, laquelle devra donc être ajoutée au premier membre de l'équation générale de l'équilibre dans le cas d'un fil inextensible & parfaitement flexible (art. 30).

Toute la difficulté consiste donc à ramener l'intégrale $\int E\delta e$ à la forme convenable; pour cela il faut commencer par chercher la valeur de e ; or nous avons trouvé plus haut

(art. 16), cos. $e = \frac{f^2 + g^2 - h^2}{2fg}$, d'où l'on tire

$$\sin e^2 = \frac{4f^2g^2 - (f^2 + g^2 - h^2)^2}{4f^2g^2};$$

pour appliquer cette formule au cas présent, il suffit de remarquer que les coordonnées $x', y', z', x'', y'', z'', x''', y''', z'''$ par lesquelles nous avons exprimé les quantités f, g, h (art. 11 & 20), deviennent ici $x, y, z; x + dx, y + dy, z + dz; x + 2dx + d^2x, y + 2dy + d^2y, z + 2dz + d^2z$; enforte qu'on aura $f^2 = dx^2 + dy^2 + dz^2 = ds^2$, $g^2 = (dx + d^2x)^2 + (dy + d^2y)^2 + (dz + d^2z)^2 = dx^2 + dy^2 + dz^2 + 2(dx d^2x + dy d^2y + dz d^2z) + d^2x^2 + d^2y^2 + d^2z^2 = ds^2 + 2ds d^2s + d^2x^2 + d^2y^2 + d^2z^2$, $h^2 = (2dx + d^2x)^2 + (2dy + d^2y)^2 + (2dz + d^2z)^2$

102 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$= 4 ds^2 + 4 ds d^2 s + d^2 x^2 + d^2 y^2 + d^2 z^2$; donc $f^2 + g^2 - h^2 = -2 ds^2 - 2 ds d^2 s$; & $4f^2 g^2 - (f^2 + g^2 - h^2)^2 = 4 ds^4 + 8 ds^3 d^2 s + 4 ds^2 (d^2 x^2 + d^2 y^2 + d^2 z^2) - 4(ds^2 + ds d^2 s)^2 = 4 ds^2 (d^2 x^2 + d^2 y^2 + d^2 z^2 - d^2 s^2)$.
Donc enfin on aura

$$\sin e^2 = \frac{d^2 x^2 + d^2 y^2 + d^2 z^2 - d^2 s^2}{ds^2}.$$

Comme cette valeur de $\sin e^2$ est infiniment petite du second ordre, il s'ensuit que $\sin e$, & par conséquent aussi l'angle e sera infiniment petit du premier ordre; de sorte qu'on aura

$$e = \frac{\sqrt{(d^2 x^2 + d^2 y^2 + d^2 z^2 - d^2 s^2)}}{ds};$$

c'est l'expression de l'angle de contingence e dans une courbe quelconque à double courbure.

44. On différenciera maintenant suivant δ , pour avoir la valeur de δe , & comme par la condition de l'inextensibilité du fil on a déjà $\delta ds = 0$ (art. 21), & par conséquent aussi $d\delta ds = \delta d^2 s = 0$, on pourra traiter dans la différenciation dont il s'agit, ds & $d^2 s$ comme constantes, ainsi l'on aura

$$\delta e = \frac{d^2 x \delta d^2 x + d^2 y \delta d^2 y + d^2 z \delta d^2 z}{ds \sqrt{(d^2 x^2 + d^2 y^2 + d^2 z^2 - d^2 s^2)}};$$

substituant dans $SE \delta e$, & faisant pour abrégé

$$I = \frac{E}{ds \sqrt{(d^2 x^2 + d^2 y^2 + d^2 z^2 - d^2 s^2)}},$$

on aura donc

$$SE \delta e = SI d^2 x \delta d^2 x + SI d^2 y \delta d^2 y + SI d^2 z \delta d^2 z.$$

Ces expressions étant traitées suivant les regles données dans l'article 17 de la Section quatrième, en y changeant d'abord δd en $d\delta$, & intégrant ensuite par parties pour faire disparaître le d avant δ , on aura les transformées suivantes,

$$\begin{aligned} S I d^2 x \delta d^2 x &= I' d^2 x'' d \delta x'' - d. (I' d^2 x'') \delta x'' \\ &- I' d^2 x' d \delta x' + d. (I' d^2 x') \delta x' + S d^2. (I d^2 x) \delta x, \\ S I d^2 y \delta d^2 y &= I' d^2 y'' d \delta y'' - d. (I' d^2 y'') \delta y'' \\ &- I' d^2 y' d \delta y' + d. (I' d^2 y') \delta y' + S d^2. (I d^2 y) \delta y, \\ S I d^2 z \delta d^2 z &= I' d^2 z'' d \delta z'' - d. (I' d^2 z'') \delta z'' \\ &- I' d^2 z' d \delta z' + d. (I' d^2 z') \delta z' + S d^2. (I d^2 z) \delta z. \end{aligned}$$

On ajoutera donc ces différens termes à ceux qui forment le premier membre de l'équation générale de l'équilibre de l'article 30, & l'on aura l'équation de l'équilibre d'un fil inextensible & élastique.

45. Égalant d'abord à zéro les coefficients des variations δx , δy , δz qui se trouvent sous le signe S , on aura ces trois équations indéfinies

$$X d m - d. \frac{\lambda d x}{d s} + d^2. (I d^2 x) = 0$$

$$Y d m - d. \frac{\lambda d y}{d s} + d^2. (I d^2 y) = 0$$

$$Z d m - d. \frac{\lambda d z}{d s} + d^2. (I d^2 z) = 0,$$

d'où il faudra éliminer l'indéterminée λ , ce qui les réduira à deux, qui suffiront pour déterminer la courbe du fil.

Une première intégration donne

$$\frac{\lambda dx}{ds} - d.(I d^{\lambda} x) = A + fX dm$$

$$\frac{\lambda dy}{ds} - d.(I d^{\lambda} y) = B + fY dm$$

$$\frac{\lambda dz}{ds} - d.(I d^{\lambda} z) = C + fZ dm;$$

A, B, C étant des constantes arbitraires, & l'élimination de λ donnera

$$dx d.(I d^{\lambda} y) - dy d.(I d^{\lambda} x) = (A + fX dm) dy - (B + fY dm) dx$$

$$dx d.(I d^{\lambda} z) - dz d.(I d^{\lambda} x) = (A + fX dm) dz - (C + fZ dm) dx$$

$$dy d.(I d^{\lambda} z) - dz d.(I d^{\lambda} y) = (B + fY dm) dz - (C + fZ dm) dy,$$

dont la dernière est déjà contenue dans les deux autres.

Ces équations sont de nouveau intégrables, & l'on aura

$$I(dx d^{\lambda} y - dy d^{\lambda} x) = F + f(A + fX dm) dy - f(B + fY dm) dx,$$

$$I(dx d^{\lambda} z - dz d^{\lambda} x) = G + f(A + fX dm) dz - f(C + fZ dm) dx,$$

$$I(dy d^{\lambda} z - dz d^{\lambda} y) = H + f(B + fY dm) dz - f(C + fZ dm) dy,$$

F, G, H étant de nouvelles constantes.

Or nous avons supposé plus haut (article 44),

$$I = \frac{E}{ds \sqrt{d^{\lambda} x^2 + d^{\lambda} y^2 + d^{\lambda} z^2 - d^{\lambda} s^2}};$$

le carré du dénominateur

$$= (dx^2 + dy^2 + dz^2) (d^{\lambda} x^2 + d^{\lambda} y^2 + d^{\lambda} z^2) - (dx d^{\lambda} x + dy d^{\lambda} y + dz d^{\lambda} z)^2$$

$$= (dx d^{\lambda} y - dy d^{\lambda} x)^2 + (dx d^{\lambda} z - dz d^{\lambda} x)^2 + (dy d^{\lambda} z - dz d^{\lambda} y)^2.$$

Donc si on

ajoute ensemble les carrés des trois équations précédentes,

on aura celle-ci, sans différentielles,

$$E^2 = (F + f(A + fX dm) dy - f(B + fY dm) dx)^2$$

$$+ (G + f(A + fX dm) dz - f(C + fZ dm) dx)^2$$

$$+ (H + f(B + fY dm) dz - f(C + fZ dm) dy)^2,$$

&

& si on divise ensemble deux des mêmes équations, on aura celle-ci où l'élasticité n'entre pas,

$$\frac{dx d^2 z - dz d^2 x}{dx dy - dy dx} = \frac{G + f(A + fX dm) dz - f(C + fZ dm) dx}{F + f(A + fX dm) dy - f(B + fY dm) dx}.$$

Ces deux équations font ce qu'il y a de plus simple pour déterminer la courbe élastique, en ayant égard à la double courbure.

46. Considérons maintenant les termes de l'équation générale qui sont hors du signe S ; ces termes sont

$$\begin{aligned} & \left(\frac{\lambda'' dx''}{ds''} - d. (I'' d^2 x'') \right) \delta x'' + I'' d^2 x'' d \delta x'' \\ & + \left(\frac{\lambda'' dy''}{ds''} - d. (I'' d^2 y'') \right) \delta y'' + I'' d^2 y'' d \delta y'' \\ & + \left(\frac{\lambda'' dz''}{ds''} - d. (I'' d^2 z'') \right) \delta z'' + I'' d^2 z'' d \delta z'' \\ & - \left(\frac{\lambda' dx'}{ds'} - d. (I' d^2 x') \right) \delta x' - I' d^2 x' d \delta x' \\ & - \left(\frac{\lambda' dy'}{ds'} - d. (I' d^2 y') \right) \delta y' - I' d^2 y' d \delta y' \\ & - \left(\frac{\lambda' dz'}{ds'} - d. (I' d^2 z') \right) \delta z' - I' d^2 z' d \delta z'; \end{aligned}$$

& il faudra les faire disparaître indépendamment des valeurs de $\delta x''$, $\delta y''$, &c.

Donc, 1^o, si le fil est entièrement libre, il faudra que les coefficients des douze quantités $\delta x''$, $\delta y''$, $\delta z''$, $d \delta x''$, $d \delta y''$, $d \delta z''$, $\delta x'$, $\delta y'$, $\delta z'$, $d \delta x'$, $d \delta y'$, $d \delta z'$ soient chacun nul en particulier.

Or d'après les premières équations intégrales de l'article 45, on voit qu'en faisant commencer les intégrations au premier point du fil, les coefficients de $\delta x'$, $\delta y'$, $\delta z'$, sont

○

égaux à A, B, C , & ceux de $\delta x'', \delta y'', \delta z''$ deviennent $A + SX dm, B + SY dm, C + SZ dm$. Ainsi il faudra que l'on ait dans le cas dont il s'agit $A = 0, B = 0, C = 0$, & $SX dm = 0, SY dm = 0, SZ dm = 0$.

Ensuite il faudra que l'on ait aussi $I'' d^2 x'' = 0, I'' d^2 y'' = 0, I'' d^2 z'' = 0$, & $I' d^2 x' = 0, I' d^2 y' = 0, I' d^2 z' = 0$, pour faire disparaître les termes affectés de $d\delta x'', d\delta y'', \&c$; & il est clair que les secondes équations intégrales du même article donneront $F = 0, G = 0, H = 0$; & $S(\int X dm. dy - \int Y dm. dx) = 0, S(\int X dm. dz - \int Z dm. dx) = 0, S(\int Y dm. dz - \int Z dm. dy) = 0$.

1°. Si la première extrémité du fil est fixe, alors $\delta x' = 0, \delta y' = 0, \delta z' = 0$; par conséquent A, B, C ne seront pas nuls; mais la condition que les coefficients de $\delta x'', \delta y'', \delta z''$ soient nuls, donnera $A = -SX dm, B = -SY dm, C = -SZ dm$; & si la position de la tangente à cette extrémité étoit donnée aussi, on auroit de plus $d\delta x' = 0, d\delta y' = 0, d\delta z' = 0$, par conséquent F, G, H ne seroient pas nuls, mais la nullité des coefficients de $d\delta x'', d\delta y'', d\delta z''$ donneroit $F = S((B + \int Y dm) dx - (A + \int X dm) dy)$
 $G = S((C + \int Z dm) dx - (A + \int X dm) dz),$
 $H = S((C + \int Z dm) dy - (B + \int Y dm) dz),$
 On raisonnera de la même manière par rapport à l'état de la seconde extrémité du fil.

3°. Enfin, si outre les forces qui agissent sur tous les points du fil, il y en avoit de particulieres $X', Y', Z', X'', Y'', Z''$, appliquées à l'une & à l'autre extrémité, il n'y auroit qu'à ajouter aux termes ci-dessus les suivans,

$X' \delta x' + Y' \delta y' + Z' \delta z' + X'' \delta x'' + Y'' \delta y'' + Z'' \delta z'',$
 & s'il y avoit de plus d'autres conditions relatives à l'état de

ces extrémités, on opéreroit toujours de la même façon & d'après les mêmes principes.

47. Si on vouloit que le fil fût doublement élastique, tant à l'égard de l'extensibilité, qu'à l'égard de la flexibilité, alors on auroit dans l'équation générale de l'équilibre, à la place du terme $S \lambda d\delta s$, celui-ci $S F d\delta s$, c'est-à-dire, simplement F à la place de λ , en nommant F la force d'élasticité qui résiste à l'extension du fil (art. 42). Mais il faudroit de plus, dans ce cas, regarder ds comme variable dans l'expression de δe ; par conséquent il faudroit ajouter à la valeur de δe de l'article 44, ces deux termes, dans lesquels je fais, pour abréger, $\sqrt{(d^2 x^2 + d^2 y^2 + d^2 z^2 - d^2 s^2)} = \sigma$,

$$- \frac{\sigma \delta ds}{ds^2} - \frac{d\sigma \delta ds}{\sigma ds}$$
; donc on ajouteroit à la valeur de $SE \delta e$ du même article les termes $- S \frac{E\sigma}{ds^2} \delta ds - S \frac{E d^2 s}{\sigma ds} \delta d^2 s$; ce dernier se réduit d'abord (article 17, Section 4) à

$$- \frac{E'' d^2 s''}{\sigma'' ds''} d\delta s'' + \frac{E' d^2 s'}{\sigma' ds'} d\delta s' + S d. \frac{E d^2 s}{\sigma ds} . \delta ds$$
; donc il faudra ajouter à la valeur de $SE \delta e$ les termes $- \frac{E'' d^2 s''}{\sigma'' ds''} d\delta s''$
 $+ \frac{E' d^2 s'}{\sigma' ds'} d\delta s' + S \left(d. \frac{E d^2 s}{\sigma ds} - \frac{E\sigma}{ds^2} \right) \delta ds$. Le dernier terme de cette expression étant analogue au terme $S F \delta ds$ sera susceptible de réductions semblables; à l'égard des deux autres il n'y aura qu'à y substituer pour $d\delta s$ la valeur $\frac{dx d\delta x + dy d\delta y + dz d\delta z}{ds}$, en marquant toutes les lettres d'un trait ou de deux.

De-là il est facile de conclure qu'on aura pour la solution du cas présent, les mêmes formules que dans les articles

31 & 32, en y mettant seulement $F + d \cdot \frac{E d^2 s}{\sigma ds} - \frac{E \sigma}{ds}$ à la place de λ ; & ajoutant aux coefficients de $d \delta x''$, $d \delta y''$, $d \delta z''$, $d \delta x'$, $d \delta y'$, $d \delta z'$, les quantités $\omega'' d x''$, $\omega'' d y''$, $\omega'' d z''$, $\omega' d x'$, $\omega' d y'$, $\omega' d z'$, ω étant $= - \frac{E d^2 s}{\sigma ds^2}$.

48. Venons enfin au cas d'un fil inextensible & inflexible; on aura ici pour la somme des momens des forces la même formule intégrale que dans le cas de l'article 30, c'est-à-dire, $S (X \delta x + Y \delta y + Z \delta z) dm$; ensuite la condition de l'inextensibilité du fil donnera comme dans le même article, $\delta ds = 0$; & celle de l'inflexibilité donnera $\delta \epsilon = 0$, puisque l'angle de contingence doit être invariable; mais ces deux conditions ne suffisent pas encore dans le cas où la courbe est à double courbure, comme on va le voir.

49. Pour traiter la question de la manière la plus simple & la plus directe, je remarque que tout consiste à faire en sorte que les différens points de la courbe du fil conservent toujours entr'eux les mêmes distances: or en considérant plusieurs points successifs, dont les coordonnées soient x, y, z , $x + dx, y + dy, z + dz$, $x + 2dx + d^2x, y + 2dy + d^2y, z + 2dz + d^2z$, &c. Il est clair que les carrés des distances entre le premier de ces points & les suivans seront exprimés par les quantités $dx^2 + dy^2 + dz^2$, $(2dx + d^2x)^2 + (2dy + d^2y)^2 + (2dz + d^2z)^2$, $(3dx + 3d^2x + d^3x)^2 + (3dy + 3d^2y + d^3y)^2 + (3dz + 3d^2z + d^3z)^2$; &c.

Supposons, pour abrégé, $dx^2 + dy^2 + dz^2 = \alpha$, $d^2x^2 + d^2y^2 + d^2z^2 = \beta$, $d^3x^2 + d^3y^2 + d^3z^2 = \gamma$, &c, les quantités précédentes étant développées, deviendront $\alpha, 4\alpha + 2d\alpha + \beta$,

$$9a + 9d^2a + 9\beta + 3(d^2a - 2\beta) + 3d\beta + \gamma, \&c.$$

Il faudra donc que les variations de ces quantités soient nulles dans toute l'étendue de la courbe, ce qui donnera ces équations indéfinies,

$$\begin{aligned} \delta a = 0, \quad 4\delta a + 2\delta d a + \delta\beta = 0, \quad 9\delta a + 9\delta d a \\ + 3\delta\beta + 3\delta d^2 a + 3\delta\beta + \delta\gamma = 0, \quad \&c; \end{aligned}$$

mais $\delta a = 0$,
on a aussi $d\delta a = \delta d a = 0$; donc $\delta\beta = 0$; de-là on aura de plus $d^2\delta a = \delta d^2 a = 0$, $d\delta\beta = \delta d\beta = 0$; donc $\delta\gamma = 0$; & ainsi de suite. De sorte que les équations de condition pour l'inextensibilité & l'inflexibilité du fil seront $\delta a = 0$, $\delta\beta = 0$, $\delta\gamma = 0$, &c, c'est-à-dire, en différenciant & changeant δd en $d\delta$,

$$\begin{aligned} d x d \delta x + d y d \delta y + d z d \delta z = 0 \\ d^2 x d^2 \delta x + d^2 y d^2 \delta y + d^2 z d^2 \delta z = 0 \\ d^3 x d^3 \delta x + d^3 y d^3 \delta y + d^3 z d^3 \delta z = 0, \\ \&c. \end{aligned}$$

Il est clair qu'il suffit de trois de ces équations pour déterminer les trois variations δx , δy , δz , d'où l'on peut d'abord conclure que dès qu'on aura satisfait aux trois premières, toutes les autres qu'on pourroit trouver à l'infini, auront lieu d'elles-mêmes; c'est aussi de quoi on peut se convaincre par le calcul même, comme on le verra plus bas (art. 55).

50. On aura donc par notre méthode cette équation générale de l'équilibre,

$$\begin{aligned} 0 = S(X\delta x + Y\delta y + Z\delta z)dm + S\lambda(dx d\delta x + dy d\delta y + \\ + S\mu(d^2 x d^2 \delta x + d^2 y d^2 \delta y + d^2 z d^2 \delta z) + S\nu(d^3 x d^3 \delta x + d^3 y d^3 \delta y \end{aligned}$$

110 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

laquelle par les transformations enseignées se réduira à la forme suivante,

$$\begin{aligned}
 0 = & S(X dm - d.(\lambda dx) + d^2.(\mu d^2 x) - d^3.(\nu d^3 x)) \delta x \\
 & + S(Y dm - d.(\lambda dy) + d^2.(\mu d^2 y) - d^3.(\nu d^3 y)) \delta y \\
 & + S(Z dm - d.(\lambda dz) + d^2.(\mu d^2 z) - d^3.(\nu d^3 z)) \delta z \\
 & + (\lambda'' dx'' - d.(\mu'' d^2 x'') + d^2.(\nu'' d^3 x'')) \delta x'' \\
 & + (\mu'' d^2 x'' - d.(\nu'' d^3 x'')) d \delta x'' + \nu'' d^3 x'' d^2 \delta x'' \\
 & + (\lambda'' dy'' - d.(\mu'' d^2 y'') + d^2.(\nu'' d^3 y'')) \delta y'' \\
 & + (\mu'' d^2 y'' - d.(\nu'' d^3 y'')) d \delta y'' + \nu'' d^3 y'' d^2 \delta y'' \\
 & + (\lambda'' dz'' - d.(\mu'' d^2 z'') + d^2.(\nu'' d^3 z'')) \delta z'' \\
 & + (\mu'' d^2 z'' - d.(\nu'' d^3 z'')) d \delta z'' + \nu'' d^3 z'' d^2 \delta z'' \\
 & - (\lambda' dx' - d.(\mu' d^2 x') + d^2.(\nu' d^3 x')) \delta x' \\
 & - (\mu' d^2 x' - d.(\nu' d^3 x')) d \delta x' - \nu' d^3 x' d^2 \delta x' \\
 & - (\lambda' dy' - d.(\mu' d^2 y') + d^2.(\nu' d^3 y')) \delta y' \\
 & - (\mu' d^2 y' - d.(\nu' d^3 y')) d \delta y' - \nu' d^3 y' d^2 \delta y' \\
 & - (\lambda' dz' - d.(\mu' d^2 z') + d^2.(\nu' d^3 z')) \delta z' \\
 & - (\mu' d^2 z' - d.(\nu' d^3 z')) d \delta z' - \nu' d^3 z' d^2 \delta z'.
 \end{aligned}$$

§ I. Egalant d'abord à zéro les coefficients de δx , δy , δz sous le signe S , on aura ces trois équations indéfinies,

$$\begin{aligned}
 X dm - d.(\lambda dx) + d^2.(\mu d^2 x) - d^3.(\nu d^3 x) &= 0 \\
 Y dm - d.(\lambda dy) + d^2.(\mu d^2 y) - d^3.(\nu d^3 y) &= 0 \\
 Z dm - d.(\lambda dz) + d^2.(\mu d^2 z) - d^3.(\nu d^3 z) &= 0,
 \end{aligned}$$

lesquelles renfermant trois variables indéterminées, λ , μ , ν , ne serviront qu'à déterminer ces trois quantités; enforte qu'il n'y aura aucune équation indéfinie entre les différentes

P R E M I E R E P A R T I E. I I I

forces X, Y, Z qu'on suppose appliquées à tous les points de la verge.

Pour déterminer les quantités dont il s'agit, il est clair qu'il faut intégrer les équations précédentes; or c'est ce qui est facile, & l'on aura ces trois-ci,

$$\begin{aligned} fX dm - \lambda dx + d.(\mu d^2 x) - d^2.(\nu d^3 x) &= A \\ fY dm - \lambda dy + d.(\mu d^2 y) - d^2.(\nu d^3 y) &= B \\ fZ dm - \lambda dz + d.(\mu d^2 z) - d^2.(\nu d^3 z) &= C, \end{aligned}$$

A, B, C étant trois constantes arbitraires.

Je remarque de plus, que si on multiplie la première par dy ou dz , & qu'on en retranche la seconde ou la troisième multipliée par dx , pour éliminer λ de ces trois équations, on aura celles-ci,

$$\begin{aligned} dy fX dm - dx fY dm + dy d.(\mu d^2 x) - dx d.(\mu d^2 y) \\ - dy d^2.(\nu d^3 x) + dx d^2.(\nu d^3 y) &= A dy - B dx, \\ dz fX dm - dx fZ dm + dz d.(\mu d^2 x) - dx d.(\mu d^2 z) \\ - dz d^2.(\nu d^3 x) + dx d^2.(\nu d^3 z) &= A dz - C dx, \\ dz fY dm - dy fZ dm + dz d.(\mu d^2 y) - dy d.(\mu d^2 z) \\ - dz d^2.(\nu d^3 y) + dy d^2.(\nu d^3 z) &= B dz - C dy, \end{aligned}$$

lesquelles sont aussi intégrables, & dont les intégrales sont

$$\begin{aligned} y fX dm - x fY dm - f(Xy - Yx) dm \\ + \mu(dy d^2 x - dx d^2 y) - dy d.(\nu d^3 x) + dx d.(\nu d^3 y) \\ + \nu(d^2 y d^3 x - d^2 x d^3 y) &= Ay - Bx + F, \\ z fX dm - x fZ dm - f(Xz - Zx) dm \\ + \mu(dz d^2 x - dx d^2 z) - dz d.(\nu d^3 x) + dx d.(\nu d^3 z) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 + \nu (d^2 z d^3 x - d^2 x d^3 z) &= A z - C x + G, \\
 z f Y dm - y f Z dm - f (Y z - Z y) dm \\
 + \mu (d z d^2 y - d y d^2 z) - d z d. (\nu d^2 y) + d y d. (\nu d^2 z) \\
 + \nu (d^2 z d^3 y - d^2 y d^3 z) &= B z - C y + H,
 \end{aligned}$$

F, G, H étant de nouvelles constantes arbitraires.

Ces trois dernières équations serviront à déterminer les trois quantités μ, ν & $d\nu$; & les trois premières équations intégrales donneront les valeurs de $\lambda, d\mu, d^2\nu$. Ainsi on aura toutes les inconnues qui entrent dans les termes de l'équation générale (art. préc.) qui sont hors du signe S ; il suffira pour cela de marquer dans les six équations qu'on vient de trouver, toutes les lettres d'un trait, ou de deux, à l'exception des constantes arbitraires, en supposant nulles dans le premier cas les quantités affectées du signe f , lesquelles sont censées commencer au premier point du fil, & changeant dans le second cas, f en S dans les mêmes quantités, pour les rapporter au dernier point du fil.

§ 2. Cela posé, voyons maintenant les conditions qui peuvent résulter de l'anéantissement des termes hors du signe S dans l'équation générale de l'équilibre (art. 50).

Et d'abord si on suppose la verge entièrement libre, les variations $\delta x', \delta y', \delta z', d\delta x', d\delta y', d\delta z', d^2\delta x', d^2\delta y', d^2\delta z',$ & $\delta x'', \delta y'', \delta z'', d\delta x'',$ &c, seront toutes indéterminées; par conséquent il faudra élever à zéro chacun de leurs coefficients; & il est visible qu'il faudra pour cela que les quantités $\lambda', \mu', \nu', d\mu', d\nu', d^2\nu',$ ainsi que $\lambda'', \mu'', \nu'', d\mu'', d\nu'', d^2\nu''$ soient toutes nulles.

Donc les trois premières équations intégrales de l'article précédent,

précédent, donneront ces six conditions, $0 = A$, $0 = B$,
 $0 = C$, $SX dm = A$, $SY dm$, $SZ dm = C$.

Et les trois dernières donneront celles-ci,

$$0 = Ay' - Bx' + E, 0 = Az' - Cx' + G, 0 = Bz' \\
- Cy' + H, y'' SX dm - x'' SY dm - S(Xy - Yx) dm \\
= Ay'' - Bx'' + F, z'' SX dm - x'' SZ dm - \\
S(Xz - Zx) dm = Az'' - Cx'' + G, z'' SY dm \\
- y'' SZ dm - S(Yz - Zy) dm = Bz'' - Cy'' + H.$$

Donc $A = 0$, $B = 0$, $C = 0$, $F = 0$, $G = 0$, $H = 0$;
& par conséquent

$$SX dm = 0, SY dm = 0, SZ dm = 0, \\
S(Xy - Yx) dm = 0, S(Xz - Zx) dm = 0, S(Yz - Zy) dm = 0.$$

Ces six conditions sont donc les seules qui soient nécessaires pour l'équilibre d'une verge inflexible lorsqu'il n'y a pas de point fixe; c'est ce qui s'accorde avec ce que nous avons dit plus haut (art. 25), & c'est aussi ce qu'on auroit pu déduire immédiatement de la théorie donnée dans la Section troisième, ainsi que nous l'avons remarqué dans l'article cité.

§ 3. Supposons maintenant qu'il y ait dans la verge un point fixe, & que ce point soit la première extrémité de la verge; dans ce cas on aura $\delta x' = 0$, $\delta y' = 0$, $\delta z' = 0$; en sorte que les termes affectés de ces variations disparaîtront d'eux-mêmes; il suffira donc d'égaliser à zéro les coefficients de $d\delta x'$, $d\delta y'$, $d\delta z'$, $d^2\delta x'$, $d^2\delta y'$, $d^2\delta z'$, ainsi que les coefficients de $\delta x''$, $\delta y''$, $\delta z''$, $d\delta x''$, $d\delta y''$, &c.

Or il est aisé de voir que pour cela il suffira que l'on

114 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

ait $\mu' = 0$, $\nu' = 0$, $d\nu' = 0$; & ensuite $\lambda'' = 0$, $\mu'' = 0$, $\nu'' = 0$, $d\mu'' = 0$, $d\nu'' = 0$, $d^2\nu'' = 0$, comme dans le cas précédent; & l'on trouvera les mêmes conditions que dans l'article précédent, à l'exception de ce que A , B , C ne seront pas nulles.

On aura donc $A = SX dm$, $B = SY dm$, $C = SZ dm$, ensuite $F = Bx' - Ay'$, $G = Cx' - Az'$, $H = Cy' - Bz'$, & les trois dernières équations se réduiront à celles-ci,

$-S(Xy - Yx) dm = Bx' - Ay'$, $-S(Xz - Zx) dm = Cx' - Az'$, $-S(Yz - Zy) dm = Cy' - Bz'$; c'est-à-dire, à $S(Xy - Yx) dm + x' SY dm - y' SX dm = 0$, $S(Xz - Zx) dm + x' SZ dm - z' SX dm = 0$, $S(Yz - Zy) dm + y' SZ dm - z' SY dm = 0$; ou ce qui est la même chose, à

$$\begin{aligned} S(X(y - y') - Y(x - x')) dm &= 0, \\ S(X(z - z') - Z(x - x')) dm &= 0, \\ S(Y(z - z') - Z(y - y')) dm &= 0. \end{aligned}$$

Ce sont les seules conditions nécessaires pour l'équilibre, & il est clair qu'elles répondent à celles que l'on a trouvées dans l'article 14.

§ 4. Si la verge étoit fixement attachée par sa première extrémité, enforte que non-seulement le premier point de la courbe fût fixe, mais aussi la tangente à ce premier point, alors on auroit non-seulement $\delta x' = 0$, $\delta y' = 0$, $\delta z' = 0$, mais aussi $\delta dx' = d\delta x' = 0$, $\delta dy' = d\delta y' = 0$, $\delta dz' = d\delta z' = 0$; par conséquent tous les termes affectés de ces quantités disparaîtroient d'eux-mêmes, & il ne resteroit qu'à faire

évanouir les termes affectés de $d^2 \delta x'$, $d^2 \delta y'$, $d^2 \delta z'$, & de $\delta x''$, $\delta y''$, $\delta z''$, $d \delta x''$, $d \delta y''$, &c.

On n'aura donc dans ce cas que ces conditions

$$y'' = 0, \lambda'' = 0, \mu'' = 0, v' = 0, d\mu'' = 0, dv'' = 0, d^2v'' = 0.$$

Donc les constantes A , B , C auront encore les valeurs $A = SX dm$, $B = SY dm$, $C = SZ dm$; ensuite les trois dernières équations de l'art. 51 étant appliquées au dernier point de la verge, donneront $F = S(Yx - Xy) dm$, $G = S(Zx - Xz) dm$, $H = S(Zy - Yz) dm$. Et si on applique ces mêmes équations au premier point, on aura

$$\mu' (dy' ddx' - dx' ddy') - d'v' (dy' d^2x' - dx' d^2y') = Ay' - Bx' + F$$

$$\mu' (dz' ddx' - dx' ddz') - d'v' (dz' d^2x' - dx' d^2z') = Az' - Cx' + G$$

$$\mu' (dz' ddy' - dy' ddz') - d'v' (dz' d^2y' - dy' d^2z') = Bz' - Cy' + H$$

d'où éliminant μ' & $d'v'$, résulte cette condition de l'équilibre

$$A(y' dz' - z' dy') + B(z' dx' - x' dz') + C(x' dy' - y' dx') + F dz' - G dy' + H dx' = 0.$$

Voyez ci-dessous un cas semblable, art. 59.

On pourroit résoudre de la même manière tous les autres cas, & particulièrement celui d'un corps de figure quelconque. Mais cette dernière question mérite d'être examinée avec plus de soin, & par une méthode plus simple que la précédente.

§. I V.

De l'équilibre d'un corps solide de grandeur sensible & de figure quelconque, dont tous les points sont tirés par des forces quelconques.

§ 5. Puisque la condition de la solidité du corps consiste en ce que tous les points conservent constamment entr'eux la même position & les mêmes distances, on aura entre les variations δx , δy , δz , les mêmes équations de condition qu'on a trouvées dans l'article 49; ainsi on pourra, par leur moyen, déterminer immédiatement les valeurs de ces variations. Pour cela je remarque que comme en passant aux différences secondes, il est toujours permis de prendre une des différences premières pour constante, on peut supposer $d x$ constante, & par conséquent $d^2 x = 0$, $d^3 x = 0$, &c; moyennant quoi la seconde & la troisième équation de l'article cité, deviendront

$$d^2 y d^2 \delta y + d^2 z d^2 \delta z = 0, \text{ \& } d^2 y d^3 \delta y + d^2 z d^3 \delta z = 0.$$

La première de ces équations donne d'abord

$$d^2 \delta y = - \frac{d^2 z}{d^2 y} d^2 \delta z, \text{ \& différentiant}$$

$$d^3 \delta y = - \frac{d^3 z}{d^3 y} d^2 \delta z - \left(\frac{d^3 z}{d^3 y} - \frac{d^2 z d^2 y}{d^2 y^2} \right) d^2 \delta z;$$

cette valeur étant substituée dans la seconde équation, elle se trouvera toute divisible par $d^2 z - \frac{d^2 y d^2 z}{d^2 y}$, & on aura après la division $d^3 \delta z - \frac{d^3 y}{d^2 y} d^2 \delta z = 0$; d'où l'on tire, en intégrant $d^2 \delta z = \delta L d^2 y$, δL étant une constante. Ayant

$d^2 \delta z$ on trouvera $d^2 \delta y = -\delta L d^2 z$; donc intégrant de nouveau, & ajoutant les constantes $-\delta M dx, \delta N dx$, on aura $d \delta z = \delta L dy - \delta M dx, d \delta y = -\delta L dz + \delta N dx$; & ces valeurs étant ensuite substituées dans la première équation de condition, savoir $dx d \delta x + dy d \delta y + dz d \delta z = 0$, il viendra $d \delta x = -\delta N dy + \delta M dz$.

Enfin on aura par une troisième intégration, & par l'addition des nouvelles constantes $\delta \lambda, \delta \mu, \delta \nu$,

$$\begin{aligned} \delta x &= \delta \lambda - y \delta N + z \delta M \\ \delta y &= \delta \mu + x \delta N - z \delta L \\ \delta z &= \delta \nu - x \delta M + y \delta L. \end{aligned}$$

Et il est facile de se convaincre que ces expressions ne satisfont pas seulement aux trois premières équations de condition de l'article 49, mais aussi à toutes les autres qu'on pourroit trouver à l'infini, & qui sont toutes renfermées dans cette équation générale $d^n x d^n \delta x + d^n y d^n \delta y + d^n z d^n \delta z = 0$.

Telles sont donc les valeurs de $\delta x, \delta y, \delta z$ pour un système quelconque de points unis ensemble, de manière qu'ils conservent toujours entr'eux les mêmes distances; ainsi ces valeurs serviront non-seulement pour le cas d'une courbe quelconque mobile & invariable dans sa figure, mais aussi pour le cas d'un corps solide de figure quelconque.

§ 6. Puis donc que les valeurs précédentes de $\delta x, \delta y, \delta z$ satisfont déjà aux équations de condition du problème, il est clair qu'il suffira de les substituer dans la formule $S(X \delta x + Y \delta y + Z \delta z) dm$, & faire en sorte qu'elle devienne nulle, indépendamment des quantités $\delta \lambda, \delta \mu, \delta \nu$,

118 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

δL , δM , δN qui sont les seules indéterminées qui restent.

Or comme ces quantités sont les mêmes pour tous les points du corps, il faudra dans la substitution les faire sortir hors du signe S ; & l'on aura conséquemment cette équation générale de l'équilibre d'un corps solide de figure quelconque.

$$\begin{aligned} & \delta\lambda SXdm + \delta\mu SYdm + \delta r SZdm \\ & + \delta NS(Yx - Xy)dm + \delta MS(Xz - Zx)dm \\ & + \delta LS(Zy - Yz)dm = 0, \end{aligned}$$

d'où l'on tirera les équations particulières de l'équilibre, en ayant égard aux conditions du problème.

§ 7. Et d'abord si le corps est supposé entièrement libre, les six variations $\delta\lambda$, $\delta\mu$, δr , δL , δM , δN , seront toutes indéterminées, & il faudra évaluer séparément à zéro les quantités par où elles se trouvent multipliées; ce qui donnera ces six équations déjà connues,

$$SXdm = 0, SYdm = 0, SZdm = 0$$

$$S(Yx - Xy)dm = 0, S(Xz - Zx)dm = 0, S(Zy - Yz)dm = 0.$$

§ 8. En second lieu, s'il y a dans le corps un point fixe autour duquel il ait simplement la liberté de pouvoir pivoter en tout sens, & qu'on nomme a , b , c les valeurs des coordonnées x , y , z pour ce point; il faudra que l'on ait $\delta a = 0$, $\delta b = 0$, $\delta c = 0$; donc $\delta\lambda - b\delta N + c\delta M = 0$, $\delta\mu + a\delta N - c\delta L = 0$, $\delta r - a\delta M + b\delta L = 0$; d'où l'on tire

$$\begin{aligned}\delta\lambda &= b\delta N - c\delta M, \\ \delta\mu &= c\delta L - a\delta N, \\ \delta\nu &= a\delta M - b\delta L.\end{aligned}$$

Qu'on substitue ces valeurs dans l'équation générale de l'article précédent, & mettant sous le signe S les quantités a, b, c qui sont constantes par rapport aux différens points du corps, on aura cette transformée,

$$\begin{aligned}\delta N S (Y(x-a) - X(y-b)) dm + \\ \delta M S (X(\zeta-c) - Z(x-a)) dm + \\ \delta L S (Z(y-b) - Y(\zeta-c)) dm = 0,\end{aligned}$$

laquelle ne fournira donc plus que trois équations, favoir,

$$\begin{aligned}S (Y(x-a) - X(y-b)) dm = 0 \\ S (X(\zeta-c) - Z(x-a)) dm = 0 \\ S (Z(y-b) - Y(\zeta-c)) dm = 0.\end{aligned}$$

§ 9. En troisième lieu s'il y a dans le corps deux points fixes, & que f, g, h soient les valeurs de x, y, ζ pour le second de ces points, on aura de plus

$$\begin{aligned}\delta\lambda &= g\delta N - h\delta M \\ \delta\mu &= h\delta L - f\delta N \\ \delta\nu &= f\delta M - g\delta L;\end{aligned}$$

donc, comparant ces valeurs de $\delta\lambda, \delta\mu, \delta\nu$ avec celles de l'article précédent, on aura

$$\begin{aligned}(g-b)\delta N - (h-c)\delta M = 0 \\ (f-a)\delta N - (h-c)\delta L = 0 \\ (f-a)\delta M - (g-b)\delta L = 0.\end{aligned}$$

Les deux premières de ces équations donnent

$$\delta L = \frac{f-a}{h-c} \delta N, \quad \delta M = \frac{g-b}{h-c} \delta N,$$

& comme ces valeurs satisfont aussi à la troisième équation, il s'enfuit que la variation δN demeure indéterminée.

Faisant donc ces substitutions dans la transformée de l'article précédent, on aura

$$\begin{aligned} \delta N [& (h-c) S(Y(x-a) - X(y-b)) dm + \\ & (g-b) S(X(z-c) - Z(x-a)) dm + \\ & (f-a) S(Z(y-b) - Y(z-c)) dm] = 0; \end{aligned}$$

ainsi les conditions de l'équilibre seront renfermées dans cette seule équation,

$$\begin{aligned} & (h-c) S(Y(x-a) - X(y-b)) dm + \\ & (g-b) S(X(z-c) - Z(x-a)) dm + \\ & (f-a) S(Z(y-b) - Y(z-c)) dm = 0. \end{aligned}$$

60. En général si les deux points du corps que nous venons de supposer fixes ne l'étoient pas, mais qu'ils fussent mobiles sur des lignes ou des surfaces données, ou même joints entr'eux d'une manière quelconque, on auroit alors une ou plusieurs équations différentielles entre les variations des coordonnées a, b, c, f, g, h qui répondent à ces points; & substituant à la place de ces variations leurs valeurs en $\delta\lambda, \delta\mu, \delta\nu, \delta L, \delta M, \delta N$, d'après les formules générales de l'article 55, on auroit autant d'équations entre ces dernières variations, au moyen desquelles on détermineroit quelques-unes de ces variations par les autres, & substituant ensuite ces valeurs dans l'équation générale, on égaleroit à zéro chacun des coefficients des variations restantes; ce

ce qui fournira toutes les équations nécessaires pour l'équilibre.

La marche du calcul est, comme l'on voit, toujours la même; & c'est ce qu'on doit regarder comme un des principaux avantages de cette méthode.

61. Au reste, les expressions trouvées plus haut (art. 55), pour les variations δx , δy , δz font voir que ces variations ne sont que les résultats des mouvemens de translation & de rotation, que nous avons considérés en général dans la Section troisième.

En effet, il est visible que les termes $\delta \lambda$, $\delta \mu$, $\delta \nu$ qui sont communs à tous les points du corps, représentent les petits espaces parcourus par le corps, suivant les directions des coordonnées x , y , z , en vertu d'un mouvement quelconque de translation; & on voit par les formules de l'article 3 de la même Section, que les termes $z \delta M - y \delta N$, $x \delta N - z \delta L$, $y \delta L - x \delta M$ représentent les petits espaces parcourus par chaque point du corps, suivant les mêmes directions, en vertu de trois mouvemens de rotation δL , δM , δN autour des trois axes des x , y , z ; ces quantités δL , δM , δN répondant aux quantités $d\psi$, $d\omega$, $d\phi$ de l'article cité. Ainsi on auroit pu déduire immédiatement les expressions dont il s'agit de la seule considération de ces mouvemens, ce qui auroit été plus simple, mais non pas si direct. L'analyse précédente conduit naturellement à ces expressions, & prouve par-là d'une manière directe & générale, que lorsque les différens points d'un système conservent leur position respective; le système ne peut avoir à chaque instant que des mouvemens de translation dans l'espace, & de rotation autour de trois axes perpendiculaires entr'eux.

Q

SIXIÈME SECTION.

Sur les Principes de l'Hydrostatique.

QUOIQUE nous ignorions la constitution intérieure des fluides, nous ne pouvons douter que les particules qui les composent ne soient matérielles, & que par cette raison les loix générales de l'équilibre ne leur conviennent comme aux corps solides. En effet, la propriété principale des fluides & la seule qui les distingue des corps solides, consiste en ce que toutes leurs parties cèdent à la moindre force, & peuvent se mouvoir entr'elles avec toute la facilité possible, quelle que soit d'ailleurs la liaison & l'action mutuelle de ces parties. Or cette propriété pouvant aisément être traduite en calcul, il s'ensuit que les loix de l'équilibre des fluides ne demandent pas une théorie particulière, mais qu'elles ne doivent être qu'un cas particulier de la théorie générale de la Statique. C'est sous ce point de vue que nous allons les considérer; mais nous croyons devoir commencer par exposer en peu de mots les différens principes qui ont été employés jusqu'ici dans cette partie de la Statique, qu'on nomme communément Hydrostatique.

Archimede est le plus ancien Auteur qui nous ait laissé quelques principes sur l'équilibre des fluides. Son *Traité de Inſidentibus humido* n'a jamais été retrouvé en grec; il y en avoit seulement une traduction latine assez défectueuse, lorsque Commendin entreprit de le restituer & de l'éclaircir

par des notes ; il parut par les soins de ce savant Commentateur en 1565 , sous le titre *de his quæ vehuntur in aquâ*.

Cet Ouvrage qu'on peut regarder comme un des plus précieux restes de l'antiquité , est divisé en deux Livres. Dans le premier Archimede pose ces deux principes, qu'il regarde comme des principes d'expérience , & sur lesquels il fonde toute sa théorie. 1°. Que la nature des fluides est telle que les parties moins pressées sont chassées par celles qui le sont davantage , & que chaque partie est toujours pressée par le poids de la colonne qui lui répond verticalement. 2°. Que tout ce qui est poussé en haut par un fluide , est toujours poussé suivant la perpendiculaire qui passe par son centre de gravité.

Du premier principe Archimede conclut d'abord que la surface d'un fluide dont toutes les parties sont supposées peser vers le centre de la terre , doit être sphérique pour que le fluide soit en équilibre. Ensuite il démontre qu'un corps aussi pesant qu'un égal volume de fluide doit s'y enfoncer tout-à fait , parce qu'en considérant deux pyramides égales du fluide supposé en équilibre autour du centre de la terre , celle où le corps ne seroit plongé qu'en partie , exerceroit une moindre pression que l'autre sur le centre de la terre , ou en général sur une surface sphérique quelconque qu'on imagineroit autour de ce centre. Il prouve de la même maniere que les corps plus légers qu'un égal volume du fluide ne peuvent s'y enfoncer que jusqu'à ce que la partie submergée occupe la place d'un volume de fluide aussi pesant que le corps entier ; d'où il déduit ces deux théorèmes Hydrostatiques , que les corps plus légers que des volumes égaux d'un fluide y étant plongés , en sont repoussés de bas

en haut avec une force égale à l'excès du poids du fluide déplacé sur celui du corps plongé, & que les corps plus pesans y perdent une partie de leur poids égale à celui du fluide déplacé.

Archimede se sert ensuite de son second principe pour établir les loix de l'équilibre des corps qui flottent sur un fluide; il démontre que toute Section de sphere plus légère qu'un égal volume du fluide, y étant plongée, doit nécessairement se disposer de maniere que la base en soit horizontale; & sa démonstration consiste à faire voir que si la base étoit inclinée, le poids total du corps considéré comme concentré dans son centre de gravité, & la poussée verticale du fluide considérée aussi comme concentrée dans le centre de gravité de la partie submergée, tendroient toujours à faire tourner le corps jusqu'à ce que sa base fût redevenue horizontale.

Tels sont les objets du premier Livre. Dans le second, Archimede donne, d'après les mêmes principes, les loix de l'équilibre de différens solides formés par la révolution des Sections coniques, & plongés dans des fluides plus pesans que ces corps; il examine les cas où ces conoïdes peuvent y demeurer inclinés, ceux où ils doivent s'y tenir debout, & ceux où ils doivent culbuter ou se redresser. Ce Livre est un des plus beaux monumens du génie d'Archimede, & renferme une théorie de la stabilité des corps flottans, à laquelle les modernes ont peu ajouté.

Quoique d'après ce qu'Archimede avoit démontré, il ne fût pas difficile de déterminer la pression d'un fluide sur le fond ou sur les parois du vase dans lequel il est renfermé, Stevin est néanmoins le premier qui ait entrepris cette re-

cherche, & qui ait découvert le paradoxe Hydrostatique, qu'un fluide peut exercer une pression beaucoup plus grande que son propre poids. C'est dans le tome troisieme des *Hypomnemata Mathematica*, traduits de l'Hollandois par Snellius, & publiés à Leyde en 1608, que je trouve la théorie Hydrostatique de Stevin. Après avoir prouvé qu'un corps solide de figure quelconque, & de même gravité que l'eau peut y rester dans une situation quelconque, par la raison qu'il occupe la même place, & pese autant que si c'étoit de l'eau, Stevin imagine un vase rectangulaire rempli d'eau, & il fait voir aisément que son fond doit supporter tout le poids de l'eau qui remplit le vase. Il suppose ensuite qu'on plonge dans ce vase un solide de figure quelconque, & de même gravité que l'eau; il est clair que la pression restera la même; de sorte que si on donne au solide plongé une figure telle qu'il ne reste plus qu'un canal de fluide d'une figure quelconque, la pression de ce canal sur la base sera encore la même, & par conséquent égale au poids d'une colonne verticale d'eau qui auroit cette même base. Or Stevin observe qu'en supposant ce solide fixement arrêté à sa place, il n'en peut résulter aucun changement dans l'action de l'eau sur le fond du vase; donc la pression sur ce fond sera toujours égale au poids de la même colonne d'eau, quelle que soit la figure du vase.

Stevin passe de-là à déterminer la pression de l'eau sur les parois verticales ou inclinées; il divise leur surface en plusieurs petites parties par des lignes horisontales, & il fait voir que chaque partie est plus pressée que si elle étoit horisontale & à la hauteur de son bord supérieur, mais qu'en même tems elle est moins pressée que si elle étoit placée

horizontalement à la hauteur de son bord inférieur. D'où en diminuant la largeur des parties, & augmentant leur nombre à l'infini, il prouve par la méthode des limites, que la pression sur une paroi plane inclinée, est égale au poids d'une colonne dont cette paroi seroit la base, & dont la hauteur seroit la moitié de la hauteur du vase.

Il détermine ensuite la pression sur une partie quelconque d'une paroi plane inclinée, & il la trouve égale au poids d'une colonne d'eau qui seroit formée en appliquant perpendiculairement à chaque point de cette partie des droites égales à la profondeur de ce point sous l'eau. Ce théorème étant ainsi démontré pour des surfaces planes quelconques, situées comme l'on voudra, il est facile de l'étendre à des surfaces courbes quelconques, & d'en conclure que la pression exercée par un fluide pesant contre une surface quelconque, a pour mesure le poids d'une colonne de ce même fluide, laquelle auroit pour base cette même surface, convertie en une surface plane, s'il est nécessaire, & dont les hauteurs répondantes aux différens points de la base, seroient les mêmes que les distances des points correspondans de la surface à la ligne de niveau du fluide, ou ce qui revient au même, cette pression sera mesurée par le poids d'une colonne qui auroit pour base la surface pressée, & pour hauteur la distance verticale du centre de gravité de cette même surface, à la surface supérieure du fluide.

Les théories précédentes de l'équilibre & de la pression des fluides sont, comme l'on voit, entièrement indépendantes des principes généraux de la Statique, n'étant fondées que sur des principes d'expérience, particuliers aux fluides; & cette manière de démontrer les loix de l'Hydrostatique,

en déduisant de la connoissance expérimentale de quelques-unes de ces loix, celle de toutes les autres a été adoptée depuis par la plupart des Auteurs modernes, & a fait de l'Hydrostatique une science tout-à-fait différente, & indépendante de la Statique.

Cependant il étoit important de lier ces deux sciences ensemble, & de les faire dépendre d'un seul & même principe. Or parmi les différens Principes qui peuvent servir de base à la Statique, & dont nous avons donné une exposition succinte dans la premiere Section, il est visible qu'il n'y a que celui des vitesses virtuelles qui s'applique naturellement à l'équilibre des fluides. Aussi Galilée, Auteur de ce Principe, s'en est servi également pour démontrer les principaux théorèmes de Statique & d'Hydrostatique.

Dans son *Discours intorne alle cose che stanno in su l'acqua, o che in quella si muovono*; il déduit immédiatement de ce principe l'équilibre de l'eau dans un syphon, en faisant voir que si on suppose le fluide à la même hauteur dans les deux branches, il ne sauroit descendre dans l'une, & monter dans l'autre, sans que les momens ne soient égaux dans la partie du fluide qui descend, & dans celle qui monte. Galilée démontre d'une maniere semblable l'équilibre des fluides avec les solides qui y sont plongés; & quoique ses démonstrations paroissent n'avoir pas toute la rigueur qu'on y pourroit désirer, il est cependant facile de l'y mettre en envisageant le Principe dont il s'agit dans une plus grande généralité, ainsi que l'a fait depuis l'Abbé Grandi dans ses notes, au même *Traité de Galilée*. Descartes & Pascal ont également employé le principe des vitesses virtuelles dans l'Hydrostatique; ce dernier sur-tout en a fait le plus grand usage dans son

Traité de l'équilibre des liqueurs, & s'en est servi pour démontrer la propriété principale des fluides; savoir qu'une pression quelconque appliquée à un point de leur surface, se répand également dans tous les autres points.

Néanmoins, quoique ce Principe ait l'avantage d'être simple & général, soit pour l'équilibre des fluides; soit pour celui des corps solides, il a été abandonné par la plupart des Auteurs modernes qui ont traité de l'Hydrostatique, & sur-tout par ceux qui ont entrepris de reculer les limites de cette Science, en cherchant les loix de l'équilibre des fluides hétérogènes, dont toutes les parties sont animées par des forces quelconques; recherche très-importante par le rapport qu'elle a avec la fameuse question de la figure de la Terre.

Huyghens a pris dans cette recherche, pour principe d'équilibre, la perpendicularité de la pesanteur à la surface. Newton est parti du principe de l'égalité des poids des colonnes centrales. Bouguer a remarqué ensuite que souvent ces deux principes ne donnoient pas le même résultat, & en a conclu que pour qu'il y eût équilibre dans une masse fluide, il falloit que les deux principes y eussent lieu à la fois, & s'accordassent à donner la même figure à la surface du fluide. Mais feu M. Clairaut a démontré de plus qu'il peut y avoir des cas où cet accord ait lieu, & où cependant il n'y auroit point d'équilibre. Maclaurin a généralisé le principe de Newton, en établissant que dans une masse fluide en équilibre, chaque particule doit être comprimée également par toutes les colonnes rectilignes du fluide, lesquelles appuient sur cette particule, & se terminent à la surface; & M. Clairaut l'a rendu plus général encore, en faisant voir que l'équilibre

libre d'une masse fluide, demande que les efforts de toutes les parties du fluide, renfermées dans un canal quelconque, aboutissant à la surface, ou rentrant en lui-même, se détruisent mutuellement. Enfin il a déduit le premier de ce Principe, les vraies loix fondamentales de l'équilibre d'une masse fluide dont toutes les parties sont animées par des forces quelconques, & il a trouvé les équations aux différences partielles, par lesquelles on peut exprimer ces loix. Découverte qui a changé la face de l'Hydrostatique, & en a fait comme une science nouvelle.

Le Principe de M. Clairaut n'est qu'une conséquence naturelle du Principe de l'égalité de pression en tout sens. Aussi M. d'Alembert a-t-il déduit immédiatement de ce dernier principe, les mêmes équations différentielles que M. Clairaut avoit trouvées par le sien; & il faut avouer que ce Principe renferme en effet la propriété la plus simple & la plus générale que l'expérience ait fait découvrir dans l'équilibre des fluides. Mais la connoissance de cette propriété est-elle indispensable dans la recherche des loix de l'équilibre des fluides? Et ne peut-on pas dériver ces loix directement de la nature même des fluides considérés comme des amas de molécules très-déliées, indépendantes les unes des autres, & parfaitement mobiles en tout sens? C'est ce que je vais tâcher de faire dans les Sections suivantes, en n'employant que le Principe général de l'équilibre dont j'ai fait usage jusqu'ici pour les corps solides; & cette partie de mon travail fournira, non-seulement une des plus belles applications du Principe dont il s'agit, mais servira aussi à simplifier à quelques égards la théorie même de l'Hydrostatique.

On fait que les fluides en général se divisent en deux

especes; en fluides incompressibles dont les parties peuvent changer de figure, mais sans changer de volume; & en fluides compressibles & élastiques dont les parties peuvent changer à la fois de figure & de volume, & tendent toujours à se dilater avec une force connue qu'on suppose ordinairement proportionnelle à une fonction de la densité.

L'eau, le mercure, &c, appartiennent à la premiere espece; & l'air, la vapeur de l'eau bouillante, &c, appartiennent à la seconde.

Nous traiterons d'abord de l'équilibre des fluides incompressibles; & ensuite de celui des fluides compressibles & élastiques.

S E P T I E M E S E C T I O N .

De l'équilibre des fluides incompressibles.

1. **S**OIT une masse fluide m , dont tous les points soient animés par des pesanteurs ou forces quelconques $P, Q, R, \&c$, dirigées suivant les lignes $p, q, r, \&c$, on aura, suivant les dénominations de l'article 12 de la Section 4, pour la somme des momens de toutes ces forces, la formule intégrale

$$S (P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c) dm,$$

laquelle devra être nulle en général, pour qu'il y ait équilibre dans le fluide.

2. Supposons d'abord le fluide renfermé dans un canal ou tuyau infiniment étroit, & de figure donnée; & imaginons ce fluide divisé en tranches ou portions infiniment

petites, dont la hauteur soit ds , & la largeur ω , on pourra prendre $dm = \omega ds$, à cause que la largeur ω du tuyau est supposée infiniment petite, ds étant l'élément de la courbe du tuyau. Or en imaginant que le fluide reçoive un petit mouvement, & change infiniment peu de place dans le tuyau, soit δs le petit espace que la tranche ou particule dm parcourt dans le tuyau; il est clair que $\omega \delta s$ fera la quantité de fluide qui passera en même-tems par chacune des Sections ω du canal. Donc à cause de l'incompressibilité du fluide, il faudra que cette quantité soit par-tout la même; de sorte que faisant $\omega \delta s = \alpha$, la quantité α sera constante par rapport à la courbe du tuyau. On aura ainsi $\omega = \frac{\alpha}{\delta s}$, & par conséquent $dm = \frac{\alpha ds}{\delta s}$; de sorte que la formule qui exprime la somme des momens des forces, deviendra (en faisant sortir hors du signe intégral S la quantité constante α)

$$\alpha S (P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c) \frac{ds}{\delta s}.$$

Maintenant il est visible que puisque $\delta p, \delta q, \delta r, \&c$, sont les variations des lignes $p, q, r, \&c$, résultantes de la variation δs , ces variations doivent avoir entr'elles les mêmes rapports que les différentielles $dp, dq, dr, \&c, ds$, à cause de la figure du canal donnée; ainsi on aura $\frac{\delta p}{\delta s} = \frac{dp}{ds}$, $\frac{\delta q}{\delta s} = \frac{dq}{ds}$, $\frac{\delta r}{\delta s} = \frac{dr}{ds}$, &c; ce qui réduira la formule précédente à cette forme,

$$\alpha S (P dp + Q dq + R dr + \&c),$$

où les différentielles $dp, dq, dr, \&c$, se rapportent à la courbe du canal, & le signe S indique une intégrale prise par toute l'étendue du canal.

Faisant donc cette quantité $= 0$, on aura l'équation

$$S (P dp + Q dq + R dr + \&c) = 0,$$

laquelle contient la loi générale de l'équilibre d'un fluide renfermé dans un canal de figure quelconque.

3. Si outre les forces $P, Q, R, \&c$, qui animent chaque point du fluide, il y avoit de plus à l'une des extrémités du canal une force extérieure n' qui agit par le moyen d'un piston sur la surface du fluide, & perpendiculairement aux parois du canal; alors dénotant par $\delta s'$ le petit espace parcouru par la tranche de fluide qu'on suppose pressée par la force n' , tandis que les autres tranches parcourent les différens espaces δs , il faudra ajouter à la somme des momens des forces $P, Q, R, \&c$, le moment de la force n' , lequel sera représenté par $n' \delta s'$. Or si on nomme ω' la section du canal à l'endroit où agit la force n' , on aura $\omega' \delta s'$ pour la quantité de fluide qui passe par la section ω' , tandis que par une autre section quelconque ω , il passe la quantité de fluide $\omega \delta s$.

Mais l'incompressibilité du fluide demande que ces quantités soient par-tout les mêmes; donc ayant déjà supposé $\omega \delta s = a$, on aura aussi $\omega' \delta s' = a$; par conséquent $\delta s' = \frac{a}{\omega'}$. Donc la somme totale des momens des forces qui agissent sur le fluide, sera représentée par la formule

$$a \left(\frac{n'}{\omega'} + S (P dp + Q dq + R dr + \&c) \right);$$

de sorte que l'équation de l'équilibre sera

$$\frac{n'}{\omega'} + S (P dp + Q dq + R dr + \&c) = 0.$$

4. Il est évident que dans l'état d'équilibre, la force n' doit être contrebalancée par la pression du fluide sur le

piston dont la largeur est ω' ; d'où il s'ensuit que cette pression sera égale à $-\pi'$, & par conséquent,

$$= \omega' S (P dp + Q dq + R dr + \&c).$$

Donc en général la pression du fluide sur chaque point du piston, sera exprimée par la formule intégrale

$$S (P dp + Q dq + R dr + \&c),$$

en prenant cette intégrale par toute la longueur du canal. Et cette pression sera aussi la même, si au lieu d'un piston mobile on suppose un fond immobile qui ferme le canal d'un côté.

5. Si à l'autre extrémité du canal il y avoit une autre force π'' agissante de même par le moyen d'un piston, on trouveroit pareillement, en nommant ω'' la section du canal dans cet endroit, l'équation

$$\frac{\pi'}{\omega'} + \frac{\pi''}{\omega''} + S (P dp + Q dq + R dr + \&c) = 0$$

pour l'équilibre du fluide.

6. Donc si le fluide n'est pressé que par les deux forces extérieures π' & π'' appliquées aux surfaces ω' & ω'' , il faudra pour l'équilibre que l'on ait $\frac{\pi'}{\omega'} + \frac{\pi''}{\omega''} = 0$; d'où l'on voit que les deux forces π' & π'' doivent être de directions contraires, & en même tems réciproquement proportionnelles aux surfaces ω' , ω'' sur lesquelles ces forces agissent. Proposition qu'on regarde communément comme un principe d'expérience, ou du moins comme une suite du principe de l'égalité de pression en tout sens, dans lequel la plupart des Auteurs d'Hydrostatique font consister la nature des fluides.

7. Connoissant les loix de l'équilibre d'un fluide renfermé dans un canal très-étroit & de figure quelconque, il n'est pas difficile d'en déduire celles de l'équilibre d'une masse quelconque de fluide renfermée dans un vase ou non.

Car il est évident que si une masse fluide est en équilibre, & qu'on imagine un canal quelconque qui la traverse, le fluide contenu dans ce canal sera aussi en équilibre de lui-même, c'est-à-dire, indépendamment de tout le reste du fluide. On aura donc pour l'équilibre de ce canal, en faisant abstraction des forces extérieures (art. 1), $S(P dp + Q dq + R dr + \&c) = 0$, & comme la figure du canal doit être indéterminée, l'équation précédente devra toujours avoir lieu, en faisant varier cette figure d'une manière quelconque.

Dénotons en général par ϕ la valeur de l'intégrale $S(P dp + Q dq + R dr + \&c)$ prise par toute la longueur du canal, en sorte que l'équation de l'équilibre du canal soit $\phi = 0$; & représentant les variations par la caractéristique δ , comme c'est l'usage, il faudra que l'on ait aussi en général $\delta\phi = 0$.

Or $\delta\phi = \delta . S(P dp + Q dq + R dr + \&c)$
 $= S\delta(P dp + Q dq + R dr + \&c) =$
 $S(P \delta dp + Q \delta dq + R \delta dr + \&c + \delta P dp$
 $+ \delta Q dq + \delta R dr + \&c)$. Changeant δd en $d\delta$, & faisant ensuite disparaître le double signe $d\delta$ par des intégrations par parties, suivant les principes connus du calcul des variations, on aura

$$\begin{aligned} \delta\phi &= P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c, \\ &+ S(\delta P dp - dP \delta p + \delta Q dq - dQ \delta q \\ &+ \delta R dr - dR \delta r + \&c), \end{aligned}$$

où les termes qui sont hors du signe S se rapportent aux extrémités de l'intégrale représentée par ce signe, & répondent par conséquent à la surface du fluide.

Maintenant comme les quantités $P, Q, R, \&c.$, qui représentent les forces, sont, ou peuvent toujours être supposées des fonctions de $p, q, r, \&c.$, il est clair que la partie de $\delta\phi$ qui est affectée du signe S , n'est plus susceptible de réduction; donc pour que l'on ait en général $\delta\phi = 0$, il faudra 1° que cette partie soit nulle d'elle-même, & que par conséquent on ait pour chaque point de la masse fluide, l'équation identique

$$\delta P dp - dP \delta p + \delta Q dq - dQ \delta q + \delta R dr - dR \delta r + \&c = 0;$$

2°. que l'on ait pour la surface extérieure du fluide,

$$P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c = 0,$$

en supposant que les différences $\delta p, \delta q, \delta r, \&c.$, se rapportent à cette surface.

La première condition servira à déterminer la nature des forces $P, Q, R, \&c.$, par lesquelles le fluide pourra être en équilibre, & la seconde donnera la figure même que le fluide doit prendre en vertu de ces forces.

8. Supposons que les quantités $P, Q, R, \&c.$ soient telles que la première condition ait lieu, on aura dans ce cas simplement

$$\delta\phi = P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c.$$

Or $\delta\phi$ est évidemment une différentielle exacte prise par rapport à la variable δ ; ainsi $P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c.$, sera aussi une différentielle exacte; donc changeant δ en

d , on aura la différentielle exacte $P dp + Q dq + R dr + \&c$, dont ϕ fera l'intégrale.

Réciproquement si $P dp + Q dq + R dr + \&c$, est une différentielle exacte, la première condition ci-dessus aura nécessairement lieu. Car alors l'intégrale ϕ de cette quantité sera une fonction de $p, q, r, \&c$; de sorte qu'en différenciant

$$\begin{aligned} d\phi &= P dp + Q dq + R dr + \&c, \text{ \& de même} \\ \delta\phi &= P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c, \text{ donc} \\ \delta d\phi &= P dp + \delta Q dq + \delta R dr + \&c \\ &+ P \delta dp + Q \delta dq + R \delta dr + \&c, \text{ \&} \\ d\delta\phi &= dP \delta p + dQ \delta q + dR \delta r + \&c \\ &+ P d\delta p + Q d\delta q + R d\delta r + \&c. \end{aligned}$$

Mais par les principes du calcul des variations, δd est la même chose que $d\delta$; donc on aura

$$\begin{aligned} \delta d\phi - d\delta\phi &= \delta P dp + \delta Q dq + \delta R dr + \&c \\ &- dP \delta p - dQ \delta q - dR \delta r - \&c = 0; \end{aligned}$$

ce qui est la condition dont il s'agit. D'où il s'ensuit que cette condition se réduit à ce que les forces $P, Q, R, \&c$, soient telles que $P dp + Q dq + R dr + \&c$, soit une quantité intégrable.

Nommant donc ϕ l'intégrale de cette quantité, la seconde condition de l'équilibre sera $\delta\phi = 0$, ou bien $d\phi = 0$ pour la surface extérieure du fluide; de sorte qu'en intégrant on aura $\phi = \text{const.}$ pour l'équation de cette surface.

9. Si on considère l'équation même

$$\delta P dp - dP \delta p + \delta Q dq - dQ \delta q + \delta R dr - dR \delta r + \&c = 0,$$

trouvée

trouvée dans l'article 7, on en pourra déduire les conditions analytiques qui doivent avoir lieu entre les expressions des forces $P, Q, R, \&c$; car en regardant ces expressions comme des fonctions quelconques de $p, q, r, \&c$, on aura, suivant la notation reçue, $dP = \frac{dP}{dp} dp + \frac{dP}{dq} dq + \frac{dP}{dr} dr + \&c$; de même

$$\delta P = \frac{dP}{dp} \delta p + \frac{dP}{dq} \delta q + \frac{dP}{dr} \delta r + \&c,$$

& ainsi des autres différences; substituant ces valeurs dans l'équation précédente, & ordonnant les termes, elle deviendra de cette forme,

$$\begin{aligned} & \left(\frac{dP}{dq} - \frac{dQ}{dp} \right) (\delta q dp - dq \delta p) + \\ & \left(\frac{dP}{dr} - \frac{dR}{dp} \right) (\delta r dp - dr \delta p) + \\ & \left(\frac{dQ}{dr} - \frac{dR}{dq} \right) (\delta r dq - dr \delta q) + \&c = 0, \end{aligned}$$

& devra avoir lieu indépendamment des différences $dp, dq, dr, \&c$; $\delta p, \delta q, \delta r, \&c$.

10. Donc s'il n'y a aucune relation donnée entre les variables $p, q, r, \&c$, il faudra faire séparément

$$\begin{aligned} \frac{dP}{dq} - \frac{dQ}{dp} &= 0 \\ \frac{dP}{dr} - \frac{dR}{dp} &= 0 \\ \frac{dQ}{dr} - \frac{dR}{dq} &= 0, \\ &\&c. \end{aligned}$$

Ce sont les équations de condition connues pour l'intégrabilité de la formule $P dp + Q dq + R dr + \&c$.

Mais si la variable r dépendoit, par exemple, des deux variables p & q , enforte que $dr = Adp + Bdq$, on auroit également $\delta r = A\delta p + B\delta q$; donc $\delta r dp - dp \delta r = B(\delta q dp - dq \delta p)$, $\delta r dq - dr \delta q = A(\delta p dq - dp \delta q)$; substituant ces valeurs dans l'équation générale, & égalant à zéro le coefficient de $\delta q dp - dq \delta p$, on auroit l'équation

$$\frac{dP}{dq} - \frac{dQ}{dp} + B \left(\frac{dP}{dr} - \frac{dR}{dp} \right) - A \left(\frac{dQ}{dr} - \frac{dR}{dq} \right) = 0,$$

laquelle tiendra lieu des trois premières équations de condition, & ainsi du reste.

I 1. Lorsque la masse fluide n'a que deux dimensions, la position de chacun de ses points ne dépend que de deux variables; ainsi les différentes variables p, q, r , &c, pourront toujours se réduire à deux seulement; & il n'y aura alors qu'une seule équation de condition. Mais quand la masse fluide a trois dimensions, la position de ses points dépend en général de trois variables; par conséquent on pourra toujours réduire à trois toutes les différentes variables p, q, r , &c, & l'on aura aussi trois équations de condition.

I 2. Au reste, on a fait abstraction jusqu'ici de la densité du fluide, ou plutôt on l'a regardée comme constante & égale à l'unité; mais si on vouloit la supposer variable, alors en nommant Δ la densité d'une particule quelconque dm , on auroit (art. 2) $dm = \Delta ds$; moyennant quoi les quantités P, Q, R , &c, se trouveroient toutes multipliées par Δ . Ainsi l'on aura pour l'équilibre des fluides de densité variable, les mêmes loix que pour l'équilibre des fluides

de densité uniforme, en multipliant seulement les différentes forces par la densité du point sur lequel elles agissent; c'est-à-dire, en écrivant simplement ΔP , ΔQ , ΔR , &c, à la place de P , Q , R , &c.

13. Nous avons commencé par chercher les loix de l'équilibre d'un fluide renfermé dans un tuyau infiniment étroit, & nous en avons déduit ensuite les loix générales de l'équilibre d'une masse fluide quelconque. On peut néanmoins parvenir immédiatement à ces dernières loix, en considérant d'abord la question dans toute sa généralité, & faisant usage de la méthode de la Section quatrième.

Supposons, pour plus de simplicité, que toutes les forces qui agissent sur les particules du fluide soient réduites à trois, représentées par X , Y , Z , & dirigées suivant les coordonnées rectangles x , y , z , c'est-à-dire, tendantes à diminuer ces coordonnées. Nous avons donné dans l'article 5 de la Section cinquième, les formules générales de cette réduction. Nommant dm la masse d'une particule quelconque, on aura pour la somme des momens des forces X , Y , Z , la formule intégrale

$$S (X \delta x + Y \delta y + Z \delta z) dm :$$

or le volume de la particule dm peut être représenté par $dx dy dz$; ainsi en exprimant par Δ la densité, il est clair qu'on aura $dm = \Delta dx dy dz$; & le signe d'intégration S appartiendra à la fois aux trois variables x , y , z .

Il faudra de plus avoir égard à l'équation de condition résultante de l'incompressibilité du fluide, laquelle étant supposée représentée par $L = 0$, on aura (en différenciant

selon δ , multipliant par un coefficient indéterminé λ , & intégrant) la formule $S \lambda \delta L$ à ajouter à la précédente.

S'il n'y a point de forces accélératrices qui agissent sur la surface du fluide, ni de conditions particulières à cette surface, on aura simplement pour l'équilibre cette équation (Sect. 4, art. 14),

$$S (X \delta x + Y \delta y + Z \delta z) dm + S \lambda \delta L = 0,$$

dans laquelle il faudra prendre les intégrales relativement à toute la masse du fluide.

14. Cherchons maintenant les valeurs de L & de sa variation δL . Il est visible que la condition de l'incompressibilité consiste en ce que le volume de chaque particule soit constant; ainsi ayant exprimé ce volume par $dx dy dz$, on aura $dx dy dz = \text{const.}$ pour l'équation de condition; par conséquent L sera $= dx dy dz - \text{const.}$; & $\delta L = \delta.(dx dy dz)$.

Pour avoir la variation $\delta.(dx dy dz)$, il semble qu'il n'y auroit qu'à différentier simplement $dx dy dz$ selon δ ; mais il y a ici une considération particulière à faire, & sans laquelle le calcul ne seroit pas rigoureux. La quantité $dx dy dz$ n'exprime le volume d'une particule qu'autant qu'on suppose la figure de cette particule, un parallélepède rectangulaire dont les côtés sont parallèles aux axes des x, y, z ; cette supposition est très-permise, puisqu'on peut imaginer le fluide partagé en élémens infiniment petits d'une figure quelconque. Or $\delta.(dx dy dz)$ doit exprimer la variation que souffre ce volume lorsque la particule change infiniment peu de situation, ses coordonnées x, y, z devenant $x + \delta x, y + \delta y, z + \delta z$; & il est clair que si dans ce changement

de lieu la particule changeoit auffi de figure & de position relativement aux axes des x, y, z , on ne pourroit plus mefurer fon volume par le produit des différences $d(x + \delta x)$, $d(y + \delta y)$, $d(z + \delta z)$, de fes coordonnées; ainfi pour avoir la variation exacte du volume, il faut avoir égard à la fois au changement de position & de figure de la particule.

Pour cela il faut confidérer les coordonnées qui répondent aux angles du parallépipede $dx dy dz$ dans fon état primitif, & dans l'état changé. Dans le premier état il eft vifible que ces coordonnées font x, y, z ; $x + dx, y, z$; $x, y + dy, z$; $x, y, z + dz$; $x + dx, y + dy, z$; $x + dx, y, z + dz$; $x, y + dy, z + dz$; $x + dx, y + dy, z + dz$; & de-là, en prenant les racines de la fomme des carrés des différences des coordonnées pour deux angles quelconques, on aura la droite qui joint ces angles, & qui fera ou un côté ou une diagonale du parallépipede; on trouve ainfi dx, dy, dz pour les côtés, & $\sqrt{dx^2 + dy^2}$, $\sqrt{dx^2 + dz^2}$, $\sqrt{dy^2 + dz^2}$, $\sqrt{dx^2 + dy^2 + dz^2}$ pour les diagonales.

Supposons maintenant que les coordonnées x, y, z deviennent $x + \delta x, y + \delta y, z + \delta z$, & regardons $\delta x, \delta y, \delta z$ comme des fonctions quelconques de x, y, z ; en faifant varier fuccessivement les x, y, z de dx, dy, dz , on trouvera ce que doivent devenir les autres coordonnées $x + dx, y, z$; $x, y + dy, z$, &c.

Ainfi en faifant varier fimplement x de dx , on aura $x + dx + \delta x + \frac{d\delta y}{dx} dx$, $y + \delta y + \frac{d\delta y}{dx} dx$, $z + \delta z + \frac{d\delta z}{dx} dx$ pour ce que deviennent les coordonnées $x + dx, y, z$; faifant varier y de dy , on aura $x + \delta x$

142 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

+ $\frac{d\delta x}{dy} dy$, $y + dy + \delta y + \frac{d\delta y}{dy} dy$, $z + \delta z + \frac{d\delta z}{dy} dy$ pour ce que deviennent x , $y + dy$, z ; & faisant varier z de dz on aura $x + \delta x + \frac{d\delta x}{dz} dz$, $y + \delta y + \frac{d\delta y}{dz} dz$, $z + dz + \delta z + \frac{d\delta z}{dz} dz$ pour ce que deviennent x , y , $z + dz$, de même en faisant varier à la fois x de dx & y de dy , on aura $x + dx + \delta x + \frac{d\delta x}{dx} dx + \frac{d\delta x}{dy} dy$, $y + dy + \delta y + \frac{d\delta y}{dx} dx + \frac{d\delta y}{dy} dy$, $z + \delta z + \frac{d\delta z}{dx} dx + \frac{d\delta z}{dy} dy$, pour ce que deviennent $x + dx$, $y + dy$, z ; & ainsi des autres.

De-là en prenant la racine de la somme des carrés des différences de ces nouvelles coordonnées pour deux angles quelconques du rhomboïde dans lequel s'est changé le parallélepède $dx dy dz$, on trouvera aux quantités infiniment petites du troisième ordre près, ces expressions pour les côtés $dx + \frac{d\delta x}{dx} dx$, $dy + \frac{d\delta y}{dy} dy$, $dz + \frac{d\delta z}{dz} dz$, & celles-ci pour les diagonales

$$\sqrt{\left(dx + \frac{d\delta x}{dx} dx\right)^2 + \left(dy + \frac{d\delta y}{dy} dy\right)^2},$$

$$\sqrt{\left(dx + \frac{d\delta x}{dx} dx\right)^2 + \left(dz + \frac{d\delta z}{dz} dz\right)^2},$$

$$\sqrt{\left(dy + \frac{d\delta y}{dy} dy\right)^2 + \left(dz + \frac{d\delta z}{dz} dz\right)^2},$$

$$\sqrt{\left(dx + \frac{d\delta x}{dx} dx\right)^2 + \left(dy + \frac{d\delta y}{dy} dy\right)^2 + \left(dz + \frac{d\delta z}{dz} dz\right)^2};$$

d'où il est aisé de conclure que le rhomboïde dont il s'agit est de nouveau un parallélepède rectangle, & que par

conséquent son contenu peut être exprimé par le produit

$$dx \left(1 + \frac{d\delta x}{dx}\right), dy \left(1 + \frac{d\delta y}{dy}\right), dz \left(1 + \frac{d\delta z}{dz}\right)$$

Donc la variation du volume du premier parallélepède, c'est-à-dire, la valeur de $\delta \cdot (dx dy dz)$ sera exprimée par

$$dx dy dz \left(1 + \frac{d\delta x}{dx}\right) \left(1 + \frac{d\delta y}{dy}\right) \left(1 + \frac{d\delta z}{dz}\right) - dx dy dz;$$

par conséquent développant les termes, & négligeant les infiniment petits des ordres supérieurs, on aura

$$\delta \cdot (dx dy dz) = dx dy dz \left(\frac{d\delta x}{dx} + \frac{d\delta y}{dy} + \frac{d\delta z}{dz}\right);$$

c'est la valeur de δL qu'il faudra substituer dans l'équation de l'article précédent.

15. Cette équation deviendra donc de cette forme, en y mettant pour dm la valeur $\Delta dx dy dz$,

$$S (\Delta X \delta x + \Delta Y \delta y + \Delta Z \delta z + \lambda \frac{d\delta x}{dx} + \lambda \frac{d\delta y}{dy} + \lambda \frac{d\delta z}{dz}) dx dy dz = 0; \text{ \& il ne s'agira plus que d'y faire dis-}$$

paroître les doubles signes $d\delta$ par la méthode exposée dans l'article 17 de la quatrième Section.

Considérons d'abord la quantité $S \lambda \frac{d\delta x}{dx} dx dy dz$, où le signe S dénote une triple intégrale relative à x, y, z ; il est clair que comme la différence de δx n'est relative qu'à la variation de x , il ne faudra aussi pour la faire disparaître qu'avoir égard à l'intégration relative à x ; c'est pourquoi on donnera d'abord à cette quantité la forme

$$S dy dz S \lambda \frac{d\delta x}{dx} dx; \text{ ensuite on transformera l'intégrale}$$

simple $S \lambda \frac{d\delta x}{dx} dx$ en $\lambda'' \delta x'' - \lambda' \delta x'$ — $S \frac{d\lambda}{dx} \delta x dx$; les quantités marquées d'un trait se rapportent au commencement de l'intégration, & celles qui en ont deux se rapportent aux points où elle finit, suivant la notation adoptée dans l'endroit cité. Ainsi la quantité dont il s'agit se trouvera changée en celle-ci,

$$S dy dz (\lambda'' \delta x'' - \lambda' \delta x') - S dy dz S \frac{d\lambda}{dx} \delta x dx,$$

ou, ce qui est la même chose,

$$S (\lambda'' \delta x'' - \lambda' \delta x') dy dz - S \frac{d\lambda}{dx} \delta x dx dy dz.$$

De la même manière & par un raisonnement semblable, on changera les quantités $S \lambda \frac{d\delta y}{dy} dx dy dz$, &

$$S \lambda \frac{d\delta z}{dz} dx dy dz, \text{ en celles-ci,}$$

$$S (\lambda'' \delta y'' - \lambda' \delta y') dx dz - S \frac{d\lambda}{dy} \delta y dx dy dz, \text{ \&}$$

$$S (\lambda'' \delta z'' - \lambda' \delta z') dx dy - S \frac{d\lambda}{dz} \delta z dx dy dz.$$

Faisant ces substitutions, on aura donc pour l'équilibre de la masse fluide, cette équation générale:

$$\begin{aligned} & X - \frac{d\lambda}{dx} \delta x + \left(\Delta Y - \frac{d\lambda}{dy} \right) \delta y + \left(\Delta Z - \frac{d\lambda}{dz} \right) \delta z \Big] dx dy dz \\ & (\lambda'' \delta x'' - \lambda' \delta x') dy dz + S (\lambda'' \delta y'' - \lambda' \delta y') dx dz \\ & (\lambda'' \delta z'' - \lambda' \delta z') dx dy = 0, \end{aligned}$$

dans laquelle il n'y aura plus qu'à égaler séparément à zéro, les coefficients des variations indéterminées δx , δy , δz (art. 8, Sect. 4).

16. On aura donc d'abord ces trois équations indéfinies

$$\Delta X - \frac{d\lambda}{dx} = 0, \Delta Y - \frac{d\lambda}{dy} = 0, \Delta Z - \frac{d\lambda}{dz} = 0,$$

lesquelles doivent avoir lieu pour tous les points de la masse fluide.

Ensuite si le fluide est libre de tous côtés, les variations $\delta x', \delta y', \delta z', \delta x'', \delta y'', \delta z''$ qui se rapportent aux points de la surface du fluide seroient aussi indéterminées, & par conséquent il faudra encore évaluer séparément à zéro leurs coefficients, ce qui donnera $\lambda' = 0, \lambda'' = 0$, c'est-à-dire, en général $\lambda = 0$ pour tous les points de la surface du fluide; & cette équation servira à déterminer la figure de cette surface.

Il en sera de même lorsque le fluide est renfermé dans un vase, pour la partie de la surface où le vase est ouvert; mais à l'égard de la partie qui est appuyée contre les parois, il est clair que les variations $\delta x', \delta y', \delta z', \delta x'', \delta y'', \delta z''$ doivent avoir entr'elles des rapports donnés par la figure de ces parois, puisque le fluide ne peut que couler dans leur direction, & nous démontrerons plus bas (art. 20, 21), que quelle que puisse être leur figure, les termes qui renferment les variations en question seront toujours nuls d'eux-mêmes; de sorte qu'il n'y aura aucune condition relativement à cette partie de la surface du fluide.

17. Les trois équations qu'on vient de trouver pour les conditions de l'équilibre du fluide, donnent $\frac{d\lambda}{dx} = \Delta X$, $\frac{d\lambda}{dy} = \Delta Y$, $\frac{d\lambda}{dz} = \Delta Z$; donc puisque $d\lambda = \frac{d\lambda}{dx} dx +$
T

$\frac{d\lambda}{dy} dy + \frac{d\lambda}{dz} dz$, on aura $d\lambda = \Delta(Xdx + Ydy + Zdz)$;

par conséquent il faudra que la quantité $\Delta(Xdx + Ydy + Zdz)$ soit une différentielle complète en x, y, z ; & cette condition renferme seule les loix de l'équilibre des fluides.

On voit aussi qu'elle s'accorde avec ce qu'on a trouvé ci-dessus (art. 8, 12); car par ce qu'on a démontré dans l'article 5 de la Section cinquième, l'on a en général $Xdx + Ydy + Zdz = Pdp + Qdq + Rdr + \&c.$

Si on élimine la quantité λ des mêmes équations, on aura les suivantes,

$$\frac{d \cdot \Delta X}{dy} = \frac{d \cdot \Delta Y}{dx},$$

$$\frac{d \cdot \Delta X}{dz} = \frac{d \cdot \Delta Z}{dx},$$

$$\frac{d \cdot \Delta Y}{dz} = \frac{d \cdot \Delta Z}{dy},$$

équations qui diffèrent entr'elles, & dont l'une ne pourroit pas être regardée comme la suite des deux autres.

Ces conditions sont donc nécessaires pour que la masse fluide puisse être en équilibre, en vertu des forces X, Y, Z . Lorsqu'elles ont lieu par la nature de ces forces, on est assuré que l'équilibre est possible; & il ne reste plus qu'à trouver la figure que la masse fluide doit prendre pour être en équilibre, c'est-à-dire, l'équation de la surface extérieure du fluide. Or nous avons vu dans l'article 16, qu'on doit avoir dans chaque point de cette surface $\lambda = 0$. Donc puisque $d\lambda = \Delta(Xdx + Ydy + Zdz)$, on aura en intégrant

$\lambda = \int^{\Delta} (X dx + Y dy + Z dz) + \text{const}$; par conséquent l'équation de la surface extérieure sera

$$\int^{\Delta} (X dx + Y dy + Z dz) = K,$$

K étant une constante quelconque; & cette équation sera toujours en termes finis, puisque la quantité $\Delta (X dx + Y dy + Z dz)$ est supposée une différentielle exacte.

18. Si la quantité $X dx + Y dy + Z dz$ est elle-même une différentielle exacte, ce qui a toujours lieu lorsque les forces X, Y, Z sont le résultat d'une ou de plusieurs attractions proportionnelles à des fonctions quelconques des distances aux centres, puisqu'on a en général $X dx + Y dy + Z dz = P dp + Q dq + R dr + \&c$ (Sect. V, art. 5); nommant cette quantité $d\phi$, on aura alors $d\lambda = \Delta d\phi$; donc pour que $d\lambda$ soit une différentielle complète, il faudra que Δ soit une fonction de ϕ . Par conséquent $\lambda = \int^{\Delta} d\phi$ sera aussi nécessairement une fonction de ϕ .

On aura donc dans ce cas pour la figure de la surface l'équation fonct. $\phi = K$; savoir $\phi = \text{à une constante}$; de même que si la densité du fluide étoit uniforme. De plus, puisque ϕ est constante à la surface, & que Δ est fonction de ϕ , il s'ensuit que la densité Δ doit être la même dans tous les points de la surface extérieure d'une masse fluide en équilibre.

Dans l'intérieur du fluide la densité peut varier d'une manière quelconque, pourvu qu'elle soit toujours une fonction de ϕ ; elle devra donc être constante par-tout où la valeur de ϕ sera constante; de sorte que $\phi = h$, fera en général l'équation des couches de même densité, h étant une constante. Donc différentiant, on aura $d\phi = 0$, ou $X dx +$

148 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$Y dy + Z dz = 0$ pour l'équation générale de ces couches; & il est visible que cette équation est celle des surfaces auxquelles la résultante des forces X, Y, Z est perpendiculaire, & que M. Clairaut appelle surfaces de niveau. D'où il s'en suit que la densité doit être uniforme dans chaque couche de niveau formée par deux surfaces de niveau infiniment voisines.

Et cette loi doit avoir lieu dans la Terre & dans les Planètes, supposé que ces corps aient été originairement fluides, & qu'ils aient conservé en se durcissant la forme qu'ils avoient prise en vertu de l'attraction de leurs parties combinée avec la force centrifuge.

19. L'équation $\int \Delta (X dx + Y dy + Z dz) = K$ de la surface des fluides en équilibre, a lieu également pour les fluides libres de tous côtés, & pour ceux qui sont renfermés dans des vases, du moins relativement à la partie de leur surface qui répond aux ouvertures du vase (art. 17).

Pour ce qui est de la surface contiguë aux parois du vase, il est clair qu'elle doit avoir la même figure que ces parois; de sorte que si le vase est inflexible, la figure dont il s'agit sera donnée & indépendante des conditions de l'équilibre. Il faudra donc que par rapport à cette partie de la surface du fluide, les termes de l'équation générale de l'équilibre, contenant les variations $\delta x', \delta y', \delta z', \delta x'', \delta y'', \delta z''$ disparaissent d'eux-mêmes, puisqu'on ne pourroit les faire évanouir par aucune condition particulière; c'est ce qu'il est bon d'examiner pour ne laisser rien à désirer sur la justesse & la généralité de nos méthodes.

20. Considérons un point quelconque de la surface du fluide contiguë aux parois du vase supposé inflexible & d'une

figure donnée ; ce point répondra nécessairement au commencement ou à la fin de chacune des intégrations relatives à x, y, z , ou au commencement de l'une & à la fin des deux autres, ou réciproquement (art. 15). Supposons d'abord qu'il réponde à la fin de chacune des trois intégrations ; les variations de x, y, z relatives à ce point, seront alors $\delta x'', \delta y'', \delta z''$ & les termes affectés de ces variations seront $\lambda'' \delta x'' dy dz, \lambda'' \delta y'' dx dz, \lambda'' \delta z'' dx dy$. De sorte qu'on aura pour tous les points semblables de la surface du fluide, les intégrales $S \lambda' \delta x'' dy dz, S \lambda'' \delta y'' dx dz, S \lambda'' \delta z'' dx dy$, dont la première doit être prise en faisant varier séparément y & z , après avoir substitué pour x sa valeur en y & z donnée par la nature de la surface ou de la paroi du vase, dont la seconde doit être prise en faisant varier séparément x & z , & substituant pour y sa valeur en x & z donnée par la même surface, & dont la troisième doit être prise pareillement, en faisant varier successivement & séparément x & y , & substituant pour z sa valeur donnée en x & y par la même surface.

Or il est visible qu'on peut réduire ces trois intégrales à la même forme, en supposant qu'on substitue dans les deux premières, à la place de z , sa valeur en x & y , & qu'on prenne ensuite dans la première x variable, & dans la seconde y variable à la place de z .

Ainsi si on représente par $dz = p dx + q dy$ l'équation de la surface donnée, il n'y aura qu'à mettre dans l'intégrale $S \lambda'' \delta x'' dy dz, p dx$ à la place de dz , & dans l'intégrale $S \lambda'' \delta y'' dx dz, q dy$ à la place de dz ; ensuite intégrer l'une & l'autre relativement à x & à y . Mais il y a ici une observation importante à faire, laquelle consiste en ce que les

différences dx , dy , dz doivent toujours être prises positivement, parce qu'elles sont censées telles dans le parallépipède rectangulaire $dx dy dz$ qui exprime le volume de la particule dm , lequel ne peut jamais devenir négatif par la nature même de la chose. D'où il s'ensuit que dans les substitutions de $p dx$ & $q dy$ à la place de dz , il faut toujours supposer p & q des quantités positives.

Nous supposerons donc en général que l'équation des parois du vase soit représentée par $dz = \pm p dx \pm q dy$, p & q étant toujours des quantités positives; & d'après ce que nous venons de démontrer, on aura au lieu des trois intégrales $S \lambda'' \delta x'' dy dz$, $S \lambda'' \delta y'' dx dz$, $S \lambda'' \delta z'' dx dy$, celle-ci unique $S \lambda'' (p \delta x'' + q \delta y'' + \delta z'') dx dy$.

Maintenant puisque nous avons supposé que les points que nous considérons de la surface du fluide, répondent à la fin de chacune des trois intégrations relatives à x , y , z , il est facile de se convaincre que cette supposition ne peut avoir lieu à moins que les coordonnées x , y , z de ces points ne tombent toutes du même côté de la surface dont il s'agit, c'est-à-dire, du même côté des plans qui touchent cette surface dans les mêmes points. Or pour cela il faut nécessairement que l'équation différentielle de la surface soit dans ces points $dz = -p dx - q dy$, afin que x & y croissant z diminue. Mais $\delta x''$, $\delta y''$, $\delta z''$ étant (*hyp.*) les variations de x , y , z pour ces mêmes points, il est visible qu'elles doivent aussi avoir entr'elles les mêmes rapports que les différentielles dx , dy , dz , du moins tant qu'on regarde la figure de la surface comme invariable. On aura donc aussi $\delta z'' = -p \delta x'' - q \delta y''$; valeur qui étant substituée dans l'intégrale ci-dessus, la rend évidemment nulle.

21. Si les points dont il s'agit, au lieu de répondre à la fin des trois intégrations relatives à x , y , z , répondoient au commencement de ces mêmes intégrations, alors on auroit dans l'équation générale de l'équilibre (art. 15), relativement à ces points, les trois intégrales $-S^{\lambda'} \delta x' dy dz - S^{\lambda'} \delta y' dx dz - S^{\lambda'} \delta z' dx dy$, qui se changeroient de même en celle-ci unique,

$$-S^{\lambda'} (p \delta x' + q \delta y' + \delta z') dx dy;$$

& l'on auroit aussi dans ce cas $dz = -p dx - q dy$, & par conséquent aussi $\delta z' = -p \delta x' - q \delta y'$; ce qui rendroit pareillement cette intégrale nulle.

Mais si ces mêmes points répondoient, par exemple, au commencement de l'intégration relative à x , & à la fin des deux intégrations relatives à y & z , alors les variations des coordonnées x , y , z pour ces points, seroient $\delta x'$, $\delta y''$, $\delta z''$, & les intégrales correspondantes seroient

$$-S^{\lambda'} \delta x' dy dz + S^{\lambda''} \delta y'' dx dz + S^{\lambda''} \delta z'' dx dy,$$

dans lesquelles λ' seroit la même chose que λ'' ; ces intégrales se changeroient donc en celle-ci,

$$S^{\lambda''} (-p \delta x' + q \delta y'' + \delta z'') dx dy.$$

Or il est facile de concevoir que pour que ce cas ait lieu, il faut que les deux coordonnées y & z se trouvent d'un même côté, & la coordonnée x de l'autre côté de chaque plan touchant la surface dans les points en question; c'est ce qui demande que l'équation de la surface soit pour ces points de la forme $dz = p dx - q dy$; de sorte qu'on aura aussi $\delta z'' = p \delta x' - q \delta y''$, ce qui étant substitué dans l'intégrale précédente la rendra encore nulle.

On trouvera le même résultat pour les autres cas où l'on considérera des points relatifs au commencement des intégrations suivant x & y , & à la fin de l'intégration suivant z , ou au commencement des intégrations suivant x & z , & à la fin de l'intégration suivant y , ou &c.

22. De ce que nous venons de démontrer par rapport à ces différens cas, on peut conclure que si on dénote par un trait les quantités qui répondent au commencement de l'intégration relative à z , c'est-à-dire les quantités qui appartiennent à la partie antérieure de la surface du fluide par rapport au plan des x & y , & qu'on dénote par deux traits les quantités répondantes à la fin de la même intégration suivant z , c'est-à-dire, les quantités relatives à la partie postérieure de la surface du fluide par rapport au même plan des x & y ; qu'ensuite on représente en général par $dz + p dx + q dy = 0$ l'équation différentielle de la surface du fluide (p, q étant positives ou négatives); on pourra toujours transformer les trois expressions intégrales

$S(\lambda'' \delta x'' - \lambda' \delta x') dy dz + S(\lambda'' \delta y'' - \lambda' \delta y') dx dz + S(\lambda'' \delta z'' - \lambda' \delta z') dx dy$ de l'équation générale de l'équilibre de l'article 15 en ces deux-ci,

$$S \lambda'' (\delta z'' + p' \delta x'' + q' \delta y'') dx dy \\ - S \lambda' (\delta z' + p \delta x' + q \delta y') dx dy.$$

Or puisque $dz + p dx + q dy = 0$ est l'équation d'une surface courbe, il s'ensuit de la théorie connue, qu'il y a nécessairement un multiplicateur r qui peut rendre cette équation intégrable; de sorte qu'on aura $r (dz + p dx + q dy) = du$, du étant la différentielle exacte d'une fonction

tion u de x, y, z . On aura donc aussi en changeant d en δ dans la différentiation de u , $r(\delta z + p\delta x + q\delta y) = \delta u$; & par conséquent $\delta z + p\delta x + q\delta y = \frac{\delta u}{r}$. Donc en marquant toutes les quantités d'un ou de deux traits pour les rapporter à la surface antérieure ou postérieure du fluide, & substituant dans les expressions intégrales ci-dessus, ces expressions deviendront

$$S \frac{\lambda'' \delta u''}{r''} dx dy - S \frac{\lambda' \delta u'}{r'} dx dy.$$

23. Soit maintenant ds l'élément de la surface du fluide, dont l'équation est en général $d z + p d x + q d y = 0$, on aura, comme l'on fait,

$$ds = dx dy \sqrt{(1 + p^2 + q^2)}.$$

Mais en regardant u comme une fonction de x, y, z , on a suivant la notation reçue, $r = \frac{du}{dz}$, $rp = \frac{du}{dx}$, $rq =$

$$\frac{du}{dy}; \text{ donc } \frac{dx dy}{r} = \frac{ds}{r \sqrt{(1 + p^2 + q^2)}} = \frac{ds}{\sqrt{\left(\frac{du}{dx}\right)^2 + \left(\frac{du}{dy}\right)^2 + \left(\frac{du}{dz}\right)^2}}.$$

Donc si on fait pour abrégier

$$V = \sqrt{\left(\frac{du}{dx}\right)^2 + \left(\frac{du}{dy}\right)^2 + \left(\frac{du}{dz}\right)^2}$$

& qu'on marque toutes les quantités d'une ou de deux traits pour les rapporter à la surface antérieure ou postérieure du fluide, on pourra donner aux expressions intégrales dont il

s'agit, cette forme $S \frac{\lambda'' \delta u''}{\gamma''} ds'' - S \frac{\lambda' \delta u'}{\gamma'} ds'$.

Or par ce qui a été dit dans l'article 8 de la seconde Section, on voit que la quantité $\lambda ds \times \frac{\delta u}{\gamma}$ peut représenter le moment d'une force égale à λds , & appliquée à l'élément ds de la surface du fluide, perpendiculairement à cette même surface, dont l'équation est supposée δu ou $du = 0$ (art. 22). Ainsi l'expression intégrale $S \frac{\lambda'' \delta u''}{\gamma''} ds''$ représentera la somme des momens des forces λ'' agissantes sur chaque point de la surface postérieure de la masse fluide dans des directions perpendiculaires à cette surface; de même l'expression $S \frac{\lambda' \delta u'}{\gamma'} ds'$ représentera la somme des momens des forces λ' appliquées à chaque point de la surface antérieure, & dirigées aussi perpendiculairement à cette surface; de sorte que $- S \frac{\lambda' \delta u'}{\gamma'} ds'$ fera la somme des momens de ces dernières forces prises en sens contraire, c'est-à-dire, en supposant leurs directions opposées à celles des forces λ'' par rapport au plan des x & y ; ce qui revient à ce que toutes les forces appliquées à la surface de la masse fluide soient dirigées perpendiculairement à cette surface, & tendent de dedans en dehors, ou de dehors en dedans.

24. Donc puisque les expressions intégrales qui entrent dans l'équation générale de l'équilibre d'une masse fluide incompressible, & qui se rapportent aux points de la surface de cette masse, sont équivalentes à la somme des momens d'une infinité de forces λ appliquées perpendiculairement à tous les points de cette surface; il s'ensuit que ces forces ont réellement lieu à la surface du fluide; & il est

visible qu'elles ne sont autre chose que la pression que le fluide exerce dans tous les points de sa surface, en vertu des forces qui agissent dans toute sa masse.

25. Cette pression sera donc exprimée en général par la quantité λ , savoir par la formule $\int \Delta (X dx + Y dy + Z dz)$ rapportée à la surface du fluide (art. 17); & il est clair que par-tout où le fluide est libre, elle devra être nulle dans l'état d'équilibre; mais par-tout où la surface du fluide sera appliquée contre la surface d'un corps solide quelconque, il faudra que ce corps soutienne l'effort des forces λ appliquées à sa surface. D'où il est facile de déduire les loix de l'équilibre des fluides avec les solides qui les contiennent, ou qui y sont plongés. Comme elles sont assez connues, nous ne nous arrêterons pas à les détailler; nous nous dispenserons aussi de donner des applications particulières de la théorie générale de l'équilibre des fluides incompressibles, n'ayant gueres rien à ajouter à ce qu'on trouve sur cette matière, dans les Auteurs qui en ont déjà traité.

H U I T I E M E S E C T I O N.

De l'équilibre des fluides compressibles & élastiques.

1. S O I E N T comme dans l'article 13 de la Section précédente, X, Y, Z les forces qui agissent sur chaque point de la masse fluide, réduites aux directions des coordonnées x, y, z , & tendantes à diminuer ces coordonnées; on

aura d'abord $S(X\delta x + Y\delta y + Z\delta z) dm$ pour la somme de leurs momens.

Dans les fluides élastiques il y a de plus une force intérieure qu'on nomme élasticité ou ressort, & qui tend à les dilater, ou à augmenter leur volume. Soit donc ϵ l'élasticité d'une particule quelconque dm ; cette force étant dirigée à augmenter le volume $dx dy dz$ de la même particule tendra donc à diminuer la quantité $- dx dy dz$; par conséquent elle aura ou pourra être censée avoir pour moment la quantité $-\epsilon(dx dy dz)$. De manière que la somme des momens provenans de l'élasticité de toute la masse fluide, sera exprimée par $-S\epsilon(dx dy dz)$.

Donc la somme totale des momens des forces qui agissent sur le fluide, sera

$$S(X\delta x + Y\delta y + Z\delta z) dm - S\epsilon(dx dy dz);$$

& comme il n'y a ici aucune condition particulière à remplir, on aura l'équation générale de l'équilibre, en égalant simplement cette somme à zéro.

2. On aura donc ainsi pour l'équilibre des fluides élastiques, une équation de la même forme que celle que l'on a trouvée dans la Section précédente (art. 13) pour l'équilibre des fluides incompressibles, puisque dans celle-ci $\delta L = \delta(dx dy dz)$ (art. 14), ce qui rend le terme $S\lambda\delta L$ provenant de la condition de l'incompressibilité entièrement semblable au terme $S\epsilon(dx dy dz)$ dû aux momens des forces élastiques.

3. Il s'ensuit de-là que les formules trouvées pour l'équilibre des fluides incompressibles, s'appliquent immédiatement & sans aucune restriction à l'équilibre des fluides

élastiques, en y changeant simplement le coefficient λ en $-\lambda$, c'est-à-dire, en supposant que la quantité λ prise négativement, exprime la force d'élasticité de chaque élément du fluide. Il n'y aura donc qu'à répéter ici tout ce que nous avons démontré dans la Section précédente, depuis l'article 14 jusqu'à la fin.

4. On suppose ordinairement que l'élasticité est proportionnelle à la densité, ou en général à une fonction quelconque de la densité; on aura donc $\lambda = -\lambda = \varphi \Delta$ (en nommant Δ la densité); donc la détermination de Δ dépendra de l'équation suivante, (art. 17, Sect. précédente).

$$d.\varphi \Delta = \Delta (X dx + Y dy + Z dz).$$

Cette équation donne

$$\frac{d.\varphi \Delta}{\Delta} = X dx + Y dy + Z dz;$$

or $\frac{d.\varphi \Delta}{\Delta}$ est une différentielle complète d'une fonction de Δ ; donc il faudra aussi que $X dx + Y dy + Z dz$, soit toujours une différentielle complète; autrement l'équilibre ne sera pas possible. On a donc le cas de l'article 18 de la Section précédente; on aura par conséquent aussi les mêmes conséquences.

Fin de la première Partie de la Mécanique.

SECONDE PARTIE.

DE LA MÉCANIQUE, OU LA DYNAMIQUE.

SECTION PREMIÈRE.

Sur les différens Principes de la Dynamique.

LA Dynamique est la Science des forces accélératrices ou retardatrices, & des mouvemens variés qu'elles peuvent produire. Cette Science est due entièrement aux Modernes, & Galilée est celui qui en a jetté les premiers fondemens. Avant lui on n'avoit considéré les forces qui agissent sur les corps que dans l'état d'équilibre; & quoiqu'on ne pût attribuer l'accélération des corps pesans, & le mouvement curviligne des projectiles qu'à l'action constante de la gravité, personne n'avoit encore réussi à déterminer les loix de ces phénomènes journaliers, d'après une cause si simple. Galilée a fait le premier ce pas important, & a ouvert par-là une carrière nouvelle & immense à l'avancement de la Mécanique. Ces découvertes sont exposées & développées dans l'ouvrage intitulé: *Dialoghi delle scienze nuove*, &c. lequel parut pour la

premiere fois à Leyde en 1637; elles ne procurerent pas à Galilée, de son vivant, autant de célébrité que celles qu'il avoit faites sur le systême du monde, mais elles font aujourd'hui la partie la plus solide & la plus réelle de la gloire de ce grand homme.

Les découvertes des satellites de Jupiter, des phases de Vénus, des taches du Soleil, &c, ne demandoient que des télescopes & de l'assiduité; mais il falloit un génie extraordinaire pour démêler les loix de la nature dans des phénomènes que l'on avoit toujours eus sous les yeux, mais dont l'explication avoit néanmoins toujours échappé aux recherches des Philosophes.

Huyghens qui paroît avoir été destiné à perfectionner & compléter la plupart des découvertes de Galilée, ajouta à la théorie de l'accélération des graves celles du mouvement des pendules & des forces centrifuges, & prépara ainsi la route à la grande découverte de la gravitation universelle. La Méchanique devint une Science nouvelle entre les mains de Newton, & ses *Principes Mathématiques* qui parurent pour la premiere fois en 1687, furent l'époque de cette révolution.

Enfin l'invention du calcul infinitésimal mit les Géometres en état de réduire à des équations analytiques les loix du mouvement des corps; & la recherche des forces & des mouvemens qui en résultent, est devenue depuis le principal objet de leurs travaux.

Je me suis proposé ici de leur offrir un nouveau moyen de faciliter cette recherche; mais auparavant il ne sera pas inutile d'exposer les principes qui servent de fondement à la Dynamique, & de présenter la suite & la gradation des

idées qui ont le plus contribué à étendre & à perfectionner cette Science.

La théorie des mouvemens variés & des forces accélératrices qui les produisent, est fondée sur ces loix générales, que tout mouvement imprimé à un corps, est par sa nature uniforme & rectiligne, & que différens mouvemens imprimés à la fois ou successivement à un même corps, se composent de manière que le corps se trouve à chaque instant dans le même point de l'espace où il devrait se trouver en effet par la combinaison de ces mouvemens, s'ils existoient chacun réellement & séparément dans le corps. C'est dans ces deux loix que consistent les Principes connus de la force d'inertie & du mouvement composé. Galilée a aperçu le premier ces deux principes, & en a déduit les loix du mouvement des projectiles, en composant le mouvement oblique, effet de l'impulsion communiquée au corps, avec sa chute perpendiculaire due à l'action de la gravité.

A l'égard des loix de l'accélération des graves, elles se déduisent naturellement de la considération de l'action constante & uniforme de la gravité, en vertu de laquelle les corps recevant dans des instans égaux des degrés égaux de vitesse suivant la même direction, la vitesse totale acquise au bout d'un tems quelconque, doit être proportionnelle à ce tems; & il est clair que ce rapport constant des vitesses au tems, doit être lui-même proportionnel à l'intensité de la force que la gravité exerce pour mouvoir le corps; de sorte que dans le mouvement sur des plans inclinés, ce rapport ne doit pas être proportionnel à la force absolue de la gravité comme dans le mouvement vertical, mais à sa force relative, laquelle dépend de l'inclinaison du plan,
&

& se détermine par les règles de la Statique; ce qui fournit un moyen facile de comparer entr'eux les mouvemens des corps qui descendent le long des plans différemment inclinés.

Cependant il ne paroît pas que Galilée ait découvert de cette manière les loix de la chute des corps pesants. Il a commencé, au contraire, par supposer la notion d'un mouvement uniformément accéléré, dans lequel les vitesses croissent comme les tems; il en a déduit géométriquement les principales propriétés de cette espece de mouvement, & sur-tout la loi de l'accroissement des espaces en raison des carrés des tems; ensuite il s'est assuré par des expériences, que cette loi a lieu effectivement dans le mouvement des corps qui tombent sur des plans quelconques inclinés. Mais pour pouvoir comparer entr'eux les mouvemens sur différens plans inclinés, il a été obligé d'abord d'admettre ce principe précaire, que les vitesses acquises en descendant de hauteurs verticales égales, sont aussi toujours égales; & ce n'est que peu avant sa mort, & après la publication de ses Dialogues, qu'il a trouvé la démonstration de ce principe, par la considération de l'action relative de la gravité sur les plans inclinés, démonstration qui a été ensuite inférée dans les autres éditions de cet Ouvrage.

Le rapport constant qui dans les mouvemens uniformément accélérés, doit subsister entre les vitesses & les tems, ou entre les espaces & les carrés des tems, peut donc être pris pour la mesure de la force accélératrice qui agit continuellement sur le mobile; parce qu'en effet cette force ne peut être estimée que par l'effet qu'elle produit dans le corps, & qui consiste dans les vitesses engen-

drées, ou dans les espaces parcourus dans des tems donnés.

Ainsi il suffit, pour cette estimation des forces, de considérer le mouvement produit dans un tems quelconque, fini ou infiniment petit, pourvu que la force soit regardée comme constante pendant ce tems; par conséquent, quel que soit le mouvement du corps & la loi de son accélération, on pourra toujours déterminer la valeur de la force qui agit sur lui à chaque instant, en comparant la vitesse engendrée dans cet instant avec la durée du même instant, ou l'espace qu'elle fait parcourir pendant le même instant avec le carré de la durée de cet instant; & il n'est pas même nécessaire que cet espace ait été réellement parcouru par le corps, il suffit qu'il puisse être censé avoir été parcouru par un mouvement composé, puisque l'effet de la force est le même dans l'un & dans l'autre cas, par les principes du mouvement exposés plus haut.

C'est ainsi qu'Huyghens a découvert les loix des forces centrifuges des corps mûs dans des cercles avec des vitesses constantes, & qu'il a comparé ces forces entr'elles, & avec la force de la pesanteur à la surface de la terre, comme on le voit par les démonstrations qu'il a laissées de ses théorèmes sur la force centrifuge, publiés en 1673, à la fin du *Traité de Horologio oscillatorio*.

Mais Huyghens n'a pas été plus loin, & il étoit réservé à Newton d'étendre cette théorie à des courbes quelconques, & de compléter la science des mouvemens variés & des forces accélératrices qui peuvent les engendrer. Cette science ne consiste maintenant que dans quelques formules différentielles très-simples; mais Newton a constamment fait

usage de la méthode géométrique simplifiée par la considération des premières & dernières raisons, & s'il s'est quelquefois servi du calcul analitique, c'est uniquement la méthode des séries qu'il a employée, laquelle doit être bien distinguée de la méthode différentielle, quoiqu'il soit facile de les rapprocher, & de les rappeler à un même principe.

Les Géomètres qui ont traité après Newton la théorie des forces accélératrices, se sont presque tous contentés de généraliser les théorèmes, & de les traduire en expressions différentielles. De-là les différentes formules des forces centrales qu'on trouve dans la plupart des ouvrages de Méchanique, mais dont on ne fait maintenant plus d'usage dans les recherches sur le mouvement des corps animés par des forces quelconques, parce qu'on a une manière plus simple de mettre ces problèmes en équations.

Si on conçoit que le mouvement d'un corps & les forces qui agissent sur lui soient décomposés suivant trois lignes droites perpendiculaires entr'elles, on pourra considérer séparément les mouvemens & les forces relatives à chacune de ces trois directions. Car à cause de la perpendicularité des directions, il est visible que chacun de ces mouvemens partiels peut être regardé comme indépendant des deux autres, & qu'il ne peut recevoir d'altération que de la part de la force qui agit dans la direction de ce mouvement; d'où l'on peut conclure que ces trois mouvemens doivent suivre, chacun en particulier, les loix des mouvemens rectilignes accélérés ou retardés par des forces données. Or dans le mouvement rectiligne, l'effet de la force accélératrice ne consistant qu'à altérer la vitesse du corps, cette force doit être mesurée par le rap-

port entre l'accroissement ou le décroissement de la vitesse pendant un instant quelconque, & la durée de cet instant, c'est-à-dire, par la différentielle de la vitesse divisée par celle du tems; & comme la vitesse elle-même est exprimée dans les mouvemens variés, par la différentielle de l'espace divisée par celle du tems, il s'ensuit que la force dont il s'agit sera mesurée par la différentielle seconde de l'espace divisée par le carré de la différentielle première du tems supposée constante. Donc aussi la différentielle seconde de l'espace que le corps parcourt ou est censé parcourir suivant chacune des trois directions perpendiculaires, divisée par le carré de la différentielle constante du tems, exprimera la force accélératrice dont le corps doit être animé suivant cette même direction; & devra par conséquent être égale à la force actuelle qui est supposée agir dans cette direction.

Il n'est pas nécessaire que les trois directions auxquelles on rapporte le mouvement instantané du corps, soient absolument fixes, il suffit qu'elles le soient pendant la durée d'un instant. Ainsi dans les mouvemens en ligne courbe, on peut prendre à chaque instant ces directions, l'une dans la tangente, & les deux autres dans les perpendiculaires à la courbe. Alors la force accélératrice qui agit suivant la tangente, & qu'on nomme force tangentielle, sera toute employée à altérer la vitesse absolue du corps, & sera exprimée par l'élément de cette vitesse divisée par l'élément du tems. C'est ce qui constitue le principe si connu des forces accélératrices.

Les forces normales, au contraire, ne feront que changer la direction du corps, & dépendront de la courbure de la ligne

qu'il décrit. En réduisant ces deux dernières forces à une seule, il faudra que la direction de celle-ci soit dans le plan de la courbure, & sa valeur se trouvera exprimée par le carré de la vitesse du corps divisé par le rayon de la développée, c'est-à-dire, par le rayon du cercle qui mesure la courbure de la courbe en chaque point, & qu'on nomme cercle *osculateur*. C'est aussi l'expression qu'Huyghens avoit trouvée pour la force centrifuge des corps qui décrivent des cercles avec des vitesses uniformes; & elle est générale pour des courbes & des vitesses quelconques, en considérant à chaque instant le corps comme mu dans le cercle osculateur.

Il est cependant beaucoup plus simple de rapporter le mouvement du corps à des directions fixes dans l'espace. Alors en employant pour déterminer le lieu du corps dans l'espace, trois coordonnées rectangles qui ayent ces mêmes directions, les variations de ces coordonnées représenteront évidemment les espaces parcourus par le corps suivant les directions de ces coordonnées; par conséquent leurs différentielles secondes, divisées par le carré de la différentielle constante du tems, exprimeront les forces accélératrices qui doivent agir suivant ces mêmes coordonnées; ainsi en égalant ces expressions à celles des forces données par la nature du problème, on aura trois équations semblables qui serviront à déterminer toutes les circonstances du mouvement. Cette manière de déterminer le mouvement d'un corps animé par des forces accélératrices quelconques, est par sa simplicité préférable à toutes les autres; il paroît que Maclaurin est le premier qui l'ait employée dans son *Traité des Fluxions*, imprimé en 1742; elle est maintenant universellement adoptée.

Par les principes qui viennent d'être exposés, on peut donc déterminer les loix du mouvement d'un corps libre, sollicité par des forces quelconques, pourvu que le corps soit regardé comme un point.

On peut aussi appliquer ces principes à la recherche du mouvement de plusieurs corps qui exercent les uns sur les autres une attraction mutuelle, suivant une loi quelconque qui soit comme une fonction connue des distances; enfin il n'est pas difficile de les étendre aux mouvemens dans des milieux résistans, ainsi qu'à ceux qui se font sur des surfaces courbes données; car la résistance du milieu n'est autre chose qu'une force qui agit dans une direction opposée à celle du mobile; & lorsqu'un corps est forcé de se mouvoir sur une surface donnée, il y a nécessairement une force perpendiculaire à la surface qui l'y retient, & dont la valeur inconnue peut se déterminer d'après les conditions qui résultent de la nature de la même surface.

Mais si on cherche le mouvement de plusieurs corps qui agissent les uns sur les autres par impulsion ou par pression, soit immédiatement comme dans le choc ordinaire, ou par le moyen de fils ou de leviers inflexibles, auxquels ils soient attachés, ou en général par quelque autre moyen que ce soit, alors la question est d'un ordre plus élevé, & les principes précédens sont insuffisans pour la résoudre. Car ici les forces qui agissent sur les corps sont inconnues, & il faut déduire ces forces de l'action que les corps doivent exercer entr'eux, suivant leur disposition mutuelle. Il est donc nécessaire d'avoir recours à un nouveau principe qui serve à déterminer la force des corps en mouvement, eu égard à leur masse & à leur vitesse.

Ce principe consiste en ce que pour imprimer à une masse donnée une certaine vitesse suivant une direction quelconque, soit que cette masse soit en repos ou en mouvement, il faut une force dont la valeur soit proportionnelle au produit de la masse par la vitesse, & dont la direction soit la même que celle de cette vitesse. Ce produit de la masse d'un corps multipliée par sa vitesse, s'appelle communément la quantité de mouvement de ce corps, parce qu'en effet c'est la somme des mouvemens de toutes les parties matérielles du corps. Ainsi les forces se mesurent par les quantités de mouvement qu'elles sont capables de produire, & réciproquement la quantité de mouvement d'un corps, est la mesure de la force que le corps est capable d'exercer contre un obstacle, & qui s'appelle la *percussion*. D'où il s'ensuit que si deux corps non élastiques viennent à se choquer directement en sens contraires avec des quantités de mouvement égales, leurs forces doivent se contrebalancer & se détruire, par conséquent les corps doivent s'arrêter & demeurer en repos. Mais si le choc se faisoit par le moyen d'un levier, il faudroit pour la destruction du mouvement des corps, que leurs forces suivissent la loi connue de l'équilibre du levier.

Il paroît que Descartes a apperçu le premier le Principe que nous venons d'exposer, mais il s'est trompé dans son application au choc des corps, pour avoir cru que la même quantité de mouvement absolu devoit toujours se conserver.

Wallis est proprement le premier qui ait eu une idée nette de ce Principe, & qui s'en soit servi avec succès pour découvrir les loix de la communication du mouvement dans

le choc des corps durs ou élastiques, comme on le voit dans les Transactions Philosophiques de 1669, & dans la troisième Partie de son *Traité de Mou*, imprimé en 1671.

De même que le produit de la masse & de la vitesse exprime la force finie d'un corps en mouvement, ainsi le produit de la masse & de la force accélératrice que nous avons vu être représentée par l'élément de la vitesse divisé par l'élément du tems, exprimera la force élémentaire ou naissante; & cette quantité, si on la considère comme la mesure de l'effort que le corps peut faire en vertu de la vitesse élémentaire qu'il a prise, ou qu'il tend à prendre, constitue ce qu'on nomme *pression*; mais si on la regarde comme la mesure de la force ou puissance nécessaire pour imprimer cette même vitesse, elle est alors ce qu'on nomme *force motrice*.

Ainsi des pressions, ou des forces motrices, se détruiront ou se feront équilibre si elles sont égales & directement opposées, ou si étant appliquées à une machine quelconque, elles suivent les loix de l'équilibre de cette machine.

Lorsque des corps sont joints ensemble, de manière qu'ils ne puissent obéir librement aux impulsions reçues, & aux forces accélératrices dont ils sont animés, ces corps exercent nécessairement les uns sur les autres des pressions continues qui altèrent leurs mouvemens, & en rendent la détermination difficile.

Le premier problème & le plus simple de ce genre dont les Géomètres se soient occupés, est celui des centres d'oscillation. Ce problème a été fameux dans le siècle dernier & au commencement de celui-ci, par les efforts & les tenta-

ratives

tatives que les plus grands Géomètres ont faits pour en venir à bout; & comme c'est principalement à ces tentatives qu'on doit les progrès immenses que la Dynamique a faits depuis, je crois devoir en donner ici une histoire succinte, pour montrer par quels degrés cette Science s'est élevée à la perfection où elle paroît être parvenue dans ces derniers tems.

Les premières traces des recherches sur les centres d'oscillation, se trouvent dans les Lettres de Descartes. On y voit que le Pere Mersenne lui avoit proposé de déterminer la grandeur que doit avoir un corps de figure quelconque, pour qu'étant suspendu par un point, il fasse ses oscillations dans le même tems qu'un fil de longueur donnée, & chargé d'un seul poids à son extrémité. Descartes observe que cette question a quelque rapport avec celle du centre de gravité, & que de même que dans un corps pesant qui tombe librement, il y a un centre de gravité autour duquel les efforts de la pesanteur de toutes les parties du corps se font équilibrer, en sorte que ce centre descend de la même manière que si le reste du corps étoit anéanti, ou qu'il fût concentré dans le même centre; ainsi dans les corps pesans qui tournent autour d'un axe fixe, il doit y avoir un centre, qu'il appelle *centre d'agitation*, autour duquel les forces *d'agitation* de toutes les parties du corps se contrebalancent de manière que ce centre étant libre de l'action de ces forces, puisse être mu comme il le seroit si les autres parties du corps étoient anéanties, ou concentrées dans ce même centre; que par conséquent tous les corps dans lesquels ce centre sera également éloigné de l'axe de rotation, feront leur vibration dans le même tems.

D'après cette notion du centre d'agitation, Descartes donne une méthode générale de le déterminer dans des corps de figure quelconque; cette méthode consiste à chercher le centre de gravité des forces d'agitation de toutes les parties du corps, en estimant ces forces par les produits des masses multipliées par les vitesses qui sont ici proportionnelles aux distances de l'axe de rotation, & en supposant que les parties du corps soient projetées sur le plan qui passe par son centre de gravité & par l'axe de rotation, de manière qu'elles soient toujours à la même distance de cet axe.

Mais cette supposition n'est pas permise ici, parce que l'effet des forces ne dépend pas seulement de la quantité du mouvement, mais encore de sa direction; aussi la règle de Descartes n'est-elle bonne que lorsque toutes les parties du corps sont réellement ou peuvent être censées placées dans un même plan passant par l'axe de rotation; dans tous les autres cas il ne faut considérer que les mouvemens perpendiculaires au plan passant par l'axe de rotation & par le centre de gravité du corps, & on doit rapporter chaque particule au point où ce plan est rencontré par la direction du mouvement de cette particule, direction qui est toujours perpendiculaire au plan de cette particule & de l'axe de rotation.

Ce défaut de la règle de Descartes fut apperçu par Roberval, & devint le sujet d'une contestation entre ces deux Géomètres, dans laquelle l'avantage paroît être entièrement du côté de ce dernier. Roberval donne des déterminations exactes des centres d'agitation des secteurs & des arcs de cercle mus perpendiculairement à leur plan, & il fait voir l'insuffisance de la règle de son adversaire dans ce cas; mais accoutumé à cacher

ses méthodes, il se contente d'indiquer ces résultats particuliers, & il est impossible de juger s'il étoit en possession d'une méthode générale.

Au reste, Roberval remarque avec raison, que le centre dont il s'agit n'est proprement que le centre de percussion, autour duquel les chocs ou les momens de percussion sont égaux, & que pour trouver le vrai centre d'oscillation d'un pendule pesant, il faut aussi avoir égard à l'action de la gravité, en vertu de laquelle le pendule se meut. Mais cette recherche étant supérieure à la Méchanique de ces tems-là, les Géomètres continuerent à supposer tacitement que le centre de percussion étoit le même que celui d'oscillation, & Huyghens fut le premier qui envisagea ce dernier centre sous son vrai point de vûe; aussi crut-il devoir regarder ce problème comme entièrement neuf, & ne pouvant le résoudre par l'application des loix connues du mouvement, il inventa un principe nouveau, mais indirect, lequel est devenu célèbre depuis, sous le nom de *Conservation des forces vives*.

Un fil considéré comme une ligne inflexible, sans pesanteur & sans masse, étant attaché par un bout à un point fixe & chargé à l'autre bout d'un petit poids qu'on puisse regarder comme réduit à un point, forme ce qu'on appelle un pendule simple, & la loi des vibrations de ce pendule dépend uniquement de sa longueur, c'est-à-dire, de la distance entre le poids & le point de suspension. Mais si à ce fil on attache encore un ou plusieurs poids à différentes distances du point de suspension, on aura alors un pendule composé, dont le mouvement devra tenir une espece de milieu entre ceux des différens pendules simples que l'on auroit, si chacun de ces poids étoit suspendu seul au fil.

Car la force de la gravité tendant d'un côté à faire descendre tous les poids également dans le même tems, & de l'autre l'inflexibilité du fil les contraignant à décrire dans ce même tems des arcs inégaux & proportionnels à leurs distances du point de suspension, il doit se faire entre ces poids une espece de compensation & de répartition de leurs mouvemens, enforte que les poids qui sont les plus proches du point de suspension, hâteront les vibrations des plus éloignés, & ceux-ci, au contraire, retarderont les vibrations des premiers. Ainsi il y aura dans le fil un point où un corps étant placé, son mouvement ne seroit ni accéléré, ni retardé par les autres poids, mais seroit le même que s'il étoit seul suspendu au fil. Ce point sera donc le vrai centre d'oscillation du pendule composé, & un tel centre doit se trouver aussi dans tout corps solide de quelque figure que ce soit, qui oscille autour d'un axe horizontal.

Huyghens vit qu'on ne pouvoit déterminer ce centre d'une maniere rigoureuse, sans connoître la loi suivant laquelle les différens poids du pendule composé alterent mutuellement les mouvemens que la gravité tend à leur imprimer à chaque instant; mais au lieu de chercher à déduire cette loi des Principes fondamentaux de la Mécanique, il se contenta d'y suppléer par un Principe indirect, lequel consiste à supposer, que si plusieurs poids attachés, comme l'on voudra, à un pendule descendant par la seule action de la gravité, & que dans un instant quelconque ils soient détachés & séparés les uns des autres, chacun d'eux, en vertu de la vitesse acquise pendant sa chute, remontera à une telle hauteur que le centre commun de gravité se trouvera remonté à la même hauteur d'où il étoit descendu. A la vérité Huyghens,

n'établit pas ce principe immédiatement, mais il le déduit de deux hypothèses qu'il croit devoir être admises comme des demandes de Méchanique; l'une c'est que le centre de gravité d'un système de corps pesans, ne peut jamais remonter à une hauteur plus grande que celle d'où il est tombé, quelque changement qu'on fasse à la disposition mutuelle des corps, parce qu'autrement le mouvement perpétuel ne seroit plus impossible; l'autre c'est qu'un pendule composé peut toujours remonter de lui-même à la même hauteur d'où il est descendu librement. Au reste, Huyghens remarque que le même principe a lieu dans le mouvement des corps pesans liés ensemble d'une manière quelconque comme aussi dans le mouvement des fluides.

On ne sauroit deviner ce qui a donné à cet Auteur l'idée d'un tel Principe; mais on peut conjecturer qu'il y a été conduit par le théorème que Galilée avoit démontré sur la chute des corps pesans, lesquels soit qu'ils descendent verticalement ou sur des plans inclinés, acquièrent toujours des vitesses capables de les faire remonter aux mêmes hauteurs d'où ils étoient tombés. Ce théorème généralisé & appliqué au centre de gravité d'un système de corps pesans, donne le Principe d'Huyghens.

Quoi qu'il en soit, il est visible que ce Principe fournit une équation entre la hauteur verticale, d'où le centre de gravité du système est descendu dans un tems quelconque, & les différentes hauteurs verticales auxquelles les corps qui composent le système pourroient remonter avec leurs vitesses acquises, & qui par les théorèmes de Galilée sont comme les carrés de ces vitesses. Or dans un pendule qui oscille autour d'un axe horizontal les vitesses des différens points

sont proportionnelles à leurs distances de l'axe; ainsi on peut réduire l'équation à deux seules inconnues, dont l'une soit la descente du centre de gravité du pendule dans un tems quelconque, & dont l'autre soit la hauteur à laquelle un point donné de ce pendule pourroit remonter par sa vitesse acquise. Mais la descente du centre de gravité détermine celle de tout autre point du pendule; donc on aura une équation entre la hauteur d'où un point quelconque du pendule est descendu, & celle à laquelle il pourroit remonter par sa vitesse, due à cette chute. Dans le centre d'oscillation, ces deux hauteurs doivent être égales, parce que les corps libres peuvent toujours remonter à la même hauteur d'où ils sont tombés; & l'équation fait voir que cette égalité ne peut avoir lieu que dans un point de la ligne perpendiculaire à l'axe de rotation, & passant par le centre de gravité du pendule, lequel soit éloigné de cet axe de la quantité qui provient en multipliant tous les poids qui composent le pendule, par les carrés de leurs distances à l'axe, & divisant la somme de ces produits par la masse du pendule multipliée par la distance de son centre de gravité au même axe. Cette quantité exprimera donc la longueur d'un pendule simple, dont le mouvement seroit égal à celui du pendule composé.

Cette théorie d'Huyghens est exposée dans son *Traité de Horologio oscillatorio*, qui parut en 1673, & elle y est accompagnée d'un grand nombre de savantes applications. Elle n'auroit rien laissé à désirer, si elle n'avoit pas été appuyée sur un Principe précaire; & il restoit toujours à démontrer ce Principe pour la mettre hors de toute atteinte. En 1681 parurent dans le Journal des Savans de Paris, quel-

ques mauvaises objections contre cette théorie, auxquelles Huyghens ne répondit que d'une manière vague & peu satisfaisante. Mais cette contestation ayant excité l'attention de Jacques Bernoulli, lui donna occasion d'examiner à fond la théorie de Huyghens, & de chercher à la rappeler aux premiers principes de la Dynamique. Il ne considère d'abord que deux poids égaux attachés à une ligne inflexible & droite, & il remarque que la vitesse que le premier poids, celui qui est le plus près du point de suspension, acquiert en décrivant un arc quelconque, doit être moindre que celle qu'il auroit acquise en décrivant librement le même arc; & qu'en même tems la vitesse acquise par l'autre poids, doit être plus grande que celle qu'il auroit acquise, en parcourant le même arc librement. La vitesse perdue par le premier poids s'est donc communiquée au second, & comme cette communication se fait par le moyen d'un levier mobile autour d'un point fixe, l'Auteur suppose qu'elle doit suivre la loi de l'équilibre des puissances appliquées à ce levier; de manière que la perte de vitesse du premier poids soit au gain de vitesse du second, dans la raison réciproque des bras de levier, c'est-à-dire, des distances au point de suspension. De-là & de ce que les vitesses réelles des deux poids doivent être elles-mêmes dans la raison directe de ces distances, on détermine facilement ces vitesses, & par conséquent le mouvement du pendule.

Tel est le premier pas qui ait été fait vers la solution directe de ce fameux problème. L'idée de rapporter au levier les forces résultantes des vitesses gagnées ou perdues par les poids, est très-fine, & donne la clef de la vraie théorie; mais Jacques Bernoulli s'est trompé, en considérant les

vités acquises pendant un tems quelconque fini, au lieu qu'il n'auroit dû considérer que les vités élémentaires acquises pendant un instant, & les comparer avec celles que la gravité tend à imprimer pendant le même instant. C'est ce qu'a fait depuis le Marquis de l'Hopital, dans un Écrit inséré dans le Journal de Rotterdam de 1690. Il suppose deux poids quelconques attachés au fil inflexible qui fait le pendule composé, & il établit l'équilibre entre les quantités de mouvement perdues & gagnées par ces poids dans un instant quelconque, c'est-à-dire, entre les différences des quantités de mouvement que les poids acquièrent réellement dans cet instant, & celles que la gravité tend à leur imprimer. Il détermine par ce moyen le rapport de l'accélération instantanée de chaque poids à celle que la gravité seule tend à lui donner, & il trouve le centre d'oscillation, en cherchant le point du pendule pour lequel ces deux accélérations seroient égales. Il étend ensuite sa théorie à un plus grand nombre de poids, mais il regarde pour cela les premiers comme réunis successivement dans leur centre d'oscillation, ce qui n'est plus si direct, ni ne peut être admis sans démonstration.

Cette analyse du Marquis de l'Hopital fit revenir Jacques Bernoulli sur la sienne, & donna enfin lieu à la première solution directe & rigoureuse du problème des centres d'oscillation, solution qui mérite d'autant plus l'attention des Géomètres, qu'elle contient le germe de ce Principe de Dynamique, qui est devenu si fécond entre les mains de M. d'Alembert.

L'Auteur considère les mouvemens que la gravité imprime à chaque instant aux corps qui composent le pendule, & comme ces corps, à cause de leur liaison, ne peuvent les
suivre

suivre en entier, il conçoit les mouvemens imprimés comme composés de ceux que les corps peuvent prendre, & d'autres mouvemens qui doivent être détruits, & en vertu desquels le pendule doit demeurer en équilibre. Le problème se trouve ainsi ramené aux principes de la Statique, & ne demande plus que le secours de l'analyse. Jacques Bernoulli trouva par ce moyen des formules générales pour les centres d'oscillation des corps de figure quelconque, en fit voir l'accord avec le principe de Huyghens, & démontra l'identité des centres d'oscillation & de percussion. Cette solution avoit été ébauchée dès 1691 dans les actes de Leipsic, mais elle n'a été donnée d'une manière complète qu'en 1703, dans les Mémoires de l'Académie des Sciences de Paris.

Pour ne rien laisser à désirer sur cette histoire du problème du centre d'oscillation, je devois rendre compte aussi de la solution que Jean Bernoulli en a donnée ensuite dans les mêmes Mémoires, & qui ayant été trouvée & publiée à peu près en même-tems par Taylor, dans l'ouvrage intitulé : *Methodus incrementorum*, a été l'occasion d'une vive dispute entre ces deux Géomètres; mais quelque ingénieuse que soit l'idée sur laquelle est fondée cette nouvelle solution, & qui consiste à réduire tout d'un coup le pendule composé en un pendule simple, en substituant à ses différens poids, d'autres poids réunis dans un seul point, & dont les masses & les pesanteurs soient telles qu'il faut pour que leurs accélérations angulaires & leurs momens, par rapport à l'axe de rotation soient les mêmes, il faut néanmoins avouer que cette idée n'est ni si naturelle, ni si lumineuse que celle de l'équilibre entre les mouvemens détruits à laquelle Jacques Bernoulli avoit eu l'art de réduire cette recherche.

On trouve encore dans la *Phoronomie* d'Herman, publiée en 1716, une nouvelle manière de résoudre le même problème, & qui est fondée sur cet autre principe, que les forces motrices, dont les poids qui forment le pendule sont réellement animés, pour pouvoir être mus conjointement, doivent être équivalentes à celles qui proviennent de l'action de la gravité; enforte que les premières étant supposées dirigées en sens contraire, doivent faire équilibre à ces dernières.

Ce principe présenté de cette manière, n'est cependant pas assez lumineux pour pouvoir être pris pour un axiome de Mécanique; mais il n'est pas difficile de le démontrer par le moyen de celui de Jacques Bernoulli, dont il est en effet une suite nécessaire.

M. Euler lui a donné depuis une plus grande généralité, & l'a appliqué à la solution de différens problèmes touchant les oscillations des corps flexibles ou inflexibles, dans un Mémoire imprimé en 1740, dans le tome VII des anciens Commentaires de Pétersbourg.

Il seroit trop long de parler des autres problèmes de Dynamique qui ont exercé la sagacité des Géomètres après celui du centre d'oscillation, & avant que l'art de les résoudre fût réduit à des règles fixes. Ces problèmes que MM. Bernoulli, Clairaut, Euler se proposoient entr'eux, se trouvent répandus dans les premiers volumes des Mémoires de Pétersbourg & de Berlin, dans les Mémoires de Paris (années 1736 & 1742), dans les Œuvres de Jean Bernoulli, & dans les Opuscules de M. Euler. Ils consistent à déterminer les mouvemens de plusieurs corps pesans ou non qui se poussent ou se tirent par des fils ou des leviers inflexibles

où ils font fixement attachés, ou le long defquels ils peuvent couler librement, & qui ayant reçu des impulsions quelconques, font ensuite abandonnés à eux-mêmes, ou contraints de se mouvoir sur des courbes ou des surfaces données.

Le principe de Huyghens étoit presque toujours employé dans la solution de ces problèmes; mais comme ce principe ne donne qu'une seule équation, on cherchoit les autres par la considération des forces inconnues avec lesquelles on concevoit que les corps devoient se pousser ou se tirer, & qu'on regardoit comme des forces élastiques agissant également en sens contraires; l'emploi de ces forces dispensoit d'avoir égard à la liaison des corps, & permettoit de faire usage des loix du mouvement des corps libres; ensuite les conditions qui par la nature du problème devoient avoir lieu entre les mouvemens des différens corps, servoient à déterminer les forces inconnues qu'on avoit introduites dans le calcul. Mais il falloit toujours une adresse particuliere pour démêler dans chaque problème toutes les forces auxquelles il étoit nécessaire d'avoir égard; ce qui rendoit ces problèmes piquants & propres à exciter l'émulation.

Le traité de Dynamique de M. d'Alembert qui parut en 1743, mit fin à ces especes de défis, en offrant une méthode directe & générale pour résoudre, ou du moins pour mettre en équations tous les problèmes de Dynamique que l'on peut imaginer. Cette méthode réduit toutes les loix du mouvement des corps à celles de leur équilibre, & ramene ainsi la Dynamique à la Statique. Nous avons déjà remarqué que le principe employé par Jacques Bernoulli dans la recherche du centre d'oscillation, avoit l'avantage de faire

dépendre cette recherche des conditions de l'équilibre du levier; mais il étoit réservé à M. d'Alembert d'envisager ce principe d'une manière générale, & de lui donner toute la simplicité & la fécondité dont il pouvoit être susceptible.

Si plusieurs corps tendent à se mouvoir avec des vitesses & des directions, qu'ils soient forcés de changer à cause de leur action mutuelle, on peut regarder ces mouvemens comme composés de ceux que les corps prendront réellement, & d'autres mouvemens qui sont détruits; d'où il suit que ces derniers doivent être tels que les corps animés de ces seuls mouvemens se fassent équilibre.

Tel est le Principe que M. d'Alembert a donné, & dont il a fait tant d'heureuses & utiles applications. Ce Principe ne fournit pas immédiatement les équations nécessaires pour la solution des différens problèmes de Dynamique, mais il apprend à les déduire des conditions de l'équilibre. Ainsi en combinant ce Principe avec les Principes ordinaires de l'équilibre du levier, ou de la composition des forces, on peut toujours trouver les équations de chaque problème à l'aide de quelques constructions plus ou moins compliquées. C'est de cette manière qu'on en a usé jusqu'ici dans l'application du Principe dont il s'agit; mais la difficulté de déterminer les forces qui doivent être détruites, ainsi que les loix de l'équilibre entre ces forces, rend souvent cette application embarrassante & pénible; & les solutions qui en résultent sont presque toujours plus longues que si elles étoient déduites de Principes moins simples & moins directs.

Dans la première Partie de ce Traité, le Principe des vitesses virtuelles nous a conduits à une Méthode analytique

très-simple, pour résoudre toutes les questions de Statique. Ce même Principe combiné avec celui que nous venons d'exposer, fournira donc aussi une Méthode semblable pour les problèmes de Dynamique, & qui aura les mêmes avantages.

Pour se former d'abord une idée de cette méthode, on se rappellera que le Principe général des vitesses virtuelles consiste en ce que, lorsqu'un système de corps réduits à des points, & animés de forces quelconques est en équilibre, si on donne à ce système un petit mouvement quelconque en vertu duquel chaque corps parcourt un espace infiniment petit, la somme des forces ou puissances multipliées chacune par l'espace que le point où elle est appliquée parcourt suivant la direction de cette puissance, est toujours égale à zéro.

Si maintenant on suppose le système en mouvement, & qu'on regarde le mouvement que chaque corps a dans un instant comme composé de deux; dont l'un soit celui que le corps aura dans l'instant suivant, il faudra que l'autre soit détruit par l'action réciproque des corps, & par celle des forces motrices dont ils sont actuellement animés. Ainsi il devra y avoir équilibre entre ces forces & les pressions ou résistances qui résultent des mouvemens qu'on peut regarder comme perdus par les corps d'un instant à l'autre. D'où il suit que pour étendre au mouvement du système la formule de son équilibre, il suffira d'y ajouter les termes dûs à ces dernières forces.

Or si on considère, ainsi que nous l'avons déjà fait plus haut, les vitesses que chaque corps a suivant trois directions fixes & perpendiculaires entr'elles, les décroissemens

de ces vitesses représenteront les mouvemens perdus suivant les mêmes directions, & leurs accroissemens feront par conséquent les mouvemens perdus dans des directions opposées. Donc les pressions résultantes de ces mouvemens perdus seront exprimées en général par la masse multipliée par l'élément de la vitesse, & divisée par l'élément du tems, & auront des directions directement contraires à celles des vitesses. De cette maniere on pourra exprimer analitiquement les termes dont il s'agit, & l'on aura une formule générale pour le mouvement des corps, laquelle renfermera la solution de tous les problèmes de Dynamique, & dont le simple développement donnera les équations nécessaires pour chaque problème, comme on le verra dans la suite de ce Traité.

Mais un des plus grands avantages de cette formule, est d'offrir immédiatement les équations générales qui renferment les Principes, ou théorèmes connus sous les noms de *conservation des forces vives*, de *conservation du mouvement du centre de gravité*, de *conservation du moment du mouvement de rotation*, ou *Principe des aires*, & de *principe de la moindre quantité d'action*. Ces Principes doivent être regardés plutôt comme des résultats généraux des loix de la Dynamique, que comme des principes primitifs de cette Science, mais étant souvent employés comme tels dans la solution des problèmes, nous croyons devoir en dire aussi un mot, en indiquant en quoi ils consistent, & à quels Auteurs ils sont dûs, pour ne rien laisser à desirer dans cette exposition préliminaire des Principes de la Dynamique.

Le premier des quatre Principes dont nous venons de parler, celui de la conservation des forces vives, a été trouvé

par Huyghens, mais sous une forme un peu différente de celle qu'on lui donne présentement ; & nous en avons déjà parlé à l'occasion du problème des centres d'oscillation. Le principe tel qu'il a été employé dans la solution de ce problème, consiste dans l'égalité entre la descente & la montée du centre de gravité de plusieurs corps pesans qui descendent conjointement, & qui remontent ensuite séparément, étant réfléchis en haut chacun avec la vitesse qu'il avoit acquise. Or par les propriétés connues du centre de gravité, le chemin parcouru par ce centre dans une direction quelconque, est exprimé par la somme des produits de la masse de chaque corps & du chemin qu'il a parcouru suivant la même direction, divisée par la somme des masses. D'un autre côté, par les théorèmes de Galilée, le chemin vertical parcouru par un corps grave est proportionnel au carré de la vitesse qu'il a acquise en descendant librement, & avec laquelle il pourroit remonter à la même hauteur. Ainsi le Principe de Huyghens se réduit à ce que dans le mouvement des corps pesans, la somme des produits des masses par les carrés des vitesses à chaque instant, est la même, soit que les corps se meuvent conjointement d'une manière quelconque, ou qu'ils parcourent librement les mêmes hauteurs verticales. C'est aussi ce que Huyghens lui-même a remarqué en peu de mots dans un petit Ecrit relatif aux méthodes de Jacques Bernoulli & du Marquis de l'Hopital, pour les centres d'oscillation.

Jusques-là ce Principe n'avoit été regardé que comme un simple théorème de Méchanique ; mais lorsque Jean Bernoulli eut adopté la distinction établie par Leibnitz, entre les forces mortes ou pressions qui agissent sans mouvement actuel, &

les forces vives accompagnées de ce mouvement, ainsi que la mesure de ces dernières par les produits des masses & des carrés des vitesses, il ne vit plus dans le Principe en question, qu'une conséquence de la théorie des forces vives, & une loi générale de la nature, suivant laquelle la somme des forces vives de plusieurs corps se conserve la même pendant que ces corps agissent les uns sur les autres par de simples pressions, & est constamment égale à la simple force vive qui résulte de l'action des forces actuelles qui meuvent les corps. Il lui donna ainsi le nom de *conservation des forces vives*, & il s'en servit avec succès pour résoudre quelques problèmes qui ne l'avoient pas encore été, & dont il paroïssoit difficile de venir à bout par des méthodes directes.

Son illustre fils, Daniel Bernoulli, a déduit ensuite de ce Principe, les loix du mouvement des fluides dans des vases, matière qui n'avoit été traitée avant lui que d'une manière vague & arbitraire. Enfin il a rendu ce même principe très-général dans les Mémoires de Berlin pour l'année 1748, en faisant voir comment on peut l'appliquer au mouvement des corps animés par des attractions mutuelles quelconques, ou attirés vers des centres fixes par des forces proportionnelles à quelques fonctions des distances que ce soit.

Le grand avantage de ce Principe est de fournir immédiatement une équation finie entre les vitesses des corps & les variables qui déterminent leur position dans l'espace; de sorte que lorsque par la nature du problème, toutes ces variables se réduisent à une seule, cette équation suffit pour le résoudre complètement, & c'est le cas de celui des centres d'oscillation. En général la conservation des forces vives
donne

donne toujours une intégrale première des différentes équations différentielles de chaque problème ; ce qui est d'une grande utilité dans plusieurs occasions.

Le second Principe est dû à Newton, qui, au commencement de ses *Principes Mathématiques*, démontre que l'état de repos ou de mouvement du centre de gravité de plusieurs corps n'est point altéré par l'action réciproque de ces corps quelle qu'elle soit ; de sorte que le centre de gravité des corps qui agissent les uns sur les autres d'une manière quelconque, soit par des fils ou des leviers, ou des loix d'attraction, &c, sans qu'il y ait aucune action ni aucun obstacle extérieur, est toujours en repos, ou se meut uniformément en ligne droite.

M. d'Alembert lui a donné depuis, dans son *Traité de Dynamique*, une plus grande étendue, en faisant voir que si chaque corps est sollicité par une force accélératrice constante, & qui agisse suivant des lignes parallèles, ou qui soit dirigée vers un point fixe, & agisse en raison de la distance, le centre de gravité doit décrire la même courbe que si les corps étoient libres ; à quoi on peut ajouter que le mouvement de ce centre est en général le même que si toutes les forces des corps quelles qu'elles soient, y étoient appliquées chacune suivant sa propre direction.

Il est visible que ce Principe sert à déterminer le mouvement du centre de gravité, indépendamment des mouvemens respectifs des corps, & qu'ainsi il peut toujours fournir trois équations finies entre les coordonnées des corps & le tems, lesquelles seront des intégrales des équations différentielles du problème.

Le troisième Principe est beaucoup moins ancien que les

deux précédens, & paroît avoir été découvert en même-tems par MM. Euler, Daniel Bernoulli, & le Chevalier d'Arcy, mais sous des formes différentes.

Selon les deux premiers, ce Principe consiste en ce que dans le mouvement de plusieurs corps autour d'un centre fixe, la somme des produits de la masse de chaque corps, par sa vitesse de circulation autour du centre, & par sa distance au même centre, est toujours indépendante de l'action mutuelle que les corps peuvent exercer les uns sur les autres, & se conserve la même tant qu'il n'y a aucune action ni aucun obstacle extérieur. M. Daniel Bernoulli a donné ce Principe dans le premier volume des Mémoires de l'Académie de Berlin, qui a paru en 1746, & M. Euler l'a donné la même année, dans le premier tome de ses Opuscules; & c'est aussi le même problème qui les y a conduits, sçavoir la recherche du mouvement de plusieurs corps mobiles dans un tube de figure donnée, & qui ne peut que tourner autour d'un point ou centre fixe.

Le principe de M. d'Arcy, tel qu'il l'a donné à l'Académie des Sciences de Paris, dans un Mémoire qui porte la date de 1746, mais qui n'a paru qu'en 1752 dans le Recueil pour 1747, est que la somme des produits de la masse de chaque corps par l'aire que son rayon vecteur décrit autour d'un centre fixe, est toujours proportionnelle au tems. On voit que ce Principe est une généralisation du beau théorème de Newton, sur les aires décrites en vertu de forces centripètes quelconques; & pour en appercevoir l'analogie, ou plutôt l'identité avec celui de MM. Euler & Daniel Bernoulli, il n'y a qu'à considérer que la vitesse de circulation est exprimée par l'élément de l'arc circulaire divisé

par l'élément du tems, & que le premier de ces élémens multiplié par la distance au centre, donne l'élément de l'aire décrite autour de ce centre ; d'où l'on voit que ce dernier Principe n'est autre chose que l'expression différentielle de celui de M. d'Arcy.

Cet Auteur a présenté ensuite son Principe sous une autre forme qui le rapproche davantage du précédent, & qui consiste en ce que la somme des produits des masses, par les vitesses & par les perpendiculaires tirées du centre sur les directions du corps, est une quantité constante.

Sous ce point de vue il en a fait même une espece de Principe métaphysique, qu'il appelle la *conservation de l'action*, pour l'opposer, ou plutôt pour le substituer à celui de *la moindre quantité d'action*; comme si des dénominations vagues & arbitraires faisoient l'essence des loix de la nature, & pouvoient par quelque vertu secrète ériger en causes finales, de simples résultats des loix connues de la Méchanique.

Quoi qu'il en soit, le Principe dont il s'agit a lieu généralement pour tout systême de corps qui agissent les uns sur les autres d'une façon quelconque, soit par des fils, des lignes inflexibles, des loix d'attraction, &c, & qui sont de plus sollicités par des forces quelconques dirigées à un centre fixe, soit que le systême soit d'ailleurs entièrement libre, ou qu'il soit assujetti à se mouvoir autour de ce même centre. La somme des produits des masses par les aires décrites autour de ce centre, & projetées sur un plan quelconque, est toujours proportionnelle au tems; de sorte qu'en rapportant ces aires à trois plans perpendiculaires entr'eux, on a trois équations différentielles du premier ordre entre le tems &

les coordonnées des courbes décrites par les corps; & c'est proprement dans ces équations que consiste la nature du Principe dont nous venons de parler.

Je viens enfin au quatrième Principe que j'appelle de *la moindre action*, par analogie avec celui que feu M. de Maupertuis avoit donné sous cette dénomination, & que les écrits de plusieurs Auteurs illustres ont rendu ensuite si fameux. Ce Principe envisagé analitiquement, consiste en ce que dans le mouvement des corps qui agissent les uns sur les autres, la somme des produits des masses par les vitesses & par les espaces parcourus, est un *minimum*. L'Auteur en a déduit les loix de la réflexion & de la réfraction de la lumière, ainsi que celles du choc des corps dans deux Mémoires, l'un à l'Académie des Sciences de Paris en 1744, & l'autre deux ans après à celle de Berlin.

Mais il faut avouer que ces applications sont trop particulières pour servir à établir la vérité d'un Principe général; elles ont d'ailleurs quelque chose de vague & d'arbitraire, qui ne peut que rendre incertaines les conséquences qu'on en pourroit tirer pour l'exactitude même du Principe. Aussi l'on auroit tort, ce me semble, de mettre ce Principe présenté ainsi sur la même ligne que ceux que nous venons d'exposer. Mais il y a une autre manière de l'envisager plus générale & plus rigoureuse, & qui mérite seule l'attention des Géomètres. M. Euler en a donné la première idée à la fin de son Traité des Isopérimètres, imprimé à Lausanne en 1744, en y faisant voir que dans les trajectoires décrites par des forces centrales, l'intégrale de la vitesse multipliée par l'élément de la courbe, fait toujours un *maximum* ou un *minimum*.

Cette propriété que M. Euler n'avoit reconnue que dans

le mouvement des corps ifolés, je l'ai étendue depuis au mouvement des corps qui agissent les uns sur les autres d'une maniere quelconque, & il en a résulté ce nouveau Principe général, que la somme des produits des masses par les intégrales des vitesses multipliées par les élémens des espaces parcourus, est constamment un *maximum* ou un *minimum*.

Tel est le Principe auquel je donne ici, quoique improprement le nom de *moindre action*, & que je regarde non comme un principe métaphysique, mais comme un résultat simple & général des loix de la Méchanique. On peut voir dans le Tome II des Mémoires de Turin, l'usage que j'en ai fait pour résoudre plusieurs problêmes difficiles de Dynamique. Ce principe combiné avec celui de la conservation des forces vives, & développé suivant les regles du calcul des variations, donne directement toutes les équations nécessaires pour la solution de chaque problême; & de-là naît une méthode également simple & générale pour traiter les questions qui concernent le mouvement des corps; mais cette méthode n'est elle-même qu'un corollaire de celle qui fait l'objet de la seconde Partie de cet Ouvrage, & qui a en même-tems l'avantage d'être tirée des premiers Principes de la Méchanique.

S E C O N D E S E C T I O N.

Formule générale pour le mouvement d'un système de corps, animés par des forces quelconques.

I. LORSQUE les forces qui agissent sur un système de corps sont disposées conformément aux loix exposées dans la premiere Partie de ce Traité, ces forces se détruisent mu-

tuellement, & le système demeure en équilibre. Mais quand l'équilibre n'a pas lieu, les corps doivent nécessairement se mouvoir, en obéissant en tout ou en partie à l'action des forces qui les sollicitent. La détermination des mouvemens produits par des forces données, est l'objet de cette seconde Partie.

Nous y considérerons principalement les forces accélératrices ou retardatrices, dont l'action est continue, comme celle de la gravité, & qui tendent à imprimer à chaque instant une vitesse infiniment petite & égale, à toutes les particules de matière.

Quand ces forces agissent librement & uniformément, elles produisent nécessairement des vitesses qui augmentent comme les tems; & on peut regarder les vitesses ainsi engendrées dans un tems donné, comme les effets les plus simples de ces sortes de forces, & par conséquent comme les plus propres à leur servir de mesure. Il faut, dans la Mécanique, prendre les effets simples des forces pour connus; & l'art de cette science consiste uniquement à en déduire les effets composés qui doivent résulter de l'action combinée & modifiée des mêmes forces.

2. Nous supposerons donc que l'on connoisse pour chaque force accélératrice la vitesse qu'elle est capable d'imprimer à un mobile en agissant toujours de la même manière, pendant un certain tems, que nous prendrons pour l'unité des tems; & nous entendrons simplement par *force accélératrice* cette même vitesse. Elle doit s'estimer par l'espace que le mobile parcourroit dans le même tems, si elle étoit continuée uniformément; & on fait par les théorèmes de Galilée, que cet espace est toujours double de celui que le corps a parcouru réellement par l'action constante de la force accélératrice.

On peut d'ailleurs prendre une force accélératrice connue pour l'unité, & rapporter à celle-là toutes les autres. Alors il faudra prendre pour l'unité des espaces, le double de l'espace que la même force continuée également feroit parcourir dans le tems qu'on veut prendre pour l'unité des tems, & la vitesse acquise dans ce tems par l'action continue de la même force, fera l'unité des vitesses. De cette maniere les forces, les espaces, les tems & les vitesses ne feront que des simples rapports, des quantités mathématiques ordinaires.

Par exemple, si on prend (ce qui est très-naturel) la gravité sous la latitude de Paris pour l'unité des forces accélératrices, & qu'on compte le tems par secondes, on devra prendre alors 30,196 pieds de Paris pour l'unité des espaces parcourus, parce que 15,098 pieds, est la hauteur d'où un corps abandonné à lui-même, tombe dans une seconde sous cette latitude; & l'unité des vitesses fera celle qu'un corps pèsant acquiert en tombant de cette hauteur.

3. Ces notions préliminaires supposées, considérons un système de corps disposés les uns par rapport aux autres, comme on voudra, & animés par des forces accélératrices quelconques.

Soit m la masse de l'un quelconque de ces corps, regardée comme un point; & soient x, y, z les trois coordonnées rectangles qui déterminent la position absolue du même corps au bout d'un tems quelconque t . Ces coordonnées sont supposées toujours parallèles à trois axes fixes dans l'espace, & qui se coupent perpendiculairement dans un point nommé l'origine des coordonnées; elles expriment par con-

192 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

féquent les distances rectilignes du corps à trois plans paffant par les mêmes axes.

Ainsi à caufe de la perpendicularité de ces plans, les coordonnées x, y, z représentent les espaces parcourus par le corps en s'éloignant des mêmes plans; par conféquent $\frac{dx}{dt}$, $\frac{dy}{dt}$, $\frac{dz}{dt}$ représenteront les vîteffes que ce corps a dans un instant quelconque pour s'éloigner de chacun de ces plans-là; & ces vîteffes, fi le corps étoit enfuite abandonné à lui-même, demeureroient constantes dans les instans fuivans, par les principes fondamentaux de la théorie du mouvement.

4. Soient maintenant P, Q, R , &c, les forces accélératrices, qui dans le même instant follicitent chaque point de la masse m fuivant des directions données, c'est-à-dire, les vîteffes que chacune de ces forces imprimeroit à la masse m , si elles agiffoient féparément & également pendant le tems qui est pris pour l'unité. Quelque variable que puiffe être l'action de ces forces, on peut néanmoins la regarder comme constante pendant un instant. Par conféquent, comme les vîteffes engendrées par des forces accélératrices constantes, font proportionnelles au tems, il s'enfuit que les vîteffes que les forces P, Q, R , &c, impriment ou tendent à imprimer au corps m pendant l'instant dt , font exprimées par $P dt, Q dt, R dt$, &c. & ont les mêmes directions que ces forces.

Donc dans l'instant fuivant le corps tendra à fe mouvoir à la fois avec les vîteffes $\frac{dx}{dt}, \frac{dy}{dt}, \frac{dz}{dt}, P dt, Q dt, R dt$, &c; & il prendroit effectivement un mouvement composé

composé de ceux-ci, s'il devenoit libre; mais ce mouvement est altéré par la liaison mutuelle des corps.

Or puisque $\frac{dx}{dt}$, $\frac{dy}{dt}$, $\frac{dz}{dt}$ expriment en général les vitesses effectives du corps après le tems t , les vitesses après le tems $t + dt$ seront représentées par $\frac{dx}{dt} + d. \frac{dx}{dt}$, $\frac{dy}{dt} + d. \frac{dy}{dt}$, $\frac{dz}{dt} + d. \frac{dz}{dt}$. Ainsi le corps aura perdu les vitesses $P dt$, $Q dt$, $R dt$, &c, & gagné à leur place les vitesses $d. \frac{dx}{dt}$, $d. \frac{dy}{dt}$, $d. \frac{dz}{dt}$ tendantes à augmenter les coordonnées x , y , z ; ou, ce qui revient au même, il aura perdu à la fois les vitesses $P dt$, $Q dt$, $R dt$, &c, & les vitesses $d. \frac{dx}{dt}$, $d. \frac{dy}{dt}$, $d. \frac{dz}{dt}$ dirigées en sens contraire, c'est-à-dire, suivant les lignes mêmes x , y , z .

Donc aussi les forces accélératrices capables de produire ces différentes vitesses auront été détruites, & se feront par conséquent fait mutuellement équilibre. Donc enfin il y aura eu équilibre dans le système, en supposant chacun des corps m qui le composent, animé à la fois par les forces accélératrices P , Q , R , &c, données, & de plus par les forces accélératrices $d. \frac{dx}{dt}$, $d. \frac{dy}{dt}$, $d. \frac{dz}{dt}$, ou bien (en faisant dt constant) $\frac{d^2x}{dt^2}$, $\frac{d^2y}{dt^2}$, $\frac{d^2z}{dt^2}$, dirigées suivant les lignes x , y , z . D'où l'on voit que les loix du mouvement du système sont les mêmes que celles de son équilibre, en ajoutant simplement les nouvelles forces accélératrices $\frac{d^2x}{dt^2}$, $\frac{d^2y}{dt^2}$, $\frac{d^2z}{dt^2}$ suivant x , y , z .

§. On pourra donc aussi trouver une formule générale

B b

pour le mouvement, comme on en a trouvé une pour l'équilibre; & cette formule du mouvement ne fera autre chose que celle de l'équilibre, en supposant chaque corps m du système tiré à la fois par les forces mP , mQ , mR , &c, suivant les directions des forces accélératrices P , Q , R , &c, dont on le suppose animé, & de plus par les forces $m \frac{d^2 x}{dt^2}$, $m \frac{d^2 y}{dt^2}$, $m \frac{d^2 z}{dt^2}$, suivant les directions des coordonnées x , y , z .

Concevons pour cela que la position des différens corps du système change infiniment peu, enforte que les coordonnées x , y , z deviennent $x - \delta x$, $y - \delta y$, $z - \delta z$, les quantités δx , δy , δz étant infiniment petites; il est visible que ces quantités expriment les petits espaces que le corps m aura parcourus suivant les lignes x , y , z , parce que ces lignes étant perpendiculaires entr'elles, l'espace parcouru parallèlement à l'une ne dépend que de la variation de celle-ci, & nullement de celle des autres.

Ainsi on aura d'abord $m \frac{d^2 x}{dt^2} \times \delta x$, $m \frac{d^2 y}{dt^2} \times \delta y$, $m \frac{d^2 z}{dt^2} \times \delta z$ pour les *momens* des forces $m \frac{d^2 x}{dt^2}$, $m \frac{d^2 y}{dt^2}$, $m \frac{d^2 z}{dt^2}$.

6. Considérons maintenant les forces accélératrices P , Q , R , &c, comme tendantes à des centres donnés; & soient p , q , r , &c, les distances de chaque corps m à chacun des centres. Que δp , δq , δr , &c, représentent les variations des lignes ou quantités p , q , r , &c, provenantes des variations δx , δy , δz des lignes x , y , z ; il est clair que ces quantités δp , δq , δr , &c, exprimeront en même-

tems les espaces parcourus par le corps m suivant les lignes $p, q, r, \&c.$ Donc $mP \times \delta p, mQ \times \delta q, mR \times \delta r, \&c,$ seront les *momens* des forces $mP, mQ, mR, \&c,$ agissantes suivant ces mêmes lignes, $p, q, r, \&c.$

Or la formule générale de l'équilibre consiste en ce que la somme des *momens* de toutes les forces du système doit être nulle (Part. I, Sect. 2, art. 2); donc on aura la formule cherchée en égalant à zéro la somme de toutes les quantités

$$m \left(\frac{d^2 x}{dt^2} \delta x + \frac{d^2 y}{dt^2} \delta y + \frac{d^2 z}{dt^2} \delta z \right) + m (P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c),$$

relatives à chacun des corps du système proposé.

7. Donc si on dénote cette somme par le signe intégral S , qui doit embrasser tous les corps du système, on aura

$$S \left(\frac{d^2 x}{dt^2} \delta x + \frac{d^2 y}{dt^2} \delta y + \frac{d^2 z}{dt^2} \delta z + P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \right.$$

pour la formule générale du mouvement d'un système quelconque de corps, regardés comme des points, & animés par des forces accélératrices quelconques $P, Q, R, \&c.$

Pour faire usage de cette formule, on suivra les mêmes règles que pour la formule de l'équilibre; ainsi il faudra appliquer ici tout ce qui a été dit dans la seconde Section de la première Partie, depuis l'article 3 jusqu'à la fin, en observant que les différentielles marquées par la note ou caractéristique δ dans la formule précédente répondent aux différentielles marquées par la caractéristique ordinaire d dans la formule de l'équilibre, & se déterminent par les mêmes règles & les mêmes opérations.

Nous nommerons dans la suite ces différentielles marquées par δ , des *variations*, pour les distinguer des autres marquées par d qui se trouvent dans la même formule, & qui expriment les accroissemens ou décroissemens successifs des variables, à raison du tems & du mouvement des corps; tandis que les *variations* sont relatives au changement arbitraire qu'on introduit dans la position instantanée des corps, & qui est tout-à-fait indépendant de leur mouvement effectif.

8. En général, il faudra commencer par chercher les valeurs de δp , δq , &c, en δx , δy , δz ; ce qui est facile, parce que, nommant a , b , c les coordonnées rectangles qui déterminent la position du centre des forces P , on a

$$p = \sqrt{(x-a)^2 + (y-b)^2 + (z-c)^2};$$

d'où l'on tire, en faisant varier uniquement x , y , z ,

$$\delta p = \frac{x-a}{p} \delta x + \frac{y-b}{p} \delta y + \frac{z-c}{p} \delta z,$$

expression qui, comme nous l'avons déjà observé dans l'endroit cité, peut se réduire à cette forme générale & indépendante de la position du centre des forces

$$\delta p = \cos \alpha \delta x + \cos \beta \delta y + \cos \gamma \delta z,$$

(en nommant α , β , γ les angles que la direction de la force P fait avec les coordonnées x , y , z) ou bien encore à telle-ci.

$$\delta p = \sin \gamma (\cos \epsilon \delta x + \sin \epsilon \delta y) + \cos \gamma \delta z,$$

ϵ étant l'angle que cette direction projetée sur le plan des

x, y fait avec l'axe des x . Et ainsi des autres variations $\delta q, \delta r, \&c.$

De cette maniere les termes $P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c.$, se réduiront à cette forme $X \delta x + Y \delta y + Z \delta z$; & les quantités X, Y, Z feront les valeurs des trois forces paralleles aux axes des coordonnées x, y, z , & équivalentes à toutes les forces $P, Q, R, \&c.$, comme nous l'avons démontré dans l'article 5 de la Section cinquieme de la premiere Partie.

Ensuite en ayant égard aux équations de condition, données par la nature du systême proposé, entre les coordonnées des différens corps, on réduira les *variations* de ces coordonnées au plus petit nombre possible, enforte que les variations restantes soient tout-à-fait indépendantes entr'elles & absolument arbitraires. Alors on égalera à zéro la somme de tous les termes affectés de chacune de ces dernieres variations; & l'on aura toutes les équations nécessaires pour la détermination du mouvement du systême.

9. Si le systême dont on cherche le mouvement est un corps continu, & d'une figure invariable comme les corps solides, ou variable comme les corps flexibles & les fluides; alors dénotant par m la masse entiere du corps, & par dm l'un quelconque de ses élémens, c'est-à-dire, une particule quelconque du corps, on considérera ce corps comme un assemblage ou systême d'une infinité de corpuscules dm , animés chacun par les forces accélératrices $P, Q, R, \&c.$; & il n'y aura qu'à mettre dans la formule générale de l'article 7, dm à la place de m , & en même-tems regarder le signe S comme un signe d'intégration relatif à toute l'étendue du corps, c'est-à-dire, à la position instantanée de toutes

198 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

ses particules, mais indépendant de la position successive de chaque particule.

10. En général, il faut remarquer relativement aux *variations*, qu'elles ne se rapportent qu'à l'espace & non à la durée, enforte que dans les différentiations marquées par δ la variable t , qui représente le tems devra toujours être regardée comme constante. Or il peut arriver suivant les circonstances du problème que les équations de condition renferment elles-mêmes le tems t , auquel cas elles seront, à proprement parler, variables d'un instant à l'autre; alors quelques-unes des coordonnées se trouveront exprimées en fonction des autres coordonnées & de la variable t ; & il faudra avoir égard à la variabilité de t dans les différentiations marquées par d , mais on supposera t invariable dans les différentiations marquées par δ .

La même supposition devra aussi avoir lieu relativement au signe intégral S qui ne se rapporte qu'à l'étendue même du corps dans chaque instant.

TROISIÈME SECTION.

Propriétés générales du mouvement déduites de la formule précédente.

I. **C**ONSIDÉRONS un système de corps disposés les uns par rapport aux autres, & liés ensemble comme l'on voudra, mais sans qu'il y ait aucun point ou obstacle fixe qui gêne leur mouvement; il est évident que dans ce cas les condi-

tions du système ne peuvent regarder que la position respective des corps entr'eux; par conséquent les équations de condition ne pourront contenir d'autres fonctions des coordonnées que les expressions des distances mutuelles des corps.

Soient x', y', z' les coordonnées d'un corps quelconque déterminé du système, tandis que x, y, z représentent en général les coordonnées d'un autre corps quelconque. Faisons, ce qui est toujours permis,

$$x = x' + \xi, y = y' + \eta, z = z' + \zeta;$$

il est visible que les quantités x', y', z' n'entreront point dans les expressions des distances mutuelles des corps, mais que ces distances ne dépendront que des différentes quantités ξ, η, ζ , qui expriment proprement les coordonnées des différens corps, rapportés à celui qui répond à x', y', z' ; par conséquent les équations de condition du système seront entre les seules variables ξ, η, ζ , & ne renfermeront point x', y', z' .

Donc si dans la formule générale du mouvement on substitue pour $\delta x, \delta y, \delta z$ leurs valeurs $\delta x' + \delta \xi, \delta y' + \delta \eta, \delta z' + \delta \zeta$, ces variations $\delta x', \delta y', \delta z'$ seront indépendantes de toutes les autres, & arbitraires en elles-mêmes; ainsi il faudra éгалer séparément à zéro la totalité des termes affectés de chacune de ces variations; ce qui donnera trois équations générales & indépendantes de la constitution particulière du système.

2. En mettant dans la formule générale de l'article 7 de la Section précédente, à la place de la quantité $P \delta p + Q \delta q$

+ $R \delta r$ + &c, la transformée $X \delta x + Y \delta y + Z \delta z$ (art. 8, Sect. citée), cette formule devient

$$S \left(\frac{d^2 x}{dt^2} + X \right) m \delta x + S \left(\frac{d^2 y}{dt^2} + Y \right) m \delta y \\ + S \left(\frac{d^2 z}{dt^2} + Z \right) m \delta z = 0;$$

Et de-là on tire sur le champ ces trois équations générales,

$$S \left(\frac{d^2 x}{dt^2} + X \right) m = 0,$$

$$S \left(\frac{d^2 y}{dt^2} + Y \right) m = 0,$$

$$S \left(\frac{d^2 z}{dt^2} + Z \right) m = 0,$$

lesquelles auront toujours lieu dans le mouvement d'un système quelconque de corps, lorsque le système est entièrement libre.

3. Supposons maintenant que le corps auquel répondent les coordonnées x', y', z' soit placé dans le centre de gravité de tout le système. On aura, par les propriétés connues de ce centre (Part. 1, Sect. 3, art. 12), les équations $S \xi m = 0$, $S \eta m = 0$, $S \zeta m = 0$; lesquelles, en différenciant par rapport à t , donneront celles-ci,

$$S \frac{d^2 \xi}{dt^2} m = 0, S \frac{d^2 \eta}{dt^2} m = 0, S \frac{d^2 \zeta}{dt^2} m = 0.$$

Donc on aura $S \frac{d^2 x}{dt^2} m = S \frac{d^2 x'}{dt^2} m = \frac{d^2 x'}{dt^2} S m$, parce que x' ayant la même valeur pour tous les corps, est indépendante du signe S ; on aura pareillement $S \frac{d^2 y}{dt^2} m = \frac{d^2 y'}{dt^2} S m$, & $S \frac{d^2 z}{dt^2} m = \frac{d^2 z'}{dt^2} S m$. Ainsi les trois équations

tions de l'article précédent prendront cette forme plus simple.

$$\frac{d^2 x'}{dt^2} S m + S X m = 0,$$

$$\frac{d^2 y'}{dt^2} S m + S Y m = 0,$$

$$\frac{d^2 z'}{dt^2} S m + S Z m = 0.$$

Ces équations serviront à déterminer le mouvement du centre de gravité de tous les corps, indépendamment du mouvement particulier de chacun d'eux ; & il est évident que le mouvement de ce centre ne dépendra point de l'action mutuelle que les corps peuvent exercer les uns sur les autres, mais seulement des forces accélératrices qui sollicitent chaque corps. C'est en quoi consiste le principe général de la *conservation du mouvement du centre de gravité*.

4. On voit au reste que les équations pour le mouvement du centre de gravité sont les mêmes que celles du mouvement d'un seul corps qui seroit animé à la fois par toutes les forces accélératrices qui agissent sur les différens corps du système. En effet, si on conçoit que tous ces corps soient réunis en un point qui réponde aux coordonnées x', y', z' ; on a alors dans la formule générale $x = x', y = y', z = z'$, & égalant à zéro la totalité des termes affectés de chacune des trois variations $\delta x', \delta y', \delta z'$, on aura les mêmes équations que ci-dessus.

Et de-là résulte ce théorème général, que *le mouvement du centre de gravité d'un système libre de corps disposés les uns par rapport aux autres, comme l'on voudra, est toujours le même que si les corps étoient toujours réunis dans un seul point, &*

qu'en même tems chacun d'eux fût animé des mêmes forces accélératrices que dans leur état naturel.

5. Considérons ici le mouvement d'un système quelconque autour d'un point fixe, soit que ce point appartienne lui-même au système ou non; & pour cela employons d'abord, ainsi que nous l'avons fait dans la première Partie (Sect. 3, art. 5), un rayon vecteur r avec l'angle ϕ décrit par ce rayon sur le plan des coordonnées x & y , à la place de ces mêmes coordonnées, en conservant d'ailleurs la troisième coordonnée z perpendiculaire à ces deux-là. On aura de cette manière $x = r \cos \phi$, $y = r \sin \phi$, & différenciant, $\delta x = \cos \phi \delta r - y \delta \phi$, $\delta y = \sin \phi \delta r + x \delta \phi$.

Soit pour un corps quelconque déterminé du système, ϕ' la valeur de l'angle ϕ ; & qu'on fasse en général pour chacun des autres corps $\phi = \phi' + \psi$. On peut prouver, comme dans l'endroit cité, que si le système a la liberté de tourner autour de l'axe des z , les variations de l'angle ϕ' seront indépendantes de celles de toutes les autres variables.

Dans ce cas donc la totalité des termes affectés de $\delta \phi'$ dans la formule générale du mouvement devra être séparément égale à zéro; ce qui donnera une équation générale & indépendante de la constitution particulière du système; & pour avoir cette équation, il est clair qu'il n'y aura qu'à mettre les quantités $-y \delta \phi'$ & $x \delta \phi'$ à la place de δx & δy dans la formule générale donnée ci-dessus (art. 2), & faire ensuite une équation séparée des différens termes affectés de $\delta \phi'$.

6. Cette équation sera donc

$$\sum \left(x \frac{d^2 y}{dt^2} - y \frac{d^2 x}{dt^2} + x Y - y X \right) m = 0,$$

& elle aura lieu en général pour quelque système de corps que ce soit, pourvu qu'il ait la liberté de tourner autour de la ligne fixe qui sert d'axe aux coordonnées z .

Et comme ce qui est relatif à l'un des trois axes des coordonnées, peut se rapporter également à chacun des deux autres, on trouvera d'une manière semblable, par rapport à l'axe des coordonnées y , si le système a la liberté de tourner autour de cet axe, l'équation

$$S \left(x \frac{d^2 z}{dt^2} - z \frac{d^2 x}{dt^2} + xZ - zX \right) m = 0.$$

Enfin on aura aussi, relativement à l'axe des coordonnées x , en supposant que le système ait la liberté de tourner autour de cet axe, l'équation

$$S \left(y \frac{d^2 z}{dt^2} - z \frac{d^2 y}{dt^2} + yZ - zY \right) m = 0.$$

Ces trois équations auront donc lieu à la fois, lorsque le système aura la liberté de tourner autour de chacun des trois axes; c'est-à-dire, toutes les fois que le système sera disposé de manière qu'il puisse pirouetter librement en tout sens autour du point fixe où est l'origine des coordonnées; car nous avons vu dans la première Partie, (Sect. 3, art. 7), que tout mouvement de rotation autour d'un point fixe, peut toujours se résoudre en trois autres autour de trois axes passant par ce point.

Pour se former une idée plus nette de ces équations, on remarquera 1° que les quantités $x d^2 y - y d^2 x$, $x d^2 z - z d^2 x$, $y d^2 z - z d^2 y$ ne sont autre chose que les différentielles de celles-ci, $x dy - y dx$, $x dz - z dx$, $y dz - z dy$, lesquelles expriment le double des secteurs élémentaires décrits par le

corps m sur les plans des x, y , des x, z & des y, z , c'est-à-dire, sur les plans perpendiculaires aux axes des z , des y & des x ; en effet, si dans $x dy - y dx$, on substitue pour x & y les valeurs $\rho \cos \phi$, $\rho \sin \phi$, il vient $\rho^2 d\phi$, double de l'aire comprise entre le rayon vecteur ρ & le rayon consécutif qui fait avec lui l'angle élémentaire $d\phi$. 2° . Que les quantités X, Y, Z représentent les forces qui sollicitent chaque corps m suivant les directions des coordonnées x, y, z , & qui résultent de toutes les forces P, Q, R , &c., agissantes sur ce corps suivant des directions quelconques (art. 8, Sect. 2); & qu'ainsi les quantités $xY - yX, xZ - zX, yZ - zY$, expriment les momens des forces qui tendent à faire tourner le corps, autour de chacun des trois axes des coordonnées z, y, x ; en prenant le mot de *moment*, dans le sens ordinaire, pour le produit de la force & de la perpendiculaire menée sur sa direction.

7. Si le système n'étoit animé par aucune force accélératrice, ou s'il l'étoit seulement par des forces quelconques, tendantes toutes au point que nous avons pris pour l'origine des coordonnées; alors les quantités $xY - yX, xZ - zZ, yZ - zY$, feroient nulles. Car dans le premier cas, les quantités X, Y, Z , feroient elles-mêmes nulles; & dans le second, ces quantités feroient de la forme $\frac{Px}{P}, \frac{Py}{P}, \frac{Pz}{P}$, (art. 8, Section seconde) en nommant P la force tendante au centre, & faisant les coordonnées a, b, c nulles, parce que le centre des forces est supposé tomber dans l'origine des coordonnées.

Les trois équations de l'article 6 deviendront alors,

$$S\left(x \frac{d^2 y}{dt^2} - y \frac{d^2 x}{dt^2}\right) m = 0,$$

$$S\left(x \frac{d^2 z}{dt^2} - z \frac{d^2 x}{dt^2}\right) m = 0,$$

$$S\left(y \frac{d^2 z}{dt^2} - z \frac{d^2 y}{dt^2}\right) m = 0,$$

lesquelles étant intégrées par rapport à la variable t , donneront en prenant trois constantes arbitraires A, B, C .

$$S\left(\frac{x dy - y dx}{dt}\right) m = A,$$

$$S\left(\frac{x dz - z dx}{dt}\right) m = B,$$

$$S\left(\frac{y dz - z dy}{dt}\right) m = C.$$

Ces dernières équations renferment évidemment le Principe des *aires* dont nous avons parlé dans la première Section.

8. Si le système est libre, c'est-à-dire, qu'il n'y ait aucun point fixe, on peut prendre l'origine des coordonnées x, y, z , par-tout où l'on veut; par conséquent les propriétés des aires & des momens que nous venons de démontrer, auront lieu dans ce cas par rapport à un point fixe quelconque pris à volonté dans l'espace. Mais je vais prouver qu'elles auront lieu également par rapport au centre de gravité de tout le système, soit que ce centre soit fixe ou non.

Pour cela il n'y a qu'à substituer dans les trois équations de l'article 6, pour x, y, z , les quantités $x' + \xi, y' + \eta, z' + \zeta$ (art. 1), en rapportant, comme dans l'article 3, les coordonnées x', y', z' au centre de gravité du système.

206 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

Par ces substitutions, la première des équations en question deviendra d'abord

$$\begin{aligned} & \left(x' \frac{d^2 y'}{dt^2} - y' \frac{d^2 x'}{dt^2} \right) S m + x' S Y m - y' S X m \\ & + x' S \frac{d^2 y}{dt^2} m - y' S \frac{d^2 x}{dt^2} m + \frac{d^2 y'}{dt^2} S \xi m - \frac{d^2 x'}{dt^2} S \eta m \\ & + S \left(\xi \frac{d^2 y}{dt^2} - \eta \frac{d^2 x}{dt^2} + \xi Y - \eta X \right) m = 0. \end{aligned}$$

Ensuite par les équations données dans le même article 3, elle se réduira à

$$S \left(\xi \frac{d^2 \eta}{dt^2} - \eta \frac{d^2 \xi}{dt^2} + \xi Y - \eta X \right) m = 0.$$

Les deux autres équations de l'article 6 se réduiront de même à celles-ci,

$$S \left(\xi \frac{d^2 \zeta}{dt^2} - \zeta \frac{d^2 \xi}{dt^2} + \xi Z - \zeta X \right) m = 0,$$

$$S \left(\eta \frac{d^2 \zeta}{dt^2} - \zeta \frac{d^2 \eta}{dt^2} + \eta Z - \zeta Y \right) m = 0.$$

On voit que ces trois équations sont semblables à celles de ce même article 6, & que toute la différence consiste en ce qu'à la place des coordonnées x, y, z partant d'un point fixe, il y a les coordonnées ξ, η, ζ , dont l'origine est dans le centre de gravité du système. D'où il suit que les mêmes propriétés qui avoient lieu par rapport au point fixe, ont aussi lieu par rapport à ce centre.

9. En général, de quelque manière que les différens corps du système soient disposés ou liés entr'eux, pourvu que cette disposition soit indépendante du tems, c'est-à-dire, que les équations de condition entre les coordonnées ne

renferment point la variable t ; il est clair qu'on pourra toujours, dans la formule générale du mouvement, supposer les variations $\delta x, \delta y, \delta z$, égales aux différentielles dx, dy, dz , qui représentent les espaces effectifs parcourus par les corps dans l'instant dt , tandis que les variations dont nous parlons doivent représenter les espaces quelconques, que les corps pourroient parcourir dans le même instant, eu égard à leur disposition mutuelle.

Cette supposition n'est que particulière, & ne peut fournir par conséquent qu'une seule équation; mais étant indépendante de la forme du système, elle a l'avantage de donner une équation générale pour le mouvement de quelque système que ce soit.

Substituant donc dans la formule générale de l'article 7 de la Section précédente à la place de $\delta x, \delta y, \delta z$, les différentielles ordinaires dx, dy, dz , & par conséquent aussi, au lieu de $\delta p, \delta q, \delta r$, &c, les différentielles correspondantes dp, dq, dr , &c, on aura

$$S \left(\frac{dx dx + dy dy + dz dz}{dt^2} + P dp + Q dq + R dr + \&c \right) m = 0,$$

équation générale pour quelque système de corps que ce soit.

10. Lorsque la quantité $P dp + Q dq + R dr + \&c$, est intégrable, & elle l'est toujours quand les forces accélératrices tendent à des centres fixes, ou aux corps mêmes du système, & sont proportionnelles à des fonctions quelconques des distances, ce qui est proprement le cas de la nature; alors donc, si on nomme π l'intégrale de cette quantité, en sorte que l'on ait $d\pi = P dp + Q dq + R dr + \&c$, l'équation précédente devient

$$S \left(\frac{dx dx + dy dy + dz dz}{dt^2} + d\pi \right) m = 0,$$

dont l'intégrale est

$$S \left(\frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2 dt^2} + \pi \right) m = F,$$

en désignant par F une constante arbitraire & égale à la valeur du premier membre de l'équation dans un instant donné.

Cette dernière équation renferme le principe connu sous le nom de *Conservation des forces vives*. En effet, $dx^2 + dy^2 + dz^2$ étant le carré de l'espace que le corps parcourt dans l'instant dt , $\frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{dt^2}$ sera le carré de sa vitesse, & $\frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{dt^2} m$ sa force vive. Donc $S \left(\frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{dt^2} \right) m$ sera la somme des forces vives de tous les corps, ou la force vive de tout le système; & on voit par l'équation dont il s'agit, que cette force vive est égale à la quantité $2F - 2S \pi m$, laquelle dépend simplement des forces accélératrices qui agissent sur les corps, & est la même pour des corps libres que pour des corps liés ensemble d'une manière quelconque, pourvu que leur liaison ne varie point avec le tems.

II. En nommant u la vitesse du corps m , on a $u^2 = \frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{dt^2}$, & l'équation précédente devient
 $S \left(\frac{u^2}{2} + \pi \right) m = F$, laquelle étant différenciée par rapport à la caractéristique δ , donne $S(u \delta u + \delta \pi) m = 0$.

Or π étant une fonction finie des variables $p, q, r, \&c$, telle que $d\pi = P dp + Q dq + R dr + \&c$, il est clair qu'on

qu'on aura également en changeant d en δ , $\delta \Pi = P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c.$ Donc on aura $S(u \delta u + P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c) m = 0$; par conséquent

$$S(P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c) m = - S u \delta u \times m.$$

Et cette équation aura toujours lieu, pourvu que $Pdp + Qdq + Rdr + \&c.$, soit une quantité intégrable, & que la liaison des corps soit indépendante du tems; elle cesseroit d'être vraie si l'une de ces conditions n'avoit pas lieu.

12. Qu'on substitue maintenant la valeur précédente dans la même formule générale de l'article 7 de la seconde Section, elle deviendra,

$$S\left(\frac{d^2 x}{dt^2} \delta x + \frac{d^2 y}{dt^2} \delta y + \frac{d^2 z}{dt^2} \delta z - u \delta u\right) m = 0.$$

Or $d^2 x \delta x + d^2 y \delta y + d^2 z \delta z$ est $= d.(dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z) - dx d \delta x - dy d \delta y - dz d \delta z$. Mais parce que les caractéristiques d & δ représentent des différences ou variations tout-à-fait indépendantes les unes des autres, il est aisé de concevoir, que $d \delta x, d \delta y, d \delta z$ doivent être la même chose que $\delta dx, \delta dy, \delta dz$, ainsi qu'il a déjà été remarqué dans la première Partie (art. 16, Sect. 4). D'ailleurs il est visible que $dx \delta dx + dy \delta dy + dz \delta dz = \frac{1}{2} \delta.(dx^2 + dy^2 + dz^2)$. Donc on aura $d^2 x \delta x + d^2 y \delta y + d^2 z \delta z = d.(dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z) - \frac{1}{2} \delta.(dx^2 + dy^2 + dz^2)$.

Soit s l'espace ou l'arc curviligne décrit par le corps m dans le tems t ; on au $ds = \sqrt{dx^2 + dy^2 + dz^2}$, &

210 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$dt = \frac{ds}{u}. \text{ Donc } d^2x \delta x + d^2y \delta y + d^2z \delta z = d.(dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z) - ds \delta ds; \text{ \& de-là } \frac{d^2x}{dt^2} \delta x + \frac{d^2y}{dt^2} \delta y + \frac{d^2z}{dt^2} \delta z = \frac{d.(dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z)}{dt^2} - \frac{u^2 \delta ds}{ds}.$$

Ainsi la formule générale dont il s'agit deviendra

$$S \left(\frac{d.(dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z)}{dt^2} - \frac{u^2 \delta ds}{ds} - u \delta u \right) m = 0,$$

ou, en multipliant tous les termes par $dt = \frac{ds}{u}$, & remarquant que $u \delta ds + ds \delta u = \delta.(uds)$,

$$S \left(\frac{d.(dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z)}{dt} - \delta.(uds) \right) m = 0.$$

Et comme le signe intégral S n'a aucun rapport aux signes différentiels d & δ , on peut faire sortir ceux-ci hors de celui-là; & alors l'équation précédente prendra cette forme,

$$\frac{d.S(dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z)m}{dt} - \delta.Smuds = 0.$$

Intégrons par rapport au signe différentiel d , & dénotons cette intégration par le signe intégral ordinaire f , nous aurons

$$\frac{S(dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z)m}{dt} - f \delta.Smuds = \text{const.}$$

Or le signe f dans l'expression $f \delta.Smuds$ ne pouvant regarder que les variables u & s , & n'ayant aucune relation avec les signes S & δ , il est clair que cette expression est la même chose que celle-ci, $\delta.Smfuds$. Et si on suppose que dans les points où commencent les intégrales $fuds$ on ait $\delta x = 0$, $\delta y = 0$, $\delta z = 0$, il faudra que la constante

arbitraire soit nulle, parce que le premier membre de l'équation devient nul dans ces points. Ainsi on aura dans ce cas

$$\delta . S m f u d s = \frac{S (d x \delta x + d y \delta y + d z \delta z) m}{d t}.$$

Donc si on suppose de plus que les variations δx , δy , δz soient aussi nulles pour les points où les intégrales $f u d s$ finissent, on aura alors $\delta . S m f u d s = 0$; c'est-à-dire, que la variation de la quantité $S m f u d s$ sera nulle; par conséquent cette quantité sera un *maximum* ou un *minimum*.

13. De-là résulte donc ce théorème général, que dans le mouvement d'un système quelconque de corps animés par des forces mutuelles d'attraction, ou tendantes à des centres fixes, & proportionnelles à des fonctions quelconques des distances, les courbes décrites par les différens corps, & leurs vitesses, sont nécessairement telles que la somme des produits de chaque masse par l'intégrale de la vitesse multipliée par l'élément de la courbe est un *maximum* ou un *minimum*, pourvu que l'on regarde les premiers & les derniers points de chaque courbe comme données, en sorte que les variations des coordonnées répondantes à ces points soient nulles. C'est le théorème dont nous avons parlé à la fin de la première Section, sous le nom de Principe de la moindre action.

Mais ce théorème ne contient pas seulement une propriété très-remarquable du mouvement des corps, il peut servir à déterminer ce mouvement. En effet, puisque la formule $S m f u d s$ doit être un *maximum* ou un *minimum*, il n'y a qu'à chercher par la méthode des *variations*, les conditions qui peuvent la rendre telle; & en employant

l'équation générale de la conservation des forces vives, on trouvera toujours toutes les équations nécessaires pour connoître le mouvement de chaque corps; car pour le *maximum* ou *minimum*, il faut que la variation soit nulle, & que par conséquent on ait $\delta . S m f u d s = 0$; & de-là en pratiquant dans un ordre rétrograde les opérations exposées ci-dessus, on retrouvera la même formule générale d'où l'on étoit parti.

14. Pour rendre cette méthode plus sensible, nous allons l'exposer ici en peu de mots. La condition du *maximum* ou *minimum* donne en général $\delta . S m f u d s = 0$, & faisant passer le signe différentiel δ sous les signes S & f (ce qui est évidemment permis par la nature de ces différens signes), on aura l'équation $S m f \delta (u d s) = 0$, ou bien $S m f (d s \delta u + u \delta d s) = 0$.

Je considère d'abord la partie $S m f d s \delta u$, & mettant pour $d s$ sa valeur $u d t$, elle devient $S m f u \delta u d t$, ou changeant l'ordre des signes S & f qui sont absolument indépendans l'un de l'autre, $f d t S m u \delta u$. Or l'équation générale du principe des forces vives donne (art. 11) $S u^2 m = 2 F - 2 S . \pi m$, $d \pi$ étant $= P d p + Q d q + R d r + \&c$; donc différentiant suivant δ , on aura $S u \delta u m = - S \delta \pi m = - S (P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c,) m$, parce que π étant supposée une fonction algébrique de $p, q, r, \&c$, la différentielle $\delta \pi$ est la même que la $d \pi$ en changeant seulement d en δ . Ainsi la quantité $S m f d s \delta u$ se réduira à cette forme,

$$- f d t S (P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c,) m.$$

Je considère ensuite l'autre partie $S m f u \delta d s$, & j'y sub-

stitue à la place de ds sa valeur exprimée par des coordonnées rectangles, ou par d'autres variables quelconques. En employant les coordonnées rectangles x, y, z , on a $ds = \sqrt{dx^2 + dy^2 + dz^2}$; donc différentiant suivant δ , $\delta ds = \frac{dx\delta dx + dy\delta dy + dz\delta dz}{ds}$, ou bien, en transposant les signes d, δ , & écrivant $d\delta$ au lieu de δd (ce qui est toujours permis à cause de l'indépendance de ces signes, & forme le premier principe fondamental de la méthode des variations), $\delta ds = \frac{dx d\delta x + dy d\delta y + dz d\delta z}{ds}$; on aura ainsi en substituant cette valeur, & mettant dt à la place de $\frac{ds}{u}$,

$$\int u \delta ds = \int \frac{dx d\delta x + dy d\delta y + dz d\delta z}{dt}.$$

Comme il se trouve ici sous le signe intégral \int , des différentielles des variations $\delta x, \delta y, \delta z$, il faut les faire disparaître par l'opération connue des intégrations par parties; & c'est en quoi consiste le second Principe fondamental de la méthode des variations. On transformera donc la quantité

$\int \frac{dx d\delta x}{ds}$ en celle-ci qui lui est équivalente $\frac{dx}{dt} \delta x - \int \delta x d. \frac{dx}{dt}$; & supposant que les deux termes de la courbe soient donnés, enforte que les coordonnées qui répondent au commencement & à la fin de l'intégrale, ne varient point; on aura simplement $\int \frac{dx d\delta x}{dt} = - \int \delta x d. \frac{dx}{dt}$. On trouvera de même $\int \frac{dy d\delta y}{dt} = - \int \delta y d. \frac{dy}{dt}$, & pareillement $\int \frac{dz d\delta z}{dt} = - \int \delta z d. \frac{dz}{dt}$; de sorte qu'on aura cette trans-

formée

$$\int u \delta ds = - \int \left(\delta x d. \frac{dx}{dt} + \delta y d. \frac{dy}{dt} + \delta z d. \frac{dz}{dt} \right).$$

Donc la quantité $\mathcal{S} m f u \delta ds$ deviendra, en transposant, ce qui est toujours permis, les signes \mathcal{S} & f ,

$$- \int \mathcal{S} \left(\delta x d. \frac{dx}{dt} + \delta y d. \frac{dy}{dt} + \delta z d. \frac{dz}{dt} \right) m.$$

L'équation du *maximum* ou *minimum* fera donc

$$\begin{aligned} & \int (dt \mathcal{S} (P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c) m \\ & + \mathcal{S} \left(\delta x d. \frac{dx}{dt} + \delta y d. \frac{dy}{dt} + \delta z d. \frac{dz}{dt} \right) m) = 0, \end{aligned}$$

laquelle devant avoir lieu en général pour toutes les variations possibles, il faudra que la quantité sous le signe f soit nulle à chaque instant; on aura ainsi l'équation indéfinie

$$\begin{aligned} & dt \mathcal{S} (P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c) m \\ & + \mathcal{S} \left(\delta x d. \frac{dx}{dt} + \delta y d. \frac{dy}{dt} + \delta z d. \frac{dz}{dt} \right) m = 0, \end{aligned}$$

équation qui est la même chose que la formule générale du mouvement (art. 7, Sect. première), & qui donnera par conséquent, comme celle-ci, toutes les équations nécessaires pour la solution du problème.

15. Au lieu des coordonnées x, y, z , on peut employer d'autres indéterminées quelconques, & tout se réduit à exprimer l'élément de l'arc ds en fonction de ces indéterminées. Qu'on prenne, par exemple, le rayon ou la distance rectiligne à l'origine des coordonnées, qu'on nommera ρ , avec deux angles, dont l'un ψ soit l'inclinaison de ce rayon sur le plan des x & y , & l'autre ϕ soit l'angle de la projection

du même rayon sur ce plan avec l'axe des x ; on aura $z = \rho \sin \psi$, $y = \rho \cos \psi \sin \phi$, $x = \rho \cos \psi \cos \phi$, & de-là on trouvera $ds^2 = dx^2 + dy^2 + dz^2 = d\rho^2 + \rho^2(d\psi^2 + \cos^2 \psi d\phi^2)$, expression qu'on pourroit aussi trouver directement par la Géométrie. Différentiant donc par s , & changeant δd en $d\delta$, on aura $ds\delta ds = d\rho d\delta\rho + \rho(d\psi^2 + \cos^2 \psi d\phi^2)\delta\rho + \rho^2(d\psi d\delta\psi - \sin \psi \cos \psi d\phi^2 \delta\psi + \cos \psi^2 d\phi d\delta\phi)$; d'où en divisant par $dt = \frac{ds}{u}$, & intégrant, on aura

$$\int u \delta ds = \int \frac{d\rho d\delta\rho + \rho(d\psi^2 + \cos^2 \psi d\phi^2)\delta\rho}{dt} + \int \frac{\rho^2(d\psi d\delta\psi - \sin \psi \cos \psi d\phi^2 \delta\psi + \cos \psi^2 d\phi d\delta\phi)}{dt}$$

On fera disparaître de dessous le signe \int les doubles signes $d\delta$, par des intégrations par parties, & on rejettera d'abord les termes qui contiendroient des variations hors du signe \int , parce que ces variations devant alors se rapporter aux extrémités de l'intégrale, deviennent nulles par la supposition que les premiers & derniers points des courbes décrites par les corps soient donnés & invariables. On aura ainsi cette transformée

$$\int u \delta ds = - \int \left[\left(d \cdot \frac{d\rho}{dt} - \rho \frac{d\psi^2 \cos^2 \psi + d\phi^2}{dt} \right) \delta\rho + \left(\frac{\rho^2 \sin \psi \cos \psi d\phi^2}{dt} + d \cdot \frac{\rho^2 d\psi}{dt} \right) \delta\psi + d \cdot \frac{\cos \psi^2 d\phi}{dt} \delta\phi \right];$$

par conséquent l'équation du *maximum* ou *minimum* sera

$$- \int [dt S (P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c) m + S \left[\left(d \cdot \frac{d\rho}{dt} - \rho \frac{d\psi^2 + \cos^2 \psi d\phi^2}{dt} \right) \delta\rho + \right.$$

$$\left(\frac{r^2 \sin \psi \cos \psi d\psi}{dt} + d. \frac{r^2 d\psi}{dt} \right) \delta\psi + d. \frac{\cos \psi^2 d\varphi}{dt} \delta\varphi] m = 0.$$

Egalant à zéro la quantité qui est sous le signe f , on aura une équation indéfinie, analogue à celle de l'article précédent, mais qui au lieu des variations $\delta x, \delta y, \delta z$, contiendra les $\delta \rho, \delta \varphi, \delta \psi$; & on en tirera les équations nécessaires pour la solution du problème, en réduisant d'abord toutes les variations au plus petit nombre possible, faisant ensuite des équations séparées des termes affectés de chacune des variations restantes.

En employant d'autres indéterminées, on aura des formules différentes; & on sera assuré d'avoir toujours dans chaque cas les formules les plus simples que la nature des indéterminées peut comporter. Voyez le second volume des Mémoires de l'Académie de Turin.

QUATRIÈME SECTION.

Méthode la plus simple pour parvenir aux équations qui déterminent le mouvement d'un système quelconque de corps animés par des forces accélératrices quelconques.

1. LA formule générale à laquelle nous avons réduit dans la seconde Section, toute la théorie de la Dynamique, n'a besoin que d'être développée, pour donner les équations nécessaires à la solution de quelque problème de cette science que ce soit; & ce développement, qui n'est qu'une affaire de pur calcul, peut encore être simplifié à plusieurs égards,
par

par les moyens que nous allons exposer dans cette Section.

Comme tout consiste à réduire les différentes variables qui entrent dans la formule dont il s'agit, au plus petit nombre possible par le moyen des équations de condition données par la nature de chaque problème; une des principales opérations est de substituer à la place de ces variables des fonctions d'autres variables. Cet objet est toujours facile à remplir par les méthodes ordinaires; mais nous allons donner une manière particulière d'y satisfaire relativement à la formule proposée, & qui a l'avantage de conduire toujours directement à la transformée la plus simple.

2. Cette formule est composée de deux parties différentes qu'il faut considérer séparément.

La première contient les termes

$$S \left(\frac{d^2x}{dt^2} \delta x + \frac{d^2y}{dt^2} \delta y + \frac{d^2z}{dt^2} \delta z \right) m,$$

qui proviennent uniquement des forces résultantes de l'inertie des corps.

La seconde est composée des termes

$$S (P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c) m$$

dûs aux forces accélératrices $P, Q, R, \&c$, qu'on suppose agir effectivement sur chaque corps, suivant les lignes $p, q, r, \&c$, & qui tendent à diminuer ces lignes.

Je désignerai pour plus de simplicité la première partie par Γ , & la seconde par Δ , de sorte que $\Gamma + \Delta = 0$ fera la formule générale du mouvement (art. 7, Sect. 2).

3. Considérons d'abord la quantité $d^2x \delta x + d^2y \delta y + d^2z \delta z$, il est clair que si on y ajoute celle-ci

E e

$+ dy d\delta y + dz d\delta z$, la somme sera intégrable, & aura pour intégrale $dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z$. D'où il suit que l'on a $d^2 x \delta x + d^2 y \delta y + d^2 z \delta z = d.(dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z) - dx d\delta x - dy d\delta y - dz d\delta z$. Or, comme nous l'avons déjà remarqué plus haut, le double signe $d\delta$ est équivalent à δd (Sect. préc. art. 12); de sorte que la quantité $dx d\delta x + dy d\delta y + dz d\delta z$ peut se réduire à la forme $dx \delta dx + dy \delta dy + dz \delta dz$, c'est-à-dire, à $\frac{1}{2} \delta.(dx^2 + dy^2 + dz^2)$. Ainsi on aura cette réduction $d^2 x \delta x + d^2 y \delta y + d^2 z \delta z = d.(dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z) - \frac{1}{2} \delta(dx^2 + dy^2 + dz^2)$; par laquelle on voit que pour calculer la quantité proposée $d^2 x \delta x + d^2 y \delta y + d^2 z \delta z$, il suffit de calculer ces deux-ci qui ne contiennent que des différences premières, $dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z$, $dx^2 + dy^2 + dz^2$, & de différentier ensuite l'une par d , & l'autre par δ .

4 Supposons donc qu'il s'agisse de substituer pour les variables x, y, z , des fonctions données d'autres variables ξ, ψ, ϕ , &c; différentiant ces fonctions, on aura des expressions de la forme $dx = A d\xi + B d\psi + C d\phi + \&c$, $dy = A' d\xi + B' d\psi + C' d\phi + \&c$, $dz = A'' d\xi + B'' d\psi + C'' d\phi + \&c$, dans lesquelles $A, A', A'', B, B', \&c$, seront des fonctions connues des mêmes variables ξ, ψ, ϕ , &c, & les valeurs de $\delta x, \delta y, \delta z$ seront exprimées aussi de la même manière en changeant seulement d en δ .

Faisant ces substitutions dans la quantité $dx \delta x + dy \delta y + dz \delta z$, elle deviendra de cette forme,

$$F d\xi \delta \xi + G(d\xi \delta \psi + d\psi \delta \xi) + H d\psi \delta \psi + I(d\xi \delta \phi + d\phi \delta \xi) + \&c.$$

où $F, G, H, I, \&c.$, seront des fonctions finies de $\xi, \psi, \phi, \&c.$

Donc changeant δ en d , on aura aussi la valeur de $d^2x^2 + dy^2 + dz^2$, laquelle fera

$$Fd\xi^2 + 2Gd\xi d\psi + Hd\psi^2 + 2Id\xi d\phi + \&c.$$

Qu'on différentie par d la première de ces deux quantités, on aura la différentielle

$$\begin{aligned} & d.(Fd\xi) \times \delta\xi + Fd\xi d\delta\xi + d.(Gd\xi) \times \delta\psi \\ & + d.(Gd\psi) \times \delta\xi + Gd\xi d\delta\psi + Gd\psi d\delta\xi \\ & + d.(Hd\psi) \times \delta\psi + Hd\psi d\delta\psi + \&c; \end{aligned}$$

différentiant ensuite la seconde par δ , on aura celle-ci,

$$\begin{aligned} & \delta Fd\xi^2 + 2\delta Fd\xi \delta d\xi + 2\delta Gd\xi d\psi + 2Gd\psi \delta d\xi \\ & + 2Gd\xi \delta d\psi + \delta Hd\psi^2 + 2Hd\psi \delta d\psi + \&c. \end{aligned}$$

Si donc on retranche la moitié de cette dernière différentielle de la première, & qu'on observe que $d\delta$ & δd sont la même chose, on aura

$$\begin{aligned} & d.(Fd\xi) \times \delta\xi - \frac{1}{2} \delta Fd\xi^2 + d.(Gd\xi) \times \delta\psi \\ & + d.(Gd\psi) \times \delta\xi - \frac{1}{2} \delta Gd\xi d\psi + d.(Hd\psi) \times \delta\psi \\ & - \frac{1}{2} \delta Hd\psi^2 + \&c. \end{aligned}$$

pour la valeur de la quantité cherchée $d^2x\delta x + d^2y\delta y + d^2z\delta z$.

Or il est visible que cette valeur peut se déduire immédiatement de la dernière différentielle, en divisant tous les termes par 2, en changeant les signes de ceux qui ne contiennent point la double caractéristique δd , & en effaçant dans les autres la d après la δ , pour l'appliquer aux quantités qui

multiplient les doubles différences affectées de δd . Ainsi le terme $\delta F d\xi^2$ donne $-\frac{1}{2} \delta F d\xi^2$, le terme $2 F d\xi \delta d\xi$ donnera $d.(F d\xi) \times \delta \xi$, le terme $2 \delta G d\xi d\psi$ donnera $-\delta G d\xi d\psi$, le terme $2 G d\psi \delta d\xi$ donnera $d.(G d\psi) \times \delta \xi$, &c. ainsi des autres.

5. D'où il s'enfuit que si on désigne par a la fonction de ξ, ψ, φ , &c, & de $d\xi, d\psi, d\varphi$, &c, dans laquelle se transforme la quantité $\frac{1}{2} (dx^2 + dy^2 + dz^2)$ par la substitution des valeurs de x, y, z , en ξ, ψ, φ , &c, on aura en général cette transformée

$$\begin{aligned} & d^2 x \delta x + d^2 y \delta y + d^2 z \delta z \\ &= \left(-\frac{\delta a}{\delta \xi} + d. \frac{\delta a}{\delta d\xi} \right) \delta \xi + \left(-\frac{\delta a}{\delta \psi} + d. \frac{\delta a}{\delta d\psi} \right) \delta \psi \\ &+ \left(-\frac{\delta a}{\delta \varphi} + d. \frac{\delta a}{\delta d\varphi} \right) \delta \varphi + \&c, \end{aligned}$$

en dénotant, suivant l'usage, par $\frac{\delta a}{\delta \xi}$ le coefficient de $\delta \xi$ dans la différence δa , par $\frac{\delta a}{\delta d\xi}$ le coefficient de $\delta d\xi$ dans la même différence; &c ainsi des autres.

6. Ce qu'on vient de trouver d'une manière particulière, auroit pu l'être aussi simplement & plus généralement par les principes de la méthode des variations.

Soit en effet a une fonction quelconque de x, y, z , &c, $dx, dy, dz, d^2 x, d^2 y, d^2 z$, &c, &c, laquelle devienne une fonction de ξ, ψ, φ , &c, $d\xi, d\psi, d\varphi$, &c, $d^2 \xi, d^2 \psi, d^2 \varphi$, &c, &c, par la substitution des valeurs de x, y, z , &c, exprimées en ξ, ψ, φ , &c; en différenciant par rapport à δ , on aura cette équation identique,

$$\begin{aligned}
 \delta a &= \frac{\delta a}{\delta x} \delta x + \frac{\delta a}{\delta d x} \delta d x + \frac{\delta a}{\delta d^2 x} \delta d^2 x + \&c. \\
 &+ \frac{\delta a}{\delta y} \delta y + \frac{\delta a}{\delta d y} \delta d y + \frac{\delta a}{\delta d^2 y} \delta d^2 y + \&c. \\
 &+ \frac{\delta a}{\delta z} \delta z + \frac{\delta a}{\delta d z} \delta d z + \frac{\delta a}{\delta d^2 z} \delta d^2 z + \&c. \\
 &\&c. \\
 &= \frac{\delta a}{\delta \xi} \delta \xi + \frac{\delta a}{\delta \psi} \delta \psi + \frac{\delta a}{\delta \phi} \delta \phi + \&c. \\
 &+ \frac{\delta a}{\delta d \xi} \delta d \xi + \frac{\delta a}{\delta d \psi} \delta d \psi + \frac{\delta a}{\delta d \phi} \delta d \phi + \&c. \\
 &+ \frac{\delta a}{\delta d^2 \xi} \delta d^2 \xi + \frac{\delta a}{\delta d^2 \psi} \delta d^2 \psi + \frac{\delta a}{\delta d^2 \phi} \delta d^2 \phi + \&c. \\
 &\&c.
 \end{aligned}$$

Qu'on y change les doubles signes δd , δd^2 , &c, en leurs équivalents $d\delta$, $d^2\delta$, &c; qu'ensuite on integre par rapport à d , & qu'on fasse disparaître par des intégrations par parties tous les doubles signes $d\delta$, $d^2\delta$, &c, sous le signe intégral \int qui se rapporte au signe différentiel d ; on aura une équation de cette forme,

$$\begin{aligned}
 \int (A \delta x + B \delta y + C \delta z + \&c) + Z = \\
 \int (A' \delta \xi + B' \delta \psi + C' \delta \phi + \&c) + Z',
 \end{aligned}$$

dans laquelle

$$\begin{aligned}
 A &= \frac{\delta a}{\delta x} - d. \frac{\delta a}{\delta d x} + d^2. \frac{\delta a}{\delta d^2 x} - \&c. \\
 B &= \frac{\delta a}{\delta y} - d. \frac{\delta a}{\delta d y} + d^2. \frac{\delta a}{\delta d^2 y} - \&c. \\
 C &= \frac{\delta a}{\delta z} - d. \frac{\delta a}{\delta d z} + d^2. \frac{\delta a}{\delta d^2 z} - \&c. \\
 &\&c.
 \end{aligned}$$

$$A' = \frac{\delta u}{\delta \xi} - d \cdot \frac{\delta u}{\delta d \xi} + d^2 \cdot \frac{\delta u}{\delta d^2 \xi} - \&c.$$

$$B' = \frac{\delta u}{\delta \psi} - d \cdot \frac{\delta u}{\delta d \psi} + d^2 \cdot \frac{\delta u}{\delta d^2 \psi} - \&c.$$

$$C' = \frac{\delta u}{\delta \varphi} - d \cdot \frac{\delta u}{\delta d \varphi} + d^2 \cdot \frac{\delta u}{\delta d^2 \varphi} - \&c.$$

&c.

$$Z = \left(\frac{\delta u}{\delta dx} - d \cdot \frac{\delta u}{\delta d^2 x} + \&c. \right) \delta x + \frac{\delta u}{\delta d^2 x} d \delta x + \&c.$$

$$+ \left(\frac{\delta u}{\delta dy} - d \cdot \frac{\delta u}{\delta d^2 y} + \&c. \right) \delta y + \frac{\delta u}{\delta d^2 y} d \delta y + \&c.$$

$$+ \left(\frac{\delta u}{\delta dz} - d \cdot \frac{\delta u}{\delta d^2 z} + \&c. \right) \delta z + \frac{\delta u}{\delta d^2 z} d \delta z + \&c.$$

&c.

$$Z' = \left(\frac{\delta u}{\delta d \xi} - d \cdot \frac{\delta u}{\delta d^2 \xi} + \&c. \right) \delta \xi + \frac{\delta u}{\delta d^2 \xi} d \delta \xi + \&c.$$

$$+ \left(\frac{\delta u}{\delta d \psi} - d \cdot \frac{\delta u}{\delta d^2 \psi} + \&c. \right) \delta \psi + \frac{\delta u}{\delta d^2 \psi} d \delta \psi + \&c.$$

$$+ \left(\frac{\delta u}{\delta d \varphi} - d \cdot \frac{\delta u}{\delta d^2 \varphi} + \&c. \right) \delta \varphi + \frac{\delta u}{\delta d^2 \varphi} d \delta \varphi + \&c.$$

Donc redifférentiant & transposant, on aura l'équation
 $A \delta x + B \delta y + C \delta z + \&c. - A' \delta \xi - B' \delta \psi - C' \delta \varphi - \&c.$
 $= dZ' - dZ,$

laquelle doit être identique & avoir lieu quelles que soient les variations ou différences marquées par la lettre δ .

Ainsi puisque le second membre de cette équation est une différentielle exacte par rapport à la caractéristique d , il faudra que le premier membre en soit une aussi par rapport à la même caractéristique, & indépendamment de la caractéristique δ ; or c'est ce qui ne se peut, parce que les termes de ce premier membre contiennent simplement les

variations $\delta x, \delta y, \delta z, \&c, \delta \xi, \delta \psi, \&c,$ & nullement les différentielles de ces variations.

D'où il suit que pour que l'équation puisse subsister, il faudra nécessairement que les deux membres soient nuls chacun en particulier; ce qui donnera ces deux équations identiques

$$A \delta x + B \delta y + C \delta z + \&c, = A' \delta \xi + B' \delta \psi + C' \delta \phi + \&c.$$

$$dZ = dZ',$$

lesquelles peuvent être utiles dans différentes occasions.

Soit, par exemple $a = \frac{1}{2} (dx^2 + dy^2 + dz^2)$, on aura $\frac{\delta a}{\delta x} = 0, \frac{\delta a}{\delta dx} = dx, \frac{\delta a}{\delta dx^2} = 0, \&c,$ & ainsi des autres quantités semblables; donc

$$A = -d^2 x, B = -d^2 y, C = -d^2 z;$$

ensuite comme a ne contient que des différences du premier ordre, on aura simplement $A' = \frac{\delta a}{\delta \xi} - d. \frac{\delta a}{\delta d\xi},$
 $B' = \frac{\delta a}{\delta \psi} - d. \frac{\delta a}{\delta d\psi}, C' = \frac{\delta a}{\delta \phi} - d. \frac{\delta a}{\delta d\phi}, \&c.$ Donc on aura l'équation identique

$$-d^2 x \delta x - d^2 y \delta y - d^2 z \delta z =$$

$$\left(\frac{\delta a}{\delta \xi} - d. \frac{\delta a}{\delta d\xi} \right) \delta \xi + \left(\frac{\delta a}{\delta \psi} - d. \frac{\delta a}{\delta d\psi} \right) \delta \psi$$

$$+ \left(\frac{\delta a}{\delta \phi} - d. \frac{\delta a}{\delta d\phi} \right) \delta \phi + \&c.$$

qui s'accorde avec celle de l'article §.

7. Il résulte de-là, que pour avoir la valeur de la quantité r (art. 2), en fonction de $\xi, \psi, \phi, \&c,$ il suffira de chercher la valeur de la quantité $S \left(\frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2 dt} \right) m$ en fonc-

224 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

tion de ξ , ψ , φ , &c, & de leurs différentielles; car nommant T cette fonction, on aura sur le champ

$$r = \left(d. \frac{\delta T}{\delta d\xi} - \frac{\delta T}{\delta \xi} \right) \delta \xi + \left(d. \frac{\delta T}{\delta d\psi} - \frac{\delta T}{\delta \psi} \right) \delta \psi + \left(d. \frac{\delta T}{\delta d\varphi} - \frac{\delta T}{\delta \varphi} \right) \delta \varphi + \&c.$$

Et cette transformation aura lieu également, quand même parmi les nouvelles variables il se trouveroit le tems t , pourvu qu'on le regarde comme constant, c'est-à-dire, qu'on fasse $\delta t = 0$.

Au reste, il est bon de remarquer que si l'expression de T renferme un terme dA , qui soit la différentielle complète d'une fonction A dans laquelle une des variables comme ξ n'entre que sous la forme finie, ce terme ne donnera rien dans la valeur de r relativement à cette variable. Car faisant $T = dA = \frac{dA}{d\xi} d\xi + \frac{dA}{d\psi} d\psi + \&c$, on a

$$\begin{aligned} \frac{\delta T}{\delta d\xi} &= \frac{dA}{d\xi}, \quad \frac{\delta T}{\delta \xi} = \frac{\delta \cdot \frac{dA}{d\xi}}{d\xi} d\xi + \frac{\delta \cdot \frac{dA}{d\psi}}{\delta \xi} d\psi + \&c. \\ &= \frac{d^2 A}{d\xi^2} d\xi + \frac{d^2 A}{d\xi d\psi} d\psi + \&c. = d. \frac{dA}{d\xi}. \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{Donc } d. \frac{\delta T}{\delta d\xi} - \frac{\delta T}{\delta \xi} &\text{ coefficient de } \delta \xi \text{ deviendra} \\ &= d. \frac{dA}{d\xi} - d. \frac{dA}{d\xi} = 0. \end{aligned}$$

Il s'enfuit de-là que si l'expression de T contenoit un terme de la forme $B dA$, A étant fonction de ξ , ψ , &c, sans $d\xi$, & B une fonction quelconque sans ξ , ce terme donneroit simplement dans la valeur de r , relativement à la variation de ξ le terme $dB \frac{\delta A}{\delta \xi}$. Car donnant au terme $B dA$ la forme $d.(BA) - AdB$, on voit d'abord que le

terme

terme $d.(BA)$ ne donneroit rien relativement à la variation de ξ , puisque AB contient ξ sans $d\xi$; ensuite comme dB ne contient point ξ ni $d\xi$, & que A contient ξ sans $d\xi$, on voit qu'en faisant $T = -A dB$, on aura $\frac{\delta T}{\delta d\xi} = 0$, & $\frac{\delta T}{\delta \xi} = -\frac{\delta A}{\delta \xi} dB$; de sorte que le coefficient de $\delta \xi$ dans τ se réduira à $\frac{\delta A}{\delta \xi} dB$.

8. A l'égard de la quantité Δ (art. 2), elle est toujours facile à réduire en fonction de $\xi, \psi, \varphi, \&c$, puisqu'il ne s'agit que d'y réduire séparément les expressions des distances $p, q, r, \&c$, & des forces $P, Q, R, \&c$. Mais cette opération devient encore plus facile, lorsque les forces sont telles que la somme des momens, c'est-à-dire la quantité $P dp + Q dq + R dr + \&c$, est intégrable, ce qui, comme nous l'avons déjà observé, est proprement le cas de la nature, (art. 10, Sect. préc.).

Car supposant, comme dans l'endroit cité,

$$d\pi = P dp + Q dq + R dr + \&c,$$

on aura π exprimé par une fonction finie de $p, q, r, \&c$, par conséquent on aura aussi $\delta \pi = P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c$; donc $\Delta = S \delta \pi m = \delta . S \pi m$, puisque le signe S est indépendant du signe δ .

Il n'y aura ainsi qu'à chercher la valeur de la quantité $S \pi m$ en fonction de $\xi, \psi, \varphi, \&c$; ce qui ne demande que la substitution des valeurs de x, y, z , en $\xi, \psi, \varphi, \&c$, dans les expressions de $p, q, \&c$, (art. 8, Sect. 2); & cette valeur de $S \pi m$ étant nommée V , on aura immédiatement

$$\Delta = \frac{\delta V}{\delta \xi} \delta \xi + \frac{\delta V}{\delta \psi} \delta \psi + \frac{\delta V}{\delta \varphi} \delta \varphi, \&c.$$

F f

9. De cette manière la formule générale du mouvement $r + \Delta = 0$ (art. 2) sera transformée en celle-ci,

$$\varepsilon \delta \xi + \psi \delta \downarrow + \phi \delta \varphi + \&c = 0,$$

dans laquelle on aura

$$\varepsilon = d. \frac{\delta T}{\delta d \xi} - \frac{\delta T}{\delta \xi} + \frac{\delta V}{\delta \xi}$$

$$\psi = d. \frac{\delta T}{\delta d \downarrow} - \frac{\delta T}{\delta \downarrow} + \frac{\delta V}{\delta \downarrow}$$

$$\phi = d. \frac{\delta T}{\delta d \varphi} - \frac{\delta T}{\delta \varphi} + \frac{\delta V}{\delta \varphi}$$

&c,

en supposant

$$T = S \left(\frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2 dt^2} \right) m, V = S \Pi m,$$

$$\& d \Pi = P dp + Q dq + R dr + \&c.$$

Si donc dans le choix des nouvelles variables $\xi, \downarrow, \varphi, \&c$, on a eu égard aux équations de condition données par la nature du système proposé, en sorte que ces variables soient maintenant tout-à-fait indépendantes les unes des autres, & que par conséquent leurs variations $\delta \xi, \delta \downarrow, \delta \varphi, \&c$, demeurent absolument indéterminées, on aura sur le champ les équations particulières $\varepsilon = 0, \psi = 0, \phi = 0, \&c$, lesquelles serviront à déterminer le mouvement du système; puisque ces équations sont en même nombre que les variables $\xi, \downarrow, \varphi, \&c$, d'où dépend la position du système à chaque instant.

Mais quoiqu'on puisse toujours ramener la question à cet état, puisqu'il ne s'agit que d'éliminer par les équations de condition, autant de variables qu'elles permettent de le faire, & de prendre ensuite pour $\xi, \downarrow, \varphi, \&c$, les variables

restantes; il peut néanmoins y avoir des cas où cette voie soit trop pénible, & où il soit à propos, pour ne pas trop compliquer le calcul, de conserver un plus grand nombre de variables. Alors les équations de condition auxquelles on n'aura pas encore satisfait, devront être employées à éliminer dans la formule générale, quelques-unes des variations $\delta\xi$, $\delta\psi$, &c.; mais au lieu de l'élimination actuelle, il sera plus simple d'employer la méthode exposée dans la quatrième Section de la première Partie.

10. Soient donc comme dans l'article 3 de la Section citée, $L = 0$, $M = 0$, $N = 0$, &c., les équations dont il s'agit, réduites en fonctions de ξ , ψ , ϕ ; &c.; en sorte que L , M , N , &c. soient des fonctions données de ces variables. On ajoutera au premier membre de la formule générale (art. préc.) la quantité $\lambda dL + \mu dM + \nu dN + \dots$ dans laquelle λ , μ , ν , &c., sont des coefficients indéterminés; & on pourra regarder alors les variations $\delta\xi$, $\delta\psi$, $\delta\phi$, &c., comme indépendantes & arbitraires.

On aura ainsi l'équation générale

$$\pi \delta\xi + \psi \delta\psi + \phi \delta\phi + \dots + \lambda \delta L + \mu \delta M + \nu \delta N + \dots = 0,$$

laquelle devant être vérifiée indépendamment des variations $\delta\xi$, $\delta\psi$, $\delta\phi$, &c., donnera ces équations particulières.

$$\pi + \lambda \frac{\delta L}{\delta \xi} + \mu \frac{\delta M}{\delta \xi} + \nu \frac{\delta N}{\delta \xi} + \dots = 0$$

$$\psi + \lambda \frac{\delta L}{\delta \psi} + \mu \frac{\delta M}{\delta \psi} + \nu \frac{\delta N}{\delta \psi} + \dots = 0$$

$$\phi + \lambda \frac{\delta L}{\delta \phi} + \mu \frac{\delta M}{\delta \phi} + \nu \frac{\delta N}{\delta \phi} + \dots = 0$$

&c.

F f 2

228 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

Éliminant les inconnues $\lambda, \mu, \nu, \&c$, il restera les équations nécessaires pour la solution du problème.

On peut faire d'ailleurs sur les différens termes $\lambda \delta L, \mu \delta M, \&c$, des remarques analogues à celles de l'article 7 de la Section déjà citée, & en déduire des conclusions semblables.

Au reste rien n'empêche que les équations de condition $L = 0, M = 0, \&c$, ne puissent contenir aussi la variable t qui représente le tems; seulement il faudra la regarder comme constante dans la différenciation suivant δ , comme nous l'avons déjà prescrit plus haut.

II. En employant cette méthode, on peut conserver si l'on veut les variables primitives x, y, z , pourvu que l'on ait égard à toutes les équations de condition données par la nature du système entre ces variables. Il n'y aura alors qu'à ajouter au premier membre de la formule générale de l'article 7 de la seconde Section, la quantité $\lambda \delta L + \mu \delta M + \nu \delta N + \&c$, & vérifier ensuite l'équation par rapport à chacune des variations relatives aux différens corps du système.

De cette manière on aura donc pour chaque corps m trois équations de cette forme, (art. 8, Sect. citée)

$$\left(\frac{d^2x}{dt^2} + X\right) m + \lambda \frac{\delta L}{\delta x} + \mu \frac{\delta M}{\delta x} + \nu \frac{\delta N}{\delta x} + \&c = 0,$$

$$\left(\frac{d^2y}{dt^2} + Y\right) m + \lambda \frac{\delta L}{\delta y} + \mu \frac{\delta M}{\delta y} + \nu \frac{\delta N}{\delta y} + \&c = 0,$$

$$\left(\frac{d^2z}{dt^2} + Z\right) m + \lambda \frac{\delta L}{\delta z} + \mu \frac{\delta M}{\delta z} + \nu \frac{\delta N}{\delta z} + \&c = 0;$$

de sorte que le nombre total des équations sera triple de celui des corps.

Il faudra ensuite éliminer les indéterminées $\lambda, \mu, \nu, \&c$, dont le nombre est égal à celui des équations de condition $L = 0, M = 0, N = 0, \&c$, ce qui diminuera d'autant le nombre des équations trouvées; mais en y ajoutant les équations mêmes de condition, on aura de nouveau autant d'équations que de variables.

I 2. Cette méthode est sur-tout utile lorsque le système proposé est composé d'une infinité de particules ou élémens dont l'assemblage forme une masse finie de figure variable. On emploiera alors une analyse semblable à celle que nous avons développée dans la même Section quatrième de la première Partie (art. 9 & suiv.); mais à la place de la caractéristique d , dont nous nous sommes servis dans cet endroit pour désigner les différences des variables relatives aux différens élémens du système, il conviendra ici de faire usage d'une nouvelle caractéristique D pour pouvoir conserver l'autre caractéristique d dans l'emploi auquel nous l'avons déjà destinée plus haut.

Il y aura ainsi trois sortes de différences indépendantes entr'elles; les unes marquées par d , & relatives au signe intégral f ; celles-ci se rapportent uniquement aux courbes décrites par chaque corps ou élément du système; les autres marquées par D & relatives au signe intégral S , lesquelles se rapportent aux différens élémens du système, & à la position instantanée de ces élémens entr'eux; enfin les différences ou variations marquées par δ , lesquelles se rapportent uniquement au changement arbitraire qu'on suppose dans la position du système, & disparaissent d'elles-mêmes à la fin du calcul.

230 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

13. Soit donc Dm la masse de chaque élément du système, il faudra mettre Dm à la place de m dans les expressions de r & Δ (art. 2), & par conséquent aussi dans celles de T & V , (art. 9); ensuite il faudra ajouter au premier membre de la formule générale $r + \Delta = 0$ les termes dûs aux différentes équations de condition. Or ces équations peuvent être de deux sortes; les unes *indéterminées* & appartenantes également à tous les élémens du système; les autres *déterminées* & propres seulement à quelques-uns de ces élémens. Soient $L = 0$, $M = 0$, &c, les équations de condition de la première espèce, on aura les quantités L , M , &c, exprimées par des fonctions des coordonnées x , y , z , & de leurs différences suivant D , savoir Dx , Dy , Dz , D^2x , D^2y , &c; & comme il n'y a que trois variables x , y , z , il est clair que les équations entre ces variables ne peuvent être que trois au plus. Prenant donc des coefficients indéterminés λ , μ , &c, on aura par rapport à chaque élément du système, les termes $\lambda \delta L + \mu \delta M + \text{\&c}$, à ajouter à la formule générale; donc la totalité des termes qu'il y faudra ajouter, sera représentée par $S(\lambda \delta L + \mu \delta M + \text{\&c})$.

14. Désignons maintenant par $A = 0$, $B = 0$, $C = 0$, &c, les équations de condition *déterminées*, les quantités A , B , C , &c, seront aussi des fonctions des coordonnées & de leurs différences suivant D , mais seulement pour des points déterminés du système. Nous marquerons ces coordonnées par un ou plusieurs traits, & en particulier nous marquerons par un trait toutes les quantités qui se rapportent aux points où commence l'intégrale représentée par le signe S , par deux traits celles qui se rapportent aux points où la même inté-

grale finit, & par trois traits ou davantage les quantités relatives à d'autres points déterminés du système.

Ainsi les valeurs de $A, B, C, \&c$, seront données en fonctions de $x', y', z', x'', y'', z'', x''', y''', \&c; Dx', Dy', Dz', Dx'', Dy'', \&c, \&c$; & les termes à ajouter à la formule générale en conséquence des équations de condition $A = 0, B = 0, \&c$, seront $\alpha \delta A + \beta \delta B + \gamma \delta C + \&c$, en prenant pour $\alpha, \beta, \gamma, \&c$, de nouveaux coefficients indéterminés.

15. On aura donc pour le mouvement du système cette équation générale,

$$\begin{aligned} 0 = & S \left(\frac{dx}{dt} \delta x + \frac{dy}{dt} \delta y + \frac{dz}{dt} \delta z \right) Dm \\ & + S (P \delta p + Q \delta q + R \delta r + \&c) Dm \\ & + S (\lambda \delta L + \mu \delta M + \&c) \\ & + \alpha \delta A + \beta \delta B + \gamma \delta C + \&c, \end{aligned}$$

laquelle doit avoir lieu quelles que soient les différences ou variations $\delta x, \delta y, \delta z, \delta x', \delta y', \&c$.

Cette équation est entièrement analogue à celles que l'on trouve par la méthode des *variations* pour la détermination des *maxima & minima* des formules intégrales; & il faudra la traiter suivant les mêmes règles. Voyez ce que nous avons déjà dit là-dessus dans la Section quatrième de la première Partie (art. 16 & suiv.).

16. Tout se réduit à faire disparaître de dessous le signe S les doubles différences affectées de $\delta D, \delta D^2, \&c$.

Soit, par exemple, le terme $S \alpha \delta D x$, on changera d'abord δD en $D \delta$, ensuite on intégrera par partie relativement à

la caractéristique D qui se rapporte au signe S , & complétant l'intégrale, on aura selon la notation de l'article 14, $S \Omega \delta D x = \Omega' \delta x' - \Omega \delta x - S \delta x D \Omega$. On trouvera de même en intégrant autant qu'il est possible; par rapport à D , & complétant, $S \Omega \delta D^2 x = \Omega'' D \delta x' - D \Omega' \delta x' - \Omega' D \delta x' + D \Omega' \delta x' + S \delta x D^2 \Omega$, & ainsi des autres.

Par de semblables réductions, on ramènera donc l'équation générale de l'article précédent à cette forme,

$$S (\varkappa \delta x + \psi \delta y + \phi \delta z) + \varepsilon = 0,$$

dans laquelle \varkappa , ψ , ϕ feront des fonctions de x , y , z , Dx , Dy , Dz , D^2x , &c, ainsi que de λ , μ , &c, $D\lambda$, $D\mu$, &c; & où ε sera composée de différens termes affectés chacun de quelqu'une des variations $\delta x'$, $\delta y'$, $\delta z'$, $\delta x''$, &c, ou de leurs différences $D \delta x'$, $D^2 \delta x'$ &c.

On égalera alors séparément à zéro chacune des quantités affectées des différentes variations, comme si ces variations étoient toutes indépendantes & arbitraires. Ainsi on aura d'abord ces trois équations indéfinies $\varkappa = 0$, $\psi = 0$, $\phi = 0$ pour tous les élémens du système; ensuite chaque terme de la quantité ε donnera une équation définie & relative à des points déterminés du même système. Par le moyen de ces différentes équations, on éliminera les indéterminées λ , μ , &c, α , β , γ , &c, & les équations résultantes étant combinées ensuite avec les équations de condition

$$L = 0, M = 0, \text{ \&c, } A = 0, B = 0, C = 0, \text{ \&c.}$$

donneront dans chaque cas la solution complète du problème. Le reste ne sera plus qu'une affaire de pur calcul.

CINQUIÈME

C I N Q U I E M E S E C T I O N.

Solution de différens problèmes de Dynamique.

Nous avons donné dans la première Partie (Sect. V), la solution de plusieurs problèmes sur l'équilibre des corps. Rien n'est plus facile que d'appliquer au mouvement des mêmes corps les formules trouvées pour leur équilibre; car d'après ce qu'on a démontré dans la seconde Section (art. 4.), il ne faut qu'ajouter aux forces qui sont supposées agir sur chaque corps, les nouvelles forces accélératrices $\frac{d^2x}{dt^2}$, $\frac{d^2y}{dt^2}$, $\frac{d^2z}{dt^2}$, dirigées suivant les lignes x , y , z , en nommant t le tems écoulé, & faisant dt constant.

Ainsi dans les problèmes où X , Y , Z désignent les forces absolues qui tirent le corps m regardé comme un point suivant les coordonnées x , y , z , il n'y aura qu'à mettre par-tout à la place de ces forces, celles-ci $X + m \frac{d^2x}{dt^2}$, $Y + m \frac{d^2y}{dt^2}$, $Z + m \frac{d^2z}{dt^2}$; & ainsi pour les forces qui agissent sur chacun des corps du système. Mais dans les problèmes où l'on tient compte de la masse des corps, & où X , Y , Z n'expriment que les forces qui agissent sur chaque point de la masse finie m , & sont par conséquent du genre des forces accélératrices, il faudra mettre simplement à la place de X , Y , Z , les quantités $X + \frac{d^2x}{dt^2}$, $Y + \frac{d^2y}{dt^2}$, $Z + \frac{d^2z}{dt^2}$; & ainsi de suite.

De cette manière les équations trouvées pour l'équilibre, donneront immédiatement celles du mouvement, & les mêmes problèmes se trouveront résolus également pour les deux états de repos & de mouvement. Il est vrai que dans le cas du mouvement, les équations étant différentielles du second ordre, elles demandent ensuite des intégrations relatives aux différentes variables $t, x, y, z, x', y',$ &c; mais c'est au calcul intégral à s'en charger; & la Dynamique a fait tout ce qu'on étoit en droit d'attendre d'elle, en donnant les équations fondamentales.

Cependant comme ces équations peuvent avoir différentes formes plus ou moins simples, & sur-tout plus ou moins propres pour l'intégration, il n'est pas indifférent sous quelle forme elles se présentent d'abord; & c'est peut-être un des principaux avantages de notre méthode, de fournir toujours les équations de chaque problème sous la forme la plus simple relativement aux variables qu'on y emploie, & de mettre en état de juger d'avance quelles sont les variables dont l'emploi peut en faciliter le plus l'intégration.

Nous allons donner ici pour cet objet quelques principes généraux, dont on verra ensuite l'application dans la solution de différens problèmes.

2. Il est clair par les formules que nous venons de donner dans la Section précédente, que les termes différentiels des équations pour le mouvement d'un système quelconque de corps, viennent uniquement de la quantité T qui exprime la somme de tous les $\frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2dt^2} m$ relativement aux différens corps; chaque variable finie, comme ξ , qui entrera dans l'expression de T donnant le terme $-\frac{\delta T}{\delta \xi}$, &

chaque variable différentielle, comme $d\xi$, donnant le terme $d \cdot \frac{\partial T}{\partial d\xi}$. D'où l'on voit d'abord que les termes dont il s'agit ne pourront contenir d'autres fonctions des variables, que celles qui se trouveront dans l'expression même de T ; par conséquent si en employant des sinus & cosinus d'angles, ce qui se présente naturellement dans la solution de plusieurs problèmes, il arrive que les sinus & cosinus disparaissent de la fonction T , elle ne contiendra alors que les différentielles de ces angles, & les termes en question ne contiendront aussi que ces mêmes différentielles. Ainsi il y aura toujours à gagner pour la simplicité des équations du problème à employer ces sortes de substitutions.

Par exemple, si à la place des deux coordonnées x, y , on emploie le rayon vecteur ρ mené du centre des mêmes coordonnées, & faisant avec l'axe des x l'angle ϕ , on aura $x = \rho \cos \phi$, $y = \rho \sin \phi$, & différentiant $dx = \cos \phi d\rho - \rho \sin \phi d\phi$, $dy = \sin \phi d\rho + \rho \cos \phi d\phi$; donc $dx^2 + dy^2 = d\rho^2 + \rho^2 d\phi^2$, expression fort simple qui ne contient ni sinus, ni cosinus de ϕ , mais seulement la différentielle $d\phi$. De cette manière la quantité $dx^2 + dy^2 + dz^2$, se trouvera changée en $d\rho^2 + \rho^2 d\phi^2 + dz^2$.

On pourroit encore substituer au lieu de ρ & ϕ , un nouveau rayon vecteur r avec l'angle ψ que ce rayon fait avec ρ qui en est la projection; ce qui donneroit $\rho = r \cos \psi$, $\phi = r \sin \psi$, & par conséquent $d\rho^2 + d\phi^2 = dr^2 + r^2 d\psi^2$; de sorte que la quantité $dx^2 + dy^2 + dz^2$ seroit transformée en celle-ci $r^2 (\cos^2 \psi dz^2 + d\psi^2) + dr^2$. Ici il est clair que r sera le rayon mené du centre des coordonnées au point de l'espace où est le corps m , ψ sera l'inclinaison

236 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

de ce rayon sur le plan des x & y , & ϕ l'angle de la projection de ce rayon sur le même plan avec l'axe des x ; & l'on aura $x = r \cos \psi \cos \phi$, $y = r \cos \psi \sin \phi$, $z = r \sin \psi$.

Enfin on pourra employer à volonté d'autres substitutions; & lorsque le système est composé de plusieurs corps, on pourra les rapporter immédiatement les uns aux autres par des coordonnées relatives; les circonstances de chaque problème indiqueront toujours celles qui seront le plus propres. On pourra même, après avoir trouvé d'après une substitution, une ou quelques-unes des équations du problème, déduire les autres d'autres substitutions; ce qui fournira de nouveaux moyens de diversifier ces équations, & de trouver les plus simples & les plus faciles à intégrer.

3. Les autres termes des équations du mouvement dépendent des forces accélératrices qu'on suppose agir sur les corps, & des équations de condition qui doivent subsister entre les variables relatives à la position des corps dans l'espace.

Lorsque les forces P , Q , R , &c, tendent à des centres fixes ou à des corps du même système, & sont proportionnelles à des fonctions quelconques des distances, comme cela a lieu dans la nature, la quantité V qui exprime la somme des quantités $m \int (P dp + Q dq + R dr + \&c)$ pour tous les corps m du système, sera une fonction algébrique des distances, & fournira pour chaque variable ξ dont elle se trouvera composée, un terme fini de la forme $\frac{\delta V}{\delta \xi}$.

De même les équations de condition $L = 0$, $M = 0$, &c,

fourniront pour la même variable ξ les termes $\lambda \frac{\delta L}{\delta \xi}$, $\mu \frac{\delta M}{\delta \xi}$, &c, & ainsi des autres. De sorte qu'il n'y aura qu'à ajouter à la valeur de V les quantités λL , μM , &c: en regardant ensuite λ , μ , &c, comme constantes dans les différentiations en δ .

Si donc quelques-unes des variables qui entrent dans la fonction T , n'entrent point dans V ni dans L , M , &c; les équations relatives à ces variables ne contiendront que des termes différentiels, & l'intégration n'en fera que plus facile, sur-tout si ces variables ne se trouvent dans T que sous la forme différentielle. C'est ce qui aura lieu lorsque les corps étant attirés vers des centres, on prendra les distances à ces centres, & les angles décrits autour d'eux pour coordonnées.

4. Une intégration qui aura toujours lieu lorsque les forces sont des fonctions de distances, & que les fonctions T , V , L , M , &c, ne contiennent point la variable finie t , est celle qui donne le principe de la conservation des forces vives. Quoique nous ayons déjà montré comment ce principe résulte de notre formule générale de la Dynamique (Sect. III, art. 10), il ne fera pas inutile de faire voir que les équations particulières déduites de cette formule, fournissent toujours une équation intégrable qui est celle de la conservation des forces vives.

Ces équations étant chacune de la forme

$$d. \frac{\delta T}{\delta d\xi} - \frac{\delta T}{\delta \xi} + \frac{\delta V}{\delta \xi} + \lambda \frac{\delta L}{\delta \xi} + \mu \frac{\delta M}{\delta \xi} + \&c = 0,$$

si on les ajoute ensemble après les avoir multipliées par les

238 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

différentielles respectives $d\xi$, &c, & qu'on fasse attention que les quantités T , V , L , M , &c, sont par l'hypothèse des fonctions algébriques des variables ξ , &c, sans t , il est clair qu'on aura l'équation

$$\left(d \cdot \frac{\partial T}{\partial d\xi} - \frac{\partial T}{\partial \xi}\right) d\xi + \&c + dV + \lambda dL + \mu dM + \&c = 0;$$

mais $L = 0$, $M = 0$, &c, étant les équations de condition, on aura généralement $dL = 0$, $dM = 0$, &c; par conséquent l'équation précédente se réduira à

$$\left(d \cdot \frac{\partial T}{\partial d\xi} - \frac{\partial T}{\partial \xi}\right) d\xi + \&c + dV = 0.$$

$$\text{Or } d\xi d \cdot \frac{\partial T}{\partial d\xi} = d \cdot \left(\frac{\partial T}{\partial d\xi} d\xi\right) - \frac{\partial T}{\partial d\xi} d^2 \xi;$$

& comme T est une fonction algébrique des variables ξ , &c, & de leurs différentielles $d\xi$, &c, sans t , on aura $dT = \frac{\partial T}{\partial \xi} d\xi + \frac{\partial T}{\partial d\xi} d^2 \xi + \&c$, donc l'équation deviendra

$$d \cdot \left(\frac{\partial T}{\partial d\xi} d\xi + \&c\right) - dT + dV = 0,$$

laquelle est évidemment intégrable, & dont l'intégrale est

$$\frac{\partial T}{\partial d\xi} d\xi + \&c - T + V = \text{à une constante.}$$

Maintenant puisque $T = S \frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2dt^2} m$, il est visible que quelques variables qu'on substitue pour x , y , z , la fonction résultante sera nécessairement homogène & de deux dimensions relativement aux différences de ces variables; donc par le théorème connu on aura $\frac{\partial T}{\partial d\xi} d\xi + \&c = 2 T$.

Donc l'intégrale trouvée sera simplement $T + V = \text{const.}$ laquelle contient le principe de la conservation des forces vives (Sect. III, art. 10).

Si la quantité V n'étoit pas une fonction algébrique, on n'auroit pas $dV = \frac{\partial V}{\partial \xi} d\xi + \&c$; & si les quantités $T, L, M, \&c$, contenoient aussi la variable t , alors leurs différentielles $dT, dL, dM, \&c$, contiendroient aussi les termes $\frac{\partial T}{\partial t} dt, \frac{\partial L}{\partial t} dt, \frac{\partial M}{\partial t} dt, \&c$; donc les réductions qui ont rendu l'équation intégrable n'auroient plus lieu, ni par conséquent le principe de la conservation des forces vives.

§. Quoique le théorème sur les fonctions homogènes dont nous venons de faire usage, soit démontré dans différens ouvrages, & qu'on puisse par conséquent le supposer comme connu, la démonstration que voici est si simple, que je ne crois pas devoir la supprimer. Si F est une fonction homogène de différentes variables $x, y, \&c$, & qu'elle soit de la dimension n ; il est clair qu'en y mettant $ax, ay, \&c$, à la place de $x, y, \&c$, elle deviendra nécessairement $a^n F$, quelle que soit la quantité a . Donc faisant $a = 1 + \alpha$, & regardant α comme une quantité infiniment petite, l'accroissement infiniment petit de F dû aux accroissemens infiniment petits $ax, ay, \&c$, de $x, y, \&c$, sera $n\alpha F$. Mais en faisant varier $x, y, \&c$, de ax, ay , on a en général pour la variation de F , $\frac{\partial F}{\partial x} ax + \frac{\partial F}{\partial y} ay + \&c$. Donc égalant ces deux expressions de l'accroissement de F , & divisant par α on aura,

$$nF = \frac{\delta F}{\delta x} x + \frac{\delta F}{\delta y} y + \&c.$$

6. L'intégrale relative à *la conservation des forces vives*, est d'une grande utilité dans la solution des problèmes de Mécanique, sur-tout lorsque la fonction T ne contient que la différentielle d'une variable qui ne se trouve point dans la fonction V ; car cette intégrale servira alors à déterminer cette même variable, & à l'éliminer des équations différentielles.

A l'égard des intégrales qui se rapportent à *la conservation du mouvement du centre de gravité, & au principe des aires*, & que nous avons déjà trouvées d'une manière générale dans la Section troisième, elles se présenteront d'elles-mêmes dans la solution de chaque problème, pourvu qu'on ait soin dans le choix des variables de séparer le mouvement absolu du système des mouvemens relatifs des corps entr'eux, ainsi que nous l'avons fait dans la Section citée (art. 15).

Mais ces différentes intégrales ne suffisent pour la solution complète du problème, que lorsque leur nombre égale celui des variables. Dans tous les autres cas il faudra chercher encore de nouvelles intégrales; mais on ne sauroit donner là-dessus de règle générale. Il y a cependant un cas très-étendu, qui est toujours susceptible d'une solution complète; c'est celui où le système ne fait que de très-petites oscillations autour de sa situation d'équilibre. Comme cette solution se déduit facilement de nos formules, nous commencerons par la donner ici, en y joignant différentes remarques nouvelles & importantes.

§. I.

*Solution générale du Problème des oscillations très-petites
d'un système quelconque de corps.*

7. Soient a, b, c les valeurs des coordonnées rectangles x, y, z de chaque corps m du système proposé dans le lieu de son équilibre. Comme on suppose que le système dans son mouvement s'éloigne très-peu de la situation d'équilibre, on aura en général $x = a + \alpha, y = b + \beta, z = c + \gamma$, les variables α, β, γ étant toujours très-petites; & il suffira par conséquent d'avoir égard à la première dimension de ces quantités dans les équations différentielles du mouvement. La même chose aura lieu pour les autres quantités analogues, qu'on distinguera par un, deux, &c, traits relativement aux différens corps $m', m'',$ &c, du même système.

Considérons d'abord les équations de condition qui doivent avoir lieu par la nature du système, & qu'on peut représenter par $L = 0, M = 0,$ &c; $L, M,$ &c, étant des fonctions algébriques données des coordonnées $x, y, z, x', y',$ &c. Comme la position d'équilibre est une de celles que le système peut avoir, il s'ensuit que les mêmes équations $L = 0, M = 0,$ &c, devront subsister, en supposant que x, y, z, x' &c, deviennent $a, b, c, a',$ &c, d'où il est facile de conclure que ces équations ne sauroient renfermer le tems t .

Or soient $A, B,$ &c, ce que deviennent $L, M,$ &c, lorsque $x, y, z, x',$ &c, deviennent $a, b, c, a',$ &c; il est clair qu'en substituant pour $x, y, z, x',$ &c, leurs valeurs $a + \alpha, b + \beta, c + \gamma, a' + \alpha',$ &c, on aura à cause de la petitesse de $\alpha, \beta, \gamma, \alpha',$ &c,

H h

242 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$L = A + \frac{dA}{da} a + \frac{dA}{db} \beta + \frac{dA}{dc} \gamma + \frac{dA}{da'} a' + \&c,$$

$$M = B + \frac{dB}{da} a + \frac{dB}{db} \beta + \frac{dB}{dc} \gamma + \frac{dB}{da'} a' + \&c,$$

& ainsi de suite.

Donc 1^o, on aura $A = 0$, $B = 0$, &c, relativement à l'équilibre; 2^o on aura les équations

$$\frac{dA}{da} a + \frac{dA}{db} \beta + \frac{dA}{dc} \gamma + \frac{dA}{da'} a' + \&c = 0,$$

$$\frac{dB}{da} a + \frac{dB}{db} \beta + \frac{dB}{dc} \gamma + \frac{dB}{da'} a' + \&c = 0,$$

&c,

lesquelles donneront la relation qui doit subsister entre les variables a , β , γ , a' , &c.

En négligeant d'abord les quantités très-petites du second ordre & des ordres supérieurs, on aura des équations linéaires par lesquelles on déterminera les valeurs de quelques-unes de ces variables par les autres; ensuite par ces premières valeurs on en trouvera de plus exactes, en tenant compte des secondes puissances, & des puissances plus hautes comme on voudra. On aura ainsi les valeurs de quelques-unes des variables a , β , γ , a' , &c. exprimées par des fonctions en série des autres variables; & ces variables restantes seront alors absolument indépendantes entr'elles.

Au reste, on pourra souvent aussi, en ayant égard aux conditions du problème, réduire les coordonnées immédiatement par des substitutions, en fonctions rationnelles & entières d'autres variables indépendantes entr'elles, & très-petites, dont la valeur soit nulle dans l'état d'équilibre.

Ainsi nous supposons en général que l'on ait

$$x = a + a_1 \xi + a_2 \psi + a_3 \phi + \&c + a'_1 \xi^2 + \&c,$$

$$y = b + b_1 \xi + b_2 \psi + b_3 \phi + \&c + b'_1 \xi^2 + \&c,$$

$$z = c + c_1 \xi + c_2 \psi + c_3 \phi + \&c + c'_1 \xi^2 + \&c,$$

& ainsi des autres coordonnées $x', y', \&c$, les quantités $a, b, c, a_1, b_1 \&c$, sont constantes, & les quantités $\xi, \psi, \phi, \&c$, sont variables, très-petites, & nulles dans l'équilibre.

8. Il ne s'agira donc que de faire ces substitutions dans les valeurs de T & V (art. 2, 3); & il suffira de tenir compte des secondes dimensions, pour avoir des équations différentielles linéaires. Et d'abord il est clair que la valeur de T fera de cette forme,

$$T = \frac{(1) d\xi^2 + (2) d\psi^2 + (3) d\phi^2 + \&c}{2 dt^2} + \frac{(1,2) d\xi d\psi + (1,3) d\xi d\phi + (2,3) d\psi d\phi + \&c}{dt^2},$$

en supposant pour abrégier

$$(1) = S(a_1^2 + b_1^2 + c_1^2) m$$

$$(2) = S(a_2^2 + b_2^2 + c_2^2) m$$

$$(3) = S(a_3^2 + b_3^2 + c_3^2) m$$

&c.

$$(1,2) = S(a_1 a_2 + b_1 b_2 + c_1 c_2) m$$

$$(1,3) = S(a_1 a_3 + b_1 b_3 + c_1 c_3) m$$

$$(2,3) = S(a_2 a_3 + b_2 b_3 + c_2 c_3) m$$

&c,

244 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

où le signe S dénote des intégrations ou sommations relatives à tous les différens corps m du système, & en même tems indépendantes des variables $\xi, \psi, \phi, \&c.$ ainsi que du tems t .

Ensuite si on dénote par F la fonction algébrique $f(P dp + Q dq + R dr + \&c)$, en y mettant a, b, c , à la place de x, y, z , il est clair que la valeur générale de $f(P dp + Q dq + R dr + \&c)$, fera représentée ainsi,

$$F + \frac{dF}{da} (a_1 \xi + a_2 \psi + a_3 \phi + \&c) + \frac{dF}{db} (b_1 \xi + b_2 \psi + b_3 \phi + \&c) + \frac{dF}{dc} (c_1 \xi + c_2 \psi + c_3 \phi + \&c) + \frac{d^2 F}{2 da^2} (a_1 \xi + a_2 \psi + a_3 \phi + \&c)^2 + \frac{d^2 F}{da db} (a_1 \xi + a_2 \psi + a_3 \phi + \&c) (b_1 \xi + b_2 \psi + b_3 \phi + \&c) + \frac{d^2 F}{2 db^2} (b_1 \xi + b_2 \psi + b_3 \phi + \&c)^2 + \&c,$$

où il suffit d'avoir égard aux secondes dimensions de $\xi, \psi, \phi, \&c.$

Multipliant donc cette fonction par m , & intégrant avec le signe S , on aura en général

$$V = H + H_1 \xi + H_2 \psi + H_3 \phi + \&c. \\ + \frac{[1] \xi^2 + [2] \psi^2 + [3] \phi^2 + \&c}{2} \\ + [1,2] \xi \psi + [1,3] \xi \phi + [2,3] \psi \phi + \&c,$$

en supposant

$$H = S F m$$

$$H_1 = S \left(\frac{dF}{da} a_1 + \frac{dF}{db} b_1 + \frac{dF}{dc} c_1 \right) m$$

$$H_2 = S \left(\frac{dF}{da} a_2 + \frac{dF}{db} b_2 + \frac{dF}{dc} c_2 \right) m$$

$$H_3 = S \left(\frac{dF}{da} a_3 + \frac{dF}{db} b_3 + \frac{dF}{dc} c_3 \right) m$$

&c.,

$$[1] = S \left(\frac{d^2 F}{da^2} a_1^2 + \frac{d^2 F}{db^2} b_1^2 + \frac{d^2 F}{dc^2} c_1^2 \right. \\ \left. + 2 \frac{d^2 F}{dad b} a_1 b_1 + 2 \frac{d^2 F}{dad c} a_1 c_1 + 2 \frac{d^2 F}{dbdc} b_1 c_1 \right) m,$$

$$[2] = S \left(\frac{d^2 F}{da^2} a_2^2 + \frac{d^2 F}{db^2} b_2^2 + \frac{d^2 F}{dc^2} c_2^2 \right. \\ \left. + 2 \frac{d^2 F}{dad b} a_2 b_2 + 2 \frac{d^2 F}{dad c} a_2 c_2 + 2 \frac{d^2 F}{dbdc} b_2 c_2 \right) m,$$

$$[3] = S \left(\frac{d^2 F}{da^2} a_3^2 + \frac{d^2 F}{db^2} b_3^2 + \frac{d^2 F}{dc^2} c_3^2 \right. \\ \left. + 2 \frac{d^2 F}{dad b} a_3 b_3 + 2 \frac{d^2 F}{dad c} a_3 c_3 + 2 \frac{d^2 F}{dbdc} b_3 c_3 \right) m,$$

&c.

$$[1,2] = S \left(\frac{d^2 F}{da^2} a_1 a_2 + \frac{d^2 F}{db^2} b_1 b_2 + \frac{d^2 F}{dc^2} c_1 c_2 \right. \\ \left. + \frac{d^2 F}{dad b} (a_1 b_2 + a_2 b_1) + \frac{d^2 F}{dad c} (a_1 c_2 + a_2 c_1) + \frac{d^2 F}{dbdc} (b_1 c_2 + b_2 c_1) \right)$$

$$[1,3] = S \left(\frac{d^2 F}{da^2} a_1 a_3 + \frac{d^2 F}{db^2} b_1 b_3 + \frac{d^2 F}{dc^2} c_1 c_3 \right. \\ \left. + \frac{d^2 F}{dad b} (a_1 b_3 + a_3 b_1) + \frac{d^2 F}{dad c} (a_1 c_3 + a_3 c_1) + \frac{d^2 F}{dbdc} (b_1 c_3 + b_3 c_1) \right)$$

$$[2,3] = S \left(\frac{d^2 F}{da^2} a_2 a_3 + \frac{d^2 F}{db^2} b_2 b_3 + \frac{d^2 F}{dc^2} c_2 c_3 \right. \\ \left. + \frac{d^2 F}{dad b} (a_2 b_3 + a_3 b_2) + \frac{d^2 F}{dad c} (a_2 c_3 + a_3 c_2) + \frac{d^2 F}{dbdc} (b_2 c_3 + b_3 c_2) \right)$$

&c.

9. Ayant ainsi les valeurs de T & V exprimées en fonctions des variables ξ , ψ , φ , &c, indépendantes entr'elles, on n'aura plus aucune équation de condition à employer, & comme la quantité T ne contient que les différentielles des variables, on aura sur le champ pour le mouvement du système, les équations suivantes,

$$\frac{\delta V}{\delta \xi} = 0, d. \frac{\delta T}{\delta d\psi} + \frac{\delta V}{\delta \psi} = 0, d. \frac{\delta T}{\delta d\varphi} + \frac{\delta V}{\delta \varphi} = 0, \&c,$$

dont le nombre fera, comme l'on voit, égal à celui des variables.

Ces équations doivent avoir lieu aussi dans l'état d'équilibre, puisque le système y étant une fois y resteroit toujours de lui-même; or dans l'équilibre on a constamment $x = a$, $y = b$, $z = c$, $x' = a'$, &c, par l'hypothèse; donc $\xi = 0$, $\psi = 0$, $\varphi = 0$, &c, ainsi que $\frac{d\xi}{dt} = 0$, $\frac{d\psi}{dt} = 0$, &c, & $\frac{d^2\xi}{dt^2} = 0$, &c.

Donc les termes $d. \frac{\delta T}{\delta d\xi}$, $d. \frac{\delta T}{\delta d\psi}$, &c, seront nuls, & les termes $\frac{\delta V}{\delta \xi}$, $\frac{\delta V}{\delta \psi}$, $\frac{\delta V}{\delta \varphi}$, &c, se réduiront à H_1 , H_2 , H_3 , &c. Par conséquent on aura $H_1 = 0$, $H_2 = 0$, $H_3 = 0$, &c; ce sont les conditions nécessaires pour que a , b , c , a' , &c, soient les valeurs de x , y , z , x' &c, pour l'état d'équilibre, comme on le suppose.

En effet, il est visible que $dV = S(Pdp + Qdq + Rdr + \&c)m$ exprime la somme des momens de toutes les forces Pm , Qm , Rm , &c, appliquées à tous les corps m du système, & qui doivent se détruire mutuellement dans l'état d'équilibre; donc par la formule générale donnée dans la seconde Section de la première Partie, il faudra que l'on ait $dV = 0$, par

rapport à chacune des variables indépendantes; par conséquent $\frac{\delta V}{\delta \xi} = 0$, $\frac{\delta V}{\delta \psi} = 0$, $\frac{\delta V}{\delta \phi} = 0$, &c, feront les conditions de l'équilibre, lequel étant supposé répondre à $\xi = 0$, $\psi = 0$, $\phi = 0$, &c, on aura $H_1 = 0$, $H_2 = 0$, $H_3 = 0$ &c. De sorte que les premières dimensions des variables ξ , ψ , ϕ , &c, dans l'expression de V disparaîtront toujours.

Substituant donc dans les équations générales les valeurs de T & de V , & faisant H_1 , H_2 , H_3 , &c, nuls, on aura pour le mouvement du système,

$$\begin{aligned} 0 &= (1) \frac{d^2 \xi}{dt^2} + (1,2) \frac{d^2 \psi}{dt^2} + (1,3) \frac{d^2 \phi}{dt^2} + \&c \\ &+ [1] \xi + [1,2] \psi + [1,3] \phi + \&c; \\ 0 &= (2) \frac{d^2 \psi}{dt^2} + (1,2) \frac{d^2 \xi}{dt^2} + (2,3) \frac{d^2 \phi}{dt^2} + \&c \\ &+ [2] \psi + [1,2] \xi + [2,3] \phi + \&c; \\ 0 &= (3) \frac{d^2 \phi}{dt^2} + (1,3) \frac{d^2 \xi}{dt^2} + (2,3) \frac{d^2 \psi}{dt^2} + \&c \\ &+ [3] \phi + [1,3] \xi + [2,3] \psi + \&c. \\ &\&c. \end{aligned}$$

équations qui étant sous une forme linéaire avec des coefficients constans, peuvent être intégrées rigoureusement & généralement par les méthodes connues.

10. On peut supposer d'abord que les variables dans ces sortes d'équations aient entr'elles des rapports constans; c'est-à-dire, que l'on ait $\psi = f \xi$, $\phi = g \xi$, &c; par ces substitutions elles deviendront

$$((1) + (1,2)f + (1,3)g + \&c) \frac{d^2 \xi}{dt^2} + ([1] + [1,2]f + [1,3]g + \&c) \xi = 0$$

$$((2)f + (1,2) + (2,3)g + \&c) \frac{d^2 \xi}{dt^2} + ([2]f + [1,2] + [2,3]g + \&c) \xi = 0$$

$$((3)g + (1,3) + (2,3)f + \&c) \frac{d^2 \xi}{dt^2} + ([3]g + [1,3] + [2,3]f + \&c) \xi = 0$$

&c,

lesquelles donnent $\frac{d^2 \xi}{dt^2} + K \xi = 0$, en faisant

$$\begin{aligned} K &= \frac{[1] + [1,2]f + [1,3]g + \&c}{(1) + (1,2)f + (1,3)g + \&c} \\ &= \frac{[2]f + [1,2] + [2,3]g + \&c}{(2)f + (1,2) + (2,3)g + \&c} \\ &= \frac{[3]g + [1,3] + [2,3]f + \&c}{(3)g + (1,3) + (2,3)f + \&c} \end{aligned}$$

Le nombre de ces équations est, comme l'on voit, égal à celui des inconnues $f, g, \&c, K$; par conséquent elles déterminent exactement ces inconnues; & comme en retenant pour premier membre le terme K , & le multipliant respectivement par le dénominateur du second, on a des équations linéaires en $f, g, \&c$, il sera facile de les éliminer par les méthodes connues, & il n'est pas difficile de voir par les formules générales d'élimination, que la résultante en K fera d'un degré égal à celui des équations, & par conséquent égal à celui des équations différentielles proposées; de sorte que l'on aura pour K un pareil nombre de différentes valeurs, dont chacune étant substituée dans les expressions de $f, g, \&c$, donnera les valeurs correspondantes de ces quantités.

Maintenant l'équation $\frac{d^2 \xi}{dt^2} + K \xi = 0$, donne par l'intégration

tégration $\xi = E \sin(t\sqrt{K} + \epsilon)$, E, ϵ étant des constantes arbitraires; ainsi comme on a supposé $\psi = f\xi, \phi = g\xi, \&c$, on a aussi les valeurs de $\psi, \phi, \&c$. Cette solution n'est que particulière, mais elle est en même-tems double, triple, &c, selon le nombre des valeurs de K ; par conséquent en les joignant ensemble, on aura la solution générale, puisque d'un côté la somme des valeurs particulières de $\xi, \psi, \phi, \&c$, satisfera également aux équations différentielles, à cause de leur forme linéaire, & que de l'autre cette somme contiendra deux fois autant de constantes arbitraires qu'il y a d'équations, & par conséquent autant que les intégrales complètes peuvent en admettre.

Dénótant donc par $K', K'', K''', \&c$, les différentes valeurs de K , c'est-à-dire, les racines de l'équation en K , & par $f', g', \&c, f'', g'', \&c, f''', g''', \&c, \&c$, les valeurs correspondantes de $f, g, \&c$; & prenant un pareil nombre de coefficients arbitraires $E', E'', E''', \&c$, & d'angles aussi arbitraires $\epsilon', \epsilon'', \epsilon''', \&c$; on aura ces valeurs complètes de $\xi, \psi, \phi, \&c$,

$$\begin{aligned} \xi &= E' \sin(t\sqrt{K'} + \epsilon') + E'' \sin(t\sqrt{K''} + \epsilon'') + E''' \sin(t\sqrt{K'''} + \epsilon''') + \\ \psi &= f'E' \sin(t\sqrt{K'} + \epsilon') + f''E'' \sin(t\sqrt{K''} + \epsilon'') + f'''E''' \sin(t\sqrt{K'''} + \epsilon''') + \\ \phi &= g'E' \sin(t\sqrt{K'} + \epsilon') + g''E'' \sin(t\sqrt{K''} + \epsilon'') + g'''E''' \sin(t\sqrt{K'''} + \epsilon''') + \\ &\&c, \end{aligned}$$

dans lesquelles les arbitraires $E', E'', E''', \&c, \epsilon', \epsilon'', \epsilon''', \&c$, dépendront des valeurs initiales de $\xi, \psi, \phi, \&c$, & $\frac{d\xi}{dt}$,

$$\frac{d\psi}{dt}, \frac{d\phi}{dt}, \&c.$$

II. Comme la solution précédente est fondée sur la supposition que les variables ξ , ψ , ϕ , &c, soient très-petites, il faut pour qu'elle soit légitime, que cette supposition ait lieu en effet; ce qui demande que les racines K' , K'' , &c, soient toutes réelles, positives & inégales, afin que le tems t qui croît à l'infini, soit toujours renfermé sous les signes de sinus. Si quelques-unes de ces racines devenoient négatives ou imaginaires, elles introduiroient dans les sinus correspondans des exponentielles réelles, & si elles devenoient simplement égales, elles y introduiroient des puissances algébriques de l'arc; c'est de quoi on peut s'assurer en mettant dans le premier cas, à la place des sinus, leurs expressions exponentielles imaginaires, & en supposant dans le second que les racines égales different entr'elles de quantités infiniment petites indéterminées; mais comme le développement de ces cas est inutile pour l'objet présent, nous ne nous y arrêterons point.

Si la condition de la réalité & de l'inégalité des coefficients de t a lieu, il est visible que les plus grandes valeurs de ξ , de ψ , &c, seront moindres que les sommes de

$$E', E'', E''', \&c, \text{ de } f' E', f'' E'', f''' E''', \&c,$$

en prenant toutes ces quantités positivement; par conséquent si elles sont fort petites, on sera assuré que les valeurs des variables le seront toujours aussi.

Mais comme les coefficients E' , E'' , E''' , &c, sont arbitraires & dépendent uniquement du déplacement primitif du système, il est possible que les variables ξ , ψ , &c, restent fort petites, quand même parmi les quantités $\sqrt{K'}$, $\sqrt{K''}$, &c, il y en auroit d'imaginaires ou d'égales; car il suffit pour cela

que les quantités correspondantes $E', E'', \&c$, soient nulles, ce qui fera disparaître les termes qui croîtroient avec le tems t . Alors la solution, sans être exacte en général, le sera néanmoins dans le cas particulier où la condition précédente aura lieu.

12. Quant à la détermination des constantes arbitraires $E', E'', \&c$, $\iota', \iota'' \&c$, elle dépend, comme nous l'avons déjà dit, de l'état initial du système. En effet, si dans les expressions trouvées de $\xi, \psi, \varphi, \&c$, on fait $t = 0$, & qu'on suppose données les valeurs de $\xi, \psi, \varphi, \&c$, on aura des équations linéaires entre les inconnues $E' \sin \iota', E'' \sin \iota'', \&c$, par lesquelles on pourra déterminer chacune de ces inconnues. De même si on fait $t = 0$ dans les différentielles des mêmes expressions, & qu'on regarde aussi comme données les valeurs de $\frac{d\xi}{dt}, \frac{d\psi}{dt}, \frac{d\varphi}{dt}, \&c$, on aura un second système d'équations linéaires entre $E' \cos \iota', E'' \cos \iota'', \&c$, lesquelles serviront à leur détermination. De-là on tirera aisément les valeurs de $E', E'', \&c$, ainsi que de $\tan \iota', \tan \iota'', \&c$; & enfin celles des angles mêmes $\iota', \iota'', \&c$.

Mais voici un moyen fort simple de déterminer ces inconnues directement & sans les embarras de l'élimination.

Je remarque qu'en ajoutant ensemble les équations différentielles de l'article 9, après avoir multiplié la seconde par f , la troisième par g , & ainsi de suite; & faisant pour abréger

$$\begin{aligned} p &= (1) + (1,2)f + (1,3)g + \&c, \\ P &= [1] + [1,2]f + [1,3]g + \&c, \\ q &= (2)f + (1,2) + (2,3)g + \&c, \end{aligned}$$

$$Q = [2]f + [1,2] + [2,3]g + \&c,$$

$$r = (3)g + (1,3) + (2,3)f + \&c,$$

$$R = [3]g + [1,3] + [2,3]f + \&c,$$

&c.

on a l'équation

$$0 = p \frac{d\xi}{dt} + q \frac{d\psi}{dt} + r \frac{d\phi}{dt} + \&c,$$

$$+ P\xi + Q\psi + R\phi + \&c.$$

Mais par les équations de condition de l'article 10, on a $P = Kp$, $Q = Kq$, $R = Kr$, &c. Donc substituant dans l'équation précédente, elle deviendra de la forme

$$0 = \frac{d \cdot (p\xi + q\psi + r\phi + \&c)}{dt} + (p\xi + q\psi + r\phi + \&c) K$$

dont l'intégrale est

$$p\xi + q\psi + r\phi + \&c = L \sin(t\sqrt{K} + \lambda),$$

L & λ étant deux constantes arbitraires.

Cette équation doit avoir lieu également pour toutes les différentes valeurs de K qui résultent des mêmes équations de condition, & que nous avons dénotées par K' , K'' , &c. Ainsi, désignant de même par p' , p'' , &c, q' , q'' , &c, &c, les valeurs correspondantes de p , q , &c, & prenant différentes constantes arbitraires L' , L'' , &c, λ' , λ'' , &c, on aura les équations suivantes,

$$p' \xi + q' \psi + r' \phi + \&c = L' \sin(t\sqrt{K'} + \lambda'),$$

$$p'' \xi + q'' \psi + r'' \phi + \&c = L'' \sin(t\sqrt{K''} + \lambda''),$$

$$p''' \xi + q''' \psi + r''' \phi + \&c = L''' \sin(t\sqrt{K'''} + \lambda'''),$$

&c.

Ces équations serviroient également à déterminer les valeurs de ξ, \downarrow, ϕ , &c, & il est clair que ces valeurs devroient coïncider avec celles qu'on a trouvées ci-dessus (art. 10), puisqu'elles résultent les unes & les autres des mêmes équations différentielles. Ainsi en substituant ces mêmes valeurs de l'article cité dans les équations précédentes, elles devront devenir entièrement identiques.

D'où il est facile de conclure que pour la première équation, on aura

$$\lambda' = \epsilon', L' = (p' + f' q' + g' r' + \&c) E', \& p' + f'' q' + g'' r' + \&c = 0, p' + f''' q' + g''' r' + \&c = 0, \&c; \text{ que l'on aura de même pour la seconde équation}$$

$$\lambda'' = \epsilon'', L'' = (p'' + f'' q'' + g'' r'' + \&c) E'', \& p'' + f' q'' + g' r'' + \&c = 0, p'' + f''' q'' + g''' r'' + \&c = 0, \&c; \& \text{ ainsi des autres.}$$

Donc substituant dans les équations ci-dessus pour $\lambda', L', \lambda'', L'', \lambda''', L''', \&c$, les valeurs qu'on vient de trouver, on aura celles-ci,

$$E' \sin (\iota \sqrt{K'} + \epsilon') = \frac{p' \xi + q' \downarrow + r' \phi + \&c}{p' + q' f' + r' g' + \&c}$$

$$E'' \sin (\iota \sqrt{K''} + \epsilon'') = \frac{p'' \xi + q'' \downarrow + r'' \phi + \&c}{p'' + q'' f'' + r'' g'' + \&c}$$

$$E''' \sin (\iota \sqrt{K'''} + \epsilon''') = \frac{p''' \xi + q''' \downarrow + r''' \phi + \&c}{p''' + q''' f''' + r''' g''' + \&c}$$

&c.

qui sont les réciproques de celles de l'article 10.

Maintenant la détermination des arbitraires $E', E'', \&c$, ϵ', ϵ'' , n'a plus de difficulté; car, 1°. en supposant $\iota = 0$,

254 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

les premiers membres des équations précédentes deviennent $E' \sin i'$, $E'' \sin i''$, &c, & les seconds sont tous connus, en supposant les valeurs de ξ , ψ , φ , &c, données dans le premier instant. 2°. En différenciant les mêmes équations, & supposant ensuite $t = 0$, les premiers membres seront $\sqrt{K'} E' \cos i'$, $\sqrt{K''} E'' \cos i''$, &c, & les seconds seront aussi tous connus, en regardant comme données les quantités $\frac{d\xi}{dt}$, $\frac{d\psi}{dt}$, $\frac{d\varphi}{dt}$ &c, lorsque $t = 0$. Donc, &c.

13. La solution du problème est donc réduite uniquement à la détermination des quantités K , f , g , h , &c; & nous avons vu dans l'article 10 que cette détermination dépend de la résolution des équations $pK - P = 0$, $qK - Q = c$, $rK - R = 0$, &c, en conservant les expressions de p , q , r , &c, P , Q , R , &c, de l'article 12.

Or si on représente par A ce que devient la quantité T en y changeant $\frac{d\xi}{dt}$, $\frac{d\psi}{dt}$, $\frac{d\varphi}{dt}$, &c, en e , f , g , &c, & par B ce que devient la partie de la quantité V , où les variables ξ , ψ , φ , &c, forment ensemble deux dimensions, en changeant de même ces variables en e , f , g , &c; il est aisé de voir, & on pourroit même s'en convaincre à priori que l'on aura $p = \frac{dA}{de}$, $q = \frac{dA}{df}$, $r = \frac{dA}{dg}$, &c, $P = \frac{dB}{de}$, $Q = \frac{dB}{df}$, $R = \frac{dB}{dg}$, &c, en faisant ensuite $e = 1$.

Donc en général si on fait $AK - B = \Delta$, les équations pour la détermination des inconnues K , f , g , &c, seront $\frac{d\Delta}{de} = 0$, $\frac{d\Delta}{df} = 0$, $\frac{d\Delta}{dg} = 0$, &c, en supposant $e = 1$.

Ainsi comme la quantité Δ se forme immédiatement des quantités T & V , on pourra aussi trouver directement les équations dont il s'agit, sans avoir besoin de les déduire des équations différentielles du mouvement du système.

Je remarque maintenant que puisque Δ est une fonction homogène de deux dimensions de $e, f, g, \&c$, on aura par la propriété de ces sortes de fonctions démontrée dans l'article 5,

$$2 \Delta = e \frac{d\Delta}{de} + f \frac{d\Delta}{df} + g \frac{d\Delta}{dg} + \&c.$$

Donc on aura aussi $\Delta = 0$; par conséquent les inconnues $f, g, h, \&c$, doivent être telles, que non-seulement la quantité Δ soit nulle, mais que chacune de ses différentielles relatives à ces inconnues le soit aussi; d'où il s'ensuit que la quantité K regardée comme une fonction de ces inconnues dépendante de l'équation $\Delta = 0$, devra être un *maximum* ou un *minimum*.

Si on fait d'abord $e = 1$, & qu'on remplace par $\Delta = 0$ l'équation $\frac{d\Delta}{de} = 0$, on aura pour la détermination des inconnues $f, g, h, \&c$, les équations $\Delta = 0, \frac{d\Delta}{df} = 0, \frac{d\Delta}{dg} = 0, \&c$; si donc on tire d'abord la valeur de f de l'équation $\frac{d\Delta}{df} = 0$, & qu'en la substituant dans $\Delta = 0$, on change cette équation en $\Delta' = 0$, il n'y aura qu'à faire ensuite $\frac{d\Delta'}{dg} = 0$, & substituer de même la valeur de g tirée de cette dernière équation dans $\Delta' = 0$; alors nommant $\Delta'' = 0$ l'équation résultante, on fera de nouveau

256 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$\frac{d\Delta''}{dk} = 0$, & ainsi de suite. Par ce moyen on parviendra à une équation finale qui ne contiendra plus les inconnues $f, g, h, \&c$, mais seulement la quantité K , & qui fera l'équation cherchée en K , dont les racines ont été nommées $K', K'', K''', \&c$.

On peut même réduire cette équation en une formule générale, en considérant que puisque les quantités $f, g, h, \&c$, ne forment ensemble dans la valeur de Δ que deux dimensions, la quantité $\frac{2\Delta d^2\Delta - d\Delta^2}{df^2}$ sera nécessairement sans f , sa différentielle relative à f étant $\frac{2\Delta d^3\Delta}{df^3}$ & par conséquent nulle. De sorte qu'on pourra faire $\Delta' = \frac{2\Delta d\Delta - d\Delta^2}{df^2}$; & comme dans cette quantité Δ' les inconnues restantes $g, h, \&c$, ne montent aussi qu'à la seconde dimension, on pourra faire de même $\Delta'' = \frac{2\Delta' d\Delta' - d\Delta'^2}{dg^2}$; & ainsi de suite. La dernière des quantités $\Delta, \Delta', \Delta'', \&c$, étant égale à zéro, fera l'équation cherchée en K . Il est vrai que cette équation pourra monter à un degré plus haut qu'il ne faut, à cause des facteurs étrangers introduits dans les équations $\Delta'' = 0, \Delta''' = 0, \&c$; mais si en développant ces équations, on a soin de les débarrasser successivement de ces mêmes facteurs, & de ne prendre ensuite pour les valeurs de $\Delta'', \Delta''', \&c$, que leurs premiers membres ainsi simplifiés, l'équation finale se trouvera rabaisée d'elle-même à la forme & au degré dont elle doit être.

Quant aux valeurs de $f, g, \&c$, on les déterminera ensuite par les équations $\frac{d\Delta}{df} = 0, \frac{d\Delta'}{dg} = 0, \&c$, en commençant

mençant par la dernière, & remontant à la première par la substitution successive des valeurs trouvées.

14. On a vu dans l'article 11 que la solution n'est bonne en général que lorsque les racines de l'équation en K sont toutes réelles, positives & inégales. Or on a des méthodes pour reconnoître si une équation donnée de quelque degré qu'elle soit a toutes ses racines réelles ou non, & pour juger dans le cas de la réalité, de leur signe & de leur inégalité, mais l'application de ces méthodes étant toujours un peu pénible, voici quelques caracteres simples & généraux qui serviront à juger de la forme des racines dont il s'agit dans un grand nombre de cas.

En prenant l'équation $\Delta = 0$, ou $AK - B = 0$, (art. préc.) on a $K = \frac{B}{A}$; or il est facile de se convaincre que la quantité A a toujours nécessairement une valeur positive, tant que $f, g, \&c$, sont des quantités réelles; car la fonction T d'où elle résulte en changeant $\frac{dx}{dt}, \frac{dy}{dt}, \frac{dz}{dt}, \&c$, en $1, f, g, \&c$, est composée de la somme de plusieurs carrés multipliés par des coefficients nécessairement positifs. Donc si la quantité B est aussi toujours positive, ce qui a lieu lorsque la partie de la fonction V , où les variables $\xi, \psi, \phi, \&c$, forment ensemble deux dimensions, est réductible à la même forme que la fonction T ; on est assuré que les valeurs de K , c'est-à-dire, les racines de l'équation en K seront toujours positives toutes les fois qu'elles seront réelles. Au contraire, si la quantité B est toujours négative, ce qui arrivera quand elle sera composée de plusieurs carrés multipliés par des coefficients négatifs, les valeurs de K seront toutes négatives. Dans ce dernier cas la solution

ne pourra pas être bonne, parce que les racines de l'équation en K ne peuvent être qu'imaginaires ou réelles négatives; & qu'ainsi les expressions des variables ξ , ψ , &c, contiendront nécessairement le tems t hors des signes de sinus & cosinus.

Dans le premier cas on voit seulement que si les racines sont réelles, elles sont nécessairement positives; & il seroit peut-être difficile de démontrer directement qu'elles doivent en même-tems être réelles; mais on peut se convaincre d'une autre maniere que cela doit être ainsi. En effet, l'intégrale $T + V = \text{const}$, ayant nécessairement lieu, puisque T & V sont fonctions sans t ; si on désigne par V' la partie de V qui contient les termes de deux dimensions, en sorte que $V = H + V'$ à cause de $H_1 = 0, H_2 = 0, H_3 = 0$, &c (art. 8, 9), on aura $T + H + V' = \text{const} = (T) + H + (V')$ en dénotant par (T) & (V') les valeurs de T & V' au premier instant; donc $T + V' = (T) + (V')$. Donc, T étant par sa forme une quantité toujours positive, & V' l'étant aussi par l'hypothèse, il s'ensuit qu'on aura nécessairement $V' > 0$, & $< (T) + (V')$; donc la valeur de V' , & conséquemment aussi celles des variables ξ , ψ , ϕ , &c, seront renfermées dans des limites données & dépendantes uniquement de l'état initial. Ces variables ne pourront donc pas contenir le tems t hors des signes de sinus & cosinus, parce qu'alors elles pourroient aller en croissant à l'infini. Donc les racines de l'équation en K seront nécessairement toutes réelles, positives & inégales (art. 11).

15. C'est de cette maniere que nous avons démontré à la fin de la troisième Section de la Statique, que lorsque la fonction ϕ est un *minimum* dans l'état d'équilibre, cet état est stable, c'est-à-dire, que le système en étant tant soit peu

dérangé, ne peut faire que de petites oscillations. Il est visible, en effet, que la fonction nommée ϕ dans l'article 13 de la Section citée, est la même que nous représentons ici par V , puisque l'une & l'autre est l'intégrale de la totalité des momens des forces agissantes sur les différens corps du système, totalité qui doit être nulle dans l'équilibre. Ainsi comme l'on a $V = H + V'$, & que V' ne contient les variables ξ, ψ, ϕ , &c, qu'à la seconde dimension, il s'en suit que V fera un *minimum* ou un *maximum*, selon que la valeur de V fera positive ou négative en donnant à ces variables des valeurs quelconques. Or faisant $\psi = f\xi, \phi = g\xi$ &c, la valeur de V' devient $= \xi^2 B$ (art. 13), e étant $= 1$; donc V ou ϕ fera un *minimum* lorsque B sera une quantité toujours positive, & un *maximum* lorsque B sera toujours une quantité négative. Par conséquent dans le premier cas les expressions des variables ne contiendront le tems t que sous les signes de sinus & de cosinus, & l'équilibre sera stable; dans le second elles contiendront nécessairement des termes où t fera hors de ces signes, & l'équilibre ne pourra pas être stable, mais le système en étant tant soit peu déplacé, s'en éloignera toujours davantage. Cette seconde partie du théorème énoncé dans l'endroit cité de la Statique, n'auroit pu y être démontrée faite des principes nécessaires; nous en avons remis la démonstration à la Dynamique, & celle que nous venons de donner ne laisse plus rien à désirer.

Au reste, entre ces deux états de stabilité & de non stabilité absolue, dans lesquels l'équilibre étant tant soit peu dérangé d'une manière quelconque, tend à se rétablir de lui-même, ou à se déranger de plus en plus, il peut y avoir des états de stabilité conditionnelle & relative, dans lesquels le rétablif-

fement de l'équilibre dépendra du déplacement initial du système. Car si quelques-unes des valeurs de \sqrt{K} sont imaginaires, les termes correspondans dans les valeurs des variables contiendront des arcs de cercle, & l'équilibre ne sera pas stable en général; mais si les coefficients de ces termes deviennent nuls, ce qui dépend de l'état initial du système, les arcs de cercle disparaîtront, & l'équilibre pourra encore être regardé comme stable, du moins par rapport à cet état particulier.

16. La solution que nous venons de donner, demande que les coordonnées puissent être exprimées par des fonctions en série de variables très-petites, & qui soient nulles dans l'état d'équilibre, ainsi que nous l'avons supposé dans l'article 7.

Or c'est ce qui est toujours possible, comme nous l'avons vu, lorsque les équations de condition réduites en série contiennent les premières puissances des variables supposées très-petites, parce que ces termes donnent d'abord des équations résolubles rationnellement, & qu'ensuite on peut toujours, par la méthode des séries, avoir des solutions rationnelles de plus en plus exactes.

Il peut néanmoins arriver que les termes de la première dimension manquent dans une ou plusieurs des équations de condition, ce qui aura lieu, par exemple, si dans l'équation $L = 0$, les valeurs des coordonnées pour l'équilibre sont telles, qu'elles rendent non-seulement L nulle, mais aussi chacune de ses différences premières; car on aura alors $\frac{dA}{da} = 0$, $\frac{dA}{db} = 0$, &c, & l'équation $L = 0$, ne contiendra que les secondes puissances & les ultérieures de a , β , γ , α' &c, (art. 7). Dans ce cas si on réduit les coor-

données en fonctions de variables indépendantes, ces fonctions ne pourront plus être rationnelles, & les équations différentielles ne feront ni linéaires, ni même rationnelles. Ainsi la supposition des mouvemens très-petits du système ne servira pas alors à simplifier la solution du problème, ou du moins ne la rendra pas susceptible de la méthode générale que nous avons exposée.

Pour résoudre ces sortes de questions de la manière la plus simple, on fera d'abord abstraction des équations de condition, où les premières dimensions des variables ne se trouveroient pas; on parviendra ainsi à des expressions de T & de V de la forme de celles de l'article 8. Ensuite on ajoutera à cette valeur de V les premiers membres des équations de condition auxquelles on n'aura pas encore eu égard, multipliés chacun par un coefficient indéterminé, & qu'on supposera constant dans les différentiations par δ ; & il suffira dans ces termes dûs aux équations de condition, de tenir compte des plus basses dimensions des variables très-petites. De-là on trouvera les équations différentielles à l'ordinaire, & il s'agira d'en éliminer les coefficients indéterminés.

Si les équations de condition étoient du second degré, & que les coefficients indéterminés pussent être supposés constans, la valeur de V seroit encore de la même forme que dans la solution générale; par conséquent on pourroit l'appliquer aussi à ce cas; on détermineroit ensuite les coefficients, en sorte que les équations de condition fussent satisfaites. On pourra donc toujours commencer par adopter cette supposition, on verra ensuite si les valeurs qui en résultent pour les variables, peuvent satisfaire aux équations

de condition, auquel cas la supposition sera légitime, & la solution exacte; sinon il faudra chercher à intégrer les équations différentielles par des méthodes particulières.

§. II.

Du mouvement d'un corps attiré vers un ou plusieurs centres.

17. Supposons en premier lieu que le corps soit attiré vers un seul centre fixe, par une force R , fonction de la distance r du corps au centre. Prenons ce centre pour l'origine des coordonnées, & la droite r pour le rayon vecteur; soit de plus ψ l'inclinaison de r sur le plan des x & y , & ϕ l'angle de la projection de r sur ce plan, avec l'axe des x ; on aura donc, comme on l'a déjà vu plus haut, (art. 2), $x = r \cos \psi \cos \phi$, $y = r \cos \psi \sin \phi$, $z = r \sin \psi$; & de la

$$dx^2 + dy^2 + dz^2 = r^2 (\cos^2 \psi d\phi^2 + d\psi^2) + dr^2.$$

Ainsi n'y ayant qu'un seul corps, dont la masse peut être prise pour l'unité, la quantité T fera simplement égale à . . .

$$\frac{r^2 (\cos^2 \psi d\phi^2 + d\psi^2) + dr^2}{2 dt^2}.$$

A l'égard de la quantité V , elle se réduira à $\int R dr$.

Donc puisqu'il n'y a aucune condition particulière à remplir, & que les trois variables ψ , ϕ , r sont indépendantes, on aura pour chacune de ces variables une équation de la forme $d \cdot \frac{\delta T}{\delta d\psi} - \frac{\delta T}{\delta \psi} + \frac{\delta V}{\delta \psi} = 0$; ce qui donnera les trois équations (dt étant constant) $\frac{d \cdot r^2 d\psi}{dt^2} + \dots$

$$+ \frac{r^2 \sin \psi \cos \psi d\phi^2}{dt^2} = 0, \quad \frac{d \cdot r^2 \cos^2 \psi d\phi}{dt^2} = 0,$$

$$\frac{d^2 r}{dt^2} - \frac{r(\operatorname{cof} \psi^2 d\psi^2 + d\psi^4)}{dt^2} + R = 0.$$

La seconde est intégrable par elle-même, & son intégrale est

$$\frac{r^2 \operatorname{cof} \psi^2 d\psi}{dt} = A;$$

$$\text{d'où l'on tire } \frac{d\psi}{dt} = \frac{A}{r^2 \operatorname{cof} \psi^2};$$

cette valeur étant substituée dans la première, elle devient aussi intégrable si on la multiplie par $r^2 d\psi$, & l'intégrale fera

$$\frac{r^4 d\psi^2}{dt^2} + \frac{A^2}{\operatorname{cof} \psi^2} = B^2,$$

A & B sont deux constantes arbitraires.

Je remarque d'abord sur cette intégrale, que si on suppose que ψ & $\frac{d\psi}{dt}$ soient à la fois nuls dans un instant, ils seront nécessairement toujours nuls; car faisant $\psi = 0$, & $d\psi = 0$, on aura $B^2 = A^2$; & l'équation deviendra alors $\frac{r^4 d\psi^2}{dt^2} + A^2 \operatorname{tang} \psi^2 = 0$, qui ne peut avoir lieu qu'en faisant ψ & $\frac{d\psi}{dt}$ nuls. Or la supposition dont il s'agit revient à faire en sorte que le corps se meuve dans un instant dans le plan des x & y ; ce qui est toujours possible, puisque la position de ce plan est arbitraire. Alors donc le corps continuera à se mouvoir dans ce plan; par conséquent il décrira nécessairement une orbite plane ou ligne à simple courbure. C'est ce qu'on peut démontrer aussi directement par l'intégration même de l'équation dont il s'agit.

En effet, si on y substitue pour dt sa valeur $\frac{r^2 \operatorname{cof} \psi^2 d\psi}{A}$

tirée de la précédente, on aura celle-ci,

$$\frac{A^2 d\psi^2}{\cos \psi^2 d\phi^2} + \frac{A^2}{\cos \psi^2} = B^2.$$

Soit lorsque $\psi=0$, $\frac{d\psi}{d\phi} = \text{tang } \alpha$, on aura $B^2 = A^2 + A^2 \text{ tang } \alpha^2$,

& l'équation deviendra $\frac{d\psi^2}{\cos \psi^2 d\phi^2} = \text{tang } \alpha^2 - \text{tang } \psi^2$, d'où

l'on tire $d\phi = \frac{d\psi}{\cos \psi^2 \sqrt{\text{tang } \alpha^2 - \text{tang } \psi^2}}$, laquelle à cause de

$\frac{d\psi}{\cos \psi^2} = d \cdot \text{tang } \psi$, aura pour intégrale $\phi - \beta = \text{arc. sin}$

$\frac{\text{tang } \psi}{\text{tang } \alpha}$, savoir, $\frac{\text{tang } \psi}{\text{tang } \alpha} = \sin (\phi - \beta)$, β étant la valeur arbitraire de ϕ lorsque $\psi = 0$.

Cette équation fait voir que $\phi - \beta$ & ψ font les deux côtés d'un triangle sphérique rectangle, dans lequel α est l'angle opposé au côté ψ . Ainsi, puisque l'arc $\phi - \beta$ est pris sur le plan des x & y , & que l'arc ψ est toujours perpendiculaire à ce même plan, il s'enfuit que l'arc qui joint ces deux-ci, & qui forme l'hypothénuse du triangle, fera avec la base $\phi - \beta$ un angle constant α ; par conséquent le même arc passera par les extrémités de tous les arcs ψ , & tous les rayons r se trouveront dans le plan de cet arc, lequel fera ainsi le plan même de l'orbite du corps, dont l'inclinaison sur le plan des x & y sera exprimée par l'angle constant α .

18. L'équation finie qu'on vient de trouver entre ϕ & ψ , pourroit servir à éliminer une de ces inconnues des autres équations; mais puisqu'on est assuré que l'orbite du corps est toute dans un plan fixe, on simplifiera beaucoup le calcul

en

en prenant ce plan pour celui des x & y , ce qui donnera $\downarrow = 0$ & $d\downarrow = 0$.

Alors la troisieme équation deviendra $\frac{d^2 r}{dt^2} - \frac{r d\phi^2}{dt^2} + R = 0$;
 mais l'intégrale de la seconde donne $d\phi = \frac{A dt}{r}$; donc substituant cette valeur de $d\phi$, & multipliant ensuite par dr , on aura une équation intégrable, dont l'intégrale sera $\frac{dr^2}{2t^2} + \frac{A^2}{r^2} + \int R dr = C$; d'où l'on tire

$$dt = \frac{dr}{\sqrt{C - \int R dr - \frac{A^2}{r^2}}},$$

& ensuite

$$d\phi = \frac{A dr}{r^2 \sqrt{C - \int R dr - \frac{A^2}{r^2}}};$$

équations séparées, & dont l'intégration fera connoître les valeurs de ϕ & t en r . La seconde de ces équations donnera la figure de l'orbite, & la premiere la position du corps à chaque instant.

19. Pour appliquer cette solution au mouvement des Planetes autour du Soleil, on fera $R = -\frac{F}{r^2}$, F étant la force attractive du soleil sur la Planete à la distance r ; ce qui donnera $\int R dr = -\frac{F}{r}$.

Substituant cette valeur dans les équations précédentes, on voit que la quantité sous le signe deviendra $C + \frac{F}{r} - \frac{A^2}{r^2}$, qu'on peut mettre sous la forme $C + \frac{F^2}{4A^2}$

$= \left(\frac{F}{2A} - \frac{A}{r} \right)^2$; alors la valeur de $d\phi$ se trouvera égale à la différentielle de l'angle, dont le cosinus fera

$$\frac{\frac{F}{2A} - \frac{A}{r}}{\sqrt{\left(C + \frac{F^2}{4A^2} \right)}}; \text{ de sorte qu'on aura en intégrant \&}$$

introduisant une constante arbitraire γ ,

$$\frac{F}{2A} - \frac{A}{r} = \sqrt{\left(C + \frac{F^2}{4A^2} \right)} \times \cos(\phi - \gamma);$$

d'où en faisant pour abrégier

$$p = \frac{2A^2}{F}, \quad e = \sqrt{\left(1 + \frac{4A^2 C}{F^2} \right)},$$

$$\text{on aura } r = \frac{p}{1 - e \cos(\phi - \gamma)},$$

On voit par cette formule que les plus grandes & plus petites valeurs de r répondent à $\phi = \gamma$ & à $\phi = \gamma + 180^\circ$, & qu'ainsi elles sont sur une même droite. La plus petite valeur sera $= \frac{p}{1+e}$, & la plus grande sera $= \frac{p}{1-e}$, dont la demi-somme ou la valeur moyenne sera $\frac{p}{1-e^2}$, & la demi-différence sera $\frac{pe}{1-e^2}$; de sorte que e sera le rapport de la demi-différence de ces valeurs à leur demi-somme. Si on fait $\phi = \gamma + 90^\circ$; auquel cas la direction de r sera perpendiculaire à la ligne des plus petites & plus grandes valeurs, on aura alors $r = p$.

Pour connoître la nature de la courbe, il n'y a qu'à la rapporter à deux coordonnées, x & y , prises depuis le centre des rayons vecteurs, & dont l'une x soit dans la direction du plus grand rayon. On aura ainsi, puisque $\phi = \gamma$

est l'angle de r avec ce rayon, $x = r \cos(\phi - \gamma)$, $y = r \sin(\phi - \gamma)$; & l'équation $r - er \cos(\phi - \gamma) = p$ deviendra $\sqrt{(x^2 + y^2)} - ex = p$, laquelle étant délivrée de l'irrationalité monte au second degré, & donne une section conique. Donc $\frac{p}{1-e^2}$ sera le demi-grand axe de la section que nous dénoterons par a , & e sera l'excentricité ou le rapport de la distance entre l'un des foyers & le centre, au demi-grand axe, conséquemment $\sqrt{(a^2 - a^2 e^2)}$ ou $a\sqrt{(1 - e^2)}$ sera le demi-petit axe, & $\frac{a^2(1 - e^2)}{a}$ ou $a(1 - e^2)$, c'est-à-dire, p sera le demi-paramètre. Mais par l'équation entre x & y , on a lorsque $x = 0$, $p = y$; donc l'origine des coordonnées est dans l'un des foyers où l'on fait que l'ordonnée est égale au demi-paramètre.

Ainsi les orbites des Planetes sont des sections coniques, qui ont le Soleil dans l'un de leurs foyers, & leur équation générale est $r = \frac{a(1 - e^2)}{1 - e \cos(\phi - \gamma)}$, a étant la distance moyenne, e l'excentricité, & r le rayon vecteur, qui fait avec la ligne de l'aphélie l'angle $\phi - \gamma$.

20. Pour déterminer le tems employé à décrire un angle quelconque, il faut intégrer encore l'autre équation

$$dt = \frac{dr}{\sqrt{\left(C + \frac{F}{r} - \frac{A^2}{r^2}\right)}}; \text{ mais auparavant nous y}$$

substituerons pour A & C leurs valeurs en a & e ; or $p = \frac{2A^2}{F}$, & $e = \sqrt{\left(1 + \frac{4A^2 C}{F^2}\right)}$, donc $A^2 = \frac{Fp}{2} = \frac{Fa(1 - e^2)}{2}$, $C = \frac{(e^2 - 1)F^2}{4A^2} = -\frac{F}{2a}$; par ces substitutions l'équation dont il s'agit deviendra

$$dt = \sqrt{\frac{2a}{F}} \times \frac{r dr}{\sqrt{a^2 e^2 - (r-a)^2}}.$$

Faisons $\frac{r-a}{ae} = \cos \theta$, ce qui donne $r = a(1 + e \cos \theta)$; on aura
 $dt = \sqrt{\frac{2a^3}{F}} \times (1 + e \cos \theta) d\theta$; & intégrant $t - \lambda =$
 $\sqrt{\left(\frac{2a^3}{F}\right)} \times (\theta + e \sin \theta)$.

Or en comparant les deux expressions de r , on a . . .
 $\frac{1 - e^2}{1 - e \cos(\varphi - \gamma)} = 1 + e \cos \theta$; d'où l'on tire $\cos \theta =$
 $\frac{\cos(\varphi - \gamma) - e}{1 - e \cos(\varphi - \gamma)}$; ainsi en éliminant θ , on aura t en fonc-
tion de $\varphi - \gamma$; & pour faciliter cette élimination, on
observera que $1 \pm \cos \theta = \frac{(1 \mp e)(1 \pm \cos(\varphi - \gamma))}{1 - e \cos(\varphi - \gamma)}$; de
forte qu'en faisant cette combinaison $\frac{1 - \cos \theta}{1 + \cos \theta} = \frac{1 + e}{1 - e}$
 $\times \frac{1 - \cos(\varphi - \gamma)}{1 + \cos(\varphi - \gamma)}$, on aura $\tan \frac{t}{2} = \sqrt{\left(\frac{1 + e}{1 - e}\right)} \cdot \tan \frac{\varphi - \gamma}{2}$.

21. On appelle en Astronomie l'angle $\varphi - \gamma$ l'anomalie
vraie, l'angle $(t - \lambda) \sqrt{\frac{F}{2a^3}}$ l'anomalie moyenne, & l'angle
auxiliaire θ l'anomalie excentrique; & le problème de déter-
miner $\varphi - \gamma$ par $t - \lambda$ est connu sous le nom de problème
de Kepler. On voit par les formules précédentes, qu'il ne
peut être résolu rigoureusement; mais en supposant
l'excentricité e fort petite, comme elle l'est dans les orbites
de toutes les planetes, on peut avoir des solutions aussi
approchées que l'on voudra.

On commencera par tirer de l'équation $\tan \frac{\varphi - \gamma}{2}$

$V\left(\frac{1-\epsilon}{1+\epsilon}\right)$ tang $\frac{\theta}{2}$ la valeur de $\phi - \gamma$ en θ ; ce qu'on obtiendra aisément par le moyen des expressions exponentielles imaginaires connues. En effet, en faisant pour abrégér

$V\left(\frac{1-\epsilon}{1+\epsilon}\right) = h$, & prenant i pour le nombre dont le logarithme hyperbolique est l'unité, on aura cette transformée

$$\frac{i^{\frac{\phi-\gamma}{2} V-1} - i^{-\frac{\phi-\gamma}{2} V-1}}{i^{\frac{\phi-\gamma}{2} V-1} + i^{-\frac{\phi-\gamma}{2} V-1}} = h \frac{i^{\frac{\theta}{2} V-1} - i^{-\frac{\theta}{2} V-1}}{i^{\frac{\theta}{2} V-1} + i^{-\frac{\theta}{2} V-1}}$$

laquelle se réduit à celle-ci,

$$\frac{i^{(\phi-\gamma)V-1} - 1}{i^{(\phi-\gamma)V-1} + 1} = h \frac{i^{\theta V-1} - 1}{i^{\theta V-1} + 1}; \text{ d'où l'on tire}$$

$$i^{(\phi-\gamma)V-1} = \frac{(1+h)i^{\theta V-1} + 1 - h}{(1-h)i^{\theta V-1} + 1 + h}, \text{ ou bien en faisant}$$

$$\frac{1-h}{1+h} = E, i^{(\phi-\gamma)V-1} = i^{\theta V-1} \times \frac{1 + E i^{-\theta V-1}}{1 + E i^{\theta V-1}};$$

d'où prenant les logarithmes, on aura

$$\phi - \gamma = \theta + \frac{1}{V-1} l(1 + E i^{-\theta V-1}) - \frac{1}{V-1} l(1 + E i^{\theta V-1});$$

réduisant ces logarithmes en série, & substituant ensuite à la place des exponentielles imaginaires, les sinus réels qui y répondent, on aura enfin

$$\phi - \gamma = \theta - 2E \sin \theta + \frac{2E^3}{3} \sin 3\theta - \frac{2E^5}{5} \sin 5\theta + \&c.$$

expression fort simple, dans laquelle

$$E \text{ fera} = \frac{\sqrt{1+e} - \sqrt{1-e}}{\sqrt{1+e} + \sqrt{1-e}},$$

$$\text{ou bien} = \frac{e}{1 + \sqrt{1-e^2}}.$$

Il ne s'agira plus maintenant que de substituer à la place de θ sa valeur en $t - \lambda$ donnée par l'équation

$$(t - \lambda) \sqrt{\frac{F}{2a^3}} = \theta + e \sin \theta.$$

Or par le théorème que j'ai démontré ailleurs, si l'on a une équation de la forme $u = \theta + f.\theta$, $f.\theta$ étant une fonction quelconque de θ , on aura réciproquement

$$\theta = u - f.u + \frac{d.(f.u)}{2du} - \frac{d^2.(f.u)^2}{2.3du^2} + \&c;$$

& si $\phi.\theta$ dénote une fonction quelconque de θ , & qu'on fasse $\phi'.\theta = \frac{d.\phi.\theta}{d.\theta}$, on aura aussi

$$\begin{aligned} \phi.\theta &= \phi.u - f.u \times \phi.u + \frac{d.(f.u) \times \phi'.u}{2du} \\ &- \frac{d^2.(f.u)^2 \times \phi'.u}{2.3du^2} + \&c. \end{aligned}$$

Ainsi il n'y aura qu'à supposer $u = \frac{t - \lambda}{\sqrt{\left(\frac{2a^3}{F}\right)}}$,

$f.\theta = e \sin \theta$, & $\phi.\theta = \theta - 2E \sin \theta + \frac{2E^2}{3} \sin 2\theta - \frac{2E^3}{3} \sin 3\theta + \&c$; par conséquent en changeant θ en u ,
 $f.u = e \sin u$, $\phi.u = u - 2E \sin u + \frac{2E^2}{3} \sin 2u - \frac{2E^3}{3} \sin 3u + \&c$; & substituant ces valeurs dans la for-

mule précédente, on aura l'expression de $\phi . \theta$, c'est-à-dire, celle de $\phi - \gamma$ en u .

Faisant pour abrégé

$$V = 1 - 2 E \cos u + 2 E^2 \cos 2 u - 2 E^3 \cos 3 u + \&c,$$

on aura donc

$$\begin{aligned} \phi - \gamma &= u - 2 E \sin u + \frac{2 E^2}{2} \sin 2 u - \frac{2 E^3}{3} \sin 3 u + \&c. \\ &- e V \sin u + e^2 \frac{d.(V \sin u^2)}{2 du} - e^3 \frac{d^2.(V \sin u^3)}{2.3 du^2} + \&c, \end{aligned}$$

où il n'y aura plus qu'à exécuter les différenciations indiquées.

22. Supposons en second lieu que le corps soit attiré à la fois vers deux centres fixes par des forces proportionnelles à des fonctions quelconques des distances.

Soit comme dans le problème précédent, l'un des centres dans l'origine des coordonnées, & R la force attractive; & pour l'autre centre supposons que sa position soit déterminée par les coordonnées a, b, c , parallèles aux x, y, z ; soit de plus Q la force attractive, & q la distance du corps à ce centre, il est clair qu'on aura

$$q = \sqrt{(x - a)^2 + (y - b)^2 + (z - c)^2},$$

c'est-à-dire, en substituant pour x, y, z leurs valeurs en r, ψ, ϕ (art. 13),

$$q = \sqrt{r^2 - 2 r ((a \cos \phi + b \sin \phi) \cos \psi + c \sin \psi) + h^2},$$

en faisant $h = \sqrt{a^2 + b^2 + c^2}$, distance des deux centres.

Il est clair que la valeur de T sera la même que dans le por-

blème précédent (art. 17) mais la valeur de V se trouvera augmentée du terme $\int Q dq$; & comme Q est fonction de q , & q fonction de r, ϕ, ψ , ce terme donnera dans les différentielles $\frac{\delta V}{\delta \psi}, \frac{\delta V}{\delta \phi}, \frac{\delta V}{\delta r}$, ceux-ci $Q \frac{dq}{d\psi}, Q \frac{dq}{d\phi}, Q \frac{dq}{dr}$; qu'il faudra par conséquent ajouter respectivement aux premiers membres des équations différentielles de l'article cité.

On aura donc pour le mouvement du corps attiré vers deux centres par les forces R & Q , les équations suivantes,

$$\frac{d \cdot r^2 d\psi}{dt^2} + \frac{r^2 \sin \psi \cos \psi d\phi^2}{dt^2} + Q \frac{dq}{d\psi} = 0 \dots (1)$$

$$\frac{d \cdot r^2 \cos \psi^2 d\phi}{dt^2} + Q \frac{dq}{d\phi} = 0 \dots (2)$$

$$\frac{d^2 r}{dt^2} - \frac{r(\cos \psi^2 d\phi^2 + d\psi^2)}{dt^2} + R + Q \frac{dq}{dr} = 0 \dots (3).$$

Et si le corps étoit attiré en même-tems vers d'autres centres, il n'y auroit qu'à ajouter à ces équations des termes semblables pour chacun de ces centres.

Nous avons déjà fait voir en général (art. 4), que lorsque T & V ne contiennent point t , on a toujours l'intégrale $T + V = \text{const}$, laquelle renferme la conservation des forces vives.

Elle fera donc, dans le cas présent,

$$\frac{r^2(\cos \psi^2 d\phi^2 + d\psi^2) + dr^2}{2 dt^2} + \int R dr + \int Q dq = 2A \dots (4);$$

& il est visible, en effet, que les trois équations précédentes étant multipliées respectivement par $d\psi, d\phi, dr$, & ajoutées ensemble, donnent une équation intégrable, & dont l'intégrale est celle que nous venons de présenter.

On

On tire de cette équation

$$\frac{r^2(\cos \psi^2 d\psi^2 + d\psi^2)}{dt^2} = 4A - 2\int R dr - 2\int Q dq - \frac{dr^2}{dt^2},$$

valeur qui étant substituée dans l'équation (3), multipliée par r , la réduit à

$$\frac{d^2.r^2}{2 dt^2} + Rr + 2\int R dr + Qr \frac{dq}{dr} + 2\int Q dq = 4A.$$

Or, puisque $q^2 = r^2 + h^2 - 2r(a \cos \phi + b \sin \phi) \cos \psi + c \sin \psi$, on aura, en faisant varier $r, q \frac{dq}{dr} = r - (a \cos \phi + b \sin \phi) \cos \psi - c \sin \psi = r - \frac{r^2 + h^2 - q^2}{2r} = \frac{r^2 + q^2 - h^2}{2r}$; donc substituant cette valeur de $\frac{dq}{dr}$, on aura enfin

$$\frac{d^2.r^2}{2 dt^2} + Rr + 2\int R dr + Q \frac{r^2 + q^2 - h^2}{2r} + 2\int Q dq = 4A(5).$$

Cette équation a l'avantage qu'elle ne contient que les deux variables r & q , & indique en même tems qu'il doit y avoir une pareille équation entre q & r , en changeant simplement r & q , ainsi que R & Q entr'elles; car il est indifférent de rapporter le mouvement du corps à l'un ou à l'autre des deux centres fixes, & il est clair qu'en le rapportant au centre des forces Q , on trouveroit par une analyse semblable à la précédente,

$$\frac{d^2.q^2}{2 dt^2} + Qq + 2\int Q dq + R \frac{r^2 + q^2 - h^2}{2r} + 2\int R dr = 4A(6);$$

ainsi on pourra, par ces deux équations, déterminer directement les deux rayons r & q .

Je remarque maintenant qu'on peut sans rien ôter à la généralité, supposer les deux coordonnées a & b du centre des forces Q , nulles, ce qui revient à placer l'axe des coordonnées Q dans la ligne qui joint les deux centres. Par cette supposition, on aura $c = h$, & la quantité q deviendra $\sqrt{r^2 - 2hr \sin \psi + h^2}$, laquelle ne contenant plus ϕ , on aura donc $\frac{dq}{d\phi} = 0$. Par conséquent l'équation (2) se réduira à

$$\frac{d \cdot r^2 \cos \psi^2 d\phi}{dr^2} = 0, \text{ dont l'intégrale est } \frac{r^2 \cos \psi^2 d\phi}{dr} = B; \text{ d'où l'on}$$

$$\text{tire } \frac{d\phi}{dr} = \frac{B}{r^2 \cos \psi^2}; \text{ mais on a } \sin \psi = \frac{r^2 + h^2 - q^2}{2hr}; \text{ donc}$$

$$\cos \psi = \frac{\sqrt{4h^2 r^2 - (r^2 + h^2 - q^2)^2}}{2hr}; \text{ par conséquent en sub-}$$

stituant cette valeur, on aura

$$\frac{d\phi}{dr} = \frac{4Bh^2}{4h^2 r^2 - (r^2 + h^2 - q^2)^2} \dots \dots (7),$$

de sorte que connoissant r & q en t , on aura aussi ϕ en t .

Or, puisque $\sin \psi$ & $\frac{dq}{dr}$ sont déjà données en r & q , il est clair qu'on peut réduire l'équation (4) à ne contenir que r & q , & alors elle fera nécessairement, à raison de la constante arbitraire E , une intégrale complète des deux équations (5) & (6). En effet, on aura

$$r^2 d\psi^2 = \frac{(r^2 + q^2 - h^2) dr - 2rq dq}{4h^2 r^2 - (r^2 + h^2 - q^2)^2};$$

ajoutant dr^2 , & réduisant, il viendra

$$r^2 d\psi^2 + dr^2 = A \frac{q^2 r^2 dr^2 + r^2 q^2 dq^2 - (r^2 + q^2 - h^2) r q dr dq}{4h^2 r^2 (r^2 + h^2 - q^2)^2}.$$

De plus on aura $\frac{r^2 \cos \psi^2 d\varphi^2}{dt^2} = \frac{4B^2}{4h^2 r^2 - (r^2 + h^2 - q^2)^2}$. Donc faisant ces substitutions dans l'équation (4), & ôtant le dénominateur, on aura

$$2 \frac{q^2 r^2 dr^2 + r^2 q^2 dq^2 - (r^2 + q^2 - h^2) r q dr dq}{dt^2} + 2 B^2 + (4h^2 r^2 - (r^2 + h^2 - q^2)^2) (fR dr + fQ dq - 2A) = 0. \quad (8)$$

Et il est facile de voir maintenant d'après la forme de cette équation, qu'elle résulte des équations (5) & (6) multipliées respectivement par $2 q^2 d. r^2 - (r^2 + q^2 - h^2) d. q^2$, $2 r^2 d. q^2 - (r^2 + q^2 - h^2) d. r^2$, ajoutées ensemble & intégrées ensuite; mais il auroit été assez difficile de découvrir cette intégrale *à priori*.

23. Pour achever la solution, il faut avoir encore une autre intégrale des mêmes équations; mais on ne sauroit y parvenir que pour des valeurs particulières de R & Q .

Si on suppose, ce qui est le cas de la nature, $R = \frac{\alpha}{r}$, $Q = \frac{\beta}{q}$, on trouve alors que l'équation (5) multipliée par $d. q^2$, & ajoutée à l'équation (6) multipliée par $d. r^2$ donne une somme intégrale, & dont l'intégrale est

$$\frac{d. r^2 \times d. q^2}{2 dt^2} - \frac{\alpha(3r^2 + q^2 - h^2)}{r} - \frac{\beta(3q^2 + r^2 - h^2)}{q} = 4A(r^2 + q^2) + 2c \quad (9)$$

Cette équation étant multipliée par $r^2 + q^2 - h^2$, & ajoutée à l'intégrale (8) trouvée précédemment, donne dans l'hypothèse présente une réduite de la forme

$$\begin{aligned} & \frac{q^2(d.r)^2 + r^2(d.q)^2}{2dt^2} - 2ar(r^2 + 3q^2 - h^2) \\ & - 2\beta q(q^2 + 3r^2 - h^2) = 2A(r^4 + q^4 + 6r^2q^2 - h^4) \\ & + 2C(r^2 + q^2 - h^2) - 2B^2 \dots \dots (10) \end{aligned}$$

Et la même équation étant multipliée par $2rq$, & ensuite ajoutée à celle-ci ou retranchée, donnera cette double équation,

$$\begin{aligned} & \frac{(qd.r \pm rd.q)^2}{4dt^2} - a((r \pm q)^3 - h^2(r \pm q)) \\ & - \beta((q \pm r)^3 - h^2(q \pm r)) = A((r \pm q)^4 - h^4) \\ & + C(r \pm q)^2 - B^2 \dots \dots (11). \end{aligned}$$

De sorte qu'en faisant $r + q = s$, $r - q = u$, on aura ces deux-ci,

$$\begin{aligned} & \frac{(s^2 - u^2)^2 ds^2}{16dt^2} - (a + \beta)s^3 + h^2(a + \beta)s = A(s^4 - h^4) + Cs^2 - B^2, \\ & \frac{(s^2 - u^2)^2 du^2}{16dt^2} - (a - \beta)u^3 + h^2(a - \beta)u = A(u^4 - h^4) + Cu^2 - B^2; \end{aligned}$$

d'où l'on tire d'abord cette équation séparée,

$$\begin{aligned} & \frac{ds}{\sqrt{(As^4 + (a + \beta)s^3 + Cs^2 - h^2(a + \beta)s - Ah^4 - B^2)}} \\ & = \frac{du}{\sqrt{(Au^4 + (a - \beta)u^3 + Cu^2 - h^2(a - \beta)u - Ah^4 - B^2)}}; \end{aligned}$$

ensuite

$$\begin{aligned} dt & = \frac{s^2 ds}{\sqrt{(As^4 + (a + \beta)s^3 + Cs^2 - h^2(a + \beta)s - Ah^4 - B^2)}} \\ & = \frac{u^2 du}{\sqrt{(Au^4 + (a - \beta)u^3 + Cu^2 - h^2(a - \beta)u - Ah^4 - B^2)}}; \end{aligned}$$

enfin l'équation (7) deviendra, en employant les mêmes substitutions,

$$\frac{d\phi}{dr} = - \frac{4Bh^2}{(s^2-h^2)(u^2-h^2)} = \frac{4Bh^2}{s^2-u^2} \left(\frac{1}{s^2-h^2} - \frac{1}{u^2-h^2} \right);$$

& par conséquent elle donnera

$$d\phi = \frac{Bh^2 ds}{(s^2-h^2)\sqrt{(As^2+(a+\beta)s^2+Cs^2-h^2(a+\beta)s-Ah^2-B^2)}} \\ - \frac{Bh^2 du}{(u^2-h^2)\sqrt{(Au^2+(a-\beta)u^2+Cu^2-h^2(a-\beta)u-Ah^2-B^2)}}.$$

Si on pouvoit intégrer ces différentes différentielles, on auroit d'abord une équation entre s & u , ensuite on auroit r & ϕ en fonctions de s & u ; donc on auroit q , & de-là r , & ϕ en fonctions de r ; & comme $\sin \psi = \frac{r^2+h^2-q^2}{2hr}$, on auroit aussi ψ en r . Mais ces différentielles se rapportent à la rectification des sections coniques, on ne fauroit les intégrer que par approximation, & la meilleure méthode pour cela est celle que j'ai donnée ailleurs pour l'intégration de toutes les différentielles qui renferment un radical carré où la variable monte à la quatrième dimension sous le signe.

Si outre les deux forces $\frac{a}{r^2}$ & $\frac{\beta}{q^2}$ qui attirent le corps vers les deux centres fixes, il y avoit une troisième force proportionnelle à la distance qui l'attirât vers le point placé au milieu de la ligne qui joint les deux centres, il est visible que cette force pourroit se décomposer en deux tendantes aux mêmes points, & proportionnelles aussi aux distances.

Dans ce cas donc on auroit $R = \frac{a}{r^2} + 2\gamma r$, $Q = \frac{\beta}{q^2} + 2\gamma q$; & l'on trouveroit que l'intégrale (9) auroit aussi lieu dans ce cas; seulement il faudroit ajouter à son premier membre les termes

$$r (5 r^3 q^2 + \frac{3}{2} (r^4 + q^4) - h^2 (r^2 + q^2));$$

ensuite il y auroit à ajouter au premier membre de l'équation (10), les termes

$$\frac{\gamma}{2} (r^6 + q^6 + 15 r^3 q^3 (r^2 + q^2) - h^2 (r^4 + q^4 + 6 r^2 q^2)),$$

& par conséquent, au premier membre de l'équation (11), les termes

$$\frac{\gamma}{4} ((r \pm q)^6 - h^2 (r \pm q)^4).$$

De sorte qu'il n'y aura qu'à augmenter les polynomes en s & u sous le signe radical des termes respectifs

$$- \frac{\gamma}{4} (s^6 - h^2 s^4) \text{ \& } - \frac{\gamma}{4} (u^6 - h^2 u^4);$$

ce qui ne rend gueres la solution plus compliquée.

24. Quoiqu'il soit impossible d'intégrer en général l'équation trouvée entre s & u , & d'avoir par conséquent une relation finie entre ces deux variables, on peut néanmoins en avoir deux intégrales particulières représentées par $s = \text{const}$, & $u = \text{const}$. En effet, si on représente en général cette équation par $\frac{ds}{\sqrt{S}} = \frac{du}{\sqrt{U}}$, il est clair qu'elle aura aussi lieu en faisant ds ou du nuls, pourvu que les dénominateurs \sqrt{S} ou \sqrt{U} soient aussi nuls en même tems, & du même ordre. Pour déterminer les conditions nécessaires dans ce cas, on fera $s = f + \omega$, f étant une constante, & ω une quantité infiniment petite, & désignant par F ce que devient S lorsqu'on change s en f , le membre $\frac{ds}{\sqrt{S}}$ deviendra

$\frac{d^* u}{\sqrt{\left(F + \frac{dF}{df} u + \frac{d^2 F}{2df^2} u^2 + \&c\right)}}$; il faudra donc pour

qu'il y ait le même nombre de dimensions de u en haut & en bas, que l'on ait $F = 0$, & $\frac{dF}{df} = 0$; alors à cause de u infiniment petit, la différentielle dont il s'agit se réduira à

$\frac{d^* u}{\sqrt{\frac{d^2 F}{2df^2}}}$; dont l'intégrale est $\frac{1}{\sqrt{\frac{d^2 F}{2df^2}}} \times l \frac{u}{k}$; k étant

une constante arbitraire. Si donc on fait $u = 0$, & qu'on prenne en même-tems aussi $k = 0$, il est visible que la valeur

de $l \frac{u}{k}$ deviendra indéterminée; & l'équation pourra

toujours subsister, quelque valeur que puisse avoir l'autre

membre $\int \frac{du}{\sqrt{U}}$. Or on fait, & il est visible par soi-même

que $F = 0$ & $\frac{dF}{df} = 0$, sont les conditions qui rendent f

une racine double de l'équation $F = 0$. D'où il s'enfuit en

général que si le polynome S a une ou plusieurs racines

doubles, chacune de ces racines fournira une valeur parti-

culière de s ; il en fera de même pour le polynome U .

Maintenant il est visible que l'équation $s = f$ ou $r + q = f$

représente une ellipse, dont les deux foyers sont dans les

deux centres des rayons r & q , & dont le grand axe est

égal à f . De même l'équation $u = g$ ou $r - q = g$ repré-

sente une hyperbole dont les foyers sont dans le même

centre, & dont le premier axe est g .

Ainsi les solutions particulières dont nous venons de

parler, donnent des ellipses ou des hyperboles décrites

autour des centres des forces $\frac{\mu}{r^2}$, $\frac{\beta}{q^2}$ pris pour foyers. Et comme les polynomes S & V contiennent les trois constantes arbitraires A , B , C dépendantes de la direction & de la vitesse initiale du corps, il est visible qu'on pourra toujours prendre ces élémens, tels que le corps décrive une ellipse ou une hyperbole donnée autour des foyers donnés. Ainsi la même section conique qui peut être décrite en vertu d'une force tendante à l'un des foyers en raison inverse des carrés des distances, ou tendante au centre en raison directe des distances, peut l'être encore en vertu de trois forces pareilles tendantes aux deux foyers & au centre; ce qui est très-remarquable.

2 §. Si le centre des forces Q dont la position a été déterminée en général par les coordonnées a , b , c (art. 22), n'étoit pas fixe, mais qu'il eût un mouvement connu, alors ces quantités a , b , c ne feroient plus constantes, mais deviendroient des fonctions du tems t . Cependant il est visible que les équations (1), (2), (3) auroient lieu de même, puisque la quantité V resteroit la même, ainsi que ses différentielles relatives à r , ψ , ϕ ; mais l'intégrale (4) n'auroit point lieu, comme nous l'avons déjà remarqué en général dans l'article 4.

Il n'en feroit pas de même si on vouloit que le centre des forces R , auquel nous rapportons le mouvement du corps, fût lui-même en mouvement. Alors pour avoir les coordonnées rectangles x , y , z du mouvement absolu du corps, il faudroit prendre la somme de celles de ce centre rapporté à un point fixe dans l'espace, & de celles du corps rapporté à ce même centre.

Ainsi

Ainsi nommant X, Y, Z les coordonnées pour le centre des forces R , & représentant comme ci-dessus le mouvement du corps autour de ce centre par le rayon r , & les deux angles ψ & ϕ , on auroit dans le cas présent

$$\begin{aligned} x &= X + r \cos \psi \cos \phi, y = Y + r \cos \psi \sin \phi, z = Z + r \sin \psi; \\ \text{d'où l'on tire } dx^2 + dy^2 + dz^2 &= dX^2 + dY^2 + dZ^2 \\ &+ 2 dX d.(r \cos \psi \cos \phi) + 2 dY d.(r \cos \psi \sin \phi) \\ &+ 2 dZ d.(r \sin \psi) + r^2 (\cos^2 \psi d\phi^2 + d\psi^2) + dr^2. \end{aligned}$$

De sorte qu'il faudra ajouter à la valeur de T de l'article 17, la quantité

$$\begin{aligned} &\frac{dX^2 + dY^2 + dZ^2}{2 dt^2} + \frac{dX d.(r \cos \psi \cos \phi)}{dt^2} \\ &+ \frac{dY d.(r \cos \psi \sin \phi)}{dt^2} + \frac{dZ d.(r \sin \psi)}{dt^2} \end{aligned}$$

laquelle étant désignée par T' , on aura donc à ajouter aux trois équations de l'article cité, ou plus généralement à celles de l'article 22, les termes

$$d. \frac{\partial T'}{\partial d\psi} - \frac{\partial T'}{\partial \psi}, d. \frac{\partial T'}{\partial d\phi} - \frac{\partial T'}{\partial \phi}, d. \frac{\partial T'}{\partial dr} - \frac{\partial T'}{\partial r}.$$

A l'égard de la valeur de V , elle demeurera la même, pourvu qu'on continue à prendre le centre des forces R pour l'origine commune des coordonnées a, b, c des autres centres.

Or en regardant le mouvement du centre comme connu, les coordonnées X, Y, Z doivent être considérées comme des fonctions données de t . Ainsi la partie $\frac{dX^2 + dY^2 + dZ^2}{2 dt^2}$

de l'expression de T' sera une simple fonction de t , & s'évanouira dans la différenciation par δ . Il suffira donc de prendre pour T' les autres termes ; & d'après la remarque faite dans l'article 7 de la Section quatrième, on trouvera facilement que les termes à ajouter respectivement aux premiers membres des équations (1), (2), (3) de l'article 22 seront

$$\begin{aligned} & \frac{d^2 X}{dt^2} \times -r \sin \psi \cos \phi + \frac{d^2 Y}{dt^2} \times -r \sin \psi \sin \phi + \frac{d^2 Z}{dt^2} \times r \cos \psi, \\ & \frac{d^2 X}{dt^2} \times -r \cos \psi \sin \phi + \frac{d^2 Y}{dt^2} \times r \cos \psi \cos \phi, \\ & \frac{d^2 X}{dt^2} \times \cos \psi \cos \phi + \frac{d^2 Y}{dt^2} \times \cos \psi \sin \phi + \frac{d^2 Z}{dt^2} \times \sin \psi. \end{aligned}$$

Si le mouvement du centre étoit uniforme & rectiligne, on auroit alors $\frac{d^2 X}{dt^2} = 0$, $\frac{d^2 Y}{dt^2} = 0$, $\frac{d^2 Z}{dt^2} = 0$; & les termes précédens s'évanouiroient d'eux-mêmes. Dans tous les autres cas ces termes rendront les équations du mouvement du corps plus compliquées & plus difficiles à intégrer; & comme l'expression de T renfermera toujours le tems t , à raison des quantités $\frac{dX}{dt}$, $\frac{dY}{dt}$, $\frac{dZ}{dt}$, l'intégrale $T+V = \text{const}$, n'aura jamais lieu.

26. Nous avons supposé jusqu'ici que le corps étoit entièrement libre. S'il étoit contraint de se mouvoir sur une surface courbe donnée, le rayon r seroit alors une fonction connue de ϕ & ψ , qui contiendrait aussi t , dans le cas où la surface elle-même seroit variable, ou seulement mobile suivant une loi donnée. Il n'y auroit donc qu'à substituer cette valeur de r dans les expressions de T & de V , & faire varier ensuite les deux variables ψ & ϕ ; on auroit

ainsi deux équations qui serviroient à déterminer le mouvement du corps.

Si r est égale à une constante ou à une simple fonction de t sans ψ ni ϕ ; les variations de cette quantité relatives à la caractéristique δ seront nulles, & l'on aura alors simplement les équations (1) & (2) de l'article 22, dans lesquelles il faudra substituer à r sa valeur donnée.

Ce cas renferme en général la théorie des pendules de longueur constante ou variable. Imaginons en effet un pendule simple dont la longueur soit r , & qui soit suspendu au centre des rayons r . Supposons les forces R dirigées vers ce centre, nulles; & les forces Q parallèles, en éloignant leur centre à l'infini. Prenons enfin pour une plus grande simplicité, l'axe des ordonnées z vertical, & dirigé de haut en bas, & les forces Q dans la même direction, on aura $a = 0$, $b = 0$, $c = h = \infty$; donc $q = \dots$
 $\sqrt{(h^2 - 2hr \sin \psi + r^2)} = h - r \sin \psi$; & les équations (1) & (2) de l'article cité deviendront

$$\frac{d \cdot r^2 d\psi}{dt^2} + \frac{r^2 \sin \psi \cos \psi d\phi^2}{dt^2} - Qr \cos \psi = 0,$$

$$\frac{d \cdot r^2 \cos \psi^2 d\phi}{dt^2} = 0.$$

L'angle ψ exprimera l'inclinaison du pendule à l'horizon; & l'angle ϕ fera celui qu'il décrit en tournant autour de la verticale.

La seconde équation donne d'abord

$$\frac{r^2 \cos \psi^2 d\phi}{dt} = A; \text{ d'où } \frac{d\phi}{dt} = \frac{A}{r^2 \cos \psi^2};$$

& cette valeur étant substituée dans la première, on a

$$\frac{d \cdot r^2 d\psi}{dt^2} + \frac{A^2 \sin \psi}{r^2 \cos^3 \psi} - Q r \cos \psi = 0.$$

Si r & Q sont constans comme dans les pendules ordinaires, Q désignant la force de la gravité, l'équation précédente devient intégrable étant multipliée par $d\psi$; & l'on a alors

$$\frac{1}{2} \frac{r^2 d\psi^2}{dt^2} - \frac{A^2}{2 r^2 \cos^2 \psi} - Q r \sin \psi = B;$$

d'où l'on tire

$$dt = \frac{r^2 \cos \psi d\psi}{\sqrt{(A^2 + 2 B r^2 \cos^2 \psi + 2 Q r^3 \cos^2 \psi \sin \psi)}};$$

& ensuite

$$d\phi = \frac{A d\psi}{\cos \psi \sqrt{(A^2 + 2 B r^2 \cos^2 \psi + 2 Q r^3 \cos^2 \psi \sin \psi)}}.$$

Mais ces différentielles en ψ ne sont point intégrables à moins de supposer que les variations de ψ ne soient très-petites. Cependant on peut démontrer par un raisonnement semblable à celui de l'article 24, que la valeur de ψ peut être constante, pourvu qu'elle rende la quantité sous le signe nulle, ainsi que sa différentielle; c'est le cas où le pendule décrit la surface d'un cône droit.

Si le rayon r est variable, comme lorsqu'on demande le mouvement d'un poids suspendu par un fil qui se raccourcit ou s'allonge suivant une loi donnée, l'équation n'est plus intégrable en général; mais elle le seroit dans le cas imaginaire où la force Q seroit réciproquement proportionnelle au cube de la distance au plan horizontal qui passe par le point de suspension. Car faisant $Q = \frac{K}{r^3 \sin \psi}$, & multipliant toute l'équation par $r^2 d\psi$, on auroit l'intégrale

$$\frac{(r' d\psi)^2}{dt^2} - \frac{A^2}{\cos\psi^2} + \frac{K}{\sin\psi^2} = B;$$

d'où l'on tireroit dt , & ensuite $d\phi$ en fonctions différentielles de ψ .

En général si on représente par $L = 0$, la surface sur laquelle le corps doit se mouvoir, L étant une fonction donnée de r, ψ, ϕ & t ; il n'y aura qu'à regarder cette équation comme une équation de condition, qui doit avoir lieu entre les variables r, ψ, ϕ ; & ajouter par conséquent aux premiers membres des équations (1), (2), (3) de l'article 22, les termes $\lambda \frac{dL}{d\psi}$, $\lambda \frac{dL}{d\phi}$, $\lambda \frac{dL}{dr}$; λ étant une quantité indéterminée, qu'il faudra éliminer, enforte qu'il ne restera que deux équations, qui combinées avec l'équation $L = 0$, serviront à déterminer complètement la courbe, & le mouvement du corps.

Mais si la courbe même dans laquelle le corps doit se mouvoir étoit donnée, on auroit alors deux équations, $L = 0$ & $M = 0$; & il faudroit ajouter respectivement aux premiers membres des équations différentielles, (1), (2), (3), les termes $\lambda \frac{dL}{d\psi} + \mu \frac{dM}{d\psi}$, $\lambda \frac{dL}{d\phi} + \mu \frac{dM}{d\phi}$, $\lambda \frac{dL}{dr} + \mu \frac{dM}{dr}$, les deux quantités λ & μ étant indéterminées, & devant ensuite être éliminées.

Lorsque L & M ne contiennent point t , on aura sur le champ l'intégrale $T + V = \text{const}$, qui est en même tems délivrée de λ & μ ; mais cette intégrale n'aura point lieu lorsque le tems t entrera dans les équations de la surface ou courbe donnée.

286 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

De cette manière on trouvera très-facilement les équations pour le mouvement d'un corps dans un tube mobile selon une loi quelconque, problème dont la solution par les méthodes ordinaires est assez compliquée.

§. III.

Du mouvement de plusieurs corps qui agissent les uns sur les autres, soit par des forces d'attraction, soit en se tenant par des fils ou par des leviers..

27. Nous nommerons $m, m', m'', \&c$, les masses des différens corps du système, regardés comme des points, x, y, z les coordonnées rectangles du corps m, x', y', z' , celles du corps m' , & ainsi de suite, ces coordonnées étant toutes rapportées aux mêmes axes fixes dans l'espace; & pour mieux fixer les idées, nous supposerons toujours les axes des x & y horizontaux, & les axes des z verticaux & dirigés de haut en bas. Nous employerons d'abord ces coordonnées dans les formules générales, mais nous les transformerons ensuite en d'autres plus appropriées à la nature des systèmes proposés.

On aura donc en général

$$T = m \frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2 dt^2} + m' \frac{dx'^2 + dy'^2 + dz'^2}{2 dt^2} + \&c.$$

Nous nommerons de plus $P, Q, \&c$, les forces accélératrices avec lesquelles chaque point de la masse m tend vers des centres donnés fixes ou non, en prenant, si l'on veut, la force accélératrice de la gravité pour l'unité; & nous

supposons ces forces proportionnelles à des fonctions quelconques des distances respectives $p, q, r, \&c$, du corps m à ces centres. Les mêmes lettres marquées d'un trait représenteront des quantités analogues relativement au corps m' , & ainsi de suite.

On aura ainsi,

$$V = m f(P dp + Q dq + \&c) + m' f(P' dp' + Q' dq' + \&c) + \&c.$$

Et si les corps sont animés par une force verticale & constante π , telle que celle de la gravité, alors $P, P', \&c$, seront $= \pi$, & $dp, dp', \&c$, deviendront $-dz, -dz', \&c$, à cause que les z diminuent en montant. Conséquemment on aura dans ce cas,

$$V = -\pi (mz + m'z' + m''z'' + \&c).$$

Quant aux attractions mutuelles, il est clair que si R exprime l'attraction absolue ou la force accélératrice avec laquelle chaque point de la masse m est tiré par chaque point de la masse m' , la force totale avec laquelle chaque point de m tend vers le corps ou centre m' sera exprimée par $m'R$. Ainsi nommant r la distance entre ces deux corps, on aura $mm'Rdr$ pour le terme dû à cette attraction dans la valeur de V ; & ainsi des autres.

Enfin si après avoir introduit dans les fonctions T & V de nouvelles variables $\xi, \psi, \&c$, chacune d'elles est indépendante de toutes les autres; on aura, relativement à ces différentes variables, des équations de la forme

$$d \cdot \frac{\delta T}{\delta d\xi} - \frac{\delta T}{\delta \xi} - \frac{\delta V}{\delta \xi} = 0;$$

mais si ces variables doivent encore être assujetties aux équations $L = 0, M = c, \&c$; alors

288 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

chaque variable ξ donnera pour le mouvement du corps l'équation différentielle,

$$d. \frac{\delta T}{\delta d\xi} - \frac{\delta T}{\delta \xi} + \frac{\delta V}{\delta \xi} + \lambda \frac{\delta L}{\delta \xi} + \mu \frac{\delta M}{\delta \xi} + \&c = 0,$$

les quantités $\lambda, \mu, \&c$, étant indéterminées, & devant être éliminées.

Et l'on se souviendra que si les fonctions $T, V, L, M, \&c$, ne renferment point le tems t , on aura toujours l'intégrale $T + V = \text{const}$, laquelle renferme le principe des forces vives; mais que cette intégrale cessera d'avoir lieu, si la variable finie t entre dans l'une des fonctions dont il s'agit.

28. Cela posé, considérons d'abord deux corps m & m' qui s'attirent mutuellement avec une force absolue R , & supposons qu'on ne demande que le mouvement du corps m' autour du corps m . Nommant ξ, η, ζ les coordonnées rectangles du corps m' par rapport au corps m pris pour centre, ces coordonnées étant rapportées à des axes parallèles à ceux des x, y, z , & passant par le corps m ; on aura $x' = x + \xi$, $y' = y + \eta$, $z' = z + \zeta$. Donc,

$$1^\circ. \text{ On aura } T = (m + m') \frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2 dt^2} \\ + m' \frac{dx d\xi + dy d\eta + dz d\zeta}{2 dt^2} + m' \frac{d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2}{2 dt^2}.$$

2°. On aura $V = m m' \int R dr$, en faisant

$$r = V((x' - x)^2 + (y' - y)^2 + (z' - z)^2) = V(\xi^2 + \eta^2 + \zeta^2).$$

Maintenant comme les variables x, y, z , sont indépendantes entr'elles & des autres ξ, η, ζ ; chacune de ces variables

variables

riables fournira une équation; & ces équations seront

$$(m + m') \frac{d^2 x}{dt^2} + m' \frac{d^2 \xi}{dt^2} = 0,$$

$$(m + m') \frac{d^2 y}{dt^2} + m' \frac{d^2 \eta}{dt^2} = 0,$$

$$(m + m') \frac{d^2 z}{dt^2} + m' \frac{d^2 \zeta}{dt^2} = 0;$$

d'où l'on tire, en intégrant,

$$\frac{dx}{dt} = - \frac{m'}{m + m'} \left(\frac{d\xi}{dt} + a \right)$$

$$\frac{dy}{dt} = - \frac{m'}{m + m'} \left(\frac{d\eta}{dt} + b \right)$$

$$\frac{dz}{dt} = - \frac{m'}{m + m'} \left(\frac{d\zeta}{dt} + c \right).$$

Ces valeurs étant substituées dans l'expression générale de T , elle deviendra

$$T = \frac{m m'}{m + m'} \times \frac{d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2}{2 dt^2} + \frac{m'^2}{m + m'} \times \frac{a^2 + b^2 + c^2}{2};$$

ainsi T & V ne contiennent plus que les variables ξ, η, ζ de l'orbite de m' autour de m .

Si donc on nomme r le rayon vecteur de cette orbite, ψ l'inclinaison de ce rayon sur le plan des ξ & η ; & ϕ l'angle de sa projection sur ce plan avec l'axe des ξ , on aura, comme on l'a déjà vu,

$$\xi = r \cos \psi \cos \phi, \eta = r \cos \psi \sin \phi, \zeta = r \sin \psi;$$

$$\text{\& de là } d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2 = r^2 (\cos^2 \psi d\phi^2 + d\psi^2) + dr^2.$$

$$\text{Ainsi faisant } T = \frac{m m'}{m + m'} \times \frac{r^2 (\cos^2 \psi d\phi^2 + d\psi^2) + dr^2}{2 dt^2},$$

(j'ometts la constante, parce qu'elle disparoît dans les diffé-

renciations), & $V = m m' f R dr$, les variations de ψ , φ & r donneront, après avoir divisé tous les termes par $\frac{m m'}{m + m'}$,

$$\frac{d \cdot r^2 d\psi}{dt^2} + \frac{r^2 \sin \psi \operatorname{cof} \psi d\varphi^2}{dt^2} = 0,$$

$$\frac{d \cdot r^2 \operatorname{cof} \psi^2 d\varphi}{dt^2} = 0,$$

$$\frac{d^2 r}{dt^2} - \frac{r(\operatorname{cof} \psi^2 d\varphi^2 + d\psi^2)}{dt^2} + (m + m') R = 0;$$

équations qu'on voit être semblables à celles que nous avons déjà trouvées & résolues pour le mouvement d'un corps attiré vers un centre fixe (art. 17); de sorte que le mouvement sera le même dans les deux cas, en supposant la force dirigée au centre fixe, exprimée par $(m + m') R$.

29. Supposons ensuite trois corps m , m' , m'' qui s'attirent mutuellement; savoir m & m' par la force accélératrice R , m & m'' par la force R' , & m' & m'' par la force R'' ; & qu'on ne demande que le mouvement relatif de ces corps.

Conservant les dénominations de l'article précédent relatives aux corps m & m' , soit de plus, pour le corps m'' , ξ' , η' , ζ' les coordonnées rectangles rapportées au corps m comme au centre; on aura $x'' = x + \xi'$, $y'' = y + \eta'$, $z'' = z + \zeta'$.

$$\begin{aligned} \text{Donc } 1^\circ. T = & (m + m' + m'') \frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2 dt^2} \\ & + m' \frac{dx d\xi + dy d\eta + dz d\zeta}{dt^2} + m' \frac{d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2}{2 dt^2} \\ & + m'' \frac{dx d\xi' + dy d\eta' + dz d\zeta'}{dt^2} + m'' \frac{d\xi'^2 + d\eta'^2 + d\zeta'^2}{2 dt^2} \dots (a) \end{aligned}$$

2°. $V = m m' f R d r + m m'' f R' d r' + m' m'' f R'' d r''$,
 en faisant $r = \sqrt{(\xi^2 + \eta^2 + \zeta^2)}$; $r' = \sqrt{(\xi'^2 + \eta'^2 + \zeta'^2)}$,
 & $r'' = \sqrt{(\xi' - \xi)^2 + (\eta' - \eta)^2 + (\zeta' - \zeta)^2}$.

Puisque les variables x, y, z sont indépendantes, tant entr'elles que des autres variables, leurs variations fourniront d'abord des équations de cette forme,

$$\left. \begin{aligned} (m + m' + m'') \frac{d^2 x}{dt^2} + m' \frac{d^2 \xi}{dt^2} + m'' \frac{d^2 \xi'}{dt^2} &= 0 \\ (m + m' + m'') \frac{d^2 y}{dt^2} + m' \frac{d^2 \eta}{dt^2} + m'' \frac{d^2 \eta'}{dt^2} &= 0 \\ (m + m' + m'') \frac{d^2 z}{dt^2} + m' \frac{d^2 \zeta}{dt^2} + m'' \frac{d^2 \zeta'}{dt^2} &= 0 \end{aligned} \right\} \dots$$

d'où l'on tire, en intégrant

$$\begin{aligned} \frac{dx}{dt} &= - \left(m' \frac{d\xi}{dt} + m'' \frac{d\xi'}{dt} + a \right) : (m + m' + m'') \\ \frac{dy}{dt} &= - \left(m' \frac{d\eta}{dt} + m'' \frac{d\eta'}{dt} + b \right) : (m + m' + m'') \\ \frac{dz}{dt} &= - \left(m' \frac{d\zeta}{dt} + m'' \frac{d\zeta'}{dt} + c \right) : (m + m' + m''). \end{aligned}$$

Ces valeurs étant substituées dans l'expression générale de T , la réduiront à celle-ci,

$$\begin{aligned} T &= \frac{m' (m + m'')}{m + m' + m''} \times \frac{d\xi^2 + dy^2 + d\zeta^2}{2 dt^2} \\ &- \frac{m' m''}{m + m' + m''} \times \frac{d\xi d\xi' + d\eta d\eta' + d\zeta d\zeta'}{dt^2} \\ &+ \frac{m'' (m + m')}{m + m' + m''} \times \frac{d\xi'^2 + d\eta'^2 + d\zeta'^2}{2 dt^2} \\ &+ \frac{a^2 + b^2 + c^2}{2 (m + m' + m'')} \dots \dots \dots (c) \end{aligned}$$

laquelle ne contient plus que les variables $\xi, \eta, \zeta, \xi', \eta', \zeta'$ qui entrent dans la fonction V , & qui expriment les mouvemens relatifs de m' & m'' autour de m .

Comme ces six variables sont indépendantes entr'elles, on pourroit d'abord en les faisant varier séparément, avoir six équations différentielles entre ces variables; on pourroit aussi réduire l'expression T en fonction des rayons vecteurs r, r' & des angles ψ, ϕ , & ψ', ϕ' par les substitutions de $\xi = r \cos \psi \cos \phi, \eta = r \cos \psi \sin \phi, \zeta = r \sin \psi, \xi' = r' \cos \psi' \cos \phi'$ &c; l'on auroit alors des équations entre ces nouvelles variables.

Mais il est facile de prévoir que ces équations ne se présenteroient pas sous la forme la plus simple, du moins pour les termes différentiels, à cause du mélange des variables dans l'expression de T . Pour séparer ces variables, je donnerai à T cette forme,

$$\begin{aligned} T = & \frac{m m'}{m + m'} \times \frac{d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2}{2 dt^2} \\ & + \frac{m''(m + m')}{m + m' + m''} \times \frac{d\alpha^2 + d\beta^2 + d\gamma^2}{2 dt^2} \\ & + \frac{a^2 + b^2 + c^2}{2(m + m' + m'')} , \end{aligned}$$

en faisant

$$\alpha = \xi' - \frac{m'}{m + m'} \xi, \beta = \eta' - \frac{m'}{m + m'} \eta, \gamma = \zeta' - \frac{m'}{m + m'} \zeta .$$

Ainsi en substituant dans r' & r'' à la place de ξ', η', ζ' leurs valeurs

$$\alpha + \frac{m'}{m + m'} \xi, \beta + \frac{m'}{m + m'} \eta, \gamma + \frac{m'}{m + m'} \zeta ,$$

on aura T & V exprimées en fonctions de $\xi, \eta, \zeta, \alpha, \beta, \gamma$; & ces variables étant aussi indépendantes entr'elles, fourniront autant d'équations différentielles.

Introduisons maintenant au lieu de ξ, η, ζ le rayon r & les angles ψ & ϕ , selon les formules données ci-dessus, la partie $\frac{mm'}{m+m'}$ \times $\frac{d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2}{2dt^2}$ de la valeur de T deviendra $\frac{mm'}{m+m'}$ \times $\frac{r^2(\cos\psi^2 d\phi^2 + d\psi^2) + dr^2}{2dt^2}$, & c'est la seule qui fournira des termes dans les équations dépendantes des variations de r, ψ & ϕ . Regardant donc aussi r' & r'' comme fonctions de ces mêmes variables, on aura d'abord ces trois équations,

$$\begin{aligned} & \frac{mm'}{m+m'} \left(\frac{d.r^2 d\psi}{dt^2} + \frac{r^2 \sin\psi \cos\psi d\phi^2}{dt^2} \right) + mm'' R' \frac{\delta r'}{\delta \psi} + m' m'' R'' \\ & \frac{mm'}{m+m'} \times \frac{d.r^2 \cos\psi^2 d\phi}{dt^2} + mm'' R' \frac{\delta r'}{\delta \phi} + m' m'' R'' \frac{\delta r'}{\delta \phi} = 0 \\ & \frac{mm'}{m+m'} \left(\frac{d^2 r}{dt^2} - \frac{r(\cos\psi^2 d\phi^2 + d\psi^2)}{dt^2} \right) + mm'R + mm'' R' \frac{\delta r'}{\delta \psi} + mm'' \end{aligned}$$

Et pour avoir les valeurs de $\delta r', \delta r''$ en $\delta \psi, \delta \phi, \delta r$, il n'y a qu'à considérer que $r' \delta r' = \xi' \delta \xi' + \eta' \delta \eta' + \zeta' \delta \zeta'$ & $r'' \delta r'' = (\xi' - \xi) (\delta \xi' - \delta \xi) + (\eta' - \eta) (\delta \eta' - \delta \eta) + (\zeta' - \zeta) (\delta \zeta' - \delta \zeta)$, & qu'en faisant abstraction de la variation de α, β, γ , on a $\delta \xi' = \frac{m'}{m+m'} \delta \xi, \delta \eta' = \frac{m'}{m+m'} \delta \eta, \dots$
 $\delta \zeta' = \frac{m'}{m+m'} \delta \zeta$, de sorte que l'on aura $r' \delta r' = \frac{m'}{m+m'} (\xi' \delta \xi + \eta' \delta \eta + \zeta' \delta \zeta)$, & $r'' \delta r'' = - \frac{m}{m+m'} ((\xi' - \xi) \delta \xi + (\eta' - \eta) \delta \eta + (\zeta' - \zeta) \delta \zeta) = \frac{m}{m+m'} (r \delta r - \xi' \delta \xi - \eta' \delta \eta - \zeta' \delta \zeta)$.

Or en substituant pour ξ, η, ζ leurs valeurs, & mettant aussi des valeurs semblables à la place de ξ', η', ζ' , c'est-à-dire, en représentant pareillement le mouvement du corps m'' autour de m par le rayon vecteur r' , & par les angles ψ' & ϕ' , on trouve

$$\xi' \delta \xi + \eta' \delta \eta + \zeta' \delta \zeta = \psi \delta \psi + \phi \delta \phi + \pi \delta r,$$

en supposant pour abrégér

$$\psi = r r' (\sin \psi' \cos \psi - \cos \psi' \sin \psi \cos (\phi' - \phi))$$

$$\phi = r r' \cos \psi \cos \psi' \sin (\phi' - \phi)$$

$$\pi = r' (\sin \psi' \sin \psi + \cos \psi' \cos \psi \cos (\phi' - \phi));$$

de sorte qu'on aura

$$\delta r' = \frac{m'}{m + m'} \times \frac{\psi \delta \psi + \phi \delta \phi + \pi \delta r}{r'}$$

$$\delta r'' = - \frac{m}{m + m'} \times \frac{\psi \delta \psi + \phi \delta \phi + (\pi - r) \delta r}{r''}.$$

Ainsi les équations précédentes deviendront en les divisant par $\frac{m m'}{m + m'}$,

$$\frac{d \cdot r^2 d \psi}{d t^2} + \frac{r^2 \sin \psi \cos \psi d \psi^2}{d t^2} + m'' \left(\frac{R'}{r'} - \frac{R''}{r''} \right) \psi = 0,$$

$$\frac{d \cdot r^2 \cos \psi^2 d \phi}{d t^2} + m'' \left(\frac{R'}{r'} - \frac{R''}{r''} \right) \phi = 0,$$

$$\frac{d^2 r}{d t^2} - \frac{r (\cos \psi^2 d \phi^2 + d \psi^2)}{d t^2} + (m + m') R$$

$$+ m'' \left[\left(\frac{R'}{r'} - \frac{R''}{r''} \right) \pi + \frac{r R''}{r''} \right] = 0,$$

lesquelles ont, pour les termes différentiels, la même forme

que celles du mouvement d'un corps attiré vers un centre fixe.

On peut trouver de la même manière trois équations semblables pour le mouvement du corps m'' autour de m ; & même comme dans les expressions de T & de V , les quantités relatives aux corps m' & m'' sont permutablement entr'elles, il suffira de changer dans les équations précédentes, les quantités r, ψ, φ, R & m' en r', ψ', φ', R' & m'' , & réciproquement celles-ci en celles-là; la quantité r'' demeurant la même, puisqu'elle appartient également aux deux corps dont elle exprime la distance.

S'il y avoit plus de trois corps qui s'attirassent mutuellement, on résoudreiroit toujours le problème de la même manière, & l'on trouveroit des équations semblables aux précédentes, mais augmentées des termes dus aux attractions de tous les autres corps.

En faisant dans ces équations $R = \frac{1}{r^2}, R' = \frac{1}{r'^2}, \dots$
 $R'' = \frac{1}{r''^2}$, &c, on a le cas du mouvement des Planetes, en tant qu'elles s'attirent mutuellement, & sont attirées par le Soleil. Et si on prend m pour la Terre, m' pour la Lune, & m'' pour le Soleil, les trois équations trouvées ci-dessus deviendront celles du problème connu sous le nom de Problème des trois corps, & dont les Géomètres se sont tant occupés dans ces derniers tems. La circonstance des orbites de la Lune & du Soleil presque circulaires, le rend susceptible d'être résolu par approximation, & l'on peut voir dans les ouvrages où l'on en traite, les artifices qu'on a imaginés pour rendre l'approximation aussi exacte qu'il est possible.

30. Imaginons maintenant que les trois corps m, m', m'' , au lieu de s'attirer entr'eux, soient pesans & unis par un fil inextensible; de manière que $m' & m''$ soient attachés aux deux bords du fil, & que m le soit dans un point quelconque intermédiaire; & qu'ainsi les distances entre $m & m'$, & entre $m & m''$, demeurent nécessairement invariables.

En faisant $x' = x + \xi, y' = y + \eta, z' = z + \zeta$ & $x'' = x + \xi', y'' = y + \eta', z'' = z + \zeta'$, on trouvera pour T la même expression (a) de l'article précédent. Et la valeur de V sera comme dans l'article 27, en exprimant par π la force accélératrice de la gravité

$$V = -\pi (m + m' + m'')z - \pi m' \zeta - \pi m'' \zeta'.$$

Comme la seule condition du problème consiste dans l'invariabilité des distances entre $m & m'$, & entre $m & m''$, & que ces distances ne dépendent que des variables $\xi, \eta, \zeta, \xi', \eta', \zeta'$, il est clair que les variables x, y, z sont indépendantes entr'elles & de toutes les autres; par conséquent en les faisant varier séparément, on aura d'abord trois équations qui seront les mêmes que les équations (b) de l'article précédent, si ce n'est que la troisième contiendra de plus les termes constans $-\pi (m + m' + m'')$. De-là on tirera pour $\frac{dx}{dt}, \frac{dy}{dt}, \frac{dz}{dt}$, les mêmes expressions que dans l'endroit dont il s'agit, en mettant à la place de c la quantité $c - \pi (m + m' + m'')t$. Donc on aura aussi pour T la même transformée (c), en ayant soin d'y diminuer la quantité c de $\pi (m + m' + m'')t$.

Présentement si on fait $\xi = r \cos \psi \cos \phi, \eta = r \cos \psi \sin \phi, \zeta = r \sin \psi$, & de même $\xi' = r' \cos \psi' \cos \phi', \eta' = r' \cos \psi' \sin \phi', \zeta' =$

$\zeta' = r' \sin \psi'$, il est clair que les rayons vecteurs r & r' des orbites de m' & m'' autour de m , c'est-à-dire, leurs distances de m , devront être constans par la nature du problème; ainsi en faisant ces substitutions, il n'y aura que quatre variables, $\psi, \psi', \varphi, \varphi'$, qui étant d'ailleurs indépendantes, fourniront aussi quatre équations.

31. Comme la recherche de ces équations n'a point de difficulté, ne demandant qu'un calcul purement mécanique; bornons-nous au cas où les trois corps se meuvent dans un même plan horizontal, lequel a l'avantage d'admettre une solution complète.

On fera donc dans ce cas ζ, ζ', ζ'' nuls; par conséquent aussi χ & χ' nuls. Ainsi on aura $V = 0$, &

$$T = \frac{m'(m+m'')}{m+m'+m''} \times \frac{d\xi^2 + d\eta^2}{2 dt^2} - \frac{m' m''}{m+m'+m''} \times \frac{d\xi d\xi' + d\eta d\eta'}{dt^2} \\ + \frac{m''(m+m')}{m+m'+m''} \times \frac{d\xi'^2 + d\eta'^2}{2 dt^2} + \frac{a^2 + b^2}{2(m+m'+m'')}.$$

Soit $\xi = r \cos \varphi, \eta = r \sin \varphi$, & $\xi' = r' \cos \varphi', \eta' = r' \sin \varphi'$, puisque ψ & ψ' sont nuls; la valeur de T deviendra, à cause de dr & dr' nuls,

$$T = \frac{m'(m+m'')}{m+m'+m''} \times \frac{r^2 d\varphi^2}{2 dt^2} - \frac{m' m''}{m+m'+m''} \times \frac{r r' \cos(\varphi' - \varphi) d\varphi' d\varphi}{dt^2} \\ + \frac{m''(m+m')}{m+m'+m''} \times \frac{r'^2 d\varphi'^2}{2 dt^2} + \frac{a^2 + b^2}{2(m+m'+m'')}.$$

Et elle donnera sur le champ, à raison des variations de φ & de φ' , ces deux équations différentielles, d'où dépend la solution du problème

$$m'' r^2 \frac{d^2 \varphi}{dt^2} - m' m'' r r' \left(\frac{d \cdot \operatorname{cof}(\varphi' - \varphi) d\varphi'}{dt^2} - \frac{\sin(\varphi' - \varphi) d\varphi' d\varphi}{dt^2} \right) = 0,$$

$$m' r'^2 \frac{d^2 \varphi'}{dt^2} - m' m'' r r' \left(\frac{d \cdot \operatorname{cof}(\varphi' - \varphi) d\varphi}{dt^2} + \frac{\sin(\varphi' - \varphi) d\varphi' d\varphi}{dt^2} \right) = 0.$$

Il est visible que la somme de ces deux équations est intégrable, & que son intégrale est

$$m' (m + m'') r^2 \frac{d\varphi}{dt} - m' m'' r r' \times \frac{\operatorname{cof}(\varphi' - \varphi) (d\varphi' + d\varphi)}{dt} \\ + m'' (m + m') r'^2 \frac{d\varphi'}{dt} = \text{const.}$$

D'ailleurs puisque T ne renferme point t , & que $V = 0$, on aura l'intégrale $T = \text{const}$; de sorte que par ces deux intégrales le problème est déjà réduit aux premières différences.

Mais comme les indéterminées sont encore mêlées entr'elles, pour les séparer, on fera $\varphi' + \varphi = s$ & $\varphi' - \varphi = u$; savoir, $\varphi' = \frac{s+u}{2}$ & $\varphi = \frac{s-u}{2}$; les deux intégrales deviendront par ces substitutions,

$$m' (m + m'') r^2 (ds - du) + m'' (m + m') r'^2 (ds + du) \\ - 2 m' m'' r r' \operatorname{cof} u ds = A dt, \\ m' (m + m'') r^2 (ds - du)^2 + m'' (m + m') r'^2 (ds + du)^2 \\ - 2 m' m'' r r' \operatorname{cof} u (ds^2 - du^2) = B dt^2,$$

A & B étant deux constantes arbitraires.

Soit pour abrégé

$$M = m'' (m + m') r'^2 + m' (m + m'') r^2, \\ N = m'' (m + m') r'^2 - m' (m + m'') r^2,$$

on aura

$$\begin{aligned} (M - 2 m' m'' r r' \operatorname{cof} u) ds + N du &= A dt, \\ (M - 2 m' m'' r r' \operatorname{cof} u) ds^2 + (M + 2 m' m'' r r' \operatorname{cof} u) du^2 \\ + 2 N ds du &= B dt^2. \end{aligned}$$

La première donne $ds = \frac{A dt - N du}{M - 2 m' m'' r r' \operatorname{cof} u}$; & cette valeur étant substituée dans la seconde, on aura

$$\begin{aligned} (A dt - N du)^2 + (M^2 - 4 m'^2 m''^2 r^2 r'^2 \operatorname{cof} u^2) du^2 \\ + 2 N (A dt - N du) du = B (M - 2 m' m'' r r' \operatorname{cof} u) dt^2, \end{aligned}$$

favoir, en réduisant

$$(M^2 - N^2 - 4 m'^2 m''^2 r^2 r'^2 \operatorname{cof} u^2) du^2 = (BM - A^2 - 2 m' m'' r r' \operatorname{cof} u) dt^2;$$

d'où l'on tire

$$dt = du \sqrt{\left(\frac{M^2 - N^2 - 4 m'^2 m''^2 r^2 r'^2 \operatorname{cof} u^2}{BM - A^2 - 2 m' m'' r r' \operatorname{cof} u} \right)};$$

& mettant cette valeur de dt dans l'expression précédente de ds on aura aussi ds exprimée en u & du .

Ainsi le problème est résolu, ou du moins ne dépend plus que de l'intégration ou construction de différentielles à une seule variable.

32. Si le corps m du milieu pouvoit couler le long du fil, on auroit toujours la même expression de T que dans la formule (c) de l'article 29; mais dans les substitutions de $r \operatorname{cof} \psi \operatorname{cof} \phi$, $r' \operatorname{cof} \psi' \operatorname{cof} \phi'$, $r \operatorname{cof} \psi \sin \phi$, &c, à la place de, ξ , ξ' , u , &c, les rayons r & r' qui expriment les distances des corps m' & m'' au corps m , ne seroient plus tous deux constans, mais seulement leur somme $r + r'$ qui est

égale à la longueur du fil par lequel les deux corps m' & m'' sont joints. Ainsi nommant a cette longueur, on auroit $r' = a - r$, & il y auroit après les substitutions cinq variables indépendantes, $r, \psi, \varphi, \psi', \varphi'$, dont chacune fourniroit une équation différentielle, d'après la formule générale.

33. Mais si on supposoit le corps m fixement arrêté, enforte que le fil qui joint les deux corps m' & m'' dût passer par une espèce d'anneau fixe dans l'espace; en prenant, pour plus de simplicité, ce point pour l'origine des coordonnées, on feroit dans les formules précédentes, x, y, z , nuls; & l'expression (a) de T deviendrait

$$T = m' \frac{d\dot{\xi}^2 + d\dot{\eta}^2 + d\dot{\zeta}^2}{2 dt^2} + m'' \frac{d\dot{\xi}'^2 + d\dot{\eta}'^2 + d\dot{\zeta}'^2}{2 dt^2},$$

laquelle, par les substitutions précédentes, se changeroit en celle-ci.

$$T = m' \frac{r^2 (\cos \psi^2 d\varphi^2 + d\psi^2) + dr^2}{2 dt^2} + m'' \frac{(a-r)^2 (\cos \psi'^2 d\varphi'^2 + d\psi'^2) + dr'^2}{2 dt^2} \dots (d).$$

Pour la valeur de V , on auroit, comme dans l'article 30, en supposant les corps pesans, $V = -\pi (m' \zeta + m'' \zeta')$, ou bien

$$V = -\pi m' r \sin \psi - \pi m'' (a - r) \sin \psi'.$$

Et l'on auroit de nouveau cinq équations pour les cinq variables, r, ψ, ψ', φ , & φ' , savoir,

$$m' \frac{d^2 r - r (\cos \psi^2 d\varphi^2 + d\psi^2)}{dt^2} + m'' \frac{d^2 r + (a-r) (\cos \psi'^2 d\varphi'^2 + d\psi'^2)}{dt^2}$$

$$- \pi m' \sin \psi + \pi m'' \sin \psi' = 0,$$

$$\frac{d \cdot (r^2 d\psi) + r^2 \cos \psi \sin \psi d\varphi^2}{dt^2} - \pi r \cos \psi = 0$$

$$\frac{d.(a-r)^2 d\psi' + (a-r)^2 \operatorname{cof} \psi' \sin \psi' d\phi'^2}{dt^2} + \pi(a-r) \operatorname{cof} \psi' = 0,$$

$$\frac{d.(r^2 \operatorname{cof} \psi^2 d\phi)}{dt^2} = 0, \quad \frac{d.(a-r)^2 \operatorname{cof} \psi'^2 d\phi'}{dt^2} = 0.$$

Les deux dernières sont intégrables, & donnent d'abord

$$\frac{d\phi}{dt} = \frac{A}{r^2 \operatorname{cof} \psi^2}, \quad \frac{d\phi'}{dt} = \frac{B}{(a-r)^2 \operatorname{cof} \psi'^2},$$

valeurs qui étant substituées dans la seconde & la troisième les transforment en celles-ci,

$$\frac{d.r^2 d\psi}{dt^2} + \frac{A^2 \sin \psi}{r^2 \operatorname{cof} \psi^3} - \pi r \operatorname{cof} \psi = 0$$

$$\frac{d.(a-r)^2 d\psi'}{dt^2} + \frac{B^2 \sin \psi'}{(a-r)^2 \operatorname{cof} \psi'^3} + \pi(a-r) \operatorname{cof} \psi' = 0,$$

dont l'intégration n'est gueres possible en général.

Elle le deviendroit si on faisoit abstraction de la pesanteur des corps; en supposant $\pi = 0$; alors les équations étant multipliées, la première par $r^2 d\psi$, & la seconde par $(a-r) d\psi'$, on auroit les intégrales

$$\frac{r^2 d\psi^2}{dt^2} + \frac{A^2}{\operatorname{cof} \psi^3} = C^2, \quad \frac{(a-r)^2 d\psi'^2}{dt^2} + \frac{B^2}{\operatorname{cof} \psi'^3} = D^2,$$

d'où l'on tire

$$\frac{dt}{r^2} = \frac{d\psi}{V\left(C^2 - \frac{A^2}{\operatorname{cof} \psi^3}\right)}, \quad \frac{dt}{(a-r)^2} = \frac{d\psi'}{V\left(D^2 - \frac{B^2}{\operatorname{cof} \psi'^3}\right)},$$

on a d'ailleurs l'intégrale $T + V = \text{const}$, laquelle à cause de $V = 0$, devient, après la substitution des valeurs précédentes de $d\phi$, $d\phi'$, $d\psi$, $d\psi'$,

$$m' \left(\frac{C^2}{r^2} + \frac{dr^2}{dt^2} \right) + m'' \left(\frac{D^2}{(a-r)^2} + \frac{d(a-r)^2}{dt^2} \right) = E^2,$$

& par conséquent

$$dt = \frac{dr\sqrt{(m'+m'')}}{V\left(E^2 - \frac{m'c^2}{r^2} - \frac{m''D^2}{(a-r)^2}\right)}.$$

Cette valeur de dt étant ensuite substituée dans les quatre intégrales précédentes, on aura des équations séparées, par lesquelles on pourra, au moyen des quadratures, déterminer $t, \psi, \psi', \varphi, \varphi'$ en r .

Au reste, si le même corps m du milieu, au lieu d'être fixement arrêté, comme nous venons de le supposer, pouvoit glisser librement sur une surface, ou sur une ligne donnée, alors les coordonnées x, y, z ne seroient pas nulles, mais l'une d'entr'elles seroit une fonction donnée des deux autres, ou deux de ces coordonnées seroient données en fonctions de la troisième; & il n'y auroit qu'à faire ces substitutions dans les mêmes expressions de T & de V , en ayant ensuite égard à la variabilité de ces coordonnées.

34. Si le fil étant fixement arrêté par une de ses extrémités, est chargé de deux corps pesants m & m' , dont le premier soit le plus proche du point fixe, on fera d'abord $x' = x + \xi, y' = y + \eta, z' = z + \zeta$, & les expressions de T & de V deviendront

$$T = (m + m') \frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2dt^2} + m' \frac{dx d\xi + dy d\eta + dz d\zeta}{dt^2} \\ + m' \frac{d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2}{2dt^2}, V = -\pi(m + m')z - \pi m' \zeta.$$

Ensuite nommant r la portion du fil interceptée entre le point fixe & le corps m , & r' la portion interceptée entre ce corps & le suivant m' , on fera $x = r \cos \psi \cos \varphi$,

$y = r \cos \psi \sin \phi$, $z = r \sin \psi$, $\xi = r' \cos \psi' \cos \phi'$, $\eta = r' \cos \psi' \sin \phi'$,
 $\zeta = r' \sin \psi'$, & regardant r & r' comme constantes, on trou-
 vera quatre équations pour les quatre variables ψ , ϕ , ψ' , ϕ' .
 Mais ces équations ne sont pas intégrables en général, &
 il n'y a que le cas où les corps se meuvent sur un plan
 horizontal qui soit susceptible d'une solution complète. On
 fera dans ce cas ψ & ψ' nuls, ce qui donnera $V = 0$, &

$$T = (m + m') \frac{r^2 d\phi^2}{2 dt^2} + m' \frac{r r' \cos(\phi' - \phi) d\phi' d\phi}{dt^2} + m'' \frac{r'^2 d\phi'^2}{2 dt^2}.$$

Cette expression de T est, comme l'on voit, de la même
 forme que celle de l'article 31; elle fournira donc des équations
 semblables, aux coefficients près, & qui s'intégreront
 par conséquent de la même manière.

On trouvera par un procédé semblable, les équations du
 mouvement d'un fil chargé de tant de corps qu'on voudra;
 mais la difficulté consistera dans leur intégration; & je ne
 connois qu'un seul cas où elle puisse réussir en général; c'est
 celui où l'on suppose que les corps s'éloignent très-peu de la
 verticale; car comme la position verticale du fil est celle
 de son équilibre, ce cas sera susceptible de la méthode gé-
 nérale donnée dans le Paragraphe premier de la Section
 présente.

35. Lorsque les corps s'éloignent peu de la verticale, qui
 est l'axe des z , les coordonnées x , y , x' , y' , &c; sont très-
 petites; c'est pourquoi il conviendra de conserver ces coor-
 données dans le calcul. Nommant donc r , r' , r'' , &c, les
 portions du fil interceptées entre le point fixe & le pre-
 mier corps m , entre ce corps & le suivant m' , entre celui-
 ci & le corps m'' , & ainsi de suite, on aura $r = \sqrt{x^2 + y^2 + z^2}$,

304 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$r = \sqrt{(x' - x)^2 + (y' - y)^2 + (z' - z)^2}$, &c, d'où l'on tire $z = \sqrt{r^2 - x^2 - y^2}$, $z' - z = \sqrt{r'^2 - (x' - x)^2 - (y' - y)^2}$, &c; c'est-à-dire, à cause de la petitesse de $x, x', \&c, y, y', \&c,$

$$z = r - \frac{x^2 + y^2}{2r}, \quad z' - z = r' - \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'}, \quad \&c;$$

ainsi les valeurs de $z, z', z'', \&c,$ seront

$$z = r - \frac{x^2 + y^2}{2r}$$

$$z' = r + r' - \frac{x^2 + y^2}{2r} - \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'}$$

$$z'' = r + r' + r'' - \frac{x^2 + y^2}{2r} - \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'} - \frac{(x'' - x'')^2 + (y'' - y'')^2}{2r''},$$

&c.

On les substituera donc dans les expressions générales de T & V de l'article 27, en faisant $r, r', r'' \&c,$ constantes, & rejetant les termes où les variables $x, y, x', y', \&c,$ monteroient au-delà de la seconde dimension, on aura

$$T = m \frac{dx^2 + dy^2}{2dt^2} + m' \frac{dx'^2 + dy'^2}{2dt^2} + m'' \frac{dx''^2 + dy''^2}{2dt^2} + \&c,$$

$$V = -\pi(m + m' + m'' + \&c)r - \pi(m' + m'' + \&c)r' - \pi(m'' + \&c)r'' - \&c,$$

$$+ \pi(m + m' + m'' + \&c) \frac{x^2 + y^2}{2r} + \pi(m' + m'' + \&c) \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'}$$

$$+ \pi(m'' + \&c) \frac{(x'' - x'')^2 + (y'' - y'')^2}{2r''} + \&c.$$

On voit que dans ces expressions les variables $x, x', x'', \&c,$ sont séparées des variables $y, y', y'', \&c,$ & que les unes & les autres y entrent de la même manière; d'où l'on peut
d'abord

d'abord conclure que l'on aura deux systêmes d'équations différentielles, indépendans & semblables entr'eux, l'un entre $x, x', x'', \&c,$ & l'autre entre $y, y', y'', \&c,$ de sorte qu'il suffira de considérer un seul de ces systêmes; & même on pourra s'en dispenser, car on aura immédiatement pour les valeurs finies de $x, x', x'', \&c,$ des expressions telles que celles de $\xi, \downarrow, \phi, \&c,$ données dans l'article 10, & les valeurs de $y, y', y'', \&c,$ seront aussi de la même forme, & ne différeront que par les constantes arbitraires.

L'expression de V dans laquelle la partie variable est composée de carrés tous positifs, fait voir d'abord que les valeurs de $x, x', x'', \&c,$ & de $y, y', y'', \&c,$ ne sauroient contenir des arcs de cercle, mais seulement des sinus & cosinus réels, en sorte que les corps ne pourront faire que de petites oscillations autour de la verticale, comme nous l'avons démontré en général dans l'article 14. Ainsi on est déjà assuré que les valeurs des coefficients $\sqrt{k}, f, g, h, \&c,$ seront toutes réelles; & il ne s'agira plus que de les déterminer par les méthodes de l'article 13.

Puisque ces valeurs sont les mêmes pour les expressions de $x, x', x'', \&c,$ & de $y, y', y'', \&c,$ il suffira de tenir compte des premières de ces variables, dans la formation des quantités A & B . On changera donc dans T & V les quantités $\frac{dx}{dt}, \frac{dx'}{dt}, \frac{dx''}{dt}, \&c,$ ainsi que $x, x', x'', \&c,$ en $e, f, g, \&c,$ & rejetant tous les autres termes, on aura

$$A = m \frac{e^2}{2} + m' \frac{f^2}{2} + m'' \frac{g^2}{2}, \&c$$

$$B = \pi(m + m' + m'' + \&c) \frac{e^2}{2r} + \pi(m' + m'' + \&c) \frac{(f - e)^2}{2r'}$$

Q q

306 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$+ \pi (m'' + \&c) \frac{(g-f)^2}{2r'} + \&c,$$

d'où, en faisant $AK - B = \Delta$, & ensuite

$$\frac{d\Delta}{de} = 0, \quad \frac{d\Delta}{df} = 0, \quad \frac{d\Delta}{dg} = 0, \quad \&c,$$

on tirera ces équations, où il faudra se souvenir que e doit être = 1,

$$mek - \pi(m + m' + m'' + \&c) \frac{e}{r} + \pi(m' + m'' + \&c) \frac{f-e}{r'} = 0,$$

$$m'fk - \pi(m' + m'' + \&c) \frac{f-e}{r'} + \pi(m'' + \&c) \frac{g-f}{r''} = 0,$$

$$m''gk - \pi(m'' + \&c) \frac{g-f}{r''} + \pi(m''' + \&c) \frac{h-g}{r'''} = 0,$$

&c.

Le nombre de ces équations fera égal à celui des variables $x, x', x'', \&c$, c'est-à-dire, à celui des poids $m, m', m'', \&c$, attachés au fil; & par conséquent égal au nombre des quantités $e, f, g, \&c$; de sorte que puisque $e = 1$, il restera toujours une équation pour la détermination de k . Ainsi en faisant d'abord $e = 1$, la première équation donnera f , la seconde $g, \&c$, en polynomes de k du premier, second, &c, degré; & la dernière ne contiendra plus que k , & fera d'un degré égal à son quantième.

Mais on facilitera cette détermination en commençant par la dernière équation, & remontant successivement à celles qui précèdent. Pour cela nous désignerons par $\mu, \mu', \mu'', \&c, \rho, \rho', \rho'', \&c, a, a', a'', \&c$, les quantités $m, m', m'', \&c, r, r', r'', \&c, e, f, g, \&c$, prises à rebours; & les équations prises aussi dans l'ordre inverse,

$$\text{seront } \mu a k - \pi \mu \frac{a - a'}{\rho} = 0,$$

$$\mu' a' k - \pi (\mu + \mu') \frac{a' - a''}{\rho'} + \pi \mu \frac{a - a'}{\rho} = 0,$$

$$\mu'' a'' k - \pi (\mu + \mu' + \mu'') \frac{a'' - a'''}{\rho''} + \pi (\mu + \mu') \frac{a' - a''}{\rho'} = 0,$$

&c.

Or, nommant n le nombre des poids, on aura $a^{n-1} = e = 1$, de plus on voit par la première des équations ci-dessus, laquelle se trouve ici la dernière, que le terme qui précéderoit e dans la série $e, f, g, \&c$, doit être nul; par conséquent il faudra faire $a^n = 0$; & cette condition donnera l'équation en k . En effet, si on tire successivement des équations précédentes les valeurs de $a', a'', a''', \&c$, elles seront de cette forme, $a' = (1) a, a'' = (2) a, a''' = (3) a, \&c$, où $(1), (2), (3), \&c$, désignent des polynomes en k du premier, second, troisième, &c, degré. Ainsi la condition $a^{n-1} = 1$, donnera $(n-1) a = 1$, d'où l'on tire $a = \frac{1}{(n-1)}$; & ensuite la condition $a^n = 0$, donnera $(n) = 0$; c'est l'équation en k , dont on fait déjà que les racines doivent être toutes réelles, positives & inégales.

Si les poids sont tous égaux entr'eux, ainsi que leurs distances sur le fil, on aura alors $\mu = \mu' = \mu'', \&c$, & $\rho = \rho' = \rho'', \&c = r$; donc faisant $\frac{rk}{\pi} = c$, les équations deviendront

$$a(c-1) + a' = 0,$$

$$a'(c-3) + 2a'' + a = 0,$$

Qq 2

$$a''(c - \zeta) + 3a''' + 2a' = 0,$$

&c.

d'où l'on tire $a' = (1)a$, $a'' = (2)a$, &c, en faisant

$$(1) = 1 - c$$

$$(2) = 1 - 2c + \frac{c^2}{2}$$

$$(3) = 1 - 3c + \frac{3c^2}{2} - \frac{c^3}{2 \cdot 3},$$

&c,

& en général

$$(q) = 1 - qc + \frac{q(q-1)}{4} c^2 - \frac{q(q-1)(q-2)}{4 \cdot 9} c^3 + \&c.$$

Donc l'équation en k fera

$$1 - nrk + \frac{n(n-1)}{4} r^2 k^2 - \frac{n(n-1)(n-2)}{4 \cdot 9} r^3 k^3 + \&c, = 0;$$

mais la résolution générale de cette équation n'est pas encore connue.

Au reste, comme le dernier terme de cette équation se trouve divisé par $1 \cdot 2 \cdot 3 \dots n$, si on la multiplie toute par ce nombre, & qu'on la dispose dans un ordre renversé, elle devient de cette forme,

$$: k^{n-1} + \frac{n^2(n-1)^2}{2} r^{n-2} k^{n-2} - \frac{n^2(n-1)^2(n-2)^2}{2 \cdot 3} r^{n-3} k^{n-3} + \&c = 0,$$

mais n'en est pas plus facile à résoudre.

36. Si le fil étant prolongé au-delà du poids le plus bas, passoit ensuite dans un anneau placé dans la verticale, & qu'il soutînt encore un poids M attaché à son extrémité, &

servant, pour ainsi dire, à le tendre; il ne s'agiroit que d'ajouter aux expressions de T & de V les termes dûs à l'action de ce nouveau poids. Or comme par la nature du problème ce poids ne peut que monter ou descendre, en restant toujours dans la même verticale que nous prenons pour l'axe des z , il est clair qu'en nommant ζ sa distance au point fixe que nous avons supposé être le centre des coordonnées, il n'y aura qu'à ajouter à T le terme $M \frac{d\zeta^2}{2 dt^2}$, & à V le terme $- \pi M \zeta$ (art. 27); & il ne s'agira que d'avoir ζ exprimé en fonction de $x, y, x', y', \&c.$

Pour cet effet il n'y a qu'à regarder l'anneau & le poids M comme deux nouveaux poids attachés au fil, mais dont le premier peut couler le long du fil, en restant toujours à une même distance γ du point fixe du fil, & dans la même verticale; alors γ & ζ feront les deux derniers termes de la série $z, z', z'', \&c.$ & seront par conséquent exprimés par les mêmes formules, en observant que les termes correspondans dans les séries $x, x', x'', \&c.$ $y, y', y'', \&c.$ doivent être nuls. On aura ainsi

$$\begin{aligned} \gamma &= r + r' + r'' + \&c + r^n - \frac{x^2 + y^2}{2r} - \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'} \\ &- \frac{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2}{2r''} - \&c - \frac{(x^{n-1})^2 + (y^{n-1})^2}{2r^n}, \\ \zeta &= r + r' + r'' + \&c + r^{n+1} - \frac{x^2 + y^2}{2r} - \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'} \\ &- \frac{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2}{2r''} - \&c - \frac{(x^{n-1})^2 + (y^{n-1})^2}{2r^n}; \end{aligned}$$

(les exposans $n - 1$ & n dénotent, comme l'on voit, des quantités & non des puissances) n étant le nombre des

poids attachés au fil entre le point de suspension & l'anneau. Or $r + r' + r'' + \&c + r^{n+1}$ est la longueur de tout le fil depuis le point fixe jusqu'au poids M , laquelle est donnée & par conséquent constante, & que nous désignerons par b ; & $r + r' + r'' + \&c + r^{n-1}$ est la longueur du fil depuis le point de suspension jusqu'au dernier des poids $m, m', \&c, m^{n-1}$, laquelle est aussi donnée, & que nous désignerons par λ . Ainsi la première équation donnera la valeur de r^n portion du fil interceptée entre le poids m^{n-1} & l'anneau; & cette valeur fera, aux quantités très-petites du second degré près, égale à $\gamma - \lambda$. De sorte qu'on aura

$$\zeta = b - \frac{x^2 + y^2}{2r} - \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'} - \frac{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2}{2r''} - \&c - \frac{(x^{n-1})^2 + (y^{n-1})^2}{2(\gamma - \lambda)}.$$

Or puisqu'on néglige dans T & V les termes très-petits d'un ordre au-dessus du second, il est clair que la quantité $M \frac{d^2 \zeta}{2 dt^2}$ à ajouter à T fera nulle; de sorte que la valeur de T , & par conséquent aussi celle de A qui en est dérivée, demeurera la même que dans l'article précédent. Quant à la valeur de V , à laquelle on doit ajouter la quantité $-\pi M \zeta$, on voit qu'il n'y aura qu'à augmenter de πM les coefficients de $\frac{x^2 + y^2}{2r}$, $\frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'}$, &c, dans l'expression de V du même article, & y ajouter de plus les termes $-\pi M l + \pi M \frac{(x^{n-1})^2 + (y^{n-1})^2}{2(\gamma - \lambda)}$. Ainsi la quantité B deviendra, en nommant i le dernier terme de la série, $e, f, g, \&c$, $B = \pi(M + m + m' + m'' + \&c) \frac{e^2}{2r} + \pi(M + m' + m'' + \&c) \frac{(f-e)^2}{2r'}$

$$+\pi(M+m''+\&c)\frac{(g-f)^2}{2r''} + \&c + \pi M \frac{i^2}{2(\gamma-\lambda)}.$$

Désignons, comme ci-dessus, par $\mu, \mu', \mu'', \&c, \rho, \rho', \rho'', \&c, a, a', a'', \&c$, les quantités $m, m', m'', \&c, r, r', r'', \&c, e, f, g, \&c, i$ prises à rebours, il est clair que les valeurs de A & B exprimées par ces quantités, seront

$$A = \mu \frac{a^2}{2} + \mu' \frac{a'^2}{2} + \mu'' \frac{a''^2}{2} + \&c,$$

$$B = \pi M \frac{a^2}{2(\gamma-\lambda)} + \pi(M+\mu) \frac{(a-a')^2}{2\rho} + \pi(M+\mu+\mu') \frac{(a'-a'')^2}{2\rho'} + \&c.$$

Ainsi les équations entre $a, a', \&c$, seront $\frac{d\Delta}{da} = 0$, $\frac{d\Delta}{da'} = 0$, &c, en faisant $\Delta = Ak - B$, savoir,

$$aak - \pi M \frac{a}{\gamma-\lambda} - \pi(M+\mu) \frac{a-a'}{\rho} = 0,$$

$$\mu' a' k + \pi(M+\mu) \frac{a-a'}{\rho} - \pi(M+\mu+\mu') \frac{a'-a''}{\rho'} = 0,$$

$$\mu'' a'' k + \pi(M+\mu'+\mu'') \frac{a'-a''}{\rho'} - \pi(M+\mu+\mu'+\mu'') \frac{a''-a'''}{\rho''} = 0,$$

&c,

dans lesquelles a^{n-1} devra être = 1, & $a^n = 0$.

On procédera pour la résolution de ces équations, comme on l'a dit pour celles de l'article précédent, & il n'y aura plus qu'à substituer les valeurs qu'on aura trouvées dans les formules générales de l'article 10. Mais comme ces équations sont encore plus compliquées que celles-là, on ne sauroit se flatter d'en avoir une résolution générale, si ce n'est dans le cas où l'on suppose le poids M qui tend le fil infiniment plus grand que tous les poids $m, m', \&c$, dont le fil est chargé; dans ce cas les équations se simplifient, & deviennent

312 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$\mu a k - \pi M \left(\frac{a}{\gamma - \lambda} + \frac{a - a'}{\rho} \right) = 0,$$

$$\mu' a' k + \pi M \left(\frac{a - a'}{\rho} - \frac{a' - a''}{\rho'} \right) = 0,$$

$$\mu'' a'' k + \pi M \left(\frac{a' - a''}{\rho'} - \frac{a'' - a'''}{\rho''} \right) = 0,$$

&c.

Supposant de plus les distances $\rho, \rho', \rho'',$ &c, entre les poids égales, ainsi que les poids $\mu, \mu', \mu'',$ &c, & faisant $\frac{\mu}{\pi M} \rho k = c$, on aura

$$a \left(c - 1 - \frac{\rho}{\gamma - \lambda} \right) + a' = 0,$$

$$a' (c - 2) + a + a'' = 0,$$

$$a'' (c - 2) + a' + a''' = 0,$$

&c,

où l'on voit que les quantités $a', a'', a''',$ &c; forment une série récurrente, dont le terme général a' fera de la forme $Ax + Bx'$, en nommant α & β les deux racines de l'équation $x^2 + (c - 2)x + 1 = 0$.

Soit $1 - \frac{c}{2} = \cos \omega$, les deux racines de l'équation seront $\cos \omega \pm \sin \omega \sqrt{-1}$, & changeant les constantes A, B en d'autres C, D , on aura $a' = C \cos \nu \omega + D \sin \nu \omega$, ou bien encore $a' = E \sin (\nu \omega + \epsilon)$, E & ϵ étant deux constantes indéterminées.

Il faut d'abord que cette expression satisfasse à la première équation qui est d'une forme différente des autres. Or faisant

$$\nu = 0$$

$v = 0$ & $v = 1$, on a $a = E \sin \epsilon$, $a' = E \sin (\omega + \epsilon)$, & comme $c = 2 - 2 \cos \omega$, la première équation deviendra . . .
 $(1 - \frac{\rho}{\gamma - \lambda} - 2 \cos \omega) \sin \epsilon + \sin (\omega + \epsilon) = 0$, d'où l'on tire

$$\text{tang. } \epsilon = \frac{\sin \omega}{\cos \omega - 1 + \frac{\rho}{\gamma - \lambda}}.$$

Il faut ensuite que l'on ait $v^{n-1} = 1$, & $v^n = 0$; donc $E \sin ((n-1)\omega \pm \epsilon) = 1$, $E \sin (n\omega \pm \epsilon) = 0$; d'où l'on tire

$$E = \frac{1}{\sin ((n-1)\omega \pm \epsilon)}, \text{ \& } n\omega \pm \epsilon = 180^\circ \times s,$$

s étant un nombre quelconque entier.

Cette dernière équation servira à déterminer ω , qui sera par conséquent toujours un angle réel; & faisant successivement $s = 0, 1, 2, \&c, n-1$, on aura n valeurs différentes de ω qui donneront les n racines de k par les formules

$$k = \frac{cM}{\mu \rho}, \text{ \& } c = 2 - 2 \cos \omega = 4 \sin^2 \frac{\omega}{2}.$$

Si on faisoit s plus grand que n , on ne retrouveroit que les mêmes valeurs de c . Ainsi tout est déterminé, & on a l'avantage dans ce cas d'avoir des expressions générales, tant pour k que pour $a, a', a'', \&c$, c'est-à-dire, pour les coefficients $f, g, \&c$, $= a^{n-1}, a^{n-2}, \&c$.

Cette solution se simplifie encore lorsque $\rho = \gamma - \lambda$, c'est-à-dire, lorsque la portion du fil comprise entre les derniers des poids $m, m', m'', \&c$, & l'anneau fixe est égale à l'intervalle commun ρ des mêmes poids; ce qui a lieu lorsque tous les poids divisent en parties égales la portion du fil

314 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

comprise entre le point fixe & l'anneau. Dans ce cas on aura
 $\text{tang. } \epsilon = \text{tang. } \omega$, & par conséquent $\epsilon = \omega$. Donc $\omega = \frac{180^\circ \cdot s}{n+1}$,

& $a' = \frac{\sin(n+1)\omega}{\sin n\omega}$, ou bien (à cause de $(n+1)\omega = 180^\circ \cdot s$)

$a' = \frac{\sin(n-s)\omega}{\sin \omega}$, & de là $f = \frac{\sin 2\omega}{\sin \omega}$, $g = \frac{\sin 3\omega}{\sin \omega}$ &c.

Ce dernier cas est celui d'une corde vibrante chargée d'un nombre quelconque n de petits poids égaux & placés à distances égales entr'eux, & qui étant fixe dans une extrémité, est tendue par une force M qui agit à l'autre extrémité, soit que cette force vienne d'un poids attaché au fil, ou d'un ressort, ou même de l'élasticité du fil supposé capable d'extension & de contraction. Aussi la solution qui résulte des formules précédentes, s'accorde-t-elle entièrement avec celle que nous avons donnée autrefois par une analyse différente.

37. Ce que nous venons de dire sur l'identité des effets de la tension produite par un poids, ou par l'élasticité même du fil, paroît évident de soi-même, du moins tant que les oscillations sont très-petites. Cependant comme le problème du mouvement d'un fil inextensible est, par sa nature, différent de celui des oscillations d'un fil extensible & élastique, nous allons donner aussi la solution directe de ce dernier.

Il n'y a ici aucune équation de condition à satisfaire, mais il faut tenir compte de la force élastique du fil, dont l'effet est de raccourcir chaque portion $r, r', r'', \&c.$ Soient donc $R, R', R'', \&c.$ les élasticités respectives des parties du fil $r, r', r'', \&c.$ qui joignent les différens corps, élasticités qui tendent à diminuer les lignes $r, r', r'', \&c.$ & qu'on peut supposer exprimées par des fonctions de ces mêmes lignes; il en ré-

fultera dans la valeur de V les nouveaux termes $\int E dr + \int E' dr' + \int E'' dr'' + \&c$; & il ne s'agira que d'y substituer pour $r, r', r'', \&c$, leurs valeurs en $x, y, z, x', y', \&c$; & de traiter ensuite toutes ces coordonnées comme des variables indépendantes.

Ainsi dans le cas où le fil est fixe dans l'origine des coordonnées, & qu'il est chargé des poids $\pi m, \pi m', \pi m'', \&c$, on aura en général

$$T = m \frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2 dr^2} + m' \frac{dx'^2 + dy'^2 + dz'^2}{2 dr'^2} + \&c,$$

$$V = -\pi m z - \pi m' z' - \&c + \int R dr + \int R' dr' + \&c,$$

d'où $\delta V = -\pi (m \delta z + m' \delta z' + \&c) + R \delta r + R' \delta r' + \&c,$

& il n'y aura qu'à mettre pour $\delta r, \delta r'$, leurs valeurs tirées des formules $r = \sqrt{(x^2 + y^2 + z^2)}$, $r' = \sqrt{(x' - x)^2 + (y' - y)^2 + (z' - z)^2}$, &c; ensuite chacune des variables $x, y, \&c$; donnera une équation différentielle de la forme

$$\text{générale } d. \frac{\delta T}{\delta dx} - \frac{\delta T}{\delta x} + \frac{\delta V}{\delta x} = 0.$$

Dans le cas où les corps s'éloignent très-peu de la verticale qui est ici l'axe des coordonnées z , les valeurs des autres coordonnées $x, y, x', y', \&c$, sont très-petites, & celles des quantités $r, r', \&c, z, z', \&c$, diffèrent très-peu de ce qu'elles sont dans l'état d'équilibre où $x, y, x', y', \&c$, sont nulles.

Supposons qu'alors on ait $r = p, r' = p', r'' = p'', \&c$; $z = q, z' = q', z'' = q'', \&c$, & soit en général $r = p + \rho, r' = p' + \rho', \&c; z = q + \zeta, z' = q' + \zeta', \&c$. On aura donc d'abord $p = q, p' = q' - q, p'' = q'' - q', \&c$; ensuite

316 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$p + \rho = \sqrt{(x^2 + y^2 + (q + \zeta)^2)}$, $p' + \rho' = \sqrt{(x' - x)^2 + (y' - y)^2 + (q' - q + \zeta' - \zeta)^2}$, &c, d'où l'on tire en négligeant les dimensions des quantités très-petites $x, y, \zeta, x', y', \zeta'$, &c, au-dessus du second degré,

$$\rho = \zeta + \frac{x^2 + y^2}{2p}, \quad \rho' = \zeta' - \zeta + \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2p'},$$

$$\rho'' = \zeta'' - \zeta' + \frac{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2}{2p''}, \quad \&c.$$

Soient maintenant $P, P', \&c$, les valeurs de $R, R', \&c$, lorsque $r, r', \&c$, sont $p, p', \&c$, c'est-à-dire, les élasticités des fils lorsque leurs longueurs sont réduites à $p, p', \&c$; on aura par les formules connues, en mettant $p + \rho$ au lieu de r , $fR dr = fP dp + P\rho + \frac{dP}{2dp} \rho^2 + \&c$, & ainsi des autres fonctions $fR' dr', \&c$. Donc faisant ces substitutions, & rejetant les termes où les quantités très-petites, monteroient au-dessus du second degré, on aura

$$T = m \frac{dx^2 + dy^2 + d\zeta^2}{2dt^2} + m' \frac{dx'^2 + dy'^2 + d\zeta'^2}{2dt^2} + m'' \frac{dx''^2 + dy''^2 + d\zeta''^2}{2dt^2} + \&c,$$

$$V = fP dp - \pi m q + fP' dp' - \pi m' q' + fP'' dp'' - \pi m'' q'' + \&c,$$

$$+ (P - \pi m) \zeta + P' (\zeta' - \zeta) - \pi m' \zeta' + P'' (\zeta'' - \zeta') - \pi m'' \zeta'' + \&c,$$

$$+ P \frac{x^2 + y^2}{2p} + \frac{dP}{2dp} \zeta^2 + P' \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2p'} + \frac{dP'}{2dp'} (\zeta' - \zeta)^2$$

$$+ P'' \frac{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2}{2p''} + \frac{dP''}{2dp''} (\zeta'' - \zeta')^2 + \&c.$$

Or pour que l'équilibre ait lieu dans la situation où les quantités très-petites $x, y, \zeta, x', y', \zeta', \&c$, sont nulles, il faut, comme nous l'avons vu dans l'article 9, que les premières dimensions de ces quantités disparaissent dans l'ex-

pression de V ; ainsi égalant à zéro les coefficients de $\zeta, \zeta', \zeta'', \&c.$, on aura ces équations

$$P - \pi m - P' = 0, P' - \pi m' - P'' = 0, P'' - \pi m'' - P''' = 0, \&c,$$

lesquelles donnent

$$P' = P - \pi m, P'' = P - \pi (m + m'), P''' = P - \pi (m + m' + m''), \&c.$$

En comparant maintenant ces expressions de T & de V avec celles qui conviennent au problème de l'article 36, on voit qu'elles sont de la même forme, du moins pour la partie qui contient les variables $x, y, x', y', \&c.$, & qu'elles deviennent même identiques de part & d'autre en faisant $P = \pi (M + m + m' + m'' + \&c.)$; de sorte que les valeurs de ces variables seront nécessairement les mêmes dans les deux problèmes. Quant aux autres variables $\zeta, \zeta', \&c.$, elles auront aussi des valeurs semblables, en changeant seulement les quantités $\frac{P}{p}, \frac{P'}{p'}, \&c.$, en $\frac{dP'}{dp}, \frac{dP''}{dp'}, \&c.$, comme on le voit d'abord par les expressions précédentes de T & V . Ainsi nous ne nous arrêterons pas davantage sur ce problème.

38. Les cas que nous venons d'examiner, sont tous susceptibles de solutions complètes, parce que la supposition des mouvemens très-petits rend les équations différentielles, simplement linéaires, & par conséquent intégrables, comme nous l'avons vu dans le paragraphe second. Il peut cependant y avoir des circonstances qui détruisent les avantages de cette supposition. Par exemple, si le fil étoit fixe par les deux extrémités, & qu'il fût en même-tems inextensible, incapable de contraction, ou plutôt si les corps étoient unis par des verges droites jointes ensemble par des charnières, & dont

318 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

la première & la dernière fussent assujetties à tourner autour de deux points fixes ; alors en supposant toujours que les corps s'éloignent très-peu de la verticale, on auroit d'abord pour T & V les mêmes valeurs que dans l'article 35, mais avec cette différence que les variables $x, y, x',$ &c, au lieu d'être entr'elles tout-à-fait indépendantes, devroient satisfaire à l'équation résultante de la condition que l'extrémité inférieure du fil soit aussi fixe. Or nommant γ la distance verticale entre ce point fixe & le point fixe supérieur, on aura, comme dans l'article 36,

$$\gamma = r + r' + r'' + \&c + r^n - \frac{x^2 + y^2}{2r} - \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'} - \frac{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2}{2r''} - \&c - \frac{(x^{n-1})^2 + (y^{n-1})^2}{2r^n},$$

où routes les quantités $r, r', r'',$ &c, r^n sont données, puisque ce sont les longueurs des différens fils ou verges, qui unifissent les corps, de manière que leur somme $r + r' + r'' + \&c + r^n$ exprime la longueur totale du fil entre les deux points fixes, & par conséquent $r + r' + r'' + \&c + r^n - \gamma$ est l'excès de la longueur du fil sur la partie de l'axe à laquelle il répond. Nommant donc c^2 cet excès qui est connu, on aura l'équation

$$c^2 = \frac{x^2 + y^2}{2r} + \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'} + \frac{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2}{2r''} + \&c + \frac{(x^{n-1})^2 + (y^{n-1})^2}{2r^n},$$

dans laquelle on voit que les variables forment par-tout deux dimensions, enforte qu'il est impossible d'en déterminer une quelconque, sans employer les radicaux.

On a donc ici le cas dont on a parlé en général dans l'article

16, & qui échappe à la méthode générale pour la détermination des mouvemens très-petits; ce qui est d'autant plus singulier qu'en supposant les fils ou les verges tant soit peu extensibles & contractibles, le problème redevient susceptible d'une solution complète, comme nous l'avons vu ci-dessus. C'est une remarque curieuse, & qui n'avoit pas encore été faite.

Pour rendre encore plus sensible cette vérité, nous allons résoudre le cas précédent dans la supposition qu'il n'y ait que deux poids m , m' attachés au fil, & que les mouvemens se fassent dans un même plan. On n'aura ainsi qu'à déterminer deux variables x & x' , toutes les autres étant nulles par l'hypothèse.

L'équation de condition sera donc dans ce cas

$$c^2 = \frac{x^2}{2r} + \frac{(x' - x)^2}{2r'} + \frac{x'^2}{2r''},$$

& les valeurs de T & V seront comme dans l'article 35,

$$T = m \frac{dx^2}{2dt^2} + m' \frac{dx'^2}{2dt^2},$$

$$V = -\pi(m+m')r - \pi m' r' + \pi(m+m') \frac{x^2}{2r} + \pi m' \frac{(x' - x)^2}{2r'}.$$

On peut, pour plus de facilité, employer l'intégrale générale $T + V = const$, laquelle a lieu aussi dans ce cas, puisque l'équation de condition ne renferme point t (art. 4). On aura donc

$$m \frac{dx^2}{2dt^2} + m' \frac{dx'^2}{2dt^2} + \pi(m+m') \frac{x^2}{2r} + \pi m' \frac{(x' - x)^2}{2r'} = b^2,$$

b étant une constante arbitraire; & cette équation combinée

avec l'équation de condition ci-dessus, servira à déterminer x & x' .

Supposons, pour simplifier davantage, les deux poids m, m' égaux, ainsi que les longueurs r, r', r'' des trois verges, & $\pi = 1$; & faisons $x = \xi \sin \varphi$, $x' = \xi \cos \varphi$, l'équation de condition donnera

$$\frac{r c^2}{\xi^2} = 1 - \sin \varphi \cos \varphi = 1 - \frac{\sin 2 \varphi}{2},$$

& l'équation différentielle deviendra

$$r \xi^2 \frac{d\varphi^2}{dt^2} + 2 \sin \varphi^2 + (\sin \varphi - \cos \varphi)^2 = \frac{2 r b^2}{m},$$

d'où l'on tire en substituant pour ξ^2 la valeur tirée de l'équation précédente

$$dt = \frac{d\varphi \sqrt{r}}{\sqrt{\left(\frac{b^2}{m c^2} - 1\right) (2 - \sin 2 \varphi) + \cos 2 \varphi}},$$

différentielle dont l'intégration dépend de la rectification des sections coniques. De sorte que, même dans le cas le plus simple, le problème est d'un ordre supérieur aux fonctions logarithmiques & circulaires.

39. En conservant la supposition des corps unis par des verges droites & inflexibles, imaginons maintenant que les charnières par lesquelles ces verges sont jointés, soient élastiques, c'est-à-dire, douées de forces qui tendent à remettre tous ces côtés du polygone en ligne droite les uns avec les autres; il ne s'agira que d'introduire dans l'expression de $\sqrt{\quad}$ les termes dûs à ces différentes forces, dont l'effet consiste à diminuer les angles de contingence du polygone.

Soient

Soient $E, E', E'', \&c$, les forces élastiques qui agissent dans les angles ou jointures des verges $r \& r', r' \& r'', r'' \& r''', \&c$, dans lesquels sont placés les corps $m, m', m'', \&c$; & soient $e, e', e'', \&c$, les complémens de ces angles à 180° , c'est-à-dire, les angles de contingence du polygone, dont $r, r', r'', \&c$, sont les côtés successifs; les termes à ajouter à V seront $\int E de + \int E' d e' + \int E'' d e'' + \&c$, en regardant, ce qui est toujours permis, $E, E', E'', \&c$, comme des fonctions données de $e, e', e'', \&c$. On déterminera ces angles en fonctions des coordonnées, comme nous l'avons fait dans le paragraphe second de la Section cinquieme de la premiere Partie; en effet, il est clair que si on imagine une droite p qui joigne les extrémités des deux côtés contigus $r \& r'$, on aura dans le triangle, dont r, r', p sont les trois côtés, & dont $180^\circ - e$ est l'angle opposé au côté p , on aura, dis-je, $\cos e = - \frac{r^2 + r'^2 - p^2}{2 r r'}$; & de même on aura $\cos e' = - \frac{r'^2 + r''^2 - p'^2}{2 r' r''}$, en prenant p' pour le troisieme côté du triangle, dont $r' \& r''$ sont les deux premiers, & ainsi de suite. De plus il est aisé de voir qu'on aura $p = \sqrt{(x'^2 + y'^2 + z'^2)}$, $p' = \sqrt{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2 + (z'' - z')^2}$, $p'' = \sqrt{(x''' - x'')^2 + (y''' - y'')^2 + (z''' - z'')^2}$, &c. Donc puisque $r = \sqrt{(x^2 + y^2 + z^2)}$, $r' = \sqrt{(x' - x)^2 + (y' - y)^2 + (z' - z)^2}$, $r'' = \sqrt{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2 + (z'' - z')^2}$, &c, on aura

$$\cos e = \frac{x(x' - x) + y(y' - y) + z(z' - z)}{r r'},$$

$$\cos e' = \frac{(x' - x)(x'' - x') + (y' - y)(y'' - y') + (z' - z)(z'' - z')}{r' r''},$$

$$\cos e'' = \frac{(x''-x')(x'''-x'')+(y''-y')(y'''-y'')+(\zeta''-\zeta')(\zeta'''-\zeta'')}{r''r'''},$$

&c.

On suppose communément que la force élastique dans les lames à ressorts est proportionnelle à l'angle même de contingence, mais on peut la supposer également proportionnelle au sinus de cet angle, parce que dans l'infiniment petit, le sinus se confond avec l'angle même; il paroît même que cette supposition est plus conforme à la manière dont on peut concevoir que la force élastique est produite dans la courbure des ressorts. Quoi qu'il en soit, si on fait

$$E = H \sin e, \quad E' = H \sin e', \quad E'' = H \sin e'', \quad \&c.,$$

H étant un coefficient constant, on aura

$$fE de = H(1 - \cos e), \quad fE' de' = H(1 - \cos e'), \quad \&c.;$$

& il n'y aura qu'à substituer pour e , $\cos e$, $\cos e'$, &c, les valeurs précédentes, & procéder ensuite comme à l'ordinaire.

Lorsque les coordonnées x , x' , x'' , &c, y , y' , y'' , &c, sont très-petites, comme nous l'avons supposé dans l'article 35 & suiv. alors on a, ainsi qu'on l'a vu dans cet article,

$$\zeta = r - \frac{x^2 + y^2}{2r}, \quad \zeta' - \zeta = r' - \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'},$$

$$\zeta'' - \zeta' = r'' - \frac{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2}{2r''}, \quad \& \text{ ainsi de suite;}$$

donc substituant ces valeurs dans les expressions de $\cos e$, $\cos e'$, $\cos e''$, &c, & négligeant les termes où x , x' , x'' , &c, y , y' , y'' , &c, formeroient ensemble des dimensions plus

hautes que la seconde, on aura

$$\begin{aligned} \cos e &= 1 - \frac{x^2 + y^2}{2r^2} - \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'^2} + \frac{x(x' - x) + y(y' - y)}{rr'} \\ \cos e' &= 1 - \frac{(x' - x)^2 + (y' - y)^2}{2r'^2} - \frac{(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2}{2r''^2} + \frac{(x' - x)(x'' - x') + (y' - y)(y'' - y')}{r'r''} \end{aligned}$$

&c.

Ainsi les termes dûs à l'élasticité dans l'expression de V , seront

$$\begin{aligned} &\frac{K}{2} \left(\left(\frac{x}{r} + \frac{x' - x}{r'} \right)^2 + \left(\frac{y}{r} + \frac{y' - y}{r'} \right)^2 \right) + \\ &\frac{K}{2} \left(\left(\frac{x' - x}{r'} + \frac{x'' - x'}{r''} \right)^2 + \left(\frac{y' - y}{r'} + \frac{y'' - y'}{r''} \right)^2 \right) + \\ &\frac{K'}{2} \left(\left(\frac{x'' - x'}{r''} + \frac{x''' - x''}{r'''} \right)^2 + \left(\frac{y'' - y'}{r''} + \frac{y''' - y''}{r'''} \right)^2 \right) + \&c. \end{aligned}$$

Ajoutant donc ces termes à la valeur de V de l'article 35, & achevant ensuite le calcul de la même manière, on aura le mouvement d'un fil élastique fixe par une de ses extrémités, & chargé d'un nombre quelconque de poids.

Tous les problèmes qu'on pourroit encore proposer sur le mouvement de plusieurs corps qui se tiennent par des fils ou par des verges, se résoudreont toujours facilement par l'application de nos formules générales, & nous ne croyons pas devoir nous étendre davantage sur cette matière, qui n'est au fond que de pure curiosité.

40. Au reste, la solution de ces sortes de problèmes se simplifie beaucoup, lorsqu'on regarde le fil ou la verge qui joint les différens corps, comme inflexible & d'une figure donnée. Alors il n'y a de variables que celles qui dépendent

324 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

du mouvement du fil dans l'espace, & du mouvement des corps le long du fil; & l'on aura les formules les plus simples, en exprimant par ces variables mêmes les valeurs des coordonnées, & introduisant ces valeurs dans les expressions générales de T & de V , car chaque variable ξ donnera toujours une équation de la forme $d \cdot \frac{\delta T}{\delta d\xi} - \frac{\delta T}{\delta \xi} + \frac{\delta V}{\delta \xi} = 0$, comme nous l'avons démontré.

Supposons, pour donner un exemple des plus simples, qu'une verge droite mobile autour d'un point fixe, soit chargée de tant de poids $m, m', m'', \&c$, qu'on voudra, & qui soient ou fixement attachés, ou libres de couler le long de la verge. Prenant le point fixe pour l'origine des coordonnées, on nommera $r, r', r'', \&c$, les distances variables ou constantes des corps $m, m', m'', \&c$, à ce point, & ψ, ϕ , les angles de la verge avec le plan horizontal des x & y , & de sa projection sur ce plan avec l'axe des x ; il est clair que les coordonnées x, y, z , seront exprimées comme dans l'article 17, par $r \cos \psi \cos \phi, r \cos \psi \sin \phi, r \sin \psi$, & que les autres coordonnées $x', y', z', x'', y'', \&c$, seront exprimées de la même manière, en changeant seulement r en $r', r'', \&c$, puisque les angles ψ & ϕ sont les mêmes pour tous les rayons $r, r', \&c$; par conséquent on aura $dx^2 + dy^2 + dz^2 = r^2 (\cos^2 \psi d\phi^2 + d\psi^2) + dr^2$, $dx'^2 + dy'^2 + dz'^2 = r'^2 (\cos^2 \psi d\phi^2 + d\psi^2) + dr'^2$ &c, en supposant tous les corps $m, m', \&c$, mobiles à la fois. Ainsi en ayant égard à leur pesanteur ou force constante & verticale π , on aura (art. 27)

$$T = (m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c) \times \frac{\cos^2 \psi d\phi^2 + d\psi^2}{2 dt^2}$$

$$+ m \frac{dr^2}{2 dt^2} + m' \frac{dr'^2}{2 dt^2} + m'' \frac{dr''^2}{2 dt^2} + \&c ,$$

$$V = - \pi (m r + m' r' + m'' r'' + \&c) \sin \downarrow ;$$

& comme les variables $r, r', r'', \&c, \phi, \downarrow$ sont indépendantes, chacune d'elles donnera une équation différentielle.

En faisant d'abord varier ϕ , on aura l'équation différentielle

$$\frac{d. (m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c) \operatorname{cof} \downarrow^2 d \phi}{d t^2} = 0 ,$$

dont l'intégrale est

$$\frac{(m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c) \operatorname{cof} \downarrow^2 d \phi}{d t} = A .$$

En faisant ensuite varier \downarrow , on aura cette autre équation différentielle,

$$\begin{aligned} & \frac{d. (m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c) d \downarrow}{d t^2} \text{ ---} \\ & \frac{(m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c) \sin \downarrow \operatorname{cof} \downarrow d \phi^2}{d t^2} \text{ ---} \\ & \pi (m r + m' r' + m'' r'' + \&c) \operatorname{cof} \downarrow = 0 , \end{aligned}$$

laquelle en substituant pour $\frac{d \phi}{d t}$ sa valeur tirée de l'intégrale précédente, devient

$$\begin{aligned} & \frac{d. (m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c) d \downarrow}{d t^2} \text{ ---} \\ & \frac{A^2 \sin \downarrow}{(m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c) \operatorname{cof} \downarrow^3} \text{ ---} \\ & \pi (m r + m' r' + m'' r'' + \&c) \operatorname{cof} \downarrow = 0 . \end{aligned}$$

Celle-ci seroit intégrable, étant multipliée par $(m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c) d\psi$, si la quantité $\pi(m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c)$ $(m r + m' r' + m'' r'' + \&c)$ étoit constante ou nulle, ou une fonction de ψ .

Le premier cas a lieu en général quand toutes les quantités $r, r', r'', \&c$, sont constantes, c'est-à-dire, lorsque les corps sont fixement attachés à la verge. Dans ce cas il est visible que les deux équations en ϕ & ψ , & par conséquent aussi les oscillations de la verge seront les mêmes que s'il n'y avoit qu'un seul corps M placé à une distance R du point fixe, enforte que l'on eût

$$M R^2 = m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c,$$

$$M R = m r + m' r' + m'' r'' + \&c.$$

La valeur de R fera donc la distance du centre d'oscillation, & celle de M fera la masse à placer dans ce centre, pour que la même impulsion produise le même mouvement dans le pendule simple que dans le composé.

Le cas où $\pi(m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c)(m r + m' r' + m'' r'' + \&c)$, seroit une fonction de ψ , est purement imaginaire, & nous nous dispenserons de l'examiner. Nous nous contenterons donc de discuter l'autre cas, où cette quantité est nulle, ou du moins disparoît par la supposition de $\pi = 0$, ce qui arrive lorsqu'on fait abstraction de la pesanteur des corps, & que par conséquent la valeur de V est nulle.

Rejettant donc dans la dernière équation en ψ les termes $\pi(m r + m' r' + m'' r'' + \&c) \cos \psi$, & multipliant toute l'équation par $(m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c) d\psi$, elle devient intégrable, & l'intégrale est

$$\frac{(m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c)^2 d\psi^2}{dt^2} - \frac{A^2}{\cos^2 \psi} = B.$$

Soit

$$dt = (m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c) d\theta,$$

on aura $\frac{d\psi^2}{d\theta^2} - \frac{A}{\cos^2 \psi} = B$, d'où l'on tire

$$d\theta = \frac{\cos \psi d\psi}{\sqrt{A^2 + B \cos^2 \psi}} = \frac{d \cdot \sin \psi}{\sqrt{A^2 + B - B \sin^2 \psi}},$$

& intégrant, on aura

$$\sqrt{\frac{B}{A^2 + B}} \times \sin \psi = \sin (\theta \sqrt{B + a}),$$

a étant une constante arbitraire, ainsi que *A* & *B*.

On aura ensuite $d\phi = \frac{A d\theta}{\cos^2 \psi}$; de sorte que comme on a déjà $\sin \psi$ en fonction de θ , on aura aussi, en substituant & intégrant, ϕ en fonction de θ .

Il reste encore à déterminer les valeurs des distances *r*, *r'*, *r''*, &c. Pour embrasser toute la généralité possible, nous supposerons que parmi les corps dont la verge est chargée, il y en ait un ou plusieurs de fixes, en sorte que leurs distances au centre demeurent constantes; & nous désignerons par *MR*² la somme des produits des masses de ces corps par les carrés de leurs distances. Ainsi regardant les masses *m*, *m'*, *m''*, &c, comme mobiles, il n'y aura qu'à ajouter à la somme des termes $m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c$, la constante *MR*².

De cette manière donc la valeur de *T* deviendra, en faisant pour abrégier $\frac{\cos^2 \psi d\phi^2 + d\psi^2}{dt^2} = u^2$,

328 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$T = (MR^2 + mr^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c) u^2 \\ + m \frac{dr^2}{2 dt^2} + m' \frac{dr'^2}{2 dt^2} + m'' \frac{dr''^2}{2 dt^2} + \&c,$$

& la variabilité de $r, r', r'', \&c$, donnera (à cause de $V = 0$) ces équations

$$\frac{d^2 r}{dt^2} - r u^2 = 0, \frac{d^2 r'}{dt^2} - r' u^2 = 0, \frac{d^2 r''}{dt^2} - r'' u^2 = 0, \&c,$$

lesquelles donnent d'abord en chassant u^2

$$\frac{r d^2 r' - r' d^2 r}{dt^2} = 0, \frac{r d^2 r'' - r'' d^2 r}{dt^2} = 0, \&c;$$

$$\& \text{intégrant } \frac{r dr' - r' dr}{dt} = a, \frac{r dr'' - r'' dr}{dt} = b, \&c,$$

$a, b, \&c$, étant des constantes arbitraires.

Soit $r = pr, r' = p'r, \&c$, on aura donc $r^2 dp = a dt, r^2 dp' = b dt, \&c$; donc $dp = \frac{b dp}{a}, p' = \frac{b p}{a} + \beta$, & de même $p'' = \frac{c p}{a} + \gamma, \&c, \beta, \gamma, \&c$, étant d'autres constantes arbitraires.

Maintenant je prends l'intégrale générale $T + V = \text{const}$, laquelle à cause de $V = 0$, se réduit ici à la forme

$$(MR^2 + mr^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c) u^2 \\ + m \frac{dr^2}{2 dt^2} + m' \frac{dr'^2}{2 dt^2} + m'' \frac{dr''^2}{2 dt^2} + \&c = C^2;$$

& substituant par $r^2 u^2, r'^2 u^2, r''^2 u^2, \&c$, les valeurs . . .

$$\frac{r d^2 r}{dt^2}, \frac{r' d^2 r'}{dt^2}, \frac{r'' d^2 r''}{dt^2}, \&c, \text{ tirées des équations . . .}$$

$$\frac{d^2 r}{dt^2} - r u^2 = 0, \frac{d^2 r'}{dt^2} - r' u^2 = 0 \&c, \text{ je la réduis à la}$$

forme

$d^2.$

$$\frac{d^2 \cdot (MR^2 + m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c)}{4 dt^2} = C^2,$$

laquelle donne, par une double intégration,

$$MR^2 + m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c = 2 C^2 t^2 + D t + E,$$

D & E étant deux nouvelles constantes.

Soit pour abrégér

$$MR^2 + m r^2 + m' r'^2 + m'' r''^2 + \&c = \zeta,$$

on aura $\zeta = 2 C^2 t^2 + D t + E$, d'où l'on tire t en fonction de ζ ; nous dénoterons cette fonction par Z , enforte que $t = Z$, & différentiant $d t = d Z$; mais nous avions supposé $d t = \zeta d \theta$, (en ajoutant MR^2 aux termes $m r^2 + m' r'^2 + \&c$, comme nous l'avons prescrit ci-dessus) donc $\zeta d \theta = d Z$, $d \theta = \frac{d Z}{\zeta}$, & intégrant $\theta = \int \frac{d Z}{\zeta}$. Ayant ainsi θ en fonction de ζ , on aura réciproquement ζ en fonction de θ , & nous désignerons par \circ cette fonction, enforte que $\zeta = \circ$. Par conséquent on aura d'abord $d t = \circ d \theta$, & intégrant $t = \int \circ d \theta$; de sorte que l'on aura aussi par-là t en fonction de θ .

Or si dans la valeur de ζ on substitue pour $r^2, r'^2, \&c$, leurs valeurs $p r^2, p' r'^2, \&c$, & ensuite $\frac{b p}{a} + \theta, \&c$, à la place de $p', \&c$, il est clair qu'on aura $\zeta = MR^2 + r^2 P$, P étant une fonction de p , rationnelle, entière & du second degré. Donc $r^2 = \frac{\zeta - MR^2}{P}$ & substituant cette valeur ainsi que celle de $d t$ dans l'équation différentielle $r^2 d p = a d t$, trouvée plus haut, on aura $\frac{\zeta - MR^2}{P} d p = a \circ d \theta$ savoir,

T t

330 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$\frac{dp}{p} = \frac{a \odot d\theta}{z - MR^2} = \frac{a \odot d\theta}{\ominus - MR^2}$, équation séparée, dont l'intégration donnera p en fonction de θ . Et cette valeur de p étant ensuite substituée dans la précédente de r^2 , savoir, $r^2 = \frac{z - MR^2}{p} = \frac{\ominus - MR^2}{p}$, on aura aussi r en fonction de θ ; & de-là à cause de $r' = pr$, $r'' = p'r = \dots \left(\frac{bp}{a} + \beta\right)r$, &c, on aura encore r' , r'' , &c, en fonctions de θ .

Ainsi toutes les variables ϕ , ψ , z , r , r' , r'' , &c, seront connues en fonctions de θ , & chassant θ , au moyen de la valeur de z en θ , on aura ϕ , ψ , r , r' , r'' , &c, en fonctions de z ; ce qui donnera la position de la verge, & celle de chacun des corps mobiles, à chaque instant.

Puisque le terme constant MR^2 exprime la somme des masses des corps attachés à la verge, multipliées par les carrés de leurs distances au centre de rotation, il est clair que si on veut avoir égard à la masse même de la verge, il n'y a qu'à supposer le nombre de ces corps infini, & alors MR^2 sera la somme des produits de chaque particule de la verge par le carré de sa distance au centre de rotation. Ainsi le problème n'est pas plus compliqué dans ce cas que quand on fait abstraction de la masse de la verge.

41. En général quand on veut avoir égard à la masse & à la figure des corps mobiles, il n'y a qu'à considérer chaque corps comme l'assemblage d'une infinité de particules qui conservent entr'elles la même situation si le corps est solide, ou qui peuvent la varier, suivant certaines loix, lorsque le corps est flexible ou fluide; & nous avons montré à la fin de la Section précédente (art. 12 & suiv.) comment

on peut réduire cette considération en calcul, par des différentiations & intégrations relatives à la figure du corps. Nous traiterons dans des Sections particulières du mouvement des corps solides & fluides, parce que cette matière donne lieu à des recherches importantes & curieuses; & nous nous contenterons, en finissant celle-ci, de donner un exemple de la méthode dont il s'agit sur le mouvement des cordes vibrantes.

Supposons le cas de l'article 37, dans lequel le fil est pesant & extensible, & désignons par Dm la masse d'un élément quelconque du fil dont la longueur soit Ds ; en prenant la caractéristique S pour représenter les intégrations relatives aux différences marquées par la caractéristique D , & retenant d'ailleurs les autres dénominations du même article, il est visible que les valeurs de T & de V se réduiront à la forme

$$T = S \frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{dt^2} Dm, V = S (-\pi z Dm + fR dDs),$$

R étant l'élasticité ou la force de contraction de l'élément Ds , laquelle peut toujours être supposée une fonction de ce même élément.

Ainsi comme il n'y a ici aucune équation de condition à satisfaire, on aura, selon la formule de l'article 15 de la Section citée, cette équation générale pour le mouvement du fil ou de la corde,

$$S \left(\frac{d^2x}{dt^2} \delta x + \frac{d^2y}{dt^2} \delta y + \frac{d^2z}{dt^2} \delta z \right) Dm \\ - \pi S \delta z Dm + S R \delta Ds = 0.$$

Or il est clair que Ds élément de la courbe du fil est

représenté par $\sqrt{Dx^2 + Dy^2 + Dz^2}$; donc différentiant selon δ , on aura $\delta Ds = \frac{Dx \delta Dx}{Ds} + \frac{Dy \delta Dy}{Ds} + \frac{Dz \delta Dz}{Ds}$, & par conséquent $SR \delta DS = SR \frac{Dx \delta Dx}{Ds} + SR \frac{Dy \delta Dy}{Ds} + SR \frac{Dz \delta Dz}{Ds}$; où il faudra encore faire disparaître les doubles différences marquées par δD sous le signe S , comme nous l'avons enseigné dans l'article 16 de la même Section.

Ainsi on changera le terme $SR \frac{Dx \delta Dx}{Ds}$ en . . . $R'' \frac{Dx' \delta x''}{Ds''} - R' \frac{Dx' \delta x'}{Ds'} - S \delta x D. \frac{RDx}{Ds}$, en marquant par un trait les quantités qui se rapportent au commencement de l'intégrale, c'est-à-dire, à l'extrémité supérieure du fil, & par deux traits celles qui se rapportent au dernier point de l'intégrale, c'est-à-dire, à l'extrémité inférieure du fil.

On opérera de la même manière sur les termes semblables, & l'on aura cette transformée, dans laquelle il ne se trouve sous le signe S que les simples variations δx , δy , δz .

$$\begin{aligned} S \left[\left(\frac{d^2 x}{dt^2} Dm - D. \frac{RDx}{Ds} \right) \delta x + \left(\frac{d^2 y}{dt^2} Dm - D. \frac{RDy}{Ds} \right) \delta y \right. \\ \left. + \left(\frac{d^2 z}{dt^2} Dm - D. \frac{RDz}{Ds} \right) \delta z \right] \\ + R'' \left(\frac{Dx''}{Ds''} \delta x'' + \frac{Dy''}{Ds''} \delta y'' + \frac{Dz''}{Ds''} \delta z'' \right) \\ - R' \left(\frac{Dx'}{Ds'} \delta x' + \frac{Dy'}{Ds'} \delta y' + \frac{Dz'}{Ds'} \delta z' \right) = 0. \end{aligned}$$

Comme ces variations sont indépendantes entr'elles, on

aura d'abord ces trois équations indéfinies pour tous les points du fil

$$\begin{aligned} \frac{d^2 x}{dt^2} D m - D \cdot \frac{R D x}{D s} &= 0, \\ \frac{d^2 y}{dt^2} D m - D \cdot \frac{R D y}{D s} &= 0, \\ \frac{d^2 z}{dt^2} D m - \pi D m - D \cdot \frac{R D z}{D s} &= 0. \end{aligned}$$

Quant aux termes affectés de $\delta x', \delta y', \delta z', \delta x'', \delta y'', \delta z''$, on remarquera que si le fil est supposé fixe à ses deux extrémités, ces variations seront nulles d'elles-mêmes, & les termes dont il s'agit disparaîtront; de sorte que dans ce cas la solution du problème dépendra uniquement des trois équations précédentes.

Mais si le fil étant fixe dans son extrémité supérieure, à l'extrémité inférieure libre, alors il n'y aura que les trois variations $\delta x', \delta y', \delta z'$ qui seront nulles, & pour faire disparaître les trois autres, il faudra supposer $R'' = 0$. Ainsi dans ce cas il faudra encore satisfaire à la condition que R soit nul à l'extrémité inférieure du fil.

A l'égard des valeurs de $l's$ & de $D m$, il est clair que $D s$, élément de la courbe du fil, est $= \sqrt{D x^2 + D y^2 + D z^2}$, & que $D m$, masse de cet élément, est $= \rho D s$, ρ étant l'épaisseur de cet élément.

42. Si on suppose que le fil s'éloigne très-peu de la figure rectiligne, c'est-à-dire de l'axe des z , en sorte que x & y soient toujours très-petites vis-à-vis de z , & par conséquent aussi $D x, D y$ vis-à-vis de $D z$, on aura aux quantités du second ordre près $D s = D z$. Et si on suppose de plus que

le fil soit très-peu extensible, enforte que les longueurs s soient presque constantes relativement au tems, on aura $\frac{d \cdot Ds}{dt}$, & par conséquent aussi $\frac{d \cdot D\zeta}{dt}$ presque nuls. La dernière équation se réduira donc à $\pi Dm + DR = 0$, d'où l'on tire en intégrant, $R = \text{const} - \pi S \cdot Ds$, puisque $Dm = \cdot Ds$.

Dans la théorie ordinaire des cordes vibrantes, on fait abstraction de la pesanteur de leurs particules, & on les suppose fixes par les deux extrémités. Faisant donc dans ce cas π nul, on aura R constante, & prenant aussi l'élément Ds ou $D\zeta$ pour constant, on aura ces deux équations aux différences partielles

$$\frac{d^2 x}{dt^2} - \frac{R}{s} \cdot \frac{D^2 x}{D\zeta^2} = 0, \quad \frac{d^2 y}{dt^2} - \frac{R}{s} \cdot \frac{D^2 y}{D\zeta^2} = 0,$$

dont l'intégrale complete est, dans le cas de s constante,

$$x, y = f\left(\zeta + t \sqrt{\frac{R}{s}}\right) - F\left(\zeta - t \sqrt{\frac{R}{s}}\right),$$

f , & F dénotant deux fonctions arbitraires.

Cette formule contient toute la théorie des vibrations des cordes sonores, comme on peut le voir dans les Mémoires des Académies de Berlin, de Pétersbourg & de Turin.

Dans le cas d'une chaîne pesante vibrante, l'extrémité inférieure étant libre, il faut que R y soit nul; par conséquent si on fait commencer les intégrations représentées par la caractéristique S au bout supérieur de la chaîne où $\zeta = 0$, on aura $R = \pi (A - S \cdot Ds)$, A étant la valeur de l'intégrale $S \cdot Ds$ pour toute la longueur de la chaîne.

Faisant donc cette substitution dans les deux premières

équations, on aura, à cause de $Dm = \epsilon Ds$, en prenant Ds pour constante,

$$\frac{d^2 x}{dt^2} - \pi \frac{D.(A - S \epsilon Ds) Dx}{\epsilon Ds^2} = 0,$$

$$\frac{d^2 y}{dt^2} - \pi \frac{D.(A - S \epsilon Ds) Dy}{\epsilon Ds^2} = 0.$$

Lorsque la chaîne est uniformément épaisse, alors ϵ est l'unité, $S \epsilon Ds = s$, $A = l$ longueur de la chaîne, & les équations deviennent

$$\frac{d^2 x}{dt^2} - \pi \frac{D(l - s) Dx}{Ds^2} = 0,$$

$$\frac{d^2 y}{dt^2} - \pi \frac{D(l - s) Dy}{Ds^2} = 0,$$

mais elles ne sont intégrables par aucune méthode connue jusqu'ici.

42. Si on vouloit regarder le fil comme inextensible, il faudroit effacer dans l'expression de V le terme $\epsilon f R d \ell s$, & par conséquent dans l'équation générale le terme $S R \epsilon Ds$; mais il faudroit d'un autre côté tenir compte de l'invariabilité des élémens Ds , laquelle donne l'équation de condition $Ds - const = 0$; d'où résultera le terme $S \lambda \delta Ds$ à ajouter au premier membre de la même équation (art. 13, Sect. précéd.). De sorte que comme ce nouveau terme est entièrement semblable à celui qui doit être effacé, en prenant λ à la place de R , on aura toujours les mêmes formules.

Mais il faut remarquer à l'égard des cordes vibrantes, que dans le cas de l'inextensibilité, on ne peut pas supposer les deux extrémités fixes comme dans celui de l'extensibi-

lité; car pour que la corde soit tendue, il faut que l'une des extrémités soit tirée par une force qui tende à la mouvoir; & la supposition la plus simple est d'imaginer, comme dans l'art. 36, que la corde passe dans un anneau fixe, & soutienne ensuite un poids donné πM . De cette manière on aura pour l'extrémité inférieure de la corde x'' & y'' nuls, & par conséquent $\delta x'' = 0$, $\delta y'' = 0$; mais z'' sera variable, & exprimera la distance verticale du poids πM , depuis l'origine des coordonnées z . Et il faudra pour avoir égard à l'action de ce poids, ajouter à la valeur de V le terme $-\pi M z''$, parce que l'action du poids tend à augmenter z'' , & par conséquent au premier membre de l'équation générale, le terme différentiel $-\pi M \delta z''$. Or puisque $\delta z''$ n'est pas nul ici comme dans le cas de l'article 42, il doit rester dans l'équation générale le terme $\lambda'' \frac{D z''}{D s''} \delta z''$, en mettant λ au lieu de R dans la formule de l'art. 41. Ce terme, étant ajouté au précédent, donne . . . $(\lambda'' \frac{D z''}{D s''} - \pi M) \delta z''$, quantité qui doit être nulle indépendamment de $\delta z''$; d'où l'on tire $\lambda'' \frac{D z''}{D s''} - \pi M = 0$, ou bien, à cause de $D z'' = D s''$ à très-peu près, $\lambda'' = \pi M$. Ainsi comme R , & par conséquent aussi λ est une quantité constante dans le cas des oscillations très-petites, & en faisant abstraction de la pesanteur de la corde, on aura en général $\lambda = \pi M$. D'où l'on voit que la force de tension πM est dans le cas de l'inextensibilité égale à la force de contraction R du fil supposé extensible.

44. Ces différens exemples renferment à peu-près tous les problèmes que les Géomètres ont résolus sur le mouvement d'un corps ou d'un système de corps; nous les
avons

avons choisis à dessein, pour qu'on puisse mieux juger des avantages de notre méthode, en comparant nos solutions avec celles que l'on trouve dans les ouvrages de MM. Euler, Clairaut, d'Alembert, &c, & dans lesquelles on ne parvient aux équations différentielles que par des raisonnemens, des constructions & des analyses souvent assez longues & compliquées. L'uniformité, & la rapidité de la marche de cette méthode sont ce qui doit la distinguer principalement de toutes les autres, & ce que nous voulions sur-tout faire voir dans ces applications.

S I X I E M E S E C T I O N.

Sur la rotation des Corps.

L'IMPORTANCE & la difficulté de cette question m'engagent à y destiner une Section à part, & à la traiter à fond. Je donnerai d'abord les formules les plus générales, & en même-tems les plus simples pour représenter le mouvement de rotation d'un corps ou d'un système de corps autour d'un point. Je déduirai ensuite de ces formules, par les méthodes de la Section quatrième, les équations nécessaires pour déterminer le mouvement de rotation d'un corps animé par des forces quelconques. Enfin je donnerai différentes applications de ces équations.

Quoique ce sujet ait déjà été traité par plusieurs Géomètres, la théorie que nous allons en donner, n'en sera pas moins utile. D'un côté elle fournira de nouveaux moyens de

réfoudre le problème célèbre de la rotation des corps de figure quelconque ; de l'autre elle servira à rapprocher & réunir sous un même point de vue , les solutions qu'on a déjà données de ce problème , & qui sont toutes fondées sur des principes différens , & présentées sous diverses formes. Ces sortes de rapprochemens sont toujours instructifs , & ne peuvent qu'être très-utiles aux progrès de l'analyse ; on peut même dire qu'ils y sont nécessaires dans l'état où elle est aujourd'hui ; car à mesure que cette science s'étend & s'enrichit de nouvelles méthodes , elle en devient aussi plus compliquée ; & on ne sauroit la simplifier qu'en généralisant & réduisant tout-à-la-fois les méthodes qui peuvent être susceptibles de ces avantages.

§. I.

Formules générales , relatives au Mouvement de rotation.

I. Les formules différentielles trouvées dans la première Partie (art. 55 , Sect. cinquième) pour exprimer les variations que peuvent recevoir les coordonnées d'un système quelconque de points , dont les distances sont invariables , s'appliquent naturellement à la recherche dont il s'agit ici. Car cette supposition ne fait qu'anéantir les termes qui résulteroient des variations des distances entre les différens points ; en sorte que les termes restans expriment ce que dans le mouvement du système , il y a de général & de commun à tous les points , abstraction faite de leurs mouvemens relatifs ; or c'est précisément ce mouvement commun & absolu que nous nous proposons ici d'examiner.

2. En changeant dans les formules dont nous venons de parler, la caractéristique s en d , on aura pour le mouvement absolu du système, ces trois équations

$$\begin{aligned} dx &= d\lambda + z dM - y dN \\ dy &= d\mu + x dN - z dL \\ dz &= d\nu + y dL - x dM, \end{aligned}$$

dans lesquelles x, y, z représentent à l'ordinaire les coordonnées de chaque point du système par rapport à trois axes fixes & perpendiculaires entr'eux; & où $d\lambda, d\mu, d\nu, dL, dM, dN$ sont des quantités indéterminées, les mêmes pour tous les points, & qui ne dépendent que du mouvement du système en général.

3. Soient maintenant x', y', z' , les coordonnées pour un point déterminé du système, on aura donc aussi

$$\begin{aligned} dx' &= d\lambda + z' dM - y' dN \\ dy' &= d\mu + x' dN - z' dL \\ dz' &= d\nu + y' dL - x' dM; \end{aligned}$$

par conséquent si on retranche ces formules des précédentes, & qu'on fasse pour plus de simplicité $x - x' = \xi, y - y' = \eta, z - z' = \zeta$, on aura ces équations différentielles

$$\begin{aligned} d\xi &= \zeta dM - \eta dN \\ d\eta &= \xi dN - \zeta dL \\ d\zeta &= \eta dL - \xi dM, \end{aligned}$$

dans lesquelles les variables ξ, η, ζ , représenteront les coord-

données des différens points du système, prises depuis un point déterminé du même système, point que nous nommerons dorénavant le centre du système.

4. Ces équations étant linéaires & du premier ordre seulement, il s'en suit de la théorie connue de ces sortes d'équations, que si on désigne par ξ' , ξ'' , ξ''' trois valeurs particulières de ξ , & par η' , η'' , η''' , & ζ' , ζ'' , ζ''' les valeurs correspondantes de η & ζ , on aura les intégrales complètes

$$\xi = a \xi' + b \xi'' + c \xi'''$$

$$\eta = a \eta' + b \eta'' + c \eta'''$$

$$\zeta = a \zeta' + b \zeta'' + c \zeta''' ,$$

a , b , c , étant trois constantes arbitraires.

Il est clair que ξ' , η' , ζ' , ne sont autre chose que les coordonnées d'un point quelconque donné du système, & que de même ξ'' , η'' , ζ'' & ξ''' , η''' , ζ''' , sont les coordonnées de deux autres points du système aussi donnés à volonté; ces coordonnées ayant leur origine commune dans le centre du système.

Ainsi, en connoissant les ordonnées pour trois points donnés, on aura, par les formules précédentes, les valeurs des coordonnées pour tout autre point, valeurs qui seront des fonctions linéaires semblables des coordonnées données.

Mais il faut déterminer les constantes a , b , c .

Pour cela je remarque que puisque dans les équations différentielles on a regardé comme invariables les distances entre les différens points du système, ces distances doivent être des fonctions des constantes introduites par l'intégration; ainsi il faudra prendre quelques-unes de ces distances

pour données, afin de pouvoir déterminer les constantes dont il s'agit.

Soit donc

$$\begin{aligned} \xi^2 + \eta^2 + \zeta^2 &= A^2, \\ \xi'^2 + \eta'^2 + \zeta'^2 &= A'^2, \\ \xi''^2 + \eta''^2 + \zeta''^2 &= A''^2, \\ \xi'''^2 + \eta'''^2 + \zeta'''^2 &= A'''^2, \\ (\xi - \xi')^2 + (\eta - \eta')^2 + (\zeta - \zeta')^2 &= B'^2, \\ (\xi - \xi'')^2 + (\eta - \eta'')^2 + (\zeta - \zeta'')^2 &= B''^2, \\ (\xi - \xi''')^2 + (\eta - \eta''')^2 + (\zeta - \zeta''')^2 &= B'''^2, \\ (\xi' - \xi'')^2 + (\eta' - \eta'')^2 + (\zeta' - \zeta'')^2 &= C^2, \\ (\xi' - \xi''')^2 + (\eta' - \eta''')^2 + (\zeta' - \zeta''')^2 &= C'^2, \\ (\xi'' - \xi''')^2 + (\eta'' - \eta''')^2 + (\zeta'' - \zeta''')^2 &= C''^2, \end{aligned}$$

les distances $A, A', A'', A''', B', B'', \&c$; étant supposées données; & faisant pour abrégier

$$\begin{aligned} F' &= \frac{A^2 + A'^2 - B'^2}{2}, & F'' &= \frac{A^2 + A''^2 - B''^2}{2}, & F''' &= \frac{A^2 + A'''^2 - B'''^2}{2}, \\ G' &= \frac{A'^2 + A''^2 - C^2}{2}, & G'' &= \frac{A'^2 + A'''^2 - C'^2}{2}, & G''' &= \frac{A''^2 + A'''^2 - C''^2}{2}, \end{aligned}$$

on aura, à la place des six dernières équations, celles-ci plus simples.

$$\begin{aligned} \xi \xi' + \eta \eta' + \zeta \zeta' &= F', \\ \xi \xi'' + \eta \eta'' + \zeta \zeta'' &= F'', \\ \xi \xi''' + \eta \eta''' + \zeta \zeta''' &= F''', \end{aligned}$$

$$\xi' \xi'' + \eta' \eta'' + \zeta' \zeta'' = G',$$

$$\xi' \xi''' + \eta' \eta''' + \zeta' \zeta''' = G'',$$

$$\xi'' \xi''' + \eta'' \eta''' + \zeta'' \zeta''' = G''.$$

Or, si dans les trois premières de ces équations on substitue les valeurs de ξ , η , ζ de l'article précédent, on aura, en vertu des autres équations, les trois suivantes,

$$a A'^2 + b G' + c G'' = F',$$

$$a G' + b A''^2 + c G''' = F'',$$

$$a G'' + b G''' + c A'''^2 = F''',$$

d'où l'on tirera aisément les valeurs de a , b , c .

5. Si les trois points du système que nous avons pris pour donnés (art. 3) sont disposés, en sorte qu'ils forment des triangles rectangles autour du centre, lequel en sera le sommet commun, c'est-à-dire, que ces points soient pris dans trois droites passant par le centre, & formant entr'elles des angles droits, il est visible qu'on aura alors $G' = 0$, $G'' = 0$, $G''' = 0$; & les trois équations ci-dessus donneront sur le champ

$$a = \frac{F'}{A'^2}, \quad b = \frac{F''}{A''^2}, \quad c = \frac{F'''}{A'''^2}.$$

6. Au reste, quoique les trois points dont il s'agit soient à volonté, si on regarde comme données les six quantités A' , A'' , A''' , G' , G'' , G''' , il est clair que les coordonnées d'un quelconque de ces points seront déterminées par celles des deux autres; par exemple, les coordonnées ξ'' , η'' , ζ'' , seront déterminées par les trois équations

$$\xi' \xi''' + \eta' \eta''' + \zeta' \zeta''' = G'' ,$$

$$\xi'' \xi''' + \eta'' \eta''' + \zeta'' \zeta''' = G''' ,$$

$$\xi'''^2 + \eta'''^2 + \zeta'''^2 = A'''^2 ,$$

lesquelles, dans le cas de $G' = 0$, $G'' = 0$, $G''' = 0$,
donnent

$$\xi''' = (\eta' \zeta'' - \zeta' \eta'') \frac{A'''}{A' A''} ,$$

$$\eta''' = (\zeta' \xi'' - \xi' \zeta'') \frac{A'''}{A' A''} ,$$

$$\zeta''' = (\xi' \eta'' - \eta' \xi'') \frac{A'''}{A' A''} .$$

7. Quoique l'analyse précédente soit très-directe, on peut néanmoins parvenir aux mêmes résultats par une voie plus naturelle, en partant de cette considération géométrique, que la position d'un point quelconque dans l'espace, est entièrement déterminée par ses distances à trois points donnés.

En effet, supposons que les coordonnées de ces points soient x', y', z' pour le premier, x'', y'', z'' pour le second, & x''', y''', z''' pour le troisième, & que x, y, z soient en général les coordonnées d'un autre point quelconque dont les distances à ces trois points-là soient représentées par l, m, n ; il est clair qu'on aura ces trois équations,

$$(x - x')^2 + (y - y')^2 + (z - z')^2 = l^2$$

$$(x - x'')^2 + (y - y'')^2 + (z - z'')^2 = m^2 ,$$

$$(x - x''')^2 + (y - y''')^2 + (z - z''')^2 = n^2 ,$$

à l'aide desquelles on pourra déterminer x, y, z en fonctions de $x', y', z', x'',$ &c.

344 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

8. Pour faciliter cette détermination, nous nommerons de plus f, g, h les distances entre les trois points donnés, c'est-à-dire, les trois côtés du triangle formé par ces points; ce qui donnera ces trois équations,

$$\begin{aligned}(x'' - x')^2 + (y'' - y')^2 + (z'' - z')^2 &= f^2, \\(x''' - x')^2 + (y''' - y')^2 + (z''' - z')^2 &= g^2, \\(x''' - x'')^2 + (y''' - y'')^2 + (z''' - z'')^2 &= h^2,\end{aligned}$$

Nous ferons ensuite pour abrégér,

$$\begin{aligned}x - x' &= \xi, \quad y - y' = \eta, \quad z - z' = \zeta, \\x'' - x' &= \xi', \quad y'' - y' = \eta', \quad z'' - z' = \zeta', \\x''' - x' &= \xi'', \quad y''' - y' = \eta'', \quad z''' - z' = \zeta'';\end{aligned}$$

& par ces substitutions les équations précédentes, ainsi que celles de l'article précédent, deviendront

$$\begin{aligned}\xi^2 + \eta^2 + \zeta^2 &= f^2, \\ \xi''^2 + \eta''^2 + \zeta''^2 &= g^2, \\ (\xi'' - \xi')^2 + (\eta'' - \eta')^2 + (\zeta'' - \zeta')^2 &= h^2, \\ \xi^2 + \eta^2 + \zeta^2 &= l^2, \\ (\xi - \xi')^2 + (\eta - \eta')^2 + (\zeta - \zeta')^2 &= m^2, \\ (\xi - \xi'')^2 + (\eta - \eta'')^2 + (\zeta - \zeta'')^2 &= n^2,\end{aligned}$$

lesquelles peuvent se changer en celles-ci plus simples,

$$\begin{aligned}\xi^2 + \eta^2 + \zeta^2 &= f^2, \\ \xi''^2 + \eta''^2 + \zeta''^2 &= g^2,\end{aligned}$$

$\xi' \xi''$

$$\xi' \xi'' + n' n'' + \zeta' \zeta'' = \frac{f^2 + g^2 - h^2}{2},$$

$$\xi^2 + n^2 + \zeta^2 = l^2,$$

$$\xi' \xi + n' n + \zeta' \zeta = \frac{f^2 + l^2 - m^2}{2},$$

$$\xi'' \xi + n'' n + \zeta'' \zeta = \frac{g^2 + l^2 - n^2}{2}.$$

9. La difficulté consiste maintenant à trouver les inconnues ξ , n , ζ dans les trois dernières équations; or en faisant, pour abrégé,

$$\frac{f^2 + l^2 - m^2}{2} = \mu, \quad \frac{g^2 + l^2 - n^2}{2} = \nu,$$

on tirera d'abord des deux dernières,

$$\xi = \frac{\mu n'' - \nu n' - (\zeta' n'' - \zeta'' n') \zeta}{\xi' n'' - \xi'' n'},$$

$$n = \frac{\mu \xi'' - \nu \xi' - (\zeta' \xi'' - \zeta'' \xi') \zeta}{n' \xi'' - n'' \xi'},$$

& ces valeurs étant substituées dans l'équation $\xi^2 + n^2 + \zeta^2 = l^2$, on aura, après avoir ordonné les termes,

$$\begin{aligned} & ((n' \zeta'' - \zeta' n'')^2 + (\zeta' \xi'' - \xi' \zeta'')^2 + (\xi' n'' + n' \xi'')^2) \zeta^2 \\ & + 2 ((n' \zeta'' - \zeta' n'') (\mu n'' - \nu n') - (\zeta' \xi'' - \xi' \zeta'') (\mu \xi'' - \nu \xi')) \zeta, \\ & = (\xi' n'' - n' \xi'')^2 l^2 - (\mu \xi'' - \nu \xi')^2 - (\mu n'' - \nu n')^2. \end{aligned}$$

Représentons par A le coefficient de ζ^2 , par $2B$ celui de ζ , & par C les deux termes $(\mu \xi'' - \nu \xi')^2 + (\mu n'' - \nu n')^2$, on aura à résoudre l'équation

$$A \zeta^2 + 2B \zeta = (\xi' n'' - n' \xi'')^2 l^2 - C,$$

laquelle donne

$$A\zeta + B = \sqrt{(\xi' n'' - n' \zeta'')^2 l^2 A + B^2 - AC}.$$

$$\begin{aligned} \text{Or on a } B^2 - AC &= (n' \zeta'' - \zeta' n'')^2 (\mu n'' - \nu n')^2 \\ &- 2 (n' \zeta'' - \zeta' n'') (\zeta' \xi'' - \xi' \zeta'') (\mu n'' - \nu n') (\mu \xi'' - \nu \xi') \\ &+ (\zeta' \xi'' - \xi' \zeta'')^2 (\mu \xi'' - \nu \xi')^2 - ((n' \zeta'' - \zeta' n'')^2 \\ &+ (\zeta' \xi'' - \xi' \zeta'')^2 + (\xi' n'' - n' \xi'')^2) (\mu \xi'' - \nu \xi')^2 + (\mu n'' - \nu n')^2 \\ &= -2 (n' \zeta'' - \zeta' n'') (\zeta' \xi'' - \xi' \zeta'') (\mu n'' - \nu n') (\mu \xi'' - \nu \xi') \\ &- ((\zeta' \xi'' - \xi' \zeta'')^2 + (\xi' n'' - n' \xi'')^2) (\mu n'' - \nu n')^2 \\ &- ((n' \zeta'' - \zeta' n'')^2 + (\xi' n'' - n' \xi'')^2) (\mu \xi'' - \nu \xi')^2 \\ &= -((\zeta' \xi'' - \xi' \zeta'') (\mu n'' - \nu n') + (n' \zeta'' - \zeta' n'') (\mu \xi'' - \nu \xi'))^2 \\ &- (\xi' n'' - n' \xi'')^2 ((\mu n'' - \nu n')^2 + (\mu \xi'' - \nu \xi')^2) \\ &= -(\xi' n'' - n' \xi'')^2 ((\mu \zeta'' - \nu \zeta')^2 + (\mu n'' - \nu n')^2 + (\mu \xi'' - \nu \xi')^2); \end{aligned}$$

de sorte qu'en faisant encore

$$(\mu \zeta'' - \nu \zeta')^2 + (\mu n'' - \nu n')^2 + (\mu \xi'' - \nu \xi')^2 = D,$$

on aura

$$A\zeta + B = (\xi' n'' - n' \xi'') \sqrt{A l^2 - D}.$$

Mais les valeurs de A , B , D se réduisent aisément aux expressions suivantes,

$$\begin{aligned} A &= (\xi'^2 + n'^2 + \zeta'^2) (\xi''^2 + n''^2 + \zeta''^2) - (\xi' \xi'' + n' n'' + \zeta' \zeta'')^2 \\ &= f^2 g^2 - \left(\frac{f \cdot g + h^2}{2} \right)^2, \end{aligned}$$

$$B = \mu ((\zeta' \zeta'' + n' n'' + \xi' \xi'') \zeta' - (\zeta'^2 + n'^2 + \xi'^2) \zeta')$$

$$\begin{aligned}
 & -v((\zeta'^2 + n'^2 + \xi'^2)\zeta'' - (\zeta'\zeta'' + n'n'' + \xi'\xi'')\zeta') \\
 & = \mu \left(\frac{f^2 + g^2 - h^2}{2} \zeta'' - g^2 \zeta' \right) - v \left(f^2 \zeta'' - \frac{f^2 + g^2 - h^2}{2} \zeta' \right), \\
 D & = \mu^2 (\zeta'^2 + n'^2 + \xi'^2) + v^2 (\zeta'^2 + n'^2 + \xi'^2) - 2\mu v (\zeta'\zeta'' + n'n'' + \xi'\xi'') \\
 & = \mu^2 g^2 + v^2 f^2 - \mu v (f^2 + g^2 - h^2);
 \end{aligned}$$

si donc on substitue ces valeurs, & qu'on fasse pour plus de simplicité,

$$\begin{aligned}
 a & = \frac{\mu g^2 - v \frac{f^2 + g^2 - h^2}{2}}{f^2 g^2 - \left(\frac{f^2 + g^2 - h^2}{2} \right)^2}, \\
 b & = \frac{v f^2 - \mu \frac{f^2 + g^2 - h^2}{2}}{f^2 g^2 - \left(\frac{f^2 + g^2 - h^2}{2} \right)^2}, \\
 c & = \frac{\sqrt{\left((f^2 g^2 l^2 - \left(\frac{f^2 + g^2 - h^2}{2} \right)^2 l^2 - \mu^2 g^2 - v^2 f^2 + \mu v (f^2 + g^2 - h^2)) \right)}}{f^2 g^2 - \left(\frac{f^2 + g^2 - h^2}{2} \right)^2},
 \end{aligned}$$

on aura

$$\zeta = a \zeta' + b \zeta'' + c (\zeta' n'' - n' \xi'').$$

Pour avoir les valeurs de ξ & de n , il suffira de remarquer que les équations primitives demeurent les mêmes, en y changeant à la fois les quantités ζ, ζ', ζ'' en n, n', n'' , ou en ξ, ξ', ξ'' ; or les quantités a, b étant des fonctions rationnelles de $f^2, g^2, h^2, l^2, m^2, n^2$ ne peuvent que demeurer les mêmes aussi; & la quantité c étant exprimée par une fonction radicale des mêmes quantités $f, g, \&c$, pourra changer de signe; c'est pourquoi on aura en général,

$$n = a n' + b n'' \pm c (\xi' \zeta'' - \zeta' \xi''),$$

$$\xi = a \xi' + b \xi'' \pm c (\zeta' n'' - n' \zeta'').$$

De plus pour déterminer les signes de c , il suffira de considérer les deux équations $\xi' \xi + n' n + \zeta' \zeta = \mu$, $\xi'' \xi + n'' n' + \zeta'' \zeta = \nu$; & substituant les valeurs précédentes de ζ , n , ξ , on verra que pour la vérification de ces équations, il sera nécessaire de prendre les signes inférieurs de c dans les expressions de n & de ξ .

Donc enfin on aura

$$\xi = a \xi' + b \xi'' + c (n' \zeta'' - \zeta' n''),$$

$$n = a n' + b n'' + c (\zeta' \zeta'' - \xi' \zeta''),$$

$$\zeta = a \zeta' + b \zeta'' + c (\xi' n'' - n' \xi'').$$

10. Il est clair que dans ces expressions, les quantités a , b , c étant des fonctions des distances f , g , h , l , m , n , ne dépendent que de la position respective des différens points les uns par rapport aux autres; en sorte que si on regarde cette position comme invariable, ce qui a lieu à l'égard de tout corps solide, il faudra que a , b , c demeurent constantes, pendant que le corps se meut; & ces quantités seront seulement variables d'un point du corps à l'autre, au lieu que les quantités ξ' , n' , ζ' , ξ'' , n'' , ζ'' , qui se rapportent à des points déterminés du corps, seront les mêmes relativement à tous les autres points, & varieront d'un moment à l'autre pendant le mouvement du corps.

Pour se former une idée plus nette de ces différentes quantités par rapport à un corps quelconque, on considérera que si par le point donné du corps qui répond aux coordonnées

x', y', z' , & que nous avons nommée ci-dessus le premier point, mais que nous nommerons dorénavant le centre du corps, si par ce point, dis-je, on mène trois axes parallèles aux axes des coordonnées x, y, z , les différences $x - x', y - y', z - z'$, c'est-à-dire, les quantités ξ, η, ζ ne feront autre chose que les coordonnées d'un point quelconque du corps par rapport à ces mêmes axes; de même les quantités ξ', η', ζ' , & ξ'', η'', ζ'' feront les coordonnées des deux autres points donnés du corps rapportés aux mêmes axes.

Or comme la position de ces points dans le corps est arbitraire, on peut supposer pour plus de simplicité, que leurs distances au centre du corps soient $= 1$, & que de plus les droites menées par le centre & par les deux points dont il s'agit, forment entr'elles un angle droit; moyennant quoi on aura $f = 1, g = 1$, & $h^2 = f^2 + g^2 = 2$; ce qui simplifiera beaucoup les valeurs de a, b, c .

Qu'on imagine maintenant que le corps soit placé de manière que les deux droites dont nous venons de parler, coïncident avec les axes des coordonnées ξ & η , en sorte que l'on ait dans ce cas $\xi' = 1, \eta' = 0, \zeta' = 0, \xi'' = 0, \eta'' = 1, \zeta'' = 0$; & les formules de l'article 9 donneront pour lors $\xi = a, \eta = b, \zeta = c$.

D'où il s'ensuit que a, b, c ne sont autre chose que les coordonnées rectangles d'un point quelconque du corps, rapportées à trois axes passant par son centre, & fixes dans son intérieur, dont l'un passe par le point qui répond aux coordonnées ξ', η', ζ' , l'autre par le point relatif aux ξ'', η'', ζ'' , & le troisième soit perpendiculaire à ces deux-là.

II. Ainsi donc on aura pour chaque point du corps ou

350 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

ystème les coordonnées,

$$x = x' + \xi, \quad y = y' + \eta, \quad z = z' + \zeta,$$

dans lesquelles

$$\xi = a \xi' + b \xi'' + c \xi''',$$

$$\eta = a \eta' + b \eta'' + c \eta''',$$

$$\zeta = a \zeta' + b \zeta'' + c \zeta''',$$

en faisant pour abrégé,

$$\xi''' = \eta' \zeta'' - \zeta' \eta'', \quad \eta''' = \zeta' \xi'' - \xi' \zeta'', \quad \zeta''' = \xi' \eta'' - \eta' \xi'';$$

mais il faudra que les six quantités $\xi', \eta', \zeta', \xi'', \eta'', \zeta''$ satisfassent à ces trois équations de condition (art. 8),

$$\xi'^2 + \eta'^2 + \zeta'^2 = 1$$

$$\xi''^2 + \eta''^2 + \zeta''^2 = 1,$$

$$\xi' \xi'' + \eta' \eta'' + \zeta' \zeta'' = 0;$$

enforte qu'il n'y aura en tout que six variables dépendantes du changement de situation du corps; savoir, les trois x', y', z' qui déterminent la position du centre dans l'espace, & trois des six $\xi', \eta', \zeta', \xi'', \eta'', \zeta''$, &c. Ces variables seront les mêmes relativement à tous les points; au contraire les trois quantités a, b, c seront différentes pour chaque point, & ne dépendront que de la position respective des points les uns par rapport aux autres.

Il est bon de remarquer, au reste, que les trois quantités $\xi''', \eta''', \zeta'''$ sont aussi telles que

$$\xi''^2 + \eta''^2 + \zeta''^2 = 1,$$

$$\xi' \xi''' + \eta' \eta''' + \zeta' \zeta''' = 0,$$

$$\xi'' \xi'''' + \eta'' \eta'''' + \zeta'' \zeta'''' = 0;$$

la première de ces équations suit de ce que $(\eta' \zeta'' - \zeta' \eta'')^2 + (\zeta' \xi'' - \xi' \zeta'')^2 + (\xi' \eta'' - \eta' \xi'')^2 = (\xi'^2 + \eta'^2 + \zeta'^2)(\xi''^2 + \eta''^2 + \zeta''^2) - (\xi' \xi'' + \eta' \eta'' + \zeta' \zeta'')^2 = 1$; & les deux autres sont évidentes par elles-mêmes.

Ainsi l'on aura entre les neuf variables, $\xi', \eta', \zeta', \xi'', \eta'', \zeta'', \xi''', \eta''', \zeta'''$, six équations de condition toutes semblables, ce qui fait que ces quantités sont permutablement entr'elles.

12. Les formules qui viennent d'être trouvées par des considérations particulières, peuvent se déduire aussi immédiatement de la simple considération des coordonnées rectangulaires. En effet, puisque ξ, η, ζ sont les coordonnées d'un point quelconque du corps ou système par rapport à trois axes qui se coupent perpendiculairement dans le centre, & que a, b, c sont aussi les coordonnées du même point, mais par rapport à trois autres axes qui se coupent pareillement dans ce même centre; il s'ensuit, 1°. que ξ, η, ζ peuvent s'exprimer en fonctions de a, b, c . 2°. que ces fonctions ne sauroient être que linéaires; car si on suppose entre ξ, η, ζ une équation linéaire représentant un plan quelconque, il faudra que la transformée en a, b, c , soit linéaire aussi, puisqu'on fait que l'équation d'un plan est toujours du premier degré, quelles que soient les coordonnées auxquelles on le rapporte. Ainsi les expressions de ξ, η, ζ en a, b, c ne peuvent être que de la forme suivante,

$$\xi = a\xi' + b\xi'' + c\xi''',$$

$$\eta = b\eta' + b\eta'' + c\eta''',$$

$$\zeta = a\zeta' + b\zeta'' + c\zeta''',$$

les quantités $\xi', \xi'', \xi''', \eta', \eta'', \eta''', \zeta', \zeta'', \zeta'''$, étant les mêmes pour tous les points du corps, & dépendant uniquement de la position des axes des a, b, c par rapport à ceux des ξ, η, ζ .

13. Or comme les coordonnées ξ, η, ζ & a, b, c ont la même origine, & répondent à un même point quelconque, il est clair que la distance de ce point à l'origine connue des coordonnées, sera exprimée également par $\sqrt{(\xi^2 + \eta^2 + \zeta^2)}$ & par $\sqrt{(a^2 + b^2 + c^2)}$; donc il faut que les deux quantités $\xi^2 + \eta^2 + \zeta^2$ & $a^2 + b^2 + c^2$ soient identiques, & que par conséquent la première devienne la seconde, en y substituant les valeurs de ξ, η, ζ en a, b, c .

Faisant ces substitutions, & comparant les termes semblables, on aura les six équations de condition,

$$\xi'^2 + \eta'^2 + \zeta'^2 = 1, \xi''^2 + \eta''^2 + \zeta''^2 = 1, \xi'''^2 + \eta'''^2 + \zeta'''^2 = 1,$$

$$\xi'\xi'' + \eta'\eta'' + \zeta'\zeta'' = 0, \xi'\xi''' + \eta'\eta''' + \zeta'\zeta''' = 0, \xi''\xi''' + \eta''\eta''' + \zeta''\zeta''' = 0,$$

par lesquelles les neuf variables $\xi', \eta', \zeta', \xi'', \eta'', \zeta'', \xi''', \eta''', \zeta'''$, se réduiront à trois indéterminées; & ces équations s'accordent, comme l'on voit, avec celles de l'article 11.

14. En général si on considère deux points quelconques, dont l'un réponde aux coordonnées ξ, η, ζ & l'autre aux coordonnées ξ_1, η_1, ζ_1 , & que a, b, c, a_1, b_1, c_1 soient les autres coordonnées répondantes aux mêmes points, il est clair que la distance entre ces deux points, sera exprimée également

également par $\sqrt{(\xi - \xi_1)^2 + (\eta - \eta_1)^2 + (\zeta - \zeta_1)^2}$, & par $\sqrt{(a - a_1)^2 + (b - b_1)^2 + (c - c_1)^2}$; de sorte qu'il faudra que l'on ait toujours cette équation identique $(\xi - \xi_1)^2 + (\eta - \eta_1)^2 + (\zeta - \zeta_1)^2 = (a - a_1)^2 + (b - b_1)^2 + (c - c_1)^2$. Mais il est visible que pour avoir ξ_1, η_1, ζ_1 , il n'y a qu'à changer a, b, c en a_1, b_1, c_1 dans les expressions générales de ξ, η, ζ ; & qu'ainsi pour avoir les valeurs de $\xi - \xi_1, \eta - \eta_1, \zeta - \zeta_1$, il n'y aura qu'à mettre dans les mêmes expressions $a - a_1, b - b_1, c - c_1$ à la place de a, b, c . Substituant ensuite ces valeurs dans l'équation identique précédente, & comparant les termes, on aura les mêmes équations de condition trouvées ci-dessus.

D'où l'on peut conclure que ces équations sont les seules nécessaires pour faire en sorte que la position respective des différens points du système les uns par rapport aux autres, soit déterminée uniquement par les quantités a, b, c , & ne dépende en aucune manière des quantités $\xi', \eta', \zeta', \xi'', \eta'', \zeta''$, &c.

15. On peut trouver aussi par la même méthode d'autres relations remarquables entre les mêmes quantités $\xi', \eta', \zeta', \xi'', \eta'', \zeta''$, &c, & qui peuvent être utiles dans plusieurs occasions.

Et d'abord si on ajoute ensemble les trois formules de l'article 12, après les avoir multipliées respectivement par ξ', η', ζ' , ou par ξ'', η'', ζ'' , ou par $\xi''', \eta''', \zeta'''$, on aura, en vertu des équations de condition de l'article précédent, ces formules inverses,

$$\begin{aligned} a &= \xi \xi' + \eta \eta' + \zeta \zeta', \\ b &= \xi \xi'' + \eta \eta'' + \zeta \zeta'', \\ c &= \xi \xi''' + \eta \eta''' + \zeta \zeta'''; \end{aligned}$$

donc substituant ces valeurs de a, b, c dans l'équation identique $a^2 + b^2 + c^2 = \xi^2 + \eta^2 + \zeta^2$, on aura par la comparaison des termes, ces nouvelles équations de condition,

$$\xi'^2 + \xi''^2 + \xi'''^2 = 1, \eta'^2 + \eta''^2 + \eta'''^2 = 1, \zeta'^2 + \zeta''^2 + \zeta'''^2 = 1, \\ \xi'\eta' + \xi''\eta'' + \xi'''\eta''' = 0, \xi'\zeta' + \xi''\zeta'' + \xi'''\zeta''' = 0, \eta'\zeta' + \eta''\zeta'' + \eta'''\zeta''' = 0,$$

lesquelles sont nécessairement une suite de celles de l'article précédent, puisqu'elles résultent de la même équation identique.

16. Mais si on cherche directement les valeurs de a, b, c par la résolution des équations de l'article 12, on aura, d'après les formules connues,

$$a = \frac{\xi(\eta'\zeta''' - \eta'''\zeta'') + \eta(\zeta''\xi''' - \zeta''' \xi'') + \zeta(\xi''\eta''' - \eta'' \xi''')}{k}, \\ b = \frac{\xi(\zeta'\eta''' - \zeta''' \eta') + \eta(\xi'\zeta''' - \xi''' \zeta') + \zeta(\eta'\xi''' - \eta'' \xi'')}{k}, \\ c = \frac{\xi(\eta'\zeta'' - \eta'' \zeta') + \eta(\zeta'\xi'' - \zeta'' \xi') + \zeta(\xi'\eta'' - \xi'' \eta')}{k},$$

en supposant

$$k = \xi'\eta''\zeta' - \eta'\xi''\zeta''' + \zeta'\xi''\eta''' - \xi'\zeta''\eta''' + \eta'\zeta'\xi''' - \zeta'\eta''\xi''.$$

Ces expressions doivent donc être identiques avec celles de l'article précédent; ainsi en comparant les coefficients des quantités ξ, η, ζ , on aura les équations suivantes,

$$\eta''\zeta''' - \eta'''\zeta'' = k\xi', \zeta''\xi''' - \zeta''' \xi'' = k\eta', \xi''\eta''' - \eta'' \xi'' = k\zeta', \\ \zeta'\eta''' - \zeta''' \eta' = k\xi'', \xi'\zeta''' - \xi''' \zeta' = k\eta'', \eta'\xi''' - \eta'' \xi'' = k\zeta'', \\ \eta'\zeta'' - \eta'' \zeta' = k\xi''', \zeta'\xi'' - \zeta'' \xi' = k\eta''', \xi'\eta'' - \xi'' \eta' = k\xi''''.$$

Or si on ajoute ensemble les carrés des trois premières,

on a $(n''z''' - n'''z'')^2 + (z''z''' - z'''z'')^2 + (z''n''' - n''z''')^2 = k^2 (\xi'^2 + n'^2 + z'^2)$; le premier membre peut se mettre sous cette forme $(z''^2 + n''^2 + z''^2) (z'''^2 + n'''^2 + z'''^2) - (z''z''' + n''n''' + z''z''')^2$; donc par les équations de condition de l'article 13, cette équation se réduit à $1 = k^2$, d'où $k = \pm 1$.

Pour savoir lequel des deux signes on doit prendre, il n'y a qu'à considérer la valeur de k dans un cas particulier; or le cas le plus simple est celui où les trois axes des coordonnées a, b, c coïncideroient avec les trois axes des coordonnées ξ, n, z , auquel cas on auroit $\xi = a, n = b, z = c$, & par conséquent par les formules de l'article 12, $\xi' = 1, n' = 1, z' = 1$, & toutes les autres quantités ξ'', z'' , &c, nulles. En faisant ces substitutions dans l'expression générale de k , elle devient $= 1$. Donc on aura toujours $k = 1$.

Au reste, on voit que les trois dernières équations ci-dessus sont les mêmes que celles que l'on a supposées dans l'article 11; & les six autres s'en déduisent naturellement par analogie.

17. Ainsi, si on vouloit réduire les neuf quantités $\xi', \xi'', \xi''', n',$ &c, à trois indéterminées, il suffiroit d'y réduire les six $\xi', \xi'', n', n'', z', z''$, par le moyen des trois équations de condition $\xi'^2 + n'^2 + z'^2 = 1, \xi''^2 + n''^2 + z''^2 = 1, \xi'z'' + n'n'' + z'z'' = 0$, puisque les trois autres ξ''', n''', z''' sont déjà connues en fonctions de celles-là.

En prenant, par exemple, $\xi', n',$ & z'' pour indéterminées, la première équation donnera d'abord

$$z' = \sqrt{1 - \xi'^2 - n'^2};$$

& il n'y aura plus qu'à déterminer n'', z'' par les deux équations

ions $u'' + \zeta'' = 1 - \xi''$, & $u' u'' + \zeta' \zeta'' = -\xi' \xi''$. Or on a
 $(u' u'' + \zeta' \zeta'')^2 + (u' \zeta'' - \zeta' u'')^2 = (u'^2 + \zeta'^2)(u''^2 + \zeta''^2)$ équation
 identique; donc $(u' \zeta'' + \zeta' u'')^2 = (u'^2 + \zeta'^2)(u''^2 + \zeta''^2)$
 $- (u' u'' + \zeta' \zeta'')^2 = (1 - \xi'^2)(1 - \xi''^2) - \xi'^2 \xi''^2 = 1 - \xi'^2 - \xi''^2$.
 Ainsi en combinant les deux équations $u' u'' + \zeta' \zeta'' = -\xi' \xi''$
 & $u' \zeta'' - \zeta' u'' = \sqrt{1 - \xi'^2 - \xi''^2}$, on aura

$$u'' = - \frac{\xi' \xi'' u' + \zeta' \sqrt{1 - \xi'^2 - \xi''^2}}{u'^2 + \zeta'^2},$$

$$\zeta'' = - \frac{\xi' \xi'' \zeta' - u' \sqrt{1 - \xi'^2 - \xi''^2}}{u'^2 + \zeta'^2}.$$

Ensuite les trois dernières formules de l'article précédent
 donneront

$$\xi''' = u' \zeta''' - u''' \zeta', \quad u''' = \zeta' \xi''' - \zeta''' \xi', \quad \zeta''' = \xi' u''' - \xi''' u'.$$

18. Pour réduire toutes ces expressions à une forme
 rationnelle & entière, il n'y aura qu'à faire $\xi' = \cos \lambda$,
 $u' = \sin \lambda \cos \mu$, $\xi'' = \sin \lambda \cos \nu$, ce qui donnera $\zeta' = \sin \lambda \sin \mu$,
 $u'' = -\cos \lambda \cos \mu \cos \nu - \sin \mu \sin \nu$, $\zeta'' = -\cos \lambda \sin \mu \cos \nu$
 $+ \cos \mu \sin \nu$, $\xi''' = \sin \lambda \sin \nu$, $u''' = \sin \mu \cos \nu - \cos \lambda \cos \mu \sin \nu$,
 $\zeta''' = -\cos \mu \cos \nu - \cos \lambda \sin \mu \sin \nu$.

Et il n'est pas difficile de concevoir d'après ce qui a été
 dit dans l'article 10, que λ fera l'angle que l'axe des
 coordonnées a fait avec celui des ξ , que μ fera celui que le
 plan, passant par ces deux axes, fait avec le plan des
 coordonnées ξ & ζ , & qu'enfin ν fera l'angle que le plan des
 coordonnées a , b fait avec le plan passant par les axes des
 coordonnées ξ & a . De sorte que si on regarde l'axe des
 coordonnées a , qui est censé passer toujours par les mêmes
 points du système, comme un axe de rotation du système;

λ fera l'inclinaison de cet axe à l'axe fixe des coordonnées ξ ; μ fera l'angle que le même axe de rotation décrit en tournant autour de cet axe fixe, & λ fera l'angle que le système lui-même décrit en tournant autour de son axe de rotation. Mais nous donnerons plus bas une manière plus simple & plus naturelle, d'employer la considération de ces angles.

19. Lorsqu'il s'agit d'un corps solide, les quantités a, b, c , doivent demeurer constantes, tandis que le corps change de situation dans l'espace; parce que la condition de la solidité consiste en ce que tous les points du corps gardent invariablement les mêmes distances entr'eux. Ainsi dans ce cas les axes des coordonnées a, b, c , doivent être censés fixes dans l'intérieur du corps, mais mobiles par rapport aux axes des autres coordonnées ξ, η, ζ , axes qui sont supposés fixes dans l'espace.

Or quel que puisse être le changement de situation du corps autour de son centre, on peut démontrer qu'il y aura toujours une ligne droite passant par ce centre, laquelle conservera la même situation, & pour laquelle les coordonnées ξ, η, ζ feront les mêmes.

Car puisqu'on a en général, pour une situation quelconque du corps, les formules $\xi = a\xi' + b\xi'' + c\xi'''$, $\eta = a\eta' + b\eta'' + c\eta'''$, $\zeta = a\zeta' + b\zeta'' + c\zeta'''$; si on suppose que dans une autre situation quelconque du corps, les quantités $\xi, \eta, \zeta, \xi', \eta', \zeta'$, &c, deviennent $\xi_1, \eta_1, \zeta_1, \xi'_1, \eta'_1, \zeta'_1$, &c, on aura aussi pour cette nouvelle situation, $\xi_1 = a\xi'_1 + b\xi''_1 + c\xi'''_1$, $\eta_1 = a\eta'_1 + b\eta''_1 + c\eta'''_1$, $\zeta_1 = a\zeta'_1 + b\zeta''_1 + c\zeta'''_1$; & s'il y a, dans le corps, des

358 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

points qui ne changent pas de place, il est clair qu'on aura pour chacun de ces points les conditions $\xi = \xi_1$, $\eta = \eta_1$, $\zeta = \zeta_1$.

De sorte que tous les points de cette espèce se trouveront déterminés par ces trois équations $\xi - \xi_1 = 0$, $\eta - \eta_1 = 0$, $\zeta - \zeta_1 = 0$; savoir,

$$\begin{aligned} a(\xi' - \xi'_1) + b(\xi'' - \xi''_1) + c(\xi''' - \xi'''_1) &= 0, \\ a(\eta' - \eta'_1) + b(\eta'' - \eta''_1) + c(\eta''' - \eta'''_1) &= 0, \\ a(\zeta' - \zeta'_1) + b(\zeta'' - \zeta''_1) + c(\zeta''' - \zeta'''_1) &= 0. \end{aligned}$$

Ainsi les valeurs de a , b , c , tirées de ces équations, donneront la position de ces mêmes points dans le corps; mais il est visible qu'en éliminant deux quelconques des trois inconnues a , b , c , la troisième s'en ira aussi; il faudra donc que l'équation résultante ait lieu d'elle-même; & elle a lieu en effet, comme on va le voir.

20. Pour cela j'ajoute ensemble les trois équations précédentes, après les avoir multipliées respectivement par $\xi' + \xi'_1$, $\eta' + \eta'_1$, $\zeta' + \zeta'_1$; & ayant égard aux équations de condition de l'article 13, ainsi qu'aux équations semblables qui doivent avoir lieu entre ξ'_1 , η'_1 , &c, on aura

$$\begin{aligned} 0 &= b(\xi'' \xi'_1 + \eta'' \eta'_1 + \zeta'' \zeta'_1 - \xi' \xi''_1 - \eta' \eta''_1 - \zeta' \zeta''_1) \\ &+ c(\xi''' \xi'_1 + \eta''' \eta'_1 + \zeta''' \zeta'_1 - \xi' \xi'''_1 - \eta' \eta'''_1 - \zeta' \zeta'''_1). \end{aligned}$$

Si on ajoute ensemble les mêmes équations, même après les avoir multipliées respectivement par $\xi'' + \xi''_1$, $\eta'' + \eta''_1$, $\zeta'' + \zeta''_1$, on trouvera de la même manière,

$$\begin{aligned} 0 &= a(\xi' \xi''_1 + \eta' \eta''_1 + \zeta' \zeta''_1 - \xi'' \xi'_1 - \eta'' \eta'_1 - \zeta'' \zeta'_1) \\ &+ c(\xi''' \xi''_1 + \eta''' \eta''_1 + \zeta''' \zeta''_1 - \xi'' \xi'''_1 - \eta'' \eta'''_1 - \zeta'' \zeta'''_1). \end{aligned}$$

Enfin les mêmes équations étant multipliées respectivement par $\xi''' + \xi''1$, $\eta''' + \eta''$, $\zeta'''1 + \zeta''1$, & ensuite ajoutées, donneront

$$0 = a (\xi' \xi''1 + \eta' \eta''1 + \zeta' \zeta''1 - \xi'' \xi'1 - \eta'' \eta'1 - \zeta'' \zeta'1) \\ + b (\xi'' \xi'''1 + \eta'' \eta'''1 + \zeta'' \zeta'''1 - \xi''' \xi''1 - \eta''' \eta''1 - \zeta''' \zeta''1).$$

Ces transformées équivalent visiblement aux équations proposées; ainsi, en faisant pour abrégé

$$2 P = \xi''' \xi''1 + \eta''' \eta''1 + \zeta''' \zeta''1 - \xi'' \xi'''1 - \eta'' \eta'''1 - \zeta'' \zeta'''1, \\ 2 Q = \xi' \xi''1 + \eta' \eta''1 + \zeta' \zeta''1 - \xi'' \xi'1 - \eta'' \eta'1 - \zeta'' \zeta'1, \\ 2 R = \xi'' \xi'1 + \eta'' \eta'1 + \zeta'' \zeta'1 - \xi' \xi''1 - \eta' \eta''1 - \zeta' \zeta''1,$$

on aura à résoudre ces trois équations,

$$b R - c Q = 0, \\ c P - a R = 0, \\ a Q - b P = 0,$$

dont la troisième est, comme l'on voit, une suite des deux premières. Or celles-ci donnent $\frac{b}{c} = \frac{Q}{R}$, $\frac{a}{c} = \frac{P}{R}$. D'où l'on tire $a = hP$, $b = hQ$, $c = hR$, en prenant pour h une quantité arbitraire.

21. Telles sont donc les valeurs des coordonnées a , b , c , pour tous les points du corps qui se retrouveront dans la même position après la rotation du corps autour de son centre supposé immobile; & il est clair que ces coordonnées répondent à une ligne droite passant par ce centre, & faisant respectivement avec leurs axes des angles dont les cosinus sont

$$\frac{P}{\sqrt{P^2+Q^2+R^2}}, \frac{Q}{\sqrt{P^2+Q^2+R^2}}, \frac{R}{\sqrt{P^2+Q^2+R^2}}.$$

Ainsi la rotation du corps, quelque composée qu'elle soit, sera en dernier résultat, équivalente à une rotation simple qui se feroit faite autour de la ligne dont il s'agit, supposée fixe; & par conséquent on pourra appeller cette même ligne, l'axe de *rotation* du corps.

22. On peut donc déterminer la position de cet axe, relativement aux axes des coordonnées a, b, c , par le moyen des trois quantités P, Q, R , ainsi qu'on vient de le voir; mais si on vouloit rapporter cette position aux axes des coordonnées ξ, η, ζ , il n'y auroit qu'à substituer dans les expressions de ces coordonnées (art. 12) à la place de a, b, c , leurs valeurs hP, hQ, hR ; ce qui donneroit $\xi = hL, \eta = hM, \zeta = hN$, en faisant pour abrégé

$$L = \xi' P + \xi'' Q + \xi''' R,$$

$$M = \eta' P + \eta'' Q + \eta''' R,$$

$$N = \zeta' P + \zeta'' Q + \zeta''' R.$$

Ces valeurs de ξ, η, ζ répondent donc à tous les points de l'axe de rotation; par conséquent cet axe fait avec ceux des coordonnées ξ, η, ζ , des angles dont les cosinus sont représentés respectivement par $\frac{L}{\sqrt{L^2+M^2+N^2}}, \dots$
 $\frac{M}{\sqrt{L^2+M^2+N^2}}, \frac{N}{\sqrt{L^2+M^2+N^2}}$. De sorte que les quantités L, M, N sont entièrement analogues aux quantités P, Q, R , avec cette différence, que tandis que celles-ci se rapportent aux axes mobiles des coordonnées a, b, c , celles-là se rapportent aux axes mobiles des coordonnées

données ξ, η, ζ . Et l'on remarquera que $L^2 + M^2 + N^2 = P^2 + Q^2 + R^2$, ce qui suit de ce que l'on a généralement $\xi^2 + \eta^2 + \zeta^2 = a^2 + b^2 + c^2$.

Au reste, si dans les expressions de L, M, N , on substitue les valeurs de P, Q, R (art. 20), & qu'on y emploie les réductions de l'article 16, on aura

$$\begin{aligned} 1 L &= \eta' \zeta' + \eta'' \zeta'' + \eta''' \zeta''' - \zeta' \eta' - \zeta'' \eta'' - \zeta''' \eta''', \\ 2 M &= \zeta' \xi' + \zeta'' \eta'' + \zeta''' \eta''' - \xi' \zeta' - \xi'' \zeta'' - \xi''' \zeta''', \\ 3 N &= \xi' \eta' + \xi'' \eta'' + \xi''' \eta''' - \eta' \xi' - \eta'' \xi'' - \eta''' \xi'''. \end{aligned}$$

23. Si on ne considère que le mouvement du corps dans un instant, l'axe de rotation dont nous venons de parler, sera fixe pendant cet instant, & le corps tournera réellement & spontanément autour de cet axe, qui sera par conséquent *l'axe spontanée de rotation* du corps, comme on l'appelle ordinairement.

Pour déterminer donc cet axe, on supposera que les quantités $\xi', \eta', \zeta', \xi'', \dots$, ne soient qu'infiniment peu différentes de $\xi, \eta, \zeta, \xi'', \dots$, en sorte que l'on ait $\xi' = \xi + d\xi$, $\eta' = \eta + d\eta$, $\zeta' = \zeta + d\zeta$, $\xi'' = \xi'' + d\xi''$, &c; ce qui donnera (art. 20)

$$\begin{aligned} 1 P &= \xi'' d\xi'' + \eta''' d\eta''' + \zeta''' d\zeta''' - \xi' d\xi''' - \eta' d\eta''' - \zeta' d\zeta''', \\ 2 Q &= \xi' d\xi''' + \eta' d\eta''' + \zeta' d\zeta''' - \xi''' d\xi' - \eta''' d\eta' - \zeta''' d\zeta', \\ 3 R &= \xi'' d\xi' + \eta'' d\eta' + \zeta'' d\zeta' - \xi' d\xi'' - \eta' d\eta'' - \zeta' d\zeta''. \end{aligned}$$

Mais les trois dernières équations de condition de l'article 13 étant différenciées, donnent $\xi' d\xi'' + \eta' d\eta'' + \zeta' d\zeta'' = -\xi'' d\xi' - \eta'' d\eta' - \zeta'' d\zeta'$, $\xi''' d\xi' + \eta''' d\eta' + \zeta''' d\zeta' =$

362 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$= -\xi' d\xi''' - \eta' d\eta''' - \zeta' d\zeta'''$, $\xi'' d\xi''' + \eta'' d\eta''' + \zeta'' d\zeta'''$
 $= -\xi''' d\eta'' - \eta''' d\eta'' - \zeta''' d\zeta''$; donc substituant ces valeurs
 & changeant, pour conserver l'homogénéité P, Q, R , en
 dP, dQ, dR , on aura

$$dP = \xi''' d\xi'' + \eta''' d\eta'' + \zeta''' d\zeta'',$$

$$dQ = \xi' d\xi''' + \eta' d\eta''' + \zeta' d\zeta''',$$

$$dR = \xi'' d\xi' + \eta'' d\eta' + \zeta'' d\zeta'.$$

Ainsi, $\frac{dP}{\sqrt{(dP^2 + dQ^2 + dR^2)}}$, $\frac{dQ}{\sqrt{(dP^2 + dQ^2 + dR^2)}}$. . .
 $\frac{dR}{\sqrt{(dP^2 + dQ^2 + dR^2)}}$ seront les cosinus des angles que l'axe
spontanée de rotation fera avec les axes des coordonnées
 a, b, c (art. 21).

24. Si on fait les mêmes substitutions dans les expres-
 sions de L, M, N de l'article 22, & qu'on ait égard aux
 trois dernières équations de condition de l'article 15,
 différenciées, on aura, en changeant L, M, N en $dL, dM,$
 dN , ces formules

$$dL = \eta' d\zeta' + \eta'' d\zeta'' + \eta''' d\zeta''',$$

$$dM = \zeta' d\xi' + \zeta'' d\xi'' + \zeta''' d\xi''',$$

$$dN = \xi' d\eta' + \xi'' d\eta'' + \xi''' d\eta''',$$

par lesquelles on pourra déterminer la position de l'axe *spontanée*
 de rotation à l'égard des axes des coordonnées ξ, η, ζ ;
 car le premier de ces axes fera avec les trois autres des
 angles, dont les cosinus seront exprimés par $\frac{dL}{\sqrt{(dL^2 + dM^2 + dN^2)}}$,

$$\frac{dM}{\sqrt{(dL^2 + dM^2 + dN^2)}}, \frac{dN}{\sqrt{(dL^2 + dM^2 + dN^2)}}.$$

Et si l'on veut faire dépendre les valeurs de dL , dM , dN de celles de dP , dQ , dR , on aura, comme dans le même article 22, les formules

$$dL = \xi' dP + \xi'' dQ + \xi''' dR,$$

$$dM = \eta' dP + \eta'' dQ + \eta''' dR,$$

$$dN = \zeta' dP + \zeta'' dQ + \zeta''' dR;$$

lesquelles donnent sur le champ, en vertu des équations de condition de l'article 13,

$$dL^2 + dM^2 + dN^2 = dP^2 + dQ^2 + dR^2.$$

25. Les quantités dL , dM , dN ont encore une autre utilité dans la détermination du mouvement du corps; elles servent à exprimer d'une manière fort simple les différentielles des coordonnées ξ , η , ζ . En effet, si on différentie les formules de l'article 12, en y regardant toujours a , b , c , comme constantes, par la nature des corps solides; on a d'abord

$$d\xi = a d\xi' + b d\xi'' + c d\xi''',$$

$$d\eta = a d\eta' + b d\eta'' + c d\eta''',$$

$$d\zeta = a d\zeta' + b d\zeta'' + c d\zeta''';$$

si ensuite on substitue dans ces formules les expressions de a , b , c trouvées dans l'article 15, & qu'on ait égard aux équations de condition de ce même article différentiées, on aura sur sur le champ (art. 24)

$$d\xi = \zeta dM - \eta dN,$$

$$d\eta = \xi dN - \zeta dL,$$

$$d\zeta = \eta dL - \xi dM,$$

équations entièrement semblables à celles de l'article 3, & qui font voir par conséquent que les quantités dL , dM , dN font les mêmes de part & d'autre.

26. Ces formules font aussi de la même forme que celles qui ont été trouvées dans l'article 7 de la troisième Section de la première Partie, par la considération des rotations particulières autour des trois axes des coordonnées; d'où l'on peut conclure immédiatement, 1°. que les quantités dL , dM , dN représentent les angles élémentaires décrits par le corps autour des axes des coordonnées ξ , η , ζ ; & comme les quantités dP , dQ , dR sont relativement aux axes des coordonnées a , b , c , ce que dL , dM , dN sont à l'égard des axes des ξ , η , ζ , il s'enfuit aussi que dP , dQ , dR sont les angles élémentaires décrits autour des axes des a , b , c : 2°. Que ces rotations particulières se composent en une seule autour d'un axe, faisant avec ceux des coordonnées ξ , η , ζ , ou a , b , c des angles dont les cosinus sont $\frac{dL}{\sqrt{(dL^2 + dM^2 + dN^2)}}$, $\frac{dM}{\sqrt{(dL^2 + dM^2 + dN^2)}}$, $\frac{dN}{\sqrt{(dL^2 + dM^2 + dN^2)}}$, ou $\frac{dP}{\sqrt{(dP^2 + dQ^2 + dR^2)}}$, $\frac{dQ}{\sqrt{(dP^2 + dQ^2 + dR^2)}}$, $\frac{dR}{\sqrt{(dP^2 + dQ^2 + dR^2)}}$, ainsi qu'on l'a déjà vu ci-dessus. 3°. Que l'angle élémentaire décrit autour de cet axe, sera exprimé par $\sqrt{(dL^2 + dM^2 + dN^2)}$, ou par $\sqrt{(dP^2 + dQ^2 + dR^2)}$; ces deux quantités étant égales par l'article 24.

27. Nous venons d'exprimer les différentielles $d\xi$, $d\eta$, $d\zeta$ d'une manière fort simple par les quantités dL , dM , dN ; on peut également les exprimer par les quantités analogues dP , dQ , dR ; & pour cela il n'y a qu'à substituer à la

place de ces quantités-là leurs valeurs données par les dernières formules de l'article 24.

On aura ainsi ces transformées,

$$\begin{aligned} d\xi &= (\zeta_{n'} - \eta_{\zeta'}) dP + (\zeta_{n''} - \eta_{\zeta''}) dQ + (\zeta_{n'''} - \eta_{\zeta'''}) dR, \\ d\eta &= (\xi_{\zeta'} - \zeta_{\xi'}) dP + (\xi_{\zeta''} - \zeta_{\xi''}) dQ + (\xi_{\zeta'''} - \zeta_{\xi'''}) dR, \\ d\zeta &= (\eta_{\xi'} - \xi_{\eta'}) dP + (\eta_{\xi''} - \xi_{\eta''}) dQ + (\eta_{\xi'''} - \xi_{\eta'''}) dR; \end{aligned}$$

lesquelles, en remettant pour ξ, η, ζ , leurs valeurs (art. 12), & ayant égard aux réductions de l'article 16, se réduisent à cette forme,

$$\begin{aligned} d\xi &= (b_{\xi'''} - c_{\xi''}) dP + (c_{\xi'} - a_{\xi''}) dQ + (a_{\xi''} - b_{\xi'}) dR, \\ d\eta &= (b_{\eta''} - c_{\eta'}) dP + (c_{\eta'} - a_{\eta''}) dQ + (a_{\eta''} - b_{\eta'}) dR, \\ d\zeta &= (b_{\zeta''} - c_{\zeta'}) dP + (c_{\zeta'} - a_{\zeta''}) dQ + (a_{\zeta''} - b_{\zeta'}) dR. \end{aligned}$$

Et comme ces expressions doivent être identiques avec celles qui résulteroient de la différentiation immédiate des mêmes formules de l'article 12, on aura par la comparaison des termes affectés de a, b, c ,

$$\begin{aligned} d\xi' &= \xi'' dR - \xi''' dQ, \\ d\xi'' &= \xi''' dP - \xi' dR, \\ d\xi''' &= \xi' dQ - \xi'' dP, \\ d\eta' &= \eta'' dR - \eta''' dQ, \\ d\eta'' &= \eta''' dP - \eta' dR, \\ d\eta''' &= \eta' dQ - \eta'' dP, \\ d\zeta' &= \zeta'' dR - \zeta''' dQ, \\ d\zeta'' &= \zeta''' dP - \zeta' dR, \\ d\zeta''' &= \zeta' dQ - \zeta'' dP. \end{aligned}$$

28. Les expressions précédentes de $d\xi$, $d\eta$, $d\zeta$, ont été trouvées, en supposant a , b , c constantes; si on vouloit y regarder aussi ces quantités comme variables, il n'y auroit qu'à ajouter à ces expressions les termes dus aux différences de a , b , c ; & on verroit par les formules de l'art. 12, que ces termes seroient $\xi' da + \xi'' db + \xi''' dc$, $\eta' da + \eta'' db + \eta''' dc$, $\zeta' da + \zeta'' db + \zeta''' dc$; on auroit ainsi pour les valeurs complètes de $d\xi$, $d\eta$, $d\zeta$,

$$\begin{aligned} d\xi &= \xi' (cdQ - bdR + da), \\ &+ \xi'' (adR - cdP + db), \\ &+ \xi''' (bdP - adQ + dc), \\ d\eta &= \eta' (cdQ - bdR + da), \\ &+ \eta'' (adR - cdP + db), \\ &+ \eta''' (bdP - adQ + dc), \\ d\zeta &= \zeta' (cdQ - bdR + da), \\ &+ \zeta'' (adR - cdP + db), \\ &+ \zeta''' (bdP - adQ + dc). \end{aligned}$$

Ces formules sont fort remarquables par leur simplicité & uniformité, & ont cela de particulier que les quantités ξ' , η' , &c, disparaissent totalement de la quantité $d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2$; car en vertu des équations de condition de l'article 13, on aura simplement

$$\begin{aligned} d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2 &= (cdQ - bdR + da)^2 \\ &+ (adR - cdP + db)^2 + (bdP - adQ + dc)^2, \end{aligned}$$

expression qui nous sera fort utile.

29. Nous avons déjà montré dans l'article 18, comment on peut exprimer rationnellement toutes les quantités $\xi', \eta', \zeta, \xi'',$ &c, par des sinus & cosinus de trois angles indéterminés; mais il y a un moyen plus direct & plus naturel de parvenir à ces mêmes réductions, & ce moyen consiste à employer les transformations connues des coordonnées rectangles.

En effet, puisque ξ, η, ζ sont les coordonnées rectangles d'un point quelconque du corps, par rapport à trois axes menés par son centre parallèlement aux axes fixes des coordonnées $x, y, z,$ & que a, b, c sont les coordonnées rectangles du même point par rapport à trois autres axes passant par le même centre, mais fixes au dedans du corps, & par conséquent de positions variables à l'égard des axes des $\xi, \eta, \zeta;$ il s'ensuit que pour avoir les expressions de ξ, η, ζ en $a, b, c,$ il n'y aura qu'à transformer de la manière la plus générale, ces dernières coordonnées, dans les autres.

Pour cela nous nommerons ω l'angle que le plan des $a, b,$ fait avec celui des $\xi, \eta;$ & ψ l'angle que l'intersection de ces deux plans fait avec l'axe des $\xi;$ enfin nous désignerons par ϕ l'angle que l'axe des a fait avec la même ligne d'intersection; ces trois quantités $\omega, \psi, \phi,$ serviront, comme l'on voit, à déterminer la position des axes des coordonnées $a, b, c,$ relativement aux axes des coordonnées $\xi, \eta, \zeta;$ & par conséquent on pourra, par leur moyen, exprimer ces dernières par les autres.

Si, pour fixer les idées, on imagine que le corps proposé soit la terre, que le plan des a, b soit celui de l'équateur, & que l'axe des a passe par un méridien donné; que de

plus le plan des ξ, η , soit celui de l'écliptique, & que l'axe des ξ soit dirigé vers le premier point d'Ariès; il est clair que l'angle ω deviendra l'obliquité de l'écliptique, que l'angle \downarrow sera la longitude de l'équinoxe d'automne, ou du nœud ascendant de l'équateur sur l'écliptique, & que ϕ sera la distance du méridien donné à cet équinoxe.

En général ϕ sera l'angle que le corps décrit en tournant autour de l'axe des coordonnées c , axe qu'on pourra, à cause de cela, appeler simplement *l'axe du corps*, $90^\circ - \omega$, sera l'angle d'inclinaison de cet axe sur le plan fixe des coordonnées ξ, η , & $\downarrow - 90^\circ$ fera l'angle que la projection de ce même axe fait avec l'axe des coordonnées ξ .

30. Cela posé, supposons d'abord que l'on change les deux coordonnées a, b , en deux autres a', b' , placées dans le même plan, de telle manière que l'axe des a' soit dans l'intersection des deux plans; & que celui des b' soit perpendiculaire à cette intersection; on aura

$$a' = a \cos \phi - b \sin \phi, \quad b' = b \cos \phi + a \sin \phi.$$

Supposons ensuite que les deux coordonnées b', c , soient changées en deux autres b'', c' , dont l'une b'' soit toujours perpendiculaire à l'intersection des plans, mais soit placée dans le plan des ξ, η , & dont l'autre c' soit perpendiculaire à ce dernier plan; on trouvera pareillement

$$b'' = b' \cos \omega - c \sin \omega, \quad c' = c \cos \omega + b' \sin \omega.$$

Enfin supposons encore que l'on change les coordonnées a', b'' , qui sont déjà dans le plan des ξ, η , en deux autres a'', b''' , placées dans ce même plan, mais telles que l'axe
des

des a'' coïncide avec l'axe des ξ ; on trouvera de la même manière

$$a'' = a' \operatorname{cof} \psi - b'' \operatorname{fin} \psi, \quad b''' = b'' \operatorname{cof} \psi + a' \operatorname{fin} \psi.$$

Et il est visible que les trois coordonnées a'' , b''' , c' seront la même chose que les coordonnées ξ , η , ζ , puisqu'elles sont rapportées aux mêmes axes; de sorte qu'en substituant successivement les valeurs de a' , b'' , b' , on aura les expressions de ξ , η , ζ , en a , b , c , lesquelles se trouveront de la même forme que celles de l'article 12, en supposant

$$\begin{aligned} \xi' &= \operatorname{cof} \phi \operatorname{cof} \psi - \operatorname{fin} \phi \operatorname{fin} \psi \operatorname{cof} \omega, \\ \xi'' &= -\operatorname{fin} \phi \operatorname{cof} \psi - \operatorname{cof} \phi \operatorname{fin} \psi \operatorname{cof} \omega, \\ \xi''' &= \operatorname{fin} \psi \operatorname{fin} \omega, \\ \eta' &= \operatorname{cof} \phi \operatorname{fin} \psi + \operatorname{fin} \phi \operatorname{cof} \psi \operatorname{cof} \omega, \\ \eta'' &= -\operatorname{fin} \phi \operatorname{fin} \psi + \operatorname{cof} \phi \operatorname{cof} \psi \operatorname{cof} \omega, \\ \eta''' &= -\operatorname{cof} \psi \operatorname{fin} \omega, \\ \zeta' &= \operatorname{fin} \phi \operatorname{fin} \omega, \\ \zeta'' &= \operatorname{cof} \phi \operatorname{fin} \omega, \\ \zeta''' &= \operatorname{cof} \omega. \end{aligned}$$

Ces valeurs satisfont aussi aux six équations de condition de l'article 13, ainsi qu'à celles de l'article 15, & résolvent ces équations dans toute leur étendue, puisqu'elles renferment trois variables indéterminées ϕ , ψ , ω .

31. Si maintenant on substitue ces valeurs dans les expressions des quantités dP , dQ , dR de l'article 23, on aura,

après les réductions ordinaires des sinus & cosinus,

$$dP = \sin \phi \sin \omega d\psi + \cos \phi d\omega,$$

$$dQ = \cos \phi \sin \omega d\psi - \sin \phi d\omega,$$

$$dR = d\phi + \cos \omega d\psi.$$

Et si on fait les mêmes substitutions dans les expressions des quantités dL , dM , dN de l'article 24, on trouvera

$$dL = \sin \psi \sin \omega d\phi + \cos \psi d\omega,$$

$$dM = -\cos \psi \sin \omega d\phi + \sin \psi d\omega,$$

$$dN = \cos \omega d\phi + d\psi.$$

Ainsi on pourra par le moyen de ces formules déterminer les élémens de la rotation instantanée du corps autour de l'axe spontanée, en connoissant la rotation du corps autour de son axe, & la position de cet axe dans l'espace.

32. Il faut bien distinguer ces deux axes & les mouvemens de rotation qui s'y rapportent.

Nous venons de représenter le mouvement du corps autour de son centre par les trois angles ϕ , ω , ψ , dont le premier ϕ exprime l'angle décrit par le corps, en tournant autour d'une droite ou axe qui passe par ce centre, & qui ait une position constante à l'égard des différens points du corps, mais qui soit d'ailleurs mobile avec lui; le second angle ω sert à déterminer l'inclinaison de cet axe sur le plan des coordonnées ξ , η , dont la direction est supposée donnée & fixe dans l'espace, & cette inclinaison est exprimée par l'angle $90^\circ - \omega$; enfin le troisième angle ψ détermine la position de la projection du même axe sur ce plan, cette pro-

jection faisant avec l'axe des absciffes ξ , un angle $= \psi - 90^\circ$.

Mais cet axe de rotation étant mobile avec le corps, n'est pas le vrai axe autour duquel le corps tourne réellement à chaque instant; ce dernier est celui que nous avons nommé axe spontanée de rotation, & dont la position dans l'espace dépend des quantités dL, dM, dN (art. 24). Or ayant trouvé ci-dessus les valeurs de ces quantités en $\phi, \psi,$ & ω , il est facile de déterminer aussi la position de ce même axe, & l'angle de rotation autour de lui par des angles analogues aux angles ϕ, ψ, ω , & que nous désignerons par ϕ', ψ', ω' . En effet, les expressions de dL, dM, dN en ϕ, ψ, ω étant générales pour telle position de l'axe du corps qu'on voudra, elles auront lieu aussi pour l'axe spontanée de rotation, en y changeant ϕ, ψ, ω , en ϕ', ψ', ω' ; mais comme la propriété de ce dernier axe est d'être immobile pendant un instant, il faudra que les différentielles $d\psi', d\omega'$, dues au changement de position de cet axe soient nulles. De sorte que l'on aura relativement à cet axe,

$$\begin{aligned} dL &= \sin \psi' \sin \omega' d\phi', & dM &= -\cos \psi' \sin \omega' d\phi', \\ dN &= \cos \omega' d\phi'. \end{aligned}$$

Comparant donc ces nouvelles expressions de dL, dM, dN avec les premières, on aura ces trois équations,

$$\begin{aligned} \sin \psi' \sin \omega' d\phi' &= \sin \psi \sin \omega d\phi + \cos \psi d\omega, \\ \cos \psi' \sin \omega' d\phi' &= \cos \psi \sin \omega d\phi - \sin \psi d\omega, \\ \cos \omega' d\phi' &= \cos \omega d\phi + d\psi, \end{aligned}$$

lesquelles serviront à déterminer les élémens relatifs à l'axe spontanée de rotation par ceux qui se rapportent à l'axe même du corps, ou réciproquement ceux-ci par ceux-là; ce qui peut être utile en différentes occasions.

§. II.

Équations pour le mouvement de rotation d'un corps solide, de figure quelconque, animé par des forces quelconques.

33. Nous venons de voir dans le Paragraphe précédent, que quelque mouvement que puisse avoir un corps solide, ce mouvement ne peut dépendre que de six variables, dont trois se rapportent au mouvement d'un point unique du corps, que nous avons appelé le centre du corps, & dont les trois autres servent à déterminer le mouvement de rotation du corps autour de ce centre. D'où il suit que les équations qu'il s'agit de trouver ne peuvent être qu'au nombre de six au plus; & il est clair que ces équations peuvent par conséquent se déduire de celles que nous avons déjà données dans la Section troisième (art. 2, 6, 8), lesquelles sont générales pour tout système de corps. Mais pour cela il faut distinguer deux cas, l'un quand le corps est tout-à-fait libre, l'autre quand il est assujéti à se mouvoir autour d'un point fixe.

34. Considérons d'abord un corps solide absolument libre; prenons le centre du corps dans son centre même de gravité; & nommant x' , y' , z' les trois coordonnées rectangles de ce centre, m la masse entière du corps, dm chacun de ses élémens, & X , Y , Z les forces accélératrices qui agissent sur chaque point de cet élément suivant les directions des mêmes coordonnées, nous aurons en premier lieu ces trois équations (Sect. 3, art. 3).

$$\frac{d^2 x'}{dt^2} m + S X dm = 0,$$

$$\frac{d^2 y'}{dt^2} m + S Y dm = 0,$$

$$\frac{d^2 z'}{dt^2} m + S Z dm = 0,$$

dans lesquelles la caractéristique S dénote des intégrales totales relatives à toute la masse du corps; & ces équations serviront, comme l'on voit, à déterminer le mouvement du centre de gravité.

En second lieu, si on désigne par ξ, η, ζ les coordonnées rectangulaires de chaque élément dm , prises depuis le centre de gravité, & parallèles aux mêmes axes des coordonnées x', y', z' de ce centre, on aura ces trois autres équations (Sect. citée, art. 8).

$$S \left(\xi \frac{d^2 \eta}{dt^2} - \eta \frac{d^2 \xi}{dt^2} + \xi Y - \eta X \right) dm = 0,$$

$$S \left(\xi \frac{d^2 \zeta}{dt^2} - \zeta \frac{d^2 \xi}{dt^2} + \xi Z - \zeta X \right) dm = 0,$$

$$S \left(\eta \frac{d^2 \zeta}{dt^2} - \zeta \frac{d^2 \eta}{dt^2} + \eta Z - \zeta Y \right) dm = 0.$$

Or nous avons prouvé dans le Paragraphe précédent que les valeurs des quantités ξ, η, ζ , sont toujours de cette forme,

$$\xi = a \xi' + b \xi'' + c \xi''',$$

$$\eta = a \eta' + b \eta'' + c \eta''',$$

$$\zeta = a \zeta' + b \zeta'' + c \zeta''';$$

& nous y avons vu que pour les corps solides, les quantités

374 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

a, b, c sont nécessairement constantes par rapport au tems, & variables uniquement par rapport aux différens élémens dm , puisque ces quantités représentent les coordonnées rectangles de chacun de ces élémens, rapportées à trois axes qui se croisent dans le centre du corps, & qui sont fixes dans son intérieur; qu'au contraire, les quantités $\xi', \xi'',$ &c, sont variables par rapport au tems, & constantes pour tous les élémens du corps, ces quantités étant toutes des fonctions de trois angles ϕ, ψ, ω , qui déterminent les différens mouvemens de rotation que le corps avoit autour de son centre. Si donc on fait, dans les équations précédentes, ces différentes substitutions, en ayant soin de faire sortir hors des signes \mathcal{S} les variables ϕ, ψ, ω & leurs différences, on aura trois équations différentielles du second ordre entre ces mêmes variables & le tems t , lesquelles serviront à les déterminer toutes trois en fonctions de t .

Ces équations seront semblables à celles que M. d'Alembert a trouvées le premier pour le mouvement de rotation d'un corps de figure quelconque, & dont il a fait un usage si utile dans ses recherches sur la précision des équinoxes.

Par cette raison, & parce que d'ailleurs la forme de ces équations n'a pas toute la simplicité dont elles sont susceptibles, nous ne nous arrêterons pas ici à les détailler; mais nous allons plutôt résoudre directement le problème par la méthode générale de la Section quatrième, laquelle donnera immédiatement les équations les plus simples & les plus commodes pour le calcul.

35. Pour employer ici cette méthode de la manière la plus générale & la plus simple, on supposera, ce qui est le cas de la na-

ture, que chaque particule Dm du corps soit attirée par des forces \bar{P} , \bar{Q} , \bar{R} , &c, proportionnelles à des fonctions quelconques des distances \bar{p} , \bar{q} , \bar{r} , &c, de la même particule aux centres de ces forces, & on formera de-là la quantité algébrique,

$$\pi = \int (\bar{P} d\bar{p} + \bar{Q} d\bar{q} + \bar{R} d\bar{r} + \&c).$$

On considérera ensuite les deux quantités

$$T = S \left(\frac{dx^2 + dy^2 + dz^2}{2dt^2} \right) Dm, \quad V = S \pi Dm,$$

en rapportant la caractéristique intégrale S uniquement aux élémens Dm du corps, & aux quantités relatives à la position de ces élémens dans le corps.

On réduira ces deux quantités en fonctions de variables quelconques, ξ , \downarrow , ϕ , &c, relatives aux divers mouvemens du corps, & on en formera la formule générale suivante (Sect. quatrième, art. 9),

$$\begin{aligned} 0 &= \left(d \cdot \frac{\partial T}{\partial d\xi} - \frac{\partial T}{\partial \xi} + \frac{\partial V}{\partial \xi} \right) \delta \xi, \\ &+ \left(d \cdot \frac{\partial T}{\partial d\downarrow} - \frac{\partial T}{\partial \downarrow} + \frac{\partial V}{\partial \downarrow} \right) \delta \downarrow, \\ &+ \left(d \cdot \frac{\partial T}{\partial d\phi} - \frac{\partial T}{\partial \phi} + \frac{\partial V}{\partial \phi} \right) \delta \phi, \\ &\&c. \end{aligned}$$

Si les variables ξ , \downarrow , ϕ , &c, sont par la nature du problème indépendantes entr'elles (& on peut toujours les prendre telles qu'elles le soient) on égalera séparément à zéro les quantités multipliées par chacune des variations

376 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

indéterminées $\delta \xi, \delta \psi, \delta \phi, \&c$, & l'on aura ainsi autant d'équations entre les variables $\xi, \psi, \phi, \&c$, qu'il y a de ces variables.

Si les variables dont il s'agit ne sont pas tout-à-fait indépendantes, mais qu'il y ait entr'elles une ou plusieurs équations de condition, on aura par la différentiation de ces équations, autant d'équations de condition entre les variations $\delta \xi, \delta \psi, \delta \phi, \&c$, par le moyen desquelles on pourra réduire ces variations à un plus petit nombre.

Ayant fait cette réduction dans la formule générale, on y égalera pareillement à zéro, chacun des coefficients des variations restantes; & les équations qui en proviendront, jointes à celles de condition données, suffiront pour résoudre le problème.

Dans celui dont il s'agit ici, il n'y aura qu'à faire usage des transformations enseignées dans le Paragraphe précédent. Ainsi on substituera d'abord $x' + \xi, y' + \eta, z' + \zeta$, au lieu de x, y, z , ensuite $a\xi' + b\xi'' + c\xi'''$, $a\eta' + b\eta'' + c\eta'''$, $a\xi' + b\zeta' + c\zeta'''$, au lieu de ξ, η, ζ (art. 11); enfin mettant pour $\xi', \eta', \&c$, leurs valeurs en ϕ, ψ, ω de l'article 30, on aura les quantités T, V exprimées en fonctions des six variables indépendantes $x', y', z', \phi, \psi, \omega$, à la place desquelles on pourra encore, si on le juge à propos, en introduire d'autres équivalentes; & chacune d'elles fournira pour la détermination du mouvement du corps, une équation de cette forme,

$$d. \frac{\delta T}{\delta d a} - \frac{\delta T}{\delta a} + \frac{\delta V}{\delta a} = 0,$$

a étant uné de ces variables.

36. Commençons donc par mettre dans l'expression de T , à la place de x, y, z , ces nouvelles variables $x' + \xi, y' + \eta, z' + \zeta$; & faisant sortir hors du signe S les x', y', z' , qui sont les mêmes pour tous points du corps, puisque ce sont les coordonnées du centre du corps; la fonction T deviendra

$$\frac{dx'^2 + dy'^2 + dz'^2}{2 dr^2} m + S \left(\frac{d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2}{2 dr^2} \right) dm$$

$$+ \frac{dx' S d\xi dm + dy' S d\eta dm + dz' S d\zeta dm}{dr^2}.$$

Cette expression est composée, comme l'on voit, de trois parties, dont la première ne contient que les seules variables x', y', z' , & exprime la valeur de T dans le cas où le corps seroit regardé comme un point. Si donc ces variables sont indépendantes des autres variables ξ, η, ζ , ce qui a lieu, lorsque le corps est libre de tourner en tous sens autour de son centre, la formule dont il s'agit devra être traitée séparément, & fournira pour le mouvement de ce centre, les mêmes équations que si le corps y étoit concentré; ainsi cette partie du problème rentre dans celui que nous avons résolu dans la Section précédente, & auquel nous renvoyons.

La troisième partie de l'expression précédente, celle qui contient les différences dx', dy', dz' , multipliées par les différences $d\xi, d\eta, d\zeta$, disparaît d'elle-même dans deux cas; lorsque le centre du corps est fixe, ce qui est évident, parce qu'alors les différences dx', dy', dz' des coordonnées de ce centre sont nulles; & lorsque ce centre est supposé placé dans le centre même de gravité du corps, car

alors les intégrales $S d\zeta dm$, $S d\eta dm$, $S d\xi dm$, deviennent nulles d'elles-mêmes. En effet, en y substituant pour $d\xi$, $d\eta$, $d\zeta$ leurs valeurs $a d\xi' + b d\xi'' + c d\xi'''$, $a d\eta' + b d\eta'' + c d\eta'''$, $a d\zeta' + b d\zeta'' + c d\zeta'''$ (art. préc.), & faisant sortir hors du signe S les quantités $d\xi'$, $d\xi''$, &c, qui sont indépendantes de la position des particules dm dans le corps, chaque terme de ces intégrales se trouvera multiplié par une de ces trois quantités, $S a dm$, $S b dm$, $S c dm$; or ces quantités ne sont autre chose que les sommes des produits de chaque élément dm , multiplié par sa distance à trois plans passant par le centre du corps, & perpendiculaires aux axes des coordonnées a , b , c ; elles sont donc nulles, quand ce centre coïncide avec celui de gravité de tout le corps, par les propriétés connues de ce dernier centre. Donc aussi les trois intégrales $S d\xi dm$, $S d\eta dm$, $S d\zeta dm$ seront nulles dans ce cas.

Dans l'un & dans l'autre cas, il ne restera donc à considérer dans l'expression de T , que la formule
 $S \left(\frac{d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2}{2 dt^2} \right) dm$, qui est uniquement relative au mouvement de rotation que le corps peut avoir autour de son centre, & qui servira par conséquent à déterminer les lois de ce mouvement, indépendamment de celui que le centre même peut avoir dans l'espace.

Pour rendre la solution la plus simple qu'il est possible, il est à propos de faire usage des expressions de $d\xi$, $d\eta$, $d\zeta$, de l'article 28, lesquelles donnent en faisant $da = 0$, $db = 0$, $dc = 0$,

$$d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2 = (cdQ - b dR)^2$$

$$\begin{aligned}
 &+ (adR - cdP)^2 + (bdP - adQ)^2 \\
 &= (b^2 + c^2)dP^2 + (a^2 + c^2)dQ^2 + (a^2 + b^2)dR^2 \\
 &- 2bcdQdR - 2acdPdR - 2abdPdQ.
 \end{aligned}$$

Or les quantités a, b, c étant ici les seules variables, relativement à la position des particules Dm dans le corps; il s'enfuit que pour avoir la valeur de $S(d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2) Dm$, il n'y aura qu'à multiplier chaque terme de la quantité précédente par Dm , & intégrer ensuite relativement à la caractéristique S , en faisant sortir hors de ce signe les quantités dP, dQ, dR qui en sont indépendantes. Ainsi la quantité $S\left(\frac{d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2}{2dt^2}\right) Dm$ deviendra

$$\frac{AdP^2 + BdQ^2 + CdR^2}{2dt^2} - \frac{FdQdR + GdPdR + HdPdQ}{dt^2}$$

en faisant pour abrégier,

$$\begin{aligned}
 A &= S(b^2 + c^2) Dm, \quad B = S(a^2 + c^2) Dm, \quad C = S(a^2 + b^2) Dm, \\
 F &= Sbc Dm, \quad G = Sac Dm, \quad H = Sab Dm.
 \end{aligned}$$

Ces intégrations sont relatives à toute la masse du corps, en sorte que A, B, C, F, G, H , doivent être désormais regardées & traitées comme des constantes données par la figure du corps.

37. Si on fait pour plus de simplicité $\frac{dP}{dt} = p$, $\frac{dQ}{dt} = q$, $\frac{dR}{dt} = r$ on aura, en ne considérant dans la fonction T , que les termes relatifs au mouvement de rotation,

$$T = \frac{1}{2} (Ap^2 + Bq^2 + Cr^2) - Fqr - Gpr - Hpq;$$

380 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

ainsi T n'étant fonction que de p, q, r on aura en différenciant selon δ ,

$$\delta T = \frac{dT}{dp} \delta p + \frac{dT}{dq} \delta q + \frac{dT}{dr} \delta r.$$

Or par les formules de l'article 31, on a

$$p = \frac{\sin \phi \sin \omega d\psi + \cos \phi d\omega}{dt},$$

$$q = \frac{\cos \phi \sin \omega d\psi - \sin \phi d\omega}{dt},$$

$$r = \frac{d\phi + \cos \omega d\psi}{dt};$$

donc (dt étant toujours constant)

$$\begin{aligned} \delta T &= \left(\frac{dT}{dp} q - \frac{dT}{dq} p \right) \delta \phi + \frac{dT}{dr} \times \frac{\delta d\phi}{dt} \\ &+ \left(\frac{dT}{dp} \sin \phi \sin \omega + \frac{dT}{dq} \cos \phi \sin \omega + \frac{dT}{dr} \cos \phi \right) \frac{\delta d\psi}{dt} \\ &+ \left(\frac{dT}{dp} \sin \phi \cos \omega + \frac{dT}{dq} \cos \phi \cos \omega - \frac{dT}{dr} \sin \omega \right) \frac{\delta d\omega}{dt} \\ &+ \left(\frac{dT}{dp} \cos \phi - \frac{dT}{dq} \sin \phi \right) \frac{\delta d\omega}{dt}; \end{aligned}$$

d'où l'on aura sur le champ, pour le mouvement de rotation du corps, ces trois équations du second ordre,

$$\begin{aligned} \frac{d}{dt} \cdot \frac{dT}{dr} - \frac{dT}{dp} q + \frac{dT}{dq} p + \frac{\delta V}{\delta \phi} &= 0, \\ \frac{d}{dt} \cdot \left(\frac{dT}{dp} \sin \phi \sin \omega + \frac{dT}{dq} \cos \phi \sin \omega + \frac{dT}{dr} \cos \phi \right) + \frac{\delta V}{\delta \psi} &= 0, \\ \frac{d}{dt} \cdot \left(\frac{dT}{dp} \cos \phi - \frac{dT}{dq} \sin \phi \right) &= 0. \end{aligned}$$

$$\left(\frac{dT}{dp} \sin \phi \cos \omega + \frac{dT}{dq} \cos \phi \cos \omega - \frac{dT}{dr} \sin \omega \right) \frac{d\psi}{dt} + \frac{\delta V}{\delta \omega} = 0.$$

A l'égard de la quantité V , comme elle dépend des forces qui sollicitent le corps, elle fera nulle si le corps n'est animé par aucune force; ainsi dans ce cas les trois quantités $\frac{\delta V}{\delta \phi}$, $\frac{\delta V}{\delta \psi}$, $\frac{\delta V}{\delta \omega}$, seront nulles aussi; & la seconde des trois équations précédentes sera intégrable d'elle-même; mais l'intégration générale de toutes ces équations restera encore fort difficile.

En général, puisque $V = S \pi D m$, & que π est une fonction algébrique des distances \overline{p} , \overline{q} , &c (art. 35), dont chacune est exprimée par $\sqrt{(x-f)^2 + (y-g)^2 + (z-h)^2}$, en désignant par f, g, h , les coordonnées du centre fixe des forces; il n'y aura qu'à faire dans la fonction π les mêmes substitutions que ci-dessus, & après avoir intégré relativement à toute la masse du corps, on aura l'expression de V en ϕ, ψ, ω , d'où l'on tirera par la différentiation ordinaire les valeurs de $\frac{\delta V}{\delta \phi}$, $\frac{\delta V}{\delta \psi}$, $\frac{\delta V}{\delta \omega}$, qui sont les mêmes que celles de $\frac{dT}{dp}$, $\frac{dT}{dq}$, $\frac{dT}{dr}$. Comme ceci n'a point de difficulté, nous ne nous y arrêterons point; nous remarquerons seulement que les équations précédentes reviennent à celles que j'ai données autrefois dans mes premières recherches sur la *libration de la Lune*.

38. Quoique l'emploi des angles ϕ, ψ, ω , paroisse être ce qu'il y a de plus simple pour trouver par notre méthode les équations de la rotation du corps; on peut néanmoins parvenir encore plus directement au but, & obtenir même

382 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

des formules plus élégantes & plus commodes pour le calcul dans plusieurs cas, en considérant immédiatement les variations des quantités ξ' , ξ'' , ξ''' , η' , &c, & réduisant ensuite ces différentes variations à trois indéterminées, par des formules analogues à celles de l'article 27.

Ainsi, puisque $p = \frac{dP}{dt} =$ (article 23)
 $\frac{\xi''' d\xi'' + \eta''' d\eta'' + \zeta''' d\zeta''}{dt}$, on aura en différenciant par δ ,
 (dt étant constant),

$$\delta p = \frac{\xi''' \delta d\xi'' + \eta''' \delta d\eta'' + \zeta''' \delta d\zeta''}{dt} + \frac{d\xi''' \delta \xi'' + d\eta''' \delta \eta'' + d\zeta''' \delta \zeta''}{dt};$$

donc le terme $\frac{dT}{dp} \delta p$ de la valeur de δT donnera dans la formule générale de l'article 35, les termes

$$\frac{d \cdot \left(\frac{dT}{dp} \xi''' \right)}{dt} \delta \xi'' + \frac{d \cdot \left(\frac{dT}{dp} \eta''' \right)}{dt} \delta \eta'' + \frac{d \cdot \left(\frac{dT}{dp} \zeta''' \right)}{dt} \delta \zeta'' - \frac{dT}{dp} \times \frac{d\xi''' \delta \xi'' + d\eta''' \delta \eta'' + d\zeta''' \delta \zeta''}{dt},$$

savoir,

$$\frac{d \cdot \left(\frac{dT}{dp} \right)}{dt} (\xi''' \delta \xi'' + \eta''' \delta \eta'' + \zeta''' \delta \zeta'') + \frac{dT}{dp} \times \frac{d\xi''' \delta \xi'' + d\eta''' \delta \eta'' + d\zeta''' \delta \zeta'' - d\xi''' \delta \xi''' - d\eta''' \delta \eta''' - d\zeta''' \delta \zeta'''}{dt}.$$

Pareillement le terme $\frac{dT}{dq} \delta q$ donnera dans la même formule les termes

$$\frac{d \cdot \left(\frac{dT}{dq} \right)}{dt} (\xi' \delta \xi''' + \eta' \delta \eta''' + \zeta' \delta \zeta''') \\ + \frac{dT}{dq} \times \frac{d\xi' \delta \xi''' + d\eta' \delta \eta''' + d\zeta' \delta \zeta''' - d\xi''' \delta \xi' - d\eta''' \delta \eta' - d\zeta''' \delta \zeta'}{dt};$$

& enfin le terme $\frac{dT}{dr} \delta r$ donnera ceux-ci:

$$\frac{d \cdot \left(\frac{dT}{dr} \right)}{dt} (\xi'' \delta \xi' + \eta'' \delta \eta' + \zeta'' \delta \zeta') \\ + \frac{dT}{dr} \times \frac{d\xi'' \delta \xi' + d\eta'' \delta \eta' + d\zeta'' \delta \zeta' - d\xi' \delta \xi'' - d\eta' \delta \eta'' - d\zeta' \delta \zeta''}{dr}.$$

Or ayant trouvé en général

$$d\xi' = \xi'' dR - \xi''' dQ, \quad d\xi'' = \xi''' dP - \xi' dR$$

$$d\xi''' = \xi' dQ - \xi'' dP, \quad d\eta' = \eta'' dR - \eta''' dQ, \quad \&c.$$

{ art. 27), dP, dQ, dR étant des quantités indéterminées, il est clair qu'on peut donner aussi aux variations $\delta \xi', \delta \xi'', \delta \xi''', \delta \eta', \&c$, la même forme en changeant d en δ ; ainsi on aura

$$\delta \xi' = \xi'' \delta R - \xi''' \delta Q, \quad \delta \xi'' = \xi''' \delta P - \xi' \delta R$$

$$\delta \xi''' = \xi' \delta Q - \xi'' \delta P, \quad \delta \eta' = \eta'' \delta R - \eta''' \delta Q, \quad \&c,$$

les trois quantités $\delta P, \delta Q, \delta R$ étant aussi indéterminées & indépendantes entr'elles.

Faisant ces substitutions, & ayant égard aux équations de condition de l'article 13, on trouvera

$$\xi''' \delta \xi'' + \eta''' \delta \eta'' + \zeta''' \delta \zeta'' = \delta P,$$

$$\xi' \delta \xi''' + \eta' \delta \eta''' + \zeta' \delta \zeta''' = \delta Q,$$

$$\xi'' \delta \xi' + \eta'' \delta \eta' + \zeta'' \delta \zeta' = \delta R,$$

384 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

expressions analogues à celles de dP, dQ, dR (art. 13); & de plus,

$$d\xi'' \delta \xi' + d\eta'' \delta \eta' + d\zeta'' \delta \zeta' = -dP \delta Q,$$

$$d\xi''' \delta \xi' + d\eta''' \delta \eta' + d\zeta''' \delta \zeta' = -dP \delta R,$$

$$d\xi' \delta \xi'' + d\eta' \delta \eta'' + d\zeta' \delta \zeta'' = -dQ \delta P,$$

$$d\xi''' \delta \xi'' + d\eta''' \delta \eta'' + d\zeta''' \delta \zeta'' = -dQ \delta R,$$

$$d\xi' \delta \xi''' + d\eta' \delta \eta''' + d\zeta' \delta \zeta''' = -dR \delta P,$$

$$d\xi'' \delta \xi''' + d\eta'' \delta \eta''' + d\zeta'' \delta \zeta''' = -dR \delta Q.$$

Donc les quantités trouvées ci-dessus résultantes des termes $\frac{dT}{dp} \delta P, \frac{dT}{dq} \delta Q, \frac{dT}{dr} \delta R$ de la valeur de δT , deviendront en mettant p, q, r pour $\frac{dP}{dt}, \frac{dQ}{dt}, \frac{dR}{dt}$,

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{dT}{dp} \right) \delta P + \frac{dT}{dp} (r \delta Q - q \delta R),$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{dT}{dq} \right) \delta Q + \frac{dT}{dq} (p \delta R - r \delta P),$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{dT}{dr} \right) \delta R + \frac{dT}{dr} (q \delta P - p \delta Q),$$

dont la somme fera par conséquent le résultat des termes dûs à la variation de T , dans l'équation générale dont il s'agit.

Quant aux termes relatifs à la variation de V , puisque V devient une fonction algébrique de $\xi', \xi'', \xi''', \eta', \zeta'$, &c, après la substitution de $x' + a\xi' + b\xi'' + c\xi'''$, $y' + a\eta' + b\eta'' + c\eta'''$, $z' + a\zeta' + b\zeta'' + c\zeta'''$, au lieu de x, y, z ,
le

le signe intégral \mathcal{S} n'ayant rapport qu'aux quantités a, b, c , il n'y aura qu'à différentier par δ , & mettre ensuite pour $\delta \xi', \delta \xi'', \&c$, leurs valeurs dans $\delta P, \delta Q, \delta R$; ainsi puisque

$\frac{\delta V}{\delta \xi'} = \frac{dV}{d\xi'}, \frac{\delta V}{\delta \xi''} = \frac{dV}{d\xi''}, \&c$, on aura dans la même équation les termes suivans,

$$\begin{aligned} & \frac{dV}{d\xi'} (\xi'' \delta R - \xi''' \delta Q) + \frac{dV}{d\xi''} (\xi''' \delta P - \xi' \delta R) + \\ & \frac{dV}{d\xi'''} (\xi' \delta Q - \xi'' \delta P) + \frac{dV}{d\eta'} (\eta' \delta R - \eta''' \delta Q) + \&c. \end{aligned}$$

Donc enfin rassemblant tous les termes multipliés par chacune des trois quantités $\delta P, \delta Q, \delta R$, on aura une équation générale de cette forme,

$$0 = (P) \delta P + (Q) \delta Q + (R) \delta R,$$

dans laquelle

$$\begin{aligned} (P) &= \frac{d}{dt} \frac{dT}{dP} + q \frac{dT}{dr} - r \frac{dT}{dq} \\ &+ \xi''' \frac{dV}{d\xi''} + \eta''' \frac{dV}{d\eta''} + \zeta''' \frac{dV}{d\xi''} - \xi'' \frac{dV}{d\xi'''} - \eta'' \frac{dV}{d\eta'''} - \zeta'' \frac{dV}{d\xi'''}; \\ (Q) &= \frac{d}{dt} \frac{dT}{dq} + r \frac{dT}{dP} - P \frac{dT}{dr} \\ &+ \xi' \frac{dV}{d\xi'''} + \eta' \frac{dV}{d\eta'''} + \zeta' \frac{dV}{d\xi'''} - \xi''' \frac{dV}{d\xi'} - \eta''' \frac{dV}{d\eta'} - \zeta''' \frac{dV}{d\xi'}; \\ (R) &= \frac{d}{dt} \frac{dT}{dr} + P \frac{dT}{dq} - q \frac{dT}{dP} \\ &+ \xi'' \frac{dV}{d\xi'} + \eta'' \frac{dV}{d\eta'} + \zeta'' \frac{dV}{d\xi'} - \xi' \frac{dV}{d\xi''} - \eta' \frac{dV}{d\eta''} - \zeta' \frac{dV}{d\xi''}. \end{aligned}$$

C c c

Et comme les trois quantités δP , δQ , δR sont indépendantes entr'elles, & en même tems arbitraires, on aura donc ces trois équations particulières $(P) = 0$, $(Q) = 0$, $(R) = 0$, lesquelles étant combinées avec les six équations de condition entre les neuf variables ξ' , ξ'' , &c, (art. 13), serviront à déterminer chacune de ces variables.

On peut mettre, si l'on veut, sous une forme plus simple, les termes de ces équations dépendans de la quantité V . Car puisque $V = S \pi D m$, aura (à cause que le signe S ne regarde point les variables ξ' , ξ'' , &c),

$$\xi'' \frac{dV}{d\xi'} = S \xi' \frac{d\pi}{d\xi'} D m, \quad \eta'' \frac{dV}{d\eta'} = S \eta'' \frac{d\pi}{d\eta'} D m, \quad \&c; \quad \&c$$

comme π est une fonction algébrique de $a \xi' + b \xi'' + c \xi'''$, $a \eta' + b \eta'' + c \eta'''$, $a \zeta' + b \zeta'' + c \zeta'''$, il est aisé de voir qu'en faisant varier séparément a , b , c , on aura . . .

$$\xi'' \frac{d\pi}{d\xi''} + \eta'' \frac{d\pi}{d\eta''} + \zeta'' \frac{d\pi}{d\zeta''} = \frac{b d\pi}{dc}, \quad \xi'' \frac{d\pi}{d\eta''} + \eta'' \frac{d\pi}{d\eta''} \\ + \zeta'' \frac{d\pi}{d\zeta''} = c \frac{d\pi}{db}; \quad \&c \text{ ainsi de suite. De sorte qu'on aura}$$

de cette manière,

$$\xi''' \frac{dV}{d\xi''} + \eta''' \frac{dV}{d\eta''} + \zeta''' \frac{dV}{d\zeta''} - \xi'' \frac{dV}{d\xi''} - \eta'' \frac{dV}{d\eta''} - \zeta'' \frac{dV}{d\zeta''} \\ = S \left(b \frac{d\pi}{dc} - c \frac{d\pi}{db} \right) D m,$$

$$\xi' \frac{dV}{d\xi''} + \eta' \frac{dV}{d\eta''} + \zeta' \frac{dV}{d\zeta''} - \xi''' \frac{dV}{d\eta''} - \eta''' \frac{dV}{d\eta''} - \zeta''' \frac{dV}{d\zeta''} \\ = S \left(c \frac{d\pi}{da} - a \frac{d\pi}{dc} \right) D m,$$

$$\xi' \frac{dV}{d\xi'} + \eta' \frac{dV}{d\eta'} + \zeta' \frac{dV}{d\zeta'} - \xi'' \frac{dV}{d\xi''} - \eta'' \frac{dV}{d\eta''} - \zeta'' \frac{dV}{d\zeta''} \\ = S \left(a \frac{d\pi}{db} - b \frac{d\pi}{da} \right) D m.$$

Mais si cette transformation simplifie les formules, elle ne simplifie pas le calcul, parce qu'au lieu de l'intégration unique contenue dans \mathcal{V} , on en aura trois à exécuter.

39. Lorsque les distances des centres des forces au centre du corps sont très-grandes vis-à-vis des dimensions de ce corps, on peut alors réduire la quantité π en une série fort convergente de termes proportionnels aux puissances & aux produits de a, b, c ; de sorte que l'intégration $S \pi D m$ n'aura aucune difficulté; c'est le cas des Planetes en tant qu'elles s'attirent mutuellement.

Si la force attractive \bar{P} est simplement proportionnelle à la distance \bar{p} , en sorte que $\bar{P} = k\bar{p}$, k étant au coefficient constant, le terme $f\bar{P} d\bar{p}$ de la fonction π (art. 35) devient $= \frac{k\bar{p}^2}{2}$; & comme p est exprimé en général par $\sqrt{(x-f)^2 + (y-g)^2 + (z-h)^2}$, en désignant par f, g, h , les coordonnées du centre des forces; le terme dont il s'agit donnera ceux-ci, $\frac{k}{2} ((x-f)^2 + (y-g)^2 + (z-h)^2)$; donc substituant par x, y, z leurs valeurs $x' + \xi, y' + \eta, z' + \zeta$, multipliant par Dm , & intégrant selon S , on aura dans la valeur de $\mathcal{V} = S \pi D m$ les termes suivans,

$$\begin{aligned} & \frac{k}{2} ((x' - f)^2 + (y' - g)^2 + (z' - h)^2) S D m \\ & + k(x' - f) S \xi D m + k(y' - g) S \eta D m + k(z' - h) S \zeta D m \\ & + \frac{k}{2} S (\xi^2 + \eta^2 + \zeta^2) D m. \end{aligned}$$

Or $\xi = a \xi' + b \xi'' + c \xi'''$, $\eta = a \eta' + b \eta'' + c \eta'''$,
 $\zeta = a \zeta' + b \zeta'' + c \zeta'''$; donc,

$$S\xi Dm = \xi' Sa Dm + \xi'' Sb Dm + \xi''' Sc Dm;$$

& ainsi des autres ; & $S(\xi^2 + \eta^2 + \zeta^2) Dm = S(a^2 + b^2 + c^2) Dm$,
(art. 13) = à une constante que nous désignerons par E .

Mais si on prend pour le centre arbitraire du corps, son centre même de gravité, on a alors

$$Sa Dm = 0, Sb Dm = 0, Sc Dm = 0,$$

comme nous l'avons déjà vu ci-dessus (art. 36). Ainsi dans ce cas la quantité V ne contiendra relativement à la force dont il s'agit, que les termes

$$\frac{k}{2} \left((x' - f)^2 + (y' - g)^2 + (z' - h)^2 \right) + \frac{k}{2} E;$$

de sorte que toutes les différences partielles $\frac{dV}{dx'}$, $\frac{dV}{dy'}$, &c, seront nulles.

D'où il s'ensuit que l'effet de cette force fera nul par rapport au mouvement de rotation autour du centre de gravité.

Et comme l'expression précédente V , au terme constant $\frac{kE}{2}$ près, est la même que si tout le corps étoit concentré dans son centre, auquel cas $x = x'$, $y = y'$, $z = z'$, on aura pour le mouvement progressif de ce centre, les mêmes équations que si le corps étoit réduit à un point ; car les différences partielles de V , relativement aux variables x' , y' , z' seront les mêmes que dans cette hypothèse.

Si on veut considérer le corps comme pesant, en prenant la force accélératrice de la gravité pour l'unité, & l'axe des coordonnées z dirigé verticalement de haut en bas, on aura $\bar{P} = 1$, & $\bar{p} = h - z$; donc $\int P dP = h - z = h - z'$

$= a\zeta' = b\zeta'' - c\zeta'''$; de sorte que la quantité V contiendra, à raison de la pesanteur du corps, les termes

$$(h - \zeta')SDm - \zeta'SaDm - \zeta''SbDm - \zeta'''ScDm.$$

Ainsi si le centre du corps est pris dans son centre de gravité, les termes qui contiennent les variables ζ' , ζ'' , &c, disparaîtront, & par conséquent l'effet de la gravité sur la rotation sera nul, comme dans le cas précédent. La valeur de V en tant qu'elle est due à la gravité, se réduira alors à $(h - \zeta')SDm$, c'est-à-dire, à ce qu'elle seroit si le corps étoit réduit à un point, en conservant sa masse SDm ; donc aussi le mouvement de translation du corps sera le même que dans ce cas.

§. I I I.

*Détermination du mouvement d'un corps grave
de figure quelconque.*

40. Ce problème, quelque difficile qu'il soit, est néanmoins un des plus simples que présente la Méchanique, quand on considère les choses dans l'état naturel & sans abstraction; car tous les corps étant essentiellement pesans & étendus, on ne peut les dépouiller de l'une ou de l'autre de ces propriétés sans les dénaturer, & les questions dans lesquelles on ne tiendroit pas compte de toutes les deux à la fois, ne seroient par conséquent que de pure curiosité.

Nous commencerons par examiner le mouvement des corps libres, comme le sont les projectiles; nous examinerons ensuite celui des corps retenus par un point fixe, comme le sont les pendules.

390 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

Dans le premier cas on prendra le centre du corps dans son centre de gravité, & comme alors l'effet de la gravité est nul sur la rotation, ainsi qu'on vient de le voir, on déterminera les loix de cette rotation par les trois équations suivantes (art. 38),

$$\left. \begin{aligned} \frac{d}{dt} \frac{dT}{dp} + q \frac{dT}{dr} - r \frac{dT}{dq} &= 0 \\ \frac{d}{dt} \frac{dT}{dq} + r \frac{dT}{dp} - p \frac{dT}{dr} &= 0 \\ \frac{d}{dt} \frac{dT}{dr} + p \frac{dT}{dq} - q \frac{dT}{dp} &= 0 \end{aligned} \right\} \dots (A),$$

en supposant (art. 37).

$$p = \frac{dP}{dt}, \quad q = \frac{dQ}{dt}, \quad r = \frac{dR}{dt}, \quad \&c$$

$$T = \frac{1}{2} (Ap^2 + Bq^2 + Cr^2) - Fqr - Gpr - Hpq.$$

A l'égard du centre même du corps, il suivra les loix connues du mouvement des projectiles considérés comme des points; ainsi la détermination de son mouvement n'a aucune difficulté, & nous ne nous y arrêterons point.

Dans le second cas on prendra le point fixe de suspension pour le centre du corps, & supposant les ordonnées z verticales, & dirigées de bas en haut, on aura (art. 39)

$$V = (h - z') S D m - z'' S a D m - z''' S b D m;$$

$$\text{d'où l'on tire } \frac{dV}{dz'} = - S a D m, \quad \frac{dV}{dz''} = - S b D m,$$

$\frac{dV}{d\zeta'''} = -ScDm$, & toutes les autres différences partielles de V seront nulles. De sorte que les équations pour le mouvement de rotation seront (art. 38),

$$\left. \begin{aligned} \frac{d}{dt} \frac{dT}{dp} + q \frac{dT}{dr} - r \frac{dT}{dq} - \zeta''' SbDm + \zeta'' ScDm &= 0 \\ \frac{d}{dt} \frac{dT}{dq} + r \frac{dT}{dp} - p \frac{dT}{dr} - \zeta ScDm + \zeta''' SaDm &= 0 \\ \frac{d}{dt} \frac{dT}{dr} + p \frac{dT}{dq} - q \frac{dT}{dp} - \zeta'' SaDm + \zeta' SbDm &= 0 \end{aligned} \right\}$$

les quantités $SaDm$, $SbDm$, $ScDm$, devant être regardées comme des constantes données par la figure du corps, & par le lieu du point de suspension.

41. La solution du premier cas, où le corps est supposé entièrement libre, & où l'on ne considère que la rotation autour du centre de gravité, dépend uniquement de l'intégration des trois équations (A).

Or il est d'abord facile de trouver deux intégrales de ces équations;

car r°, si on les multiplie respectivement par $\frac{dT}{dp}$, $\frac{dT}{dq}$, $\frac{dT}{dr}$, & qu'en suite on les ajoute ensemble, on a évidemment une équation intégrable, & dont l'intégrale sera

$$\left(\frac{dT}{dp}\right)^2 + \left(\frac{dT}{dq}\right)^2 + \left(\frac{dT}{dr}\right)^2 = f^2,$$

f^2 étant une constante arbitraire.

1°. Si on multiplie les mêmes équations par p , q , r , & qu'on les ajoute ensemble, on aura celle-ci,

$$p d. \frac{dT}{dp} + q d. \frac{dT}{dq} + r d. \frac{dT}{dr} = 0,$$

laquelle (à cause que T est une fonction de p , q , r uniquement, & que par conséquent $dT = \frac{dT}{dp} dp + \frac{dT}{dq} dq + \frac{dT}{dr} dr$ est aussi intégrable, son intégrale étant

$$p \frac{dT}{dp} + q \frac{dT}{dq} + r \frac{dT}{dr} - T = h^2,$$

h^2 étant une nouvelle constante arbitraire.

En mettant dans ces équations, au lieu de T , $\frac{dT}{di}$, $\frac{dT}{dq}$, $\frac{dT}{dr}$ leurs valeurs, on aura deux équations du second degré entre p , q , r , par lesquelles on pourra déterminer les valeurs de deux de ces variables en fonctions de la troisième; & ces valeurs étant ensuite substituées dans une quelconque des trois équations (A), on aura une équation du premier ordre entre t & la variable dont il s'agit; ainsi on pourra connoître par ce moyen les valeurs de p , q , r en t . C'est ce que nous allons développer.

Je remarque d'abord qu'on peut réduire la seconde des deux intégrales trouvées, à une forme plus simple, en faisant attention que puisque T est une fonction homogène de deux dimensions de p , q , r , on a par la propriété connue de ces sortes de fonctions,

$$p \frac{dT}{dp} + q \frac{dT}{dq} + r \frac{dT}{dr} = 2 T,$$

ce qui réduit l'équation intégrale dont il s'agit à $T = h^2$;
laquelle

laquelle exprime la conservation des forces vives du mouvement de rotation.

Je remarque ensuite que comme la quantité . . .

$$\left(r \frac{dT}{dq} - q \frac{dT}{dr}\right)^2 + \left(p \frac{dT}{dr} - r \frac{dT}{dp}\right)^2 + \left(q \frac{dT}{dp} - p \frac{dT}{dq}\right)^2$$

est équivalente à celle-ci, $(p^2 + q^2 + r^2) \times \dots$

$$\left(\left(\frac{dT}{dp}\right)^2 + \left(\frac{dT}{dq}\right)^2 + \left(\frac{dT}{dr}\right)^2\right) - \left(p \frac{dT}{dp} + q \frac{dT}{dq} + r \frac{dT}{dr}\right)^2,$$

laquelle devient $f^2 (p^2 + q^2 + r^2) - 4h^4$, en vertu des deux intégrales précédentes, on aura une équation différentielle plus simple, en ajoutant ensemble les carrés des valeurs de $d \cdot \frac{dT}{dp}$, $d \cdot \frac{dT}{dq}$, $d \cdot \frac{dT}{dr}$ dans les trois équations différentielles (*A*); équation qu'on pourra ainsi employer à la place d'une quelconque de celles-ci.

De cette manière la détermination des quantités p , q , r , en t dépendra simplement de ces trois équations.

$$T = h^4,$$

$$\left(\frac{dT}{dp}\right)^2 + \left(\frac{dT}{dq}\right)^2 + \left(\frac{dT}{dr}\right)^2 = f^2,$$

$$\left(d \cdot \frac{dT}{dp}\right)^2 + \left(d \cdot \frac{dT}{dq}\right)^2 + \left(d \cdot \frac{dT}{dr}\right)^2$$

$$= (f^2 (p^2 + q^2 + r^2) - 4h^4) dt^2;$$

dans lesquelles

$$T = \frac{1}{2} (Ap^2 + Bq^2 + Cr^2) - Fqr - Gpr - Hpq.$$

42. Cette détermination est assez facile, lorsque les trois constantes F , G , H sont nulles. Car on a alors simplement

$$T = \frac{1}{2} (Ap^2 + Bq^2 + Cr^2); \text{ donc } \frac{dT}{dp} = Ap,$$

$$\frac{dT}{dq} = Bq, \frac{dT}{dr} = Cr; \text{ de sorte que les trois équations}$$

à résoudre seront de la forme suivante,

$$Ap^2 + Bq^2 + Cr^2 = 2h^2,$$

$$A^2 p^2 + B^2 q^2 + C^2 r^2 = f^2,$$

$$\frac{A^2 dp^2 + B^2 dq^2 + C^2 dr^2}{dt^2} = f^2 (p^2 + q^2 + r^2) - 4h^4.$$

Si donc on fait $p^2 + q^2 + r^2 = u$, & qu'on tire les valeurs de p , q , r , de ces trois équations,

$$p^2 + q^2 + r^2 = u,$$

$$A p^2 + B q^2 + C r^2 = 2h^2,$$

$$A^2 p^2 + B^2 q^2 + C^2 r^2 = f^2,$$

on aura

$$p^2 = \frac{BCu - 2h^2(B+C) + f^2}{(A-B)(A-C)},$$

$$q^2 = \frac{ACu - 2h^2(A+C) + f^2}{(B-A)(B-C)},$$

$$r^2 = \frac{ABu - 2h^2(A+B) + f^2}{(C-A)(C-B)};$$

ces valeurs étant substituées dans l'équation différentielle ci-dessus, le premier membre de cette équation deviendra, après les réductions,

$$\frac{A^2 B^2 C^2 (4h^4 - f^2 u^2) du^2}{(B+C+f^2)(ACu-2h^2(A+C)+f^2)(ABu-2h^2(A+B)+f^2) dt^2};$$

& le second membre deviendra $f^2 u - 4h^4$, de sorte qu'en

divisant toute l'équation par $f^2 u - 4h^2$, & tirant la racine carrée, on aura enfin

$$dt = \frac{ABC du}{\sqrt{-(BCu-2h^2(B+C)+f^2)(ACu-2h^2(A+C)+f^2)(ABu-2h^2(A+B)+f^2)}}$$

d'où l'on tirera par l'intégration t en u , & réciproquement.

43. Supposons maintenant que les constantes F, G, H ne soient pas nulles, & voyons comment on peut ramener ce cas au précédent, au moyen de quelques substitutions.

Pour cela je substitue à la place des variables p, q, r , des fonctions d'autres variables x, y, z , qu'il ne faudra pas confondre avec celles que nous avons employées jusqu'ici pour représenter les coordonnées des différens points du corps; & je suppose d'abord ces fonctions telles, que l'on ait $p^2 + q^2 + r^2 = x^2 + y^2 + z^2$. Il est évident que pour satisfaire à cette condition, elles ne peuvent être que linéaires, & par conséquent de cette forme,

$$p = p'x + p''y + p'''z, \quad q = q'x + q''y + q'''z, \quad r = r'x + r''y + r'''z.$$

Les quantités $p', p'', p''', q',$ &c, seront des constantes arbitraires, entre lesquelles, en vertu de l'équation $p^2 + q^2 + r^2 = x^2 + y^2 + z^2$, il faudra qu'il y ait les six équations de condition que voici.

$$p'^2 + q'^2 + r'^2 = 1, \quad p''^2 + q''^2 + r''^2 = 1, \quad p'''^2 + q'''^2 + r'''^2 = 1,$$

$$p'p'' + q'q'' + r'r'' = 0, \quad p'p''' + q'q''' + r'r''' = 0, \quad p''p''' + q''q''' + r''r''' = 0;$$

de sorte que comme les quantités dont il s'agit sont au nombre de neuf, après avoir satisfait à ces six équations, il en restera encore trois d'arbitraires.

Je substituerai maintenant ces expressions de p, q, r dans la valeur de T , & je ferai en sorte, au moyen des trois

396 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

arbitraires dont je viens de parler, que les trois termes qui contiendroient les produits xy , xz , yz disparaissent de la valeur de T , enforte que cette quantité se réduise à cette forme, $\frac{\alpha x^2 + \beta y^2 + \gamma z^2}{2}$.

Mais pour rendre le calcul plus simple, je substituerai immédiatement dans cette formule les valeurs de x, y, z en p, q, r , & comparant ensuite le résultat avec l'expression de T , je déterminerai non-seulement les arbitraires dont il s'agit, mais aussi les inconnues α, β, γ . Or les valeurs ci-dessus de p, q, r étant multipliées respectivement par p', q', r' , par p'', q'', r'' , & par p''', q''', r''' , ensuite ajoutées ensemble, donnent sur le champ, en vertu des équations de condition entre les coefficients $p', p'', \&c$,

$$x = p'p + q'q + r'r, y = p''p + q''q + r''r, z = p'''p + q'''q + r'''r;$$

la substitution de ces valeurs dans la quantité

$$\frac{\alpha x^2 + \beta y^2 + \gamma z^2}{2}, \text{ \& la comparaison avec la valeur de } T \text{ de}$$

l'article 41, donnera ainsi les six équations suivantes,

$$\begin{aligned} \alpha p'^2 + \beta p''^2 + \gamma p'''^2 &= A, \\ \alpha q'^2 + \beta q''^2 + \gamma q'''^2 &= B, \\ \alpha r'^2 + \beta r''^2 + \gamma r'''^2 &= C, \\ \alpha p'q' + \beta p''q'' + \gamma p'''q''' &= -2F, \\ \alpha p'r' + \beta p''r'' + \gamma p'''r''' &= -2G, \\ \alpha q'r' + \beta q''r'' + \gamma q'''r''' &= -2H, \end{aligned}$$

qui serviront à la détermination des six inconnues dont il s'agit.

Et cette détermination n'a même aucune difficulté; car si on ajoute ensemble la première équation multipliée par p' , la quatrième multipliée par q' , & la cinquième multipliée par r' , on a, en vertu des équations de condition déjà citées,

$$a p' = A p' - 2 F q' - 2 G r';$$

en ajoutant la seconde, la quatrième, & la sixième, multipliées respectivement par q' , p' , r' , on aura pareillement

$$a q' = B q' - 2 F p' - 2 H r';$$

ajoutant enfin la troisième, la cinquième, & la sixième, multipliées respectivement, r' , p' , q' , on aura

$$a r' = C r' - 2 G p' - 2 H q';$$

& ces trois équations étant combinées avec l'équation de condition,

$$p'^2 + q'^2 + r'^2 = 1,$$

serviront à déterminer les quatre inconnues a , p' , q' , r' .

Les deux premières équations donnent

$$q' = \frac{FG + H(A - a)}{2FH + G(B - a)} p', \quad r' = \frac{(A - a)(B - a) - 4F^2}{4FH + 2G(B - a)} p';$$

substituant ces valeurs dans la troisième, on aura, après avoir divisé par p' , cette équation en a ,

$$(a - A)(a - B)(a - C) - 4H^2(a - A) - 4G^2(a - B) - 4F^2(a - C) + 16FGH = 0,$$

laquelle étant du troisième degré, aura nécessairement une racine réelle.

398 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

Les mêmes valeurs étant substituées dans la quatrième équation, on en tirera celles de p' , q' , r' en α , lesquelles, en faisant pour abrégé,

$$(\alpha) = \sqrt{((A-\alpha)(B-\alpha) - 4F^2 + 4FG + 2H(A-\alpha) + 4FH + 2G(B-\alpha))},$$

seront exprimées ainsi,

$$p' = \frac{4FH + 2G(B-\alpha)}{(\alpha)}, \quad q' = \frac{4FG + 2H(A-\alpha)}{(\alpha)}, \quad r' = \frac{(A-\alpha)(B-\alpha) - 4F^2}{(\alpha)}.$$

Si on fait de nouveau les mêmes combinaisons des équations ci-dessus, mais en prenant pour multiplicateurs les quantités p'' , q'' , r'' , à la place de p' , q' , r' , on en tirera ces équations-ci,

$$\beta p'' = Ap'' - 2Fq'' - 2Gr'',$$

$$\beta q'' = Bq'' - 2Fp'' - 2Hr'',$$

$$\beta r'' = Cr'' - 2Gp'' - 2Hq'',$$

qui étant jointes à l'équation de condition $p''^2 + q''^2 + r''^2 = 1$, serviront à déterminer les quatre inconnues β , p'' , q'' , r'' ; & comme ces équations ne diffèrent des précédentes qu'en ce que ces inconnues y sont à la place des premières inconnues α , p' , q' , r' , on en conclura sur le champ que l'équation en β , ainsi que les expressions de p'' , q'' , r'' en β seront les mêmes que celles que nous venons de trouver en α .

Enfin si on réitère les mêmes opérations mais en prenant p''' , q''' , r''' pour multiplicateurs, on trouvera de même les trois équations,

$$\gamma p''' = Ap''' - 2Fq''' - 2Gr''',$$

$$\gamma q''' = B q''' - 2 F p''' - 2 H r''',$$

$$\gamma r''' = C r''' - 2 G p''' - 2 H q''',$$

auxquelles en joindra l'équation $p'''' + q'''' + r'''' = 1$; & comme ces équations sont en tout semblables aux précédentes, on en tirera des conclusions analogues.

On conclura donc en général que l'équation en x trouvée ci-dessus, aura pour racines les valeurs des trois quantités α, β, γ , & que ces trois racines étant substituées successivement dans les expressions de p', q', r' en x , on aura tout de suite les valeurs de p', q', r' , de p'', q'', r'' , & de p''', q''', r''' ; de sorte que tout sera connu moyennant la résolution de l'équation dont il s'agit.

Au reste, comme cette équation est du troisième degré, elle aura toujours une racine réelle, qui étant prise pour α , rendra aussi réelles les trois quantités p', q', r' . A l'égard des deux autres racines β & γ , si elles étoient imaginaires, elles seroient, comme l'on fait, de la forme $b + c\sqrt{-1}$ & $b - c\sqrt{-1}$; de sorte que les quantités p'', q'', r'' qui sont des fonctions rationnelles de β , seroient aussi de ces formes, $m + n\sqrt{-1}, m' + n'\sqrt{-1}, m'' + n''\sqrt{-1}$; & les quantités p''', q''', r''' , qui sont de semblables fonctions de p seroient des formes réciproques $m - n\sqrt{-1}, m' - n'\sqrt{-1}, m'' - n''\sqrt{-1}$; donc l'équation de condition $p'' p''' + q'' q''' + r'' r''' = 0$, deviendrait $m^2 + n^2 + m'^2 + n'^2 + m''^2 + n''^2 = 0$, & par conséquent impossible tant que m, n, m', n', m'', n'' seroient réelles; d'où il s'ensuit que β & γ ne peuvent être imaginaires.

Pour se convaincre directement de cette vérité, d'après l'équation même dont il s'agit, je mets cette équation sous la forme

$$\alpha - C = \frac{4H^2(\alpha - A) + 4G^2(\alpha - B) - 16FGH}{(\alpha - A)(\alpha - B) - 4F^2};$$

j'y substitue successivement, au lieu de α , les deux autres racines β & γ , & je retranche les deux équations résultantes l'une de l'autre; j'aurai, après les réductions & la division par $\beta - \gamma$, cette transformée

$$\begin{aligned} & ((\beta - A)(\beta - B) - 4F^2)(\gamma - A)(\gamma - B) - 4F^2) + \\ & 4(G^2 + H^2)\beta\gamma - 4(4FGH + H^2A + G^2B)(\beta + \gamma) \\ & + 16F^2(G^2 + H^2) + 16(A + B)FGH + 4(AH^2 + BG^2) = 0, \end{aligned}$$

laquelle est réductible à cette forme,

$$\begin{aligned} & ((\beta - A)(\beta - B) - 4F^2)((\gamma - A)(\gamma - B) - 4F^2) \\ & + 4(H(\beta - A) - 2FG)(H(\gamma - A) - 2FG) \\ & + 4(G(\beta - A) - 2FH)(G(\gamma - A) - 2FH) = 0, \end{aligned}$$

qu'on voit être la même chose que l'équation $p''p''' + q''q''' + r''r''' = 0$, & qui fournit par conséquent des conclusions semblables.

Donc les trois racines α, β, γ seront nécessairement toutes réelles, & les neuf coefficients $p', q', r', p'',$ &c, qui sont des fonctions rationnelles de ces racines, seront réels aussi.

44. Nous venons de déterminer les valeurs de ces coefficients, en sorte que l'on ait $p^2 + q^2 + r^2 = x^2 + y^2 + z^2$, & $T = \frac{\alpha x^2 + \beta y^2 + \gamma z^2}{2}$; or en faisant varier successivement p, q, r , on aura, à cause que x, y, z sont fonctions de ces variables,

$$\frac{dT}{d\gamma}$$

$$\frac{dT}{dp} = \alpha x \frac{dx}{dp} + \beta y \frac{dy}{dp} + \gamma z \frac{dz}{dp},$$

$$\frac{dT}{dq} = \alpha x \frac{dx}{dq} + \beta y \frac{dy}{dq} + \gamma z \frac{dz}{dq},$$

$$\frac{dT}{dr} = \alpha x \frac{dx}{dr} + \beta y \frac{dy}{dr} + \gamma z \frac{dz}{dr},$$

mais $x = p'p + q'q + r'r$, $y = p''p + q''q + r''r$,
 $z = p'''p + q'''q + r'''r$, comme on l'a déjà vu plus haut ;
 donc $\frac{dx}{dp} = p'$, $\frac{dx}{dq} = q'$, $\frac{dx}{dr} = r'$, $\frac{dy}{dp} = p''$, $\frac{dy}{dq} = q''$, &c ;
 substituant ces valeurs, on aura donc

$$\frac{dT}{dp} = p' \alpha x + p'' \beta y + p''' \gamma z,$$

$$\frac{dT}{dq} = q' \alpha x + q'' \beta y + q''' \gamma z,$$

$$\frac{dT}{dr} = r' \alpha x + r'' \beta y + r''' \gamma z.$$

De forte qu'en vertu des équations de condition entre les coefficients p' , q' , r' , p'' , &c, on aura

$$\left(\frac{dT}{dp}\right)^2 + \left(\frac{dT}{dq}\right)^2 + \left(\frac{dT}{dr}\right)^2 = \alpha^2 x^2 + \beta^2 y^2 + \gamma^2 z^2, \&c$$

$$\left(d \cdot \frac{dT}{dp}\right)^2 + \left(d \cdot \frac{dT}{dq}\right)^2 + \left(d \cdot \frac{dT}{dr}\right)^2 = \alpha^2 dx^2 + \beta^2 dy^2 + \gamma^2 dz^2,$$

Par conséquent les trois équations finales de l'article 41 se réduiront à celles-ci

$$\alpha x^2 + \beta y^2 + \gamma z^2 = 2 h^2,$$

$$\alpha^2 x^2 + \beta^2 y^2 + \gamma^2 z^2 = f^2,$$

$$\frac{\alpha^2 dx^2 + \beta^2 dy^2 + \gamma^2 dz^2}{dt^2} = f^2 (x^2 + y^2 + z^2) - 4 h^4,$$

E c c

402 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

lesquelles sont, comme l'on voit, tout-à-fait semblables à celles de l'article 42, les quantités $x, y, z, a, \beta, \gamma$ répondant aux quantités p, q, r, A, B, C .

D'où il suit que si on fait, comme dans l'article cité,

$$u = p^2 + q^2 + r^2 = x^2 + y^2 + z^2,$$

on aura entre les variables x, y, z, u, t , les mêmes formules que l'on avoit trouvées entre p, q, r, u, t , en changeant seulement A, B, C , en a, β, γ .

Ayant ainsi les valeurs de x, y, z en u ou t , on aura les valeurs complètes de p, q, r par les formules de l'article 43.

45. Les quantités p, q, r ne suffisent pas pour déterminer toutes les circonstances du mouvement de rotation du corps, elles ne servent qu'à faire connoître sa rotation instantanée. En effet, puisque $p = \frac{dP}{dt}$, $q = \frac{dQ}{dt}$, $r = \frac{dR}{dt}$, il s'ensuit de ce qu'on a vu dans l'article 26 que l'axe spontanée de rotation, autour duquel le corps tourne à chaque instant, fera avec les axes des coordonnées a, b, c , des angles dont les cosinus seront respectivement $\frac{p}{\sqrt{p^2 + q^2 + r^2}}$, $\frac{q}{\sqrt{p^2 + q^2 + r^2}}$, $\frac{r}{\sqrt{p^2 + q^2 + r^2}}$, &c que la vitesse angulaire autour de cet axe sera représentée par $\mathcal{K} \sqrt{p^2 + q^2 + r^2}$.

Pour la connoissance complète de la rotation du corps, il faut encore déterminer les valeurs des neuf quantités $\xi', \eta', \zeta', \xi'', \eta'', \zeta'', \xi''', \eta''', \zeta'''$, &c, d'où dépendent celles des coordonnées ξ, η, ζ , lesquelles donnent la position absolue de chaque point du corps dans l'espace relativement au centre de gravité regardé comme immobile (art. 34); c'est ce qui demande encore trois intégrations nouvelles.

Pour cet effet je reprends les formules différentielles de l'article 27, & mettant $p dt, q dt, r dt$, au lieu de dP, dQ, dR , j'ai ces équations,

$$\left. \begin{aligned} d\xi' + (q\xi''' - r\xi'') dt &= 0 \\ d\xi'' + (r\xi' - p\xi''') dt &= 0 \\ d\xi''' + (p\xi'' - q\xi') dt &= 0 \end{aligned} \right\} \dots (C)$$

& autant d'équations semblables en η', η'', η''' , & en $\zeta', \zeta'', \zeta'''$, en changeant seulement ξ en η & en ζ .

Ces équations étant comparées avec les équations différentielles (A) de l'article 40, entre les quantités $\frac{dT}{dp}, \frac{dT}{dq}, \frac{dT}{dr}$, il est visible qu'elles sont entièrement semblables, de sorte que ces quantités répondent aux quantités ξ', ξ'', ξ''' , comme aussi aux quantités η', η'', η''' , & aux quantités $\zeta', \zeta'', \zeta'''$.

D'où je conclus que ces dernières variables peuvent être regardées comme des valeurs particulières des variables $\frac{dT}{dp}, \frac{dT}{dq}, \frac{dT}{dr}$; & qu'ainsi, puisque les équations entre ces variables sont simplement linéaires, on aura, en prenant trois constantes quelconques l, m, n , ces trois équations intégrales complètes,

$$\left. \begin{aligned} \frac{dT}{dp} &= l\xi' + m\eta' + n\zeta', \\ \frac{dT}{dq} &= l\xi'' + m\eta'' + n\zeta'', \\ \frac{dT}{dr} &= l\xi''' + m\eta''' + n\zeta''', \end{aligned} \right\} \dots (D)$$

E e e z

or en combinant ces trois équations avec les six équations de condition entre les mêmes variables ξ' , η' , &c, il semble qu'on pourroit déterminer ces variables, qui font en tout au nombre de neuf; mais en considérant de plus près les équations précédentes, il est facile de se convaincre qu'elles ne peuvent réellement tenir lieu que de deux équations; car en ajoutant ensemble leurs carrés, il arrive que toutes les inconnues ξ' , η' , ξ'' , &c, disparaissent à la fois en vertu des mêmes équations de condition (art. 15); de sorte que l'on aura simplement l'équation

$$\left(\frac{dT}{dp}\right)^2 + \left(\frac{dT}{dq}\right)^2 + \left(\frac{dT}{dr}\right)^2 = l^2 + m^2 + n^2,$$

laquelle revient, comme l'on voit, à la première des deux intégrales trouvées plus haut (art. 41); & la comparaison de ces équations donnent $f^2 = l^2 + m^2 + n^2$, en sorte que parmi les quatre constantes f , l , m , n , il n'y en a que trois d'arbitraires.

D'où l'on doit conclure que la solution complète demande encore une nouvelle intégration, à laquelle il faudra employer une quelconque des équations différentielles ci-dessus, ou une combinaison quelconque de ces mêmes équations.

46. Mais on peut rendre le calcul beaucoup plus général & plus simple, en cherchant directement les valeurs des coordonnées mêmes ξ , η , ζ , qui déterminent immédiatement la position absolue d'un point quelconque du corps, pour lequel les coordonnées relatives aux axes du corps, sont a , b , c .

Pour cela, j'ajoute ensemble les trois équations intégrales

(D) trouvées ci-dessus, après avoir multiplié la première par a , la seconde par b , la troisième par c ; ce qui donne (art. 12), cette équation,

$$l\xi + m\eta + n\zeta = a \frac{dT}{dp} + b \frac{dT}{dq} + c \frac{dT}{dr}.$$

Or on a déjà par la nature des quantités ξ, η, ζ , (art. 13).

$$\xi^2 + \eta^2 + \zeta^2 = a^2 + b^2 + c^2.$$

Enfin on a aussi (art. 28) en mettant pdt, qdt, rdt au lieu de dP, dQ, dR , & faisant a, b, c constans,

$$\frac{d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2}{dt^2} = (cq - br)^2 + (ar - cp)^2 + (bp - aq)^2.$$

Ainsi voilà trois équations d'où l'on pourra tirer les valeurs de ξ, η, ζ , moyennant une seule intégration.

Ensuite si on vouloit connoître séparément les valeurs de $\xi', \eta', \zeta', \xi'',$ &c, il n'y auroit qu'à supposer dans les expressions générales de ξ, η, ζ , les constantes $a = 1, b = 0, c = 0$, ou $a = 0, b = 1, c = 0$, ou $a = 0, b = 0, c = 1$.

Supposons pour abréger

$$L = a \frac{dT}{dp} + b \frac{dT}{dq} + c \frac{dT}{dr},$$

$$M = a^2 + b^2 + c^2,$$

$$N = (cq - br)^2 + (ar - cp)^2 + (bp - aq)^2;$$

on aura donc à résoudre ces trois équations,

$$l\xi + m\eta + n\zeta = L,$$

$$\xi^2 + \eta^2 + \zeta^2 = M,$$

$$\frac{d\xi^2 + d\eta^2 + d\zeta^2}{dt^2} = N,$$

406 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

dans lesquelles M est une constante donnée, L , N , sont supposées connues en fonctions de t , & l , m , n sont des constantes arbitraires.

J'observe d'abord que si l , & m étoient nulles à la fois, la première équation donneroit $\zeta = \frac{L}{n}$; & cette valeur étant substituée dans les deux autres, on auroit

$$\xi^2 + \eta^2 = M - \frac{L}{n^2}, \quad \frac{d\xi^2 + d\eta^2}{dt^2} = N - \frac{dL}{n^2 dt^2};$$

équations très-faciles à intégrer, en faisant $\xi = \rho \cos \theta$, $\eta = \rho \sin \theta$, ce qui les change en ces deux-ci,

$$\rho^2 = M - \frac{L}{n^2}, \quad \frac{\rho d\theta^2 + d\rho^2}{dt^2} = N - \frac{dL}{n^2 dt^2},$$

dont la première donnera la valeur de ρ , & dont la seconde donnera l'angle θ par l'intégration de cette formule

$$d\theta = \frac{dt}{\rho} \sqrt{N - \frac{dL}{n^2 dt^2} - \frac{d\rho^2}{dt^2}}.$$

Supposons maintenant que l , & m ne soient pas nulles, & voyons comment on peut réduire ce cas au précédent.

Il est clair que si on fait $l\xi + m\eta = x \sqrt{l^2 + m^2}$, $m\xi - l\eta = y \sqrt{l^2 + m^2}$, on aura également . . . , $\xi^2 + \eta^2 = x^2 + y^2$, & $d\xi^2 + d\eta^2 = dx^2 + dy^2$; ainsi les équations proposées se réduiront d'abord à cette forme,

$$x \sqrt{l^2 + m^2} + n\zeta = L,$$

$$x^2 + y^2 + \zeta^2 = M,$$

$$\frac{dx^2 + dy^2 + d\zeta^2}{dt^2} = N.$$

Si on fait ensuite

$$x \sqrt{l^2 + m^2} + n\zeta, = \zeta \sqrt{l^2 + m^2 + n^2},$$

$$nx - \zeta \sqrt{l^2 + m^2} = u \sqrt{l^2 + m^2 + n^2},$$

on aura encore $x^2 + \zeta^2 = \zeta^2 + u^2$, & $dx^2 + d\zeta^2 = d\zeta^2 + du^2$;
donc on aura ces transformées,

$$\zeta \sqrt{l^2 + m^2 + n^2} = L,$$

$$u^2 + y^2 + \zeta^2 = M,$$

$$\frac{du^2 + dy^2 + d\zeta^2}{dt^2} = N,$$

qui sont, comme l'on voit, entièrement semblables à celles que nous venons de résoudre ci-dessus ; enforte qu'on aura pour u, y, ζ , les mêmes expressions que nous avons trouvées pour $\xi, *, \zeta$, en y changeant seulement n en . . $\sqrt{l^2 + m^2 + n^2}$.

Ces valeurs étant connues, on aura les valeurs générales de $\xi, *, \zeta$, par les formules

$$\xi = \frac{lx + my}{\sqrt{l^2 + m^2}}, \quad * = \frac{mx - ly}{\sqrt{l^2 + m^2}}, \quad \zeta = \frac{nu + \zeta \sqrt{l^2 + m^2}}{\sqrt{l^2 + m^2 + n^2}}.$$

47. Telle est, si je ne me trompe, la solution la plus générale, & en même tems la plus simple qu'on puisse donner du fameux problème du mouvement de rotation des corps libres ; elle est analogue à celle que j'ai donnée dans les Mémoires de l'Académie de Berlin pour 1773, mais elle est en même-tems plus directe & plus simple à quelques

égards. Dans celle-là je suis parti de trois équations intégrales qui répondent aux équations (*D*) de l'article 45 ci-dessus, équations qui m'avoient été fournies directement par le principe connu des aires & des momens, & auxquelles j'avois joint l'équation des forces vives $T = h^2$ (art. 41). Ici j'ai déduit toute la solution des trois équations différentielles primitives, & je crois avoir mis dans cette solution, toute la clarté, & (si j'ose le dire) toute l'élégance dont elle est susceptible; par cette raison je me flatte qu'on ne me désapprouvera pas d'avoir traité de nouveau ce problème, quoiqu'il ne soit gueres que de pure curiosité, sur-tout, si comme je n'en doute pas, il peut être de quelque utilité à l'avancement de l'analyse.

Ce qu'il y a, ce me semble, de plus remarquable dans la solution précédente, c'est l'emploi qu'on y fait des quantités ξ' , η' , ζ' , ξ'' , &c, sans connoître leurs valeurs, mais seulement les équations de condition auxquelles elles sont soumises, quantités qui disparaissent à la fin tout-à-fait du calcul; je ne doute pas que ce genre d'analyse ne puisse aussi être utile dans d'autres occasions.

Au reste, si cette solution est un peu longue, on ne doit l'imputer qu'à la grande généralité qu'on y a voulu conserver; & l'on a pu remarquer deux moyens de la simplifier, l'un en supposant les constantes *F*, *G*, *H* nulles (art. 42), & l'autre en faisant nulles les constantes *l* & *m* (art. 46).

La première de ces deux suppositions avoit toujours été regardée comme indispensable pour parvenir à une solution complète du problème, jusqu'à ce que je donnai dans mon Mémoire de 1773 la manière de s'en passer; cette supposition

tion

tion consiste, en effet, à prendre pour les axes des coordonnées a, b, c , des droites, telles que les sommes $SabDm$, $SacDm$, $SbcDm$ soient nulles (art. 36); & M. Euler a démontré le premier que cela est toujours possible, quelle que soit la figure du corps, & que les axes ainsi déterminés, sont des axes de rotation naturels, c'est-à-dire, tels que le corps peut tourner librement autour de chacun d'eux. Mais quoiqu'on puisse toujours trouver des axes qui aient la propriété dont il s'agit, & que d'ailleurs la position des axes du corps soit arbitraire, il n'est pas indifférent d'avoir une solution tout-à-fait directe & indépendante de ces considérations particulières.

La seconde des deux suppositions dont il s'agit, dépend de la position des axes des coordonnées ξ, η, ζ , dans l'espace, position qui étant pareillement arbitraire, peut toujours être supposée telle que les constantes l & m deviennent nulles, comme on peut s'en convaincre directement d'après les expressions générales de ξ, η, ζ que nous avons trouvées.

48. En supposant F, G, H nulles, on a, comme on l'a vu dans l'article 42,

$$\frac{dT}{dp} = Ap, \quad \frac{dT}{dq} = Bq, \quad \frac{dT}{dr} = Cr,$$

& ces valeurs étant substituées dans les trois équations différentielles (A), il vient celles-ci,

$$dp + \frac{C-B}{A} qrdt = 0, \quad dq + \frac{A-C}{B} prdt = 0, \quad dr + \frac{B-A}{C} pqdt = 0;$$

lesquelles s'accordent avec celles que M. Euler a employées dans la solution qu'il a donnée le premier de ce problème

(voyez les Mémoires de l'Académie de Berlin pour 1758); pour s'en convaincre, il suffira d'observer que les constantes A, B, C (art. 36), ne sont autre chose que ce que M. Euler nomme les *momens d'inertie* du corps autour des axes des coordonnées a, b, c , & que les variables p, q, r dépendent du mouvement instantané & spontanée de rotation, de manière que si on nomme α, β, γ , les angles que l'axe autour duquel le corps tourne spontanément à chaque instant, fait avec les axes des a, b, c , & ρ la vitesse angulaire de rotation autour de cet axe, on a (art. 45),

$$p = \rho \cos \alpha, \quad q = \rho \cos \beta, \quad r = \rho \cos \gamma.$$

A l'égard des autres équations de M. Euler, lesquelles servent à déterminer la position des axes du corps dans l'espace, elles se rapportent à nos équations (C) de l'article 45. En effet, comme les neuf quantités $\xi', \eta', \zeta', \xi'', \&c$, ne sont autre chose que les coordonnées rectangles des trois points du corps pris dans ses trois axes à la distance 1 du centre (ce qui suit évidemment de ce que ces quantités résultent des trois ξ, η, ζ , en y faisant successivement $a=1, b=0, c=0$, ensuite $a=0, b=1, c=0$, & enfin $a=0, b=0, c=1$), il est clair que si on désigne, avec M. Euler, par l, m, n les complémens des angles d'inclinaison de ces axes sur le plan fixe des ξ & η , & par λ, μ, ν , les angles que les projections des mêmes axes font avec l'axe fixe des ξ , on aura ces expressions,

$$\zeta' = \cos l, \quad \eta' = \sin l \sin \lambda, \quad \xi' = \sin l \cos \lambda,$$

$$\zeta'' = \cos m, \quad \eta'' = \sin m \sin \mu, \quad \xi'' = \sin m \cos \mu,$$

$$\zeta''' = \cos n, \quad \eta''' = \sin n \sin \nu, \quad \xi''' = \sin n \cos \nu;$$

S E C O N D E P A R T I E. 411

& par le moyen de ces substitutions, on trouvera aisément les équations auxquelles M. Euler est parvenu par des considérations géométriques & trigonométriques.

49. Au reste, en adoptant à la fois les deux suppositions de F, G, H nulles, & de l, m , nulles aussi, on aura la solution la plus simple par les trois équations (D) de l'article 45, en y substituant les valeurs de $\zeta', \zeta'', \zeta'''$ & de p, q, r en ϕ, ψ, ω (art. 30, 37). Car on aura de cette manière ces trois équations du premier ordre,

$$A \frac{\sin \phi \sin \omega d\psi + \cos \phi d\omega}{dt} = n \sin \phi \sin \omega,$$

$$B \frac{\cos \phi \sin \omega d\psi - \sin \phi d\omega}{dt} = n \cos \phi \sin \omega,$$

$$C \frac{d\phi + \cos \omega d\psi}{dt} = n \cos \omega;$$

lesquelles se réduisent évidemment à celles-ci,

$$n dt - A d\psi = \frac{A d\omega}{\tan \phi \sin \omega},$$

$$n dt - B d\psi = - \frac{B \tan \phi d\omega}{\sin \omega},$$

$$n dt - C d\psi = \frac{C d\phi}{\cos \omega}.$$

Or si on élimine dt & $d\psi$, en ajoutant ensemble ces trois équations, après les avoir multipliées respectivement par $C - B, A - C, B - A$, on aura l'équation

$$A(C-B) \frac{d\omega}{\tan \phi \sin \omega} - B(A-C) \frac{\tan \phi d\omega}{\sin \omega} + C(B-A) \frac{d\phi}{\cos \omega} = 0,$$

laquelle se réduit à cette forme,

$$\frac{\operatorname{cof} d\omega}{\sin \omega} = \frac{C(B-A)d\varphi}{B(A-C)\operatorname{tang} \varphi - \frac{A(C-B)}{\operatorname{tang} \varphi}},$$

où les variables sont séparées.

Le second membre de cette équation,

$$\text{se change en } \frac{C(B-A)\sin \varphi \operatorname{cof} \varphi d\varphi}{B(A-C)\sin^2 \varphi - A(C-B)\operatorname{cof}^2 \varphi},$$

$$\text{ou encore en } \frac{C(B-A)\sin^2 \varphi d\varphi}{2AB - C(A+B) + C(A-A)\operatorname{cof}^2 \varphi};$$

donc, en intégrant logarithmiquement, & passant ensuite des logarithmes aux nombres, on aura

$$2AB - C(A+B) + C(B-A)\operatorname{cof}^2 \varphi = \frac{K}{\sin^2 \varphi},$$

K étant une constante arbitraire;

or $\operatorname{tang} \varphi = \sqrt{\frac{1 - \operatorname{cof}^2 \varphi}{1 + \operatorname{cof}^2 \varphi}}$; donc substituant la valeur précédente, on aura

$$\operatorname{tang} \varphi = \sqrt{\left(\frac{2A(B-C)\sin^2 \varphi - K}{2B(C-A)\sin^2 \varphi + K} \right)};$$

& mettant cette valeur de $\operatorname{tang} \varphi$ dans les deux premières équations différentielles, on aura

$$n d\iota - A d\psi = \frac{A d\omega}{\sin \omega} \sqrt{\left(\frac{2B(C-A)\sin^2 \varphi + K}{2A(B-C)\sin^2 \varphi - K} \right)},$$

$$n d\iota - B d\psi = -\frac{B d\omega}{\sin \omega} \sqrt{\left(\frac{2A(B-C)\sin^2 \varphi - K}{2B(C-A)\sin^2 \varphi + K} \right)},$$

équations, où les indéterminées sont séparées, & qui étant intégrées, donneront ι & ψ en fonctions de ω .

Cette solution revient à celle que M. d'Alembert a donnée dans le tome quatrième de ses Opuscules.

50. Venons au second cas où l'on suppose le corps grave suspendu par un point fixe, autour duquel il peut tourner librement en tout sens. En prenant ce point pour le centre du corps, c'est-à-dire, pour l'origine commune des coordonnées ξ, η, ζ & a, b, c , & supposant les ordonnées ζ verticales, & dirigées de haut en bas, on aura pour le mouvement de rotation du corps, les équations (B) de l'article 40. Ces équations sont plus compliquées que celles du cas précédent, à raison des termes multipliés par les quantités $SaDm, SbDm, ScDm$, lesquelles ne sont plus nulles, lorsque le centre du corps dont la position est ici donnée, tombe hors de son centre de gravité; on peut néanmoins encore faire évanouir deux de ces quantités, en faisant passer par le centre de gravité l'un des axes des coordonnées a, b, c , dont la position dans le corps est arbitraire; ce qui simplifiera un peu les équations dont il s'agit.

Supposons donc que l'axe des coordonnées c passe par le centre de gravité du corps; on aura alors par les propriétés de ce centre, $SaDm = 0, SbDm = 0$, & si on nomme k la distance entre le centre du corps, qui est le point de suspension, & son centre de gravité, il est visible qu'on aura aussi $S(k - c)Dm = 0$; donc $ScDm = SkDm = kDm = km$, en nommant m la masse du corps.

Faisant ces substitutions, & mettant K pour km , on aura les trois équations suivantes,

$$\left. \begin{aligned} \frac{d}{dt} \frac{dT}{dp} + q \frac{dT}{dr} - r \frac{dT}{dq} + K\zeta'' &= 0 \\ \frac{d}{dt} \frac{dT}{dq} + r \frac{dT}{dp} - p \frac{dT}{dr} - K\zeta' &= 0 \\ \frac{d}{dt} \frac{dT}{dr} + p \frac{dT}{dq} - q \frac{dT}{dp} &= 0, \end{aligned} \right\} (E) \dots\dots$$

dans lesquelles

$$T = \frac{1}{2} (Ap^2 + Bq^2 + Cr^2) - Fqr - Gpr - Hpq.$$

§ I. On peut d'abord trouver deux intégrales de ces équations en les ajoutant ensemble, après les avoir multipliées respectivement par p , q , r , ou par ζ' , ζ'' , ζ''' ; car à cause de $d\zeta' = (\zeta''r - \zeta'''q)dt$, $d\zeta'' = (\zeta'''p - \zeta' r)dt$; $d\zeta''' = (\zeta'q - \zeta''p)dt$, (art. 27), on aura ainsi les deux équations

$$p d \cdot \frac{dT}{dp} + q d \cdot \frac{dT}{dq} + r d \cdot \frac{dT}{dr} - K d\zeta''' = 0,$$

$$\zeta' d \cdot \frac{dT}{dp} + \zeta'' d \cdot \frac{dT}{dq} + \zeta''' d \cdot \frac{dT}{dr} + \frac{dT}{dp} d\zeta' + \frac{dT}{dq} d\zeta'' + \frac{dT}{dr} d\zeta''' = 0,$$

dont les intégrales sont

$$p \frac{dT}{dp} + q \frac{dT}{dq} + r \frac{dT}{dr} - T - K\zeta''' = f,$$

$$\zeta' \frac{dT}{dp} + \zeta'' \frac{dT}{dq} + \zeta''' \frac{dT}{dr} = h.$$

f & h étant deux constantes arbitraires.

Il paroît difficile de trouver d'autres intégrales, & par conséquent de résoudre le problème en général. Mais on y

peut parvenir, en supposant que la figure du corps soit assujettie à des conditions particulières.

Ainsi en supposant $F=0$, $G=0$, $H=0$, & de plus $A=B$, on aura $\frac{dT}{dp} = Ap$, $\frac{dT}{dq} = Aq$, & la troisième des équations (E) deviendra $d \cdot \frac{dT}{dr} = 0$, dont l'intégrale est $\frac{dT}{dr} = \text{const.}$

Ce cas est celui où l'axe des ordonnées c , c'est-à-dire, la droite qui passe par le point de suspension, & par le centre de gravité, est un axe naturel de rotation, & où les *momens d'inertie* autour des deux autres axes sont égaux (art. 48); ce qui a lieu en général dans tous les solides de révolution, lorsque le point fixe est pris dans l'axe de révolution. La solution de ce cas est facile, d'après les trois intégrales qu'on vient de trouver.

En effet, puisque $T = \frac{A(p^2+q^2)}{2} + \frac{Cr^2}{2}$, il est visible que ces trois intégrales se réduiront à cette forme

$$A(p^2 + q^2) + Cr^2 - 2K\zeta''' = 2f,$$

$$A(\zeta'p + \zeta''q) + C\zeta'''r = h,$$

$$r = n,$$

f, h, n étant des constantes arbitraires.

Donc si on substitue pour $\zeta', \zeta'', \zeta'''$, & pour p, q, r leurs valeurs en fonctions de φ, ψ, ω , (art. 30, 37), on aura ces trois équations,

$$A \frac{\sin \omega^2 d\psi^2 + d\omega^2}{dr^2} + Cn^2 - 2K \cos \omega = 2f,$$

416 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$A \frac{\sin \omega^2 d\psi}{dt} + Cn \operatorname{cof} \omega = h,$$

$$\frac{d\varphi + \operatorname{cof} \omega d\psi}{dt} = n,$$

lesquelles ont, comme l'on voit, l'avantage que les angles finis ψ & φ ne s'y trouvent pas.

La seconde donne d'abord

$$\frac{d\psi}{dt} = \frac{h - Cn \operatorname{cof} \omega}{A \sin \omega^2},$$

& cette valeur étant substituée dans la première, on aura

$$dt = \frac{A \sin \omega d\omega}{\sqrt{(A \sin \omega^2 (2f - Cn^2 + 2K \operatorname{cof} \omega) - (h - Cn \operatorname{cof} \omega)^2)}};$$

ensuite la seconde & la troisième donneront

$$d\psi = \frac{(h - Cn \operatorname{cof} \omega) d\omega}{\sin \omega \sqrt{(A \sin \omega^2 (2f - Cn^2 + 2K \operatorname{cof} \omega) - (h - Cn \operatorname{cof} \omega)^2)}};$$

$$d\varphi = \frac{(An - h \operatorname{cof} \omega + (C - An \operatorname{cof} \omega^2) d\omega}{\sin \omega \sqrt{(A \sin \omega^2 (2f - Cn^2 + 2K \operatorname{cof} \omega) - (h - Cn \operatorname{cof} \omega)^2)}};$$

équations où les indéterminées sont séparées, mais dont l'intégration dépend en général de la rectification des sections coniques.

§ 2. Reprenons les équations (E), & substituons-y les valeurs de $\frac{dT}{dp}$, $\frac{dT}{dq}$, $\frac{dT}{dr}$ en p , q , r , elles deviendront

$$\frac{Adp - Gdr - Hdq}{dt} + (C - E)qr + F(r^2 - q^2) - Gpq + Hpr + K\zeta' = 0,$$

$$\frac{Bdq - Fdr - Hdp}{dt} + (A - C)pr + G(p^2 - r^2) - Hqr + Fpq - K\zeta = 0,$$

$$\frac{Cdr - Fdq - Gdp}{dt} + (B - A)pq + H(q^2 - p^2) - Fpr + Gqr = 0.$$

Dans

Dans l'état de repos du corps les trois quantités p, q, r , font nulles, puisque $V(p^2 + q^2 + r^2)$ est la vitesse instantanée de rotation (art. 45); donc on aura alors $\zeta' = 0$, & $\zeta'' = 0$; enforte qu'à cause de $\zeta'^2 + \zeta''^2 + \zeta'''^2 = 1$, & par conséquent de $\zeta''' = 1$, l'axe des coordonnées ζ coïncidera avec celui des ordonnées c ; c'est-à-dire, que ce dernier axe qui passe par le centre de gravité du corps, & que nous nommerons dorénavant *l'axe du corps*, fera vertical; ce qui est l'état d'équilibre du corps; & cela se voit encore mieux par les formules de l'article 30, lesquelles donnent $\sin \phi \sin \omega = 0$, $\cos \phi \sin \omega = 0$, & par conséquent $\omega = 0$, ω étant l'angle des deux axes des coordonnées c & ζ .

Si donc en supposant le corps en mouvement, on suppose en même-tems que son axe s'éloigne très-peu de la verticale, enforte que l'angle de déviation ω demeure toujours très-petit, alors les quantités ζ' & ζ'' seront très-petites, & l'on aura le cas où le corps ne fait que de très-petites oscillations autour de la verticale, en ayant en même-tems un mouvement quelconque de rotation autour de son axe.

Ce cas qui n'a pas encore été résolu peut l'être facilement & complètement par nos formules. Car en regardant ζ' & ζ'' comme très-petites du premier ordre, & négligeant les quantités très-petites du second ordre & des ordres suivans, on trouve, par les équations de condition de l'article 15, $\zeta''' = 1$, $\xi''' = -\xi' \zeta' - \xi'' \zeta''$, $\eta''' = -\eta' \zeta' - \eta'' \zeta''$, & $\xi'^2 + \xi''^2 = 1$, $\eta'^2 + \eta''^2 = 1$, $\xi' \eta' + \xi'' \eta'' = 0$; donc $\xi' = \sin \pi$, $\xi'' = \cos \pi$, $\eta' = \sin \theta$, $\eta'' = \cos \theta$, & $\cos(\pi - \theta) = 0$; d'où $\pi = 90^\circ + \theta$, & par conséquent $\xi' = \cos \theta$, $\xi'' = -\sin \theta$. Substituant ces valeurs dans les expressions de dP, dQ, dR de l'article 23, on aura $dP = \xi' d\theta + d\zeta''$, $dQ = \zeta'' d\theta - d\zeta'$,

418 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$dR = d\theta$, en négligeant toujours les quantités du second ordre.

Ainsi donc on aura

$$P = \frac{dP}{dt} = \frac{\zeta' d\theta + d\zeta''}{dt},$$

$$q = \frac{dQ}{dt} = \frac{\zeta'' d\theta - d\zeta'}{dt},$$

$$r = \frac{dR}{dt} = \frac{d\theta}{dt},$$

valeurs qui étant substituées dans les équations différentielles ci-dessus, donneront, en négligeant les puissances & les produits de ζ' & ζ'' des équations linéaires pour la détermination de ces variables.

Mais avant de faire ces substitutions, on remarquera qu'en supposant ζ' & ζ'' nuls, les équations dont il s'agit, donnent

$$-G \frac{d^2\theta}{dt^2} + F \frac{d^2\theta}{dt^2} = 0, \quad -F \frac{d^2\theta}{dt^2} - G \frac{d^2\theta}{dt^2} = 0,$$

$$C \frac{d^2\theta}{dt^2} = 0.$$

Donc puisque C ne fauroit devenir nul, à moins que le corps ne se réduise à une ligne physique, C étant . . .
 $= S(a^2 + b^2) Dm$, il s'ensuit qu'on ne peut satisfaire à ces équations qu'en faisant $\frac{d^2\theta}{dt^2} = 0$, & ensuite ou $\frac{d\theta}{dt} = 0$, ou $F = 0$ & $G = 0$.

De là il est facile de conclure que lorsque ζ' & ζ'' ne sont pas nuls, mais seulement très-petits, il faudra que les valeurs de $\frac{d\theta}{dt}$, ou de F & G soient aussi très-peutes; ce

qui fait deux cas qui demandent à être examinés séparément.

§ 3. Supposons premièrement que $\frac{d\theta}{dt}$ soit une quantité très-petite du même ordre que ζ' & ζ'' , on aura, aux quantités du second ordre près, $p = \frac{d\zeta''}{dt}$, $q = -\frac{d\zeta'}{dt}$.

Par ces substitutions, en négligeant toujours les quantités du second ordre, & changeant pour plus de simplicité les lettres ζ' , ζ'' en s , u , les équations différentielles de l'article précédent, deviendront

$$\begin{aligned} \frac{A d^2 u - G d^2 \theta + H d^2 s}{dt^2} + K u &= 0, \\ \frac{-B d^2 s - F d^2 \theta - H d^2 u}{dt^2} - K s &= 0, \\ \frac{C d^2 \theta - F d^2 s - G d^2 u}{dt^2} &= 0. \end{aligned}$$

La dernière donne $\frac{d^2 \theta}{dt^2} = \frac{F d^2 s + G d^2 u}{C dt^2}$; & cette valeur étant substituée dans les deux premières, on aura ces deux-ci,

$$\begin{aligned} \frac{(AC - G^2) d^2 u + (CH - GF) d^2 s}{dt^2} + C K u &= 0, \\ \frac{(BC + F^2) d^2 s + (CH + GF) d^2 u}{dt^2} + C K s &= 0, \end{aligned}$$

dont l'intégration est facile par les méthodes connus.

Qu'on suppose pour cela

$$s = a \sin(\rho t + \beta), \quad u = \gamma \sin(\rho t + \beta),$$

G g g *

420 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$\alpha, \beta, \gamma, \rho$ étant des constantes indéterminées; on aura, après ces substitutions, ces deux équations de condition,

$$(AC - G^2)\rho^2 + (CH - GF)\alpha\rho^2 - CK\gamma = 0,$$

$$(BC + F^2)\alpha\rho^2 + (CH + GF)\gamma\rho^2 - AR\alpha = 0,$$

lesquelles donnent

$$\frac{\gamma}{\alpha} = \frac{(CH - GF)\rho^2}{CK - (AC - G^2)\rho^2} = \frac{CK - (BC + F^2)\rho^2}{(CH + GF)\rho^2};$$

d'où résulte cette équation en ρ .

$$\frac{C^2 K^2}{\rho^4} - ((A + B)C + F^2 - G^2) \frac{CK}{\rho^2} +$$

$$(AB - H^2)C^2 + (AF^2 - BG^2)C = 0,$$

laquelle aura, comme l'on voit, quatre racines égales deux à deux, & de signe contraire.

Si donc on désigne en général par ρ & ρ' les racines inégales de cette équation, abstraction faite de leur signe, & qu'on prenne quatre constantes arbitraires $\alpha, \alpha', \beta, \beta'$, on aura en général

$$s = \alpha \sin(\rho t + \beta) + \alpha' \sin(\rho' t + \beta'),$$

& par conséquent

$$u = \frac{(CH - GF)\rho^2 \alpha \sin(\rho t + \beta)}{CK - (AC - G^2)\rho^2}$$

$$+ \frac{(CH - GF)\rho'^2 \alpha' \sin(\rho' t + \beta')}{CK - (AC - G^2)\rho'^2}.$$

Enfin on aura en intégrant la valeur de $\frac{d^2 s}{dt^2}$,

$$\theta = f + h t + \frac{F s + G u}{C}.$$

De sorte que l'on connoitra ainsi toutes les variables en fonctions de t ; & le problème sera résolu.

Au reste, comme cette solution est fondée sur l'hypothèse que s , u , & $\frac{d\theta}{dt}$ soient de très-petites quantités, il faudra, pour qu'elle soit légitime, 1° que les constantes a , a' , & h soient aussi très-petites; 2° que les racines p , p' soient réelles & inégales, afin que l'angle t soit toujours sous le signe des sinus. Or cette seconde condition exige ces deux-ci,

$$(A + B) C + F^2 - G^2 < 0,$$

$$4((AB - H^2) C^2 + (AF^2 - BG^2) C) < ((A + B) C + F^2 - G^2)^2;$$

lesquelles dépendent uniquement de la figure du corps, & de la situation du point de suspension.

§ 4. Supposons en second lieu que les constantes F & G soient aussi très-petites du même ordre que ζ' & ζ'' ; alors négligeant les quantités du second ordre, & mettant s , u à la place de ζ' , ζ'' , les équations différentielles de l'article §2 deviendront

$$\begin{aligned} & \frac{A(d.s d\theta + d^2 u)}{dt^2} - \frac{G d^2 \theta}{dt^2} - \frac{H(d.u d\theta - d^2 s)}{dt^2} \\ & + \frac{(C - B)(u d\theta - ds) d\theta}{dt^2} + \frac{F d\theta^2}{dt^2} \\ & + \frac{H(s d\theta + du) d\theta}{dt^2} + K u = 0, \\ & \frac{B(d.u d\theta - d^2 s)}{dt^2} - \frac{F d^2 \theta}{dt^2} - \frac{H(d.s d\theta + d^2 u)}{dt^2} \end{aligned}$$

422 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$\begin{aligned}
 & + \frac{(A-C)(s d\theta + du) d\theta}{dt^2} - \frac{G d\theta^2}{dt^2} \\
 & - \frac{H(ud\theta - ds) d\theta}{dt^2} - K s = 0, \\
 & \frac{C d'\theta}{dt^2} = 0.
 \end{aligned}$$

La dernière donne $\frac{d'\theta}{dt^2} = 0$, & intégrant $\frac{d\theta}{dt} = n$,
 n étant une constante arbitraire de grandeur quelconque.

Substituant cette valeur de $\frac{d\theta}{dt}$ dans les deux équations,
on aura celles-ci,

$$\begin{aligned}
 A \frac{d^2 u}{dt^2} + H \frac{d^2 s}{dt^2} + (A + B - C)n \frac{ds}{dt} + (C - B)n^2 u \\
 + F n^2 + H n^2 s + K u = 0,
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 B \frac{d^2 s}{dt^2} + H \frac{d^2 u}{dt^2} - (A + B - C)n \frac{du}{dt} + (C - A)n^2 s \\
 + G n^2 + H n^2 u + K s = 0,
 \end{aligned}$$

dont l'intégration n'a aucune difficulté.

Qu'on les divise par n^2 , & qu'on y remette, pour plus de
simplicité, $d\theta$ à la place de $n dt$, en se souvenant que $d\theta$,
est désormais constant, on aura, en ordonnant les termes,
& faisant $L = \frac{K}{n^2} = \frac{K_m}{n^2}$ (art. 50),

$$(C - A + L)s + B \frac{d^2 s}{d\theta^2} + (C - A - B) \frac{du}{d\theta} + H \left(u + \frac{d^2 u}{d\theta^2} \right) + G = 0,$$

$$(C - B + L)u + A \frac{d^2 u}{d\theta^2} - B \frac{ds}{d\theta} + H \left(s + \frac{d^2 s}{d\theta^2} \right) + F = 0.$$

Pour intégrer ces équations, je commence par faire dif-

paraître les termes tout constans, en supposant $s = x + f$, $u = y + h$, & déterminant les constantes f, h , en sorte que les termes F & G disparaissent; ce qui donnera ces deux équations de condition,

$$(C - A + L)f + f + Hh + G = 0, (C - B + L)h + Hf + F = 0;$$

d'où l'on tirera

$$f = \frac{FH - G(C - B + L)}{(C - B + L)(C - A + L) - H^2},$$

$$h = \frac{GH - F(C - A + L)}{(C - B + L)(C - A + L) - H^2};$$

& l'on aura en x, y, θ , les mêmes équations qu'en s, u, θ , avec cette seule différence que les termes constans G, F n'y feront plus.

Je suppose maintenant $x = \alpha e^{i\theta}$, $y = \beta e^{i\theta}$, α, β , & i étant des constantes indéterminées, & e le nombre dont le logarithme hyperbolique est 1; comme tous les termes des équations à intégrer contiennent x & y à la première dimension, il s'en suit qu'ils feront après les substitutions, tous divisibles par $e^{i\theta}$, & il restera ces deux équations de condition,

$$(C - A + L + Bi^2)\alpha + ((C - A - B)i + H(1 + i^2))\beta = 0,$$

$$(C - B + L + Ai^2)\beta - ((C - A - B)i + H(1 + i^2))\alpha = 0,$$

lesquelles donnent

$$\alpha = - \frac{C - A + L + Bi^2}{(C - A - B)i + H(1 + i^2)} = \frac{(C - A - B)i - H(1 + i^2)}{C - B + L + Ai^2},$$

de sorte qu'on aura, en multipliant en croix, cette équation en i ,

424 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$(C-B+L+Ai^2)(C-A+L+Bi^2)+(C-A-B)^2 i^2-H^2(1+i^2)^2=0,$$

laquelle, en faisant $1+i^2=\rho$, se réduit à cette forme,

$$(AE-H^2)\rho^2+((A+B)(L-C)+C^2)\rho+L^2-2L(A+B-C)=0.$$

Ayant déterminé ρ par cette équation, on aura

$$x = a e^{\beta \sqrt{\rho-1}}, y = a \frac{(A+B-C)\sqrt{\rho-1}+H\rho}{A+B-C-L-C\rho} e^{\beta \sqrt{\rho-1}},$$

& la constante a demeurera indéterminée. Or comme l'équation en ρ a deux racines, & que le radical $\sqrt{\rho-1}$ peut être pris également en plus & en moins, on aura ainsi quatre valeurs différentes de x, y , lesquelles étant réunies, satisferont également aux équations proposées, puisque les variables x, y , n'y sont que sous la forme linéaire. Prenant donc quatre constantes différentes pour a , on aura de cette manière les valeurs complètes de x & y , puisque ces valeurs ne dépendant que de deux équations différentielles du second ordre, ne sauroient renfermer au-delà de quatre constantes arbitraires.

§ 5. Pour que les expressions de x & y ne contiennent point d'arcs de cercle, il faut que $\sqrt{\rho-1}$ soit imaginaire, & qu'ainsi ρ soit une quantité réelle & moindre que l'unité.

Dénotons par ρ & σ les deux racines de l'équation en ρ , supposées réelles & moindres que l'unité; & donnons aux quatre constantes arbitraires cette forme imaginaire,

$$\frac{a e^{\beta \sqrt{\rho-1}}}{2\sqrt{\rho-1}}, -\frac{a e^{-\beta \sqrt{\rho-1}}}{2\sqrt{\rho-1}}, \frac{\gamma e^{\beta \sqrt{\sigma-1}}}{2\sqrt{\sigma-1}}, -\frac{\gamma e^{-\beta \sqrt{\sigma-1}}}{2\sqrt{\sigma-1}};$$

on

on aura en faisant ces substitutions, & passant des exponentielles aux sinus & cosinus, ces expressions complètes & réelles de x & y .

$$\begin{aligned}
 x &= a \sin (\theta \sqrt{(1-\rho)} + \beta) \\
 &+ \gamma \sin (\theta \sqrt{(1-\sigma)} + \epsilon), \\
 y &= \frac{\alpha(A+B-C)\sqrt{(1-\rho)}}{B-C+A(1-\rho)-L} \operatorname{cof}(\theta \sqrt{(1-\rho)} + \beta) \\
 &+ \frac{\alpha H \rho}{B-C+A(1-\rho)-L} \sin (\theta \sqrt{(1-\rho)} + \beta) \\
 &+ \frac{\gamma(A+B-C)\sqrt{(1-\sigma)}}{B-C+A(1-\sigma)-L} \operatorname{cof}(\theta \sqrt{(1-\sigma)} + \epsilon) \\
 &+ \frac{\gamma H \sigma}{B-C+A(1-\sigma)-L} \sin (\theta \sqrt{(1-\sigma)} + \epsilon),
 \end{aligned}$$

où $\alpha, \gamma, \beta, \epsilon$ sont des constantes arbitraires, dépendantes de l'état initial du corps.

Ayant ainsi x & y , on aura

$$\begin{aligned}
 s &= x + \frac{FH + G(B-C-L)}{(A-C-L)(B-C-L) - H^2}, \\
 u &= y + \frac{GH + F(A-C-L)}{(A-C-L)(B-C-L) - H^2},
 \end{aligned}$$

Donc prenant pour θ un angle quelconque proportionnel au tems, on aura (art. 52) ces valeurs des neuf variables $\xi', \eta', \zeta', \xi'',$ &c,

$$\begin{aligned}
 \xi' &= \operatorname{cof} \theta, \eta' = \sin \theta, \zeta' = s, \\
 \xi'' &= -\sin \theta, \eta'' = \operatorname{cof} \theta, \zeta'' = u, \\
 \xi''' &= -s \operatorname{cof} \theta + u \sin \theta, \eta''' = -s \sin \theta - u \operatorname{cof} \theta, \zeta''' = 1;
 \end{aligned}$$

enforte qu'on connoîtra les coordonnées ξ, η, ζ de chaque

H h h

426 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

point du corps pour un instant quelconque (article 12).

Si on compare les expressions précédentes de ξ' , η' , &c, avec celles de l'article 30, on en déduira facilement les valeurs des angles de rotation φ , ψ , ω ; & l'on trouvera $\varphi + \psi = \theta$, $\sin \varphi \sin \omega = s$, $\cos \varphi \cos \omega = u$; d'où l'on tire;

$$\text{tang. } \omega = \sqrt{s^2 + u^2}, \text{ tang } \varphi = \frac{s}{u}, \psi = \theta - \varphi.$$

Et il est facile de voir d'après les définitions de l'article 19, que ω fera l'inclinaison supposée très-petite de l'axe du corps avec la verticale, que ψ fera l'angle que cet axe décrit en tournant autour de la verticale, & que φ fera l'angle que le corps même décrit en tournant autour du même axe, ces deux derniers angles pouvant être de grandeur quelconque.

§ 6. Mais il faut, pour l'exactitude de cette solution, que les variables s & u demeurent toujours très-petites. Ainsi, non-seulement les constantes α & γ qui dépendent de l'état initial du corps devront être très-petites; mais il faudra que les valeurs des constantes F & G , données par la figure du corps, soient aussi très-petites; & que de plus les racines ρ & σ soient réelles & positives, afin que l'angle θ soit toujours renfermé dans des sinus ou cosinus.

Si on suppose $F = 0$, $G = 0$, savoir, $SbcDm = 0$, $SacDm = 0$, on aura les conditions nécessaires pour que les momens des forces centrifuges autour de l'axe du corps, qui est en même-tems celui des coordonnées c , se détruisent, enforte que le corps puisse tourner uniformément & librement autour de cet axe. Or on sait qu'il y a dans chaque corps trois axes perpendiculaires entr'eux, & passant par le

centre de gravité, lesquels ont cette propriété, & qu'on nomme communément, d'après M. Euler, les axes principaux du corps. Donc puisque nous avons supposé que l'axe du corps passe en même-tems par le centre de gravité & par le point de suspension, il s'ensuit que les quantités F & G seront nulles, lorsque le corps sera suspendu par un point quelconque pris dans un de ses axes principaux.

Donc pour que ces quantités, sans être absolument nulles, soient du moins très-petites, il faudra que le point de suspension du corps soit très-près d'un de ses axes principaux; c'est la première condition nécessaire pour que l'axe du corps ne fasse que de très-petites oscillations autour de la verticale, le corps lui-même ayant d'ailleurs un mouvement quelconque de rotation autour de cet axe.

L'autre condition nécessaire pour que ces oscillations soient toujours très-petites, dépend de l'équation en p , & se réduit à celle-ci,

$$4((A+B)(L-C)+C^2) > (AB-H^2)(L^2-2L(A+B-C)),$$

$$\frac{2(AB-H^2)+(A+B)(L-C)+A^2}{AB-H^2} > 0,$$

$$\frac{(A-C-L)(B-C-L)-H^2}{AB-H^2} > 0.$$

lesquelles dépendent à la fois de la situation du point de suspension & de la figure du corps.

§ 7. La solution que nous venons de donner, embrasse la théorie des petites oscillations des pendules dans toute la généralité dont elle est susceptible. On fait que Huyghens a donné le premier la théorie des oscillations

428 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

circulaires; feu M. Clairaut y a ajouté ensuite celle des oscillations coniques, qui ont lieu lorsque le pendule étant tiré de sa ligne de repos, reçoit une impulsion dont la direction ne passe pas par cette ligne. Mais si le pendule reçoit en même-tems un mouvement de rotation autour de son axe, la force centrifuge produite par ce mouvement pourra déranger beaucoup les oscillations, soit circulaires, soit coniques; & la détermination de ces nouvelles oscillations est un problème qui n'avoit pas encore été résolu complètement, & pour des pendules de figure quelconque. C'est la raison qui m'a déterminé à m'en occuper ici.

SEPTIEME SECTION.

Sur les Principes de l'Hydrodynamique.

LA détermination du mouvement des fluides est l'objet de l'Hydrodynamique; celui de l'Hydraulique ordinaire se réduit à l'art de conduire les eaux, & de les faire servir au mouvement des machines. Cet art a dû être cultivé de tout tems, pour le besoin qu'on en a toujours eu; & les anciens y ont peut-être autant excellé que nous, à en juger par ce qu'ils nous ont laissé dans ce genre.

Mais l'Hydrodynamique est une science née dans ce siècle. Newton a tenté le premier de calculer par les principes de la Méchanique, le mouvement des fluides; & M. d'Alembert est le premier qui ait réduit les vraies loix de leur mouvement à des équations analitiques. Archimede &

Galilée (car l'intervalle qui a séparé ces deux grands génies, disparoît dans l'histoire de la Méchanique) ne s'étoient occupés que de l'équilibre des fluides.

Toricelli commença à examiner le mouvement de l'eau qui sort d'un vase par une ouverture fort petite, & à y chercher une loi. Il trouva qu'en donnant au jet une direction verticale, il atteint toujours à très-peu-près le niveau de l'eau dans le vase; & comme il est à préfumer qu'il l'atteindroit exactement sans la résistance de l'air & les frottemens, Torricelli en conclut que la vitesse de l'eau qui s'écoule est la même que celle qu'elle auroit acquise en tombant librement de la hauteur du niveau, & que cette vitesse est par conséquent proportionnelle à la racine quarrée de la même hauteur.

Ne pouvant cependant parvenir à une démonstration rigoureuse de cette proposition, il se contenta de la donner comme un principe d'expérience, à la fin de son *Traité de Motu naturaliter accelerato*, imprimé en 1643. Newton entreprit de la démontrer dans le second livre des Principes mathématiques qui parurent en 1687; mais il faut avouer que c'est l'endroit le moins satisfaisant de ce grand Ouvrage.

Si on considère une colonne d'eau qui tombe librement dans le vuide, il est aisé de se convaincre qu'elle doit prendre la figure d'un conoïde formé par la révolution d'une hyperbole du quatrième ordre autour de l'axe vertical; car la vitesse de chaque tranche horizontale est d'un côté comme la racine quarrée de la hauteur d'où elle est descendue, & de l'autre elle doit être par la continuité de l'eau, en raison inverse de la largeur de cette tranche, & par conséquent en raison inverse du carré de son rayon; d'où il résulte que la portion de l'axe ou l'abscisse qui représente la hauteur,

est en raison inverse de la quatrième puissance de l'ordonnée de l'hyperbole génératrice. Si donc on se représente un vase qui ait la figure de ce conoïde, & qui soit entretenu toujours plein d'eau, & qu'on suppose le mouvement de l'eau parvenu à un état permanent; il est clair que chaque particule d'eau y descendra comme si elle étoit libre, & qu'elle aura par conséquent au sortir de l'orifice, la vitesse due à la hauteur du vase de laquelle elle est tombée.

Or Newton imagine que l'eau qui remplit un vase cylindrique vertical, percé à son fond d'une ouverture par laquelle elle s'échappe, se partage naturellement en deux parties, dont l'une est seule en mouvement, & a la figure du conoïde dont nous venons de parler, c'est ce qu'il nomme la cataracte; l'autre est en repos, comme si elle étoit glacée. De cette manière il est clair que l'eau doit s'échapper avec une vitesse égale à celle qu'elle auroit acquise en tombant de la hauteur du vase, comme Torricelli l'avoit trouvée par l'expérience. Cependant Newton ayant mesuré la quantité d'eau sortie dans un tems donné, & l'ayant comparée à la grandeur de l'orifice, en avoit conclu, dans la première édition de ses Principes, que la vitesse au sortir du vase n'étoit due qu'à la moitié de la hauteur de l'eau dans le vase. Cette erreur venoit de ce qu'il n'avoit pas d'abord fait attention à la contraction de la veine; il y eut égard dans la seconde édition qui parut en 1714, & il reconnut que la section la plus petite de la veine étoit à l'ouverture du vase à peu près comme 1 à $\sqrt{2}$; de sorte qu'en prenant cette section pour le vrai orifice, la vitesse doit être augmentée dans la même raison de 1 à $\sqrt{2}$, & répondre par conséquent à la hauteur entière de l'eau. De cette manière sa

théorie se trouva rapprochée de l'expérience, mais elle n'en devint pas pour cela plus exacte; car la formation de la cataracte ou vase fictif dans lequel l'eau est supposée se mouvoir, tandis que l'eau latérale demeure en repos, est évidemment contraire aux loix connues de l'équilibre des fluides; puisque l'eau qui tomberoit dans cette cataracte, avec toute la force de sa pesanteur, n'exerçant aucune pression latérale, ne sauroit résister à celle du fluide stagnant qui l'environne.

Vingt ans auparavant Varignon avoit donné à l'Académie des Sciences de Paris, une explication plus naturelle & plus plausible du phénomène dont il s'agit. Ayant remarqué que quand l'eau s'écoule d'un vase cylindrique par une petite ouverture faite au fond, elle n'a dans le vase qu'un mouvement très-petit & sensiblement uniforme pour toutes les particules, il en conclut qu'il ne s'y faisoit aucune accélération, & que la partie du fluide qui s'échappe à chaque instant, reçoit tout son mouvement de la pression produite par le poids de la colonne de fluide dont elle est la base. Ainsi ce poids qui est comme la largeur de l'orifice multipliée par la hauteur de l'eau dans le vase, doit être proportionnel à la quantité de mouvement engendrée dans la particule qui sort à chaque instant par le même orifice. Or cette quantité de mouvement est, comme l'on fait, proportionnelle à la vitesse & à la masse, & la masse est ici comme le produit de la largeur de l'orifice par le petit espace que la particule parcourt dans l'instant donné, espace qui est évidemment proportionnel à la vitesse même de cette particule; par conséquent la quantité du mouvement dont il s'agit, est en raison de la largeur de l'orifice multipliée par le carré de la vitesse. Donc enfin la hauteur de l'eau dans

le vase est proportionnelle au carré de la vitesse avec laquelle elle s'échappe, ce qui est le théorème de Torricelli.

Ce raisonnement a néanmoins encore quelque chose de vague; car on y suppose tacitement que la petite masse qui s'échappe à chaque instant du vase, acquiert brusquement toute sa vitesse par la pression de la colonne qui répond à l'orifice. Or on sait qu'une pression ne peut pas produire tout-à-coup une vitesse finie. Mais en supposant, ce qui est naturel, que le poids de la colonne agisse sur la particule pendant tout le tems qu'elle met à sortir du vase, il est clair que cette particule recevra un mouvement accéléré, dont la quantité, au bout d'un tems quelconque, sera proportionnelle à la pression multipliée par le tems. Donc le produit du poids de la colonne par le tems de la sortie de la particule, sera égal au produit de la masse de cette particule, par la vitesse qu'elle aura acquise; & comme la masse est le produit de la largeur de l'orifice par le petit espace que la particule décrit en sortant du vase, espace qui, par la nature des mouvemens uniformément accélérés, est comme le produit de la vitesse par le tems; il s'ensuit que la hauteur de la colonne, sera de nouveau comme le carré de la vitesse acquise. Cette conclusion est donc rigoureuse, pourvu qu'on accorde que chaque particule en sortant du vase, est pressée par le poids entier de toute la colonne du fluide qui a cette particule pour base; c'est ce qui auroit lieu en effet, si le fluide contenu dans le vase y étoit stagnant, car alors sa pression sur la partie du fond où est l'ouverture, seroit égale au poids de la colonne dont elle est la base; mais cette pression doit être différente, lorsque le fluide est en mouvement. Cependant il est clair que plus il approchera de l'état de

de repos, plus aussi sa pression sur le fond approchera du poids total de la colonne verticale; d'ailleurs l'expérience fait voir que le mouvement du fluide dans le vase, est d'autant moindre que l'ouverture est plus petite. Ainsi la théorie précédente approchera d'autant plus de la vérité, que les dimensions du vase seront plus grandes relativement à l'ouverture par laquelle le fluide s'écoule; & c'est ce que l'expérience confirme.

Par une raison contraire, la même théorie devient insuffisante pour déterminer le mouvement des fluides qui coulent dans des tuyaux dont la largeur est assez petite, & varie peu. Il faut alors considérer à la fois tous les mouvemens des particules du fluide, & examiner comment ils doivent être changés & altérés par la figure du canal. Or l'expérience apprend que quand le tuyau a une direction peu différente de la verticale, les différentes tranches horizontales du fluide conservent à très-peu-près leur parallélisme, en sorte qu'une tranche prend toujours la place de celle qui la précède; d'où il suit, à cause de l'incompressibilité du fluide, que la vitesse de chaque tranche horizontale, estimée suivant le sens vertical, doit être en raison inverse de la largeur de cette tranche, largeur qui est donnée par la figure du vase.

Il suffit donc de déterminer le mouvement d'une seule tranche, & le problème est en quelque manière analogue à celui du mouvement d'un pendule composé. Ainsi, comme selon la théorie de Jacques Bernoulli, les mouvemens acquis & perdus à chaque instant par les différens poids qui forment le pendule, se font mutuellement équilibre dans le levier, il doit aussi y avoir équilibre dans le tuyau entre les

différentes tranches du fluide animées chacune de la vitesse acquise ou perdue à chaque instant ; & de-là par l'application des principes déjà connus de l'équilibre des fluides , on auroit pu d'abord déterminer le mouvement d'un fluide dans un tuyau , comme on avoit déterminé celui d'un pendule composé. Mais ce n'est jamais par les routes les plus simples & les plus directes , que l'esprit humain parvient aux vérités , de quelque genre qu'elles soient ; & la matière que nous traitons en fournit un exemple frappant.

Nous avons exposé dans la première Section les différens pas qu'on avoit faits pour arriver à la solution du problème du centre d'oscillation ; & nous y avons vu que la véritable théorie de ce problème n'avoit été découverte par Jacques Bernoulli , que long-tems après que Huyghens l'eut résolu par le principe indirect de la conservation des forces vives. Il en a été de même du problème du mouvement des fluides dans des vases ; & il est surprenant qu'on n'ait pas su d'abord profiter pour celui-ci des lumières que l'on avoit déjà acquises par l'autre.

Le même Principe de la conservation des forces vives , fournit encore la première solution de ce dernier problème , & sert de base à l'Hydrodynamique de Daniel Bernoulli , imprimée en 1738 , Ouvrage qui brille d'ailleurs par une Analyse aussi élégante dans sa marche , que simple dans ses résultats. Mais l'inexactitude de ce principe qui n'avoit pas encore été démontré d'une manière générale , devoit en jetter aussi sur les propositions qui en résultent , & faisoit désirer une théorie plus sûre , & appuyée uniquement sur les loix fondamentales de la Mécanique. Maclaurin & Jean Bernoulli entreprirent de remplir cet objet , l'un dans son

Traité des Fluxions, & l'autre dans sa nouvelle Hydraulique, imprimée à la fin de ses Œuvres. Leurs méthodes, quoique très-différentes, conduisent aux mêmes résultats que le principe de la conservation des forces vives; mais il faut avouer que celle de Maclaurin n'est pas assez rigoureuse, & paroît arrangée d'avance, conformément aux résultats qu'il vouloit obtenir; & quant à la méthode de Jean Bernoulli, sans adopter en entier les difficultés que M. d'Alembert lui a opposées, on doit convenir qu'elle laisse encore à désirer du côté de la clarté & de la précision.

On a vu, dans la première Section, comment M. d'Alembert, en généralisant la théorie de Jacques Bernoulli sur les pendules, étoit parvenu à un Principe de Dynamique simple & général, qui réduit les loix du mouvement des corps à celles de leur équilibre. L'application de ce Principe au mouvement des fluides se présentoit d'elle-même, & l'Auteur en donna d'abord un essai à la fin de sa Dynamique, imprimée en 1743; il l'a développée ensuite avec tout le détail convenable dans son Traité des Fluides qui parut l'année suivante, & qui renferme des solutions aussi directes qu'élégantes des principales questions qu'on peut proposer sur les fluides qui se meuvent dans des vases.

Mais ces solutions, comme celles de Daniel Bernoulli, étoient appuyées sur deux suppositions qui ne sont pas vraies en général. 1°. Que les différentes tranches du fluide conservent exactement leur parallélisme, en sorte qu'une tranche prend toujours la place de celle qui la précède. 2°. Que la vitesse de chaque tranche ne varie point en direction, c'est-à-dire, que tous les points d'une même tranche sont supposés avoir une vitesse égale & parallèle. Lorsque le

fluide coule dans des vases ou tuyaux fort étroits, les suppositions dont il s'agit sont très-plausibles, & paroissent confirmées par l'expérience; mais hors de ce cas elles s'éloignent de la vérité, & il n'y a plus alors d'autre moyen pour déterminer le mouvement du fluide, que d'examiner celui que chaque particule doit avoir.

M. Clairaut avoit donné dans sa Théorie de la figure de la Terre, imprimée en 1743, les loix générales de l'équilibre des fluides, dont toutes les particules sont animées par des forces quelconques; il ne s'agissoit donc que de passer de ces loix à celles de leur mouvement, par le moyen du principe auquel M. d'Alembert avoit réduit, à cette même époque, toute la Dynamique. Ce dernier fit quelques années après ce pas important, à l'occasion du prix que l'Académie de Berlin proposa en 1750, sur la Théorie de la résistance des fluides; & il donna le premier, en 1752, dans son Essai d'une nouvelle théorie sur la résistance des fluides, les équations rigoureuses & générales du mouvement des fluides, soit incompressibles, soit compressibles & élastiques; équations qui appartiennent à la classe de celles qu'on nomme à différences partielles, parce qu'elles sont entre les différentes parties des différences relatives à plusieurs variables. Par cette découverte, toute la Mécanique des fluides fut réduite à un seul point d'analyse; & si les équations qui la renferment étoient intégrables, on pourroit dans tous les cas déterminer complètement les circonstances du mouvement & de l'action d'un fluide mu par des forces quelconques; malheureusement elles sont si rebelles, qu'on n'a pu jusqu'à présent en venir à bout que dans des cas très-limités.

C'est donc dans ces équations & dans leur intégration que

consiste toute la théorie de l'Hydrodynamique. M. d'Alembert employa d'abord pour les trouver, une méthode un peu compliquée; il en donna ensuite une plus simple; mais cette méthode étant fondée sur les loix de l'équilibre particulières aux fluides, fait de l'Hydrodynamique une science séparée de la Dynamique des corps solides. La réunion que nous avons faite dans la première Partie de cet Ouvrage, de toutes les loix de l'équilibre des corps, tant solides que fluides dans une même formule, & l'application que nous venons de faire de cette formule aux loix du mouvement, nous conduisent naturellement à réunir de même la Dynamique & l'Hydrodynamique comme des branches d'un principe unique, & comme des résultats d'une seule formule générale.

C'est l'objet qui reste à remplir pour compléter notre travail sur la Méchanique, & acquitter l'engagement pris dans le titre de cet Ouvrage.

H U I T I E M E S E C T I O N.

Du Mouvement des Fluides incompressibles.

I. **O**N pourroit déduire immédiatement les loix du mouvement de ces fluides, de celles de leur équilibre, que nous avons trouvées dans la Section septième de la première Partie; car par le Principe général exposé dans la seconde Section, il ne faut qu'ajouter aux forces accélératrices actuelles, les nouvelles forces accélératrices $\frac{d^2 x}{dt^2}$, $\frac{d^2 y}{dt^2}$, $\frac{d^2 z}{dt^2}$,

438 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

dirigées suivant les coordonnées rectangles x, y, z .

Ainsi, comme dans les formules de l'article 13 & suiv. de la Section septième citée, on a supposé toutes les forces accélératrices du fluide déjà réduites à trois, X, Y, Z , dans la direction des coordonnées x, y, z ; il n'y aura pour appliquer ces formules au mouvement des mêmes fluides, qu'à y substituer $X + \frac{d^2 x}{dt^2}$, $Y + \frac{d^2 y}{dt^2}$, $Z + \frac{d^2 z}{dt^2}$ au lieu de X, Y, Z . Mais nous croyons qu'il est plus conforme à l'objet de cet ouvrage d'appliquer directement aux fluides les équations générales données dans la Section quatrième pour le mouvement d'un système quelconque de corps.

§. I.

Équations générales pour le mouvement des Fluides incompressibles.

2. On peut considérer un fluide incompressible comme composé d'une infinité de particules qui se meuvent librement entr'elles sans changer de volume; ainsi la question rentre dans le cas de l'article 12 de la Section citée ci-dessus.

Soit donc Dm la masse d'une particule ou élément quelconque du fluide; X, Y, Z les forces accélératrices qui agissent sur cet élément, réduites pour plus de simplicité, aux directions des coordonnées rectangles x, y, z , & tendantes à diminuer ces coordonnées; $L = 0$ l'équation de condition résultante de l'incompressibilité, ou de l'invariabilité du volume de Dm ; λ une quantité indéterminée; &

S une caractéristique intégrale correspondante à la caractéristique différentielle D , & relative à toute la masse du fluide ; on aura pour le mouvement du fluide cette équation générale (Sect. IV, art. 15).

$$S \left(\left(\frac{d^2 x}{dt^2} + X \right) \delta x + \left(\frac{d^2 y}{dt^2} + Y \right) \delta y + \left(\frac{d^2 z}{dt^2} + Z \right) \delta z \right) Dm + S \lambda \delta L = 0.$$

Il faut maintenant substituer dans cette équation les valeurs de Dm , & de δL , & après avoir fait disparaître les différences des variations, s'il y en a, éгалer séparément à zéro les coefficients des variations indéterminées δx , δy , δz .

Retenons la caractéristique D pour représenter les différences relatives à la situation instantanée des particules contiguës, tandis que la caractéristique d se rapportera uniquement au changement de position de la même particule dans l'espace ; il est clair qu'on peut représenter le volume de la particule Dm par le parallépipède $Dx Dy Dz$; ainsi en nommant Δ la densité de cette particule, on aura . . . $Dm = \Delta Dx Dy Dz$.

De plus, il est visible que la condition de l'incompressibilité sera contenue dans l'équation $Dx Dy Dz = const$; de sorte qu'on aura $L = Dx Dy Dz - const$; & par conséquent $\delta L = \delta (Dx Dy Dz)$; pour déterminer cette différentielle, il faut employer les mêmes considérations que dans l'article 14 de la Section septième de la première Partie ; ainsi en changeant seulement d en D dans les formules de cet endroit, on aura

$$\delta(Dx Dy Dz) = Dx Dy Dz \left(\frac{D\delta x}{Dx} + \frac{D\delta y}{Dy} + \frac{D\delta z}{Dz} \right).$$

Cette quantité étant multipliée par λ ; & intégrée relativement à toute la masse du fluide, on aura la valeur de $S\lambda\delta L$, dans laquelle il faudra faire disparaître les doubles signes $D\delta$ par les mêmes procédés déjà employés dans l'article 13 de la Section citée. On aura ainsi :

$$\begin{aligned} S\lambda\delta L &= S(\lambda''\delta x'' - \lambda'\delta x') Dy Dz + \\ &S(\lambda''\delta y'' - \lambda'\delta y') Dx Dz + S(\lambda''\delta z'' - \lambda'\delta z') Dx Dy \\ &- S\left(\frac{D\lambda}{Dx}\delta x + \frac{D\lambda}{Dy}\delta y + \frac{D\lambda}{Dz}\delta z\right) Dx Dy Dz. \end{aligned}$$

Faisant donc ces substitutions dans le premier membre de l'équation générale, elle contiendra premièrement cette formule intégrale totale,

$$\begin{aligned} S\left(\Delta\frac{d^2x}{dt^2} + \Delta X - \frac{D\lambda}{Dx}\right)\delta x + \\ \left(\Delta\frac{d^2y}{dt^2} + \Delta Y - \frac{D\lambda}{Dy}\right)\delta y + \\ \left(\Delta\frac{d^2z}{dt^2} + \Delta Z - \frac{D\lambda}{Dz}\right)\delta z) Dx Dy Dz; \end{aligned}$$

dans laquelle il faudra faire séparément égaux à zéro les coefficients des variations δx , δy , δz ; ce qui donnera ces trois équations indéfinies pour tous les points de la masse fluide.

$$\left. \begin{aligned} \Delta \left(\frac{d^2 x}{dt^2} + X \right) - \frac{D\lambda}{Dx} &= 0 \\ \Delta \left(\frac{d^2 y}{dt^2} + Y \right) - \frac{D\lambda}{Dy} &= 0 \\ \Delta \left(\frac{d^2 z}{dt^2} + Z \right) - \frac{D\lambda}{Dz} &= 0. \end{aligned} \right\} \dots (A).$$

Il restera ensuite à faire disparaître les intégrales partielles,

$$\begin{aligned} &S (\lambda'' \delta x'' - \lambda' \delta x') Dy Dz + \\ &S (\lambda'' \delta y'' - \lambda' \delta y') Dx Dz + \\ &S (\lambda'' \delta z'' - \lambda' \delta z') Dx Dy, \end{aligned}$$

lesquelles ne se rapportent qu'à la surface extérieure du fluide; & l'on en conclura, comme dans l'article 16 de la Section septième citée, que la valeur de λ devra être nulle pour tous les points de la surface où le fluide est libre; on prouvera de plus, comme dans les articles 20, 21 de la même Section, que relativement aux endroits où le fluide sera contenu par des parois fixes, les termes des intégrales précédentes se détruiront mutuellement, en sorte qu'il n'en résultera aucune équation; & en général on démontrera par un raisonnement semblable à celui des articles 24, 25, que la quantité λ rapportée à la surface du fluide y exprimera la pression que le fluide y exerce, & qui, lorsqu'elle n'est pas nulle, doit être contrebalancée par la résistance ou l'action des parois.

3. Les équations qu'on vient de trouver renferment donc les loix générales du mouvement des fluides incompressibles;

442 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

mais il y faut joindre encore l'équation même qui résulte de la condition de l'incompressibilité du volume $Dx Dy Dz$ pendant que le fluide se meut; cette équation sera donc représentée par $d.(Dx Dy Dz) = 0$; de sorte qu'en changeant δ en d dans l'expression de $\delta.(Dx Dy Dz)$ trouvée ci-dessus, & égalant à zéro, on aura

$$\frac{Ddx}{Dx} + \frac{Ddy}{Dy} + \frac{Ddz}{Dz} = 0 \dots (B).$$

Cette équation combinée avec les trois équations (A) de l'article précédent, servira donc à déterminer les quatre inconnues $x, y, z, \& \lambda$.

4. Pour avoir une idée nette de la nature de ces équations, il faut considérer que les variables x, y, z qui déterminent la position d'une particule dans un instant quelconque, doivent appartenir à la fois à toutes les particules dont la masse fluide est composée; elles doivent donc être des fonctions du tems t , & des valeurs que ces mêmes variables ont eues au commencement du mouvement ou dans un autre instant donné. Nommant donc a, b, c les valeurs de x, y, z , lorsque $t = 0$; il faudra que les valeurs complètes de x, y, z , soient des fonctions de a, b, c, t . De cette manière les différences marquées par la caractéristique D , se rapporteront uniquement à la variabilité de a, b, c ; & les différences marquées par l'autre caractéristique d se rapporteront simplement à la variabilité de t . Mais comme dans les équations trouvées il y a des différences relatives aux variables mêmes x, y, z , il faudra, pour l'uniformité, réduire celles-ci aux différences relatives à a, b, c , ce qui est toujours possible; car on n'a

qu'à concevoir qu'on ait substitué dans les fonctions avant la différentiation les valeurs mêmes de x, y, z en a, b, c .

§. En regardant donc les variables x, y, z , comme des fonctions de a, b, c, t , & représentant les différentielles selon la notation ordinaire des différences partielles, on aura

$$Dx = \frac{dx}{da} da + \frac{dx}{db} db + \frac{dx}{dc} dc,$$

$$Dy = \frac{dy}{da} da + \frac{dy}{db} db + \frac{dy}{dc} dc,$$

$$Dz = \frac{dz}{da} da + \frac{dz}{db} db + \frac{dz}{dc} dc;$$

& regardant en même-tems la fonction λ comme une fonction de x, y, z , & comme une fonction de a, b, c , on aura

$$\begin{aligned} D\lambda &= \frac{D\lambda}{Dx} Dx + \frac{D\lambda}{Dy} Dy + \frac{D\lambda}{Dz} Dz \\ &= \frac{d\lambda}{da} da + \frac{d\lambda}{db} db + \frac{d\lambda}{dc} dc; \end{aligned}$$

ces deux expressions de $D\lambda$ devant être identiques, si on substitue dans la première les valeurs de Dx, Dy, Dz , en da, db, dc , il faudra que les coefficients de da, db, dc , soient les mêmes de part & d'autre; ce qui fournira trois équations qui serviront à déterminer les valeurs de $\frac{D\lambda}{Dx}$, $\frac{D\lambda}{Dy}$, $\frac{D\lambda}{Dz}$, en $\frac{d\lambda}{da}$, $\frac{d\lambda}{db}$, $\frac{d\lambda}{dc}$; ce sera la même chose si on substitue dans la seconde expression de $D\lambda$ les valeurs de da, db, dc , en Dx, Dy, Dz tirées des expressions de ces dernières quantités; alors la comparaison

444 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

des termes affectés de Dx , Dy , Dz donnera immédiatement les valeurs de $\frac{D\lambda}{Dx}$, &c.

Or par les règles ordinaires de l'élimination on a

$$da = \frac{\alpha Dx + \alpha' Dy + \alpha'' Dz}{1},$$

$$db = \frac{\beta Dx + \beta' Dy + \beta'' Dz}{1},$$

$$dc = \frac{\gamma Dx + \gamma' Dy + \gamma'' Dz}{1},$$

en supposant

$$\alpha = \frac{dy}{db} \times \frac{dz}{dc} - \frac{dy}{dc} \times \frac{dz}{db}, \alpha' = \frac{dx}{dc} \times \frac{dz}{db} - \frac{dx}{db} \times \frac{dz}{dc},$$

$$\alpha'' = \frac{dx}{db} \times \frac{dy}{dc} - \frac{dx}{dc} \times \frac{dy}{db}, \beta = \frac{dy}{dc} \times \frac{dz}{da} - \frac{dy}{da} \times \frac{dz}{dc},$$

$$\beta' = \frac{dx}{da} \times \frac{dz}{dc} - \frac{dx}{dc} \times \frac{dz}{da}, \beta'' = \frac{dx}{dc} \times \frac{dy}{da} - \frac{dx}{da} \times \frac{dy}{dc},$$

$$\gamma = \frac{dy}{da} \times \frac{dz}{db} - \frac{dy}{db} \times \frac{dz}{da}, \gamma' = \frac{dx}{db} \times \frac{dz}{da} - \frac{dx}{da} \times \frac{dz}{db},$$

$$\gamma'' = \frac{dx}{da} \times \frac{dy}{db} - \frac{dx}{db} \times \frac{dy}{da},$$

$$\theta = \frac{dx}{dc} \times \frac{dy}{db} \times \frac{dz}{dc} - \frac{dx}{db} \times \frac{dy}{da} \times \frac{dz}{dc} + \frac{dx}{db} \times \frac{dy}{dc} \times \frac{dz}{da}$$

$$- \frac{dx}{dc} \times \frac{dy}{db} \times \frac{dz}{da} + \frac{dx}{dc} \times \frac{dy}{da} \times \frac{dz}{db} - \frac{dx}{da} \times \frac{dy}{dc} \times \frac{dz}{db}.$$

Faisant donc ces substitutions dans l'expression $\frac{d\lambda}{da} da$ + $\frac{d\lambda}{db} db$ + $\frac{d\lambda}{dc} dc$, & comparant ensuite avec l'expression identique $\frac{D\lambda}{Dx} Dx$ + $\frac{D\lambda}{Dy} Dy$ + $\frac{D\lambda}{Dz} Dz$, on aura

$$\frac{D\lambda}{Dx} = \frac{\alpha}{\delta} \times \frac{d\lambda}{da} + \frac{\beta}{\delta} \times \frac{d\lambda}{db} + \frac{\gamma}{\delta} \times \frac{d\lambda}{dc},$$

$$\frac{D\lambda}{Dy} = \frac{\alpha'}{\delta} \times \frac{d\lambda}{da} + \frac{\beta'}{\delta} \times \frac{d\lambda}{db} + \frac{\gamma'}{\delta} \times \frac{d\lambda}{dc},$$

$$\frac{D\lambda}{Dz} = \frac{\alpha''}{\delta} \times \frac{d\lambda}{da} + \frac{\beta''}{\delta} \times \frac{d\lambda}{db} + \frac{\gamma''}{\delta} \times \frac{d\lambda}{dc}.$$

Ainsi substituant ces valeurs dans les trois équations (A) de l'article 2, elles deviendront de cette forme, après avoir multiplié par δ ,

$$\left. \begin{aligned} \delta \Delta \left(\frac{d^2 x}{dt^2} + X \right) - \alpha \frac{d\lambda}{da} - \beta \frac{d\lambda}{db} - \gamma \frac{d\lambda}{dc} &= 0 \\ \delta \Delta \left(\frac{d^2 y}{dt^2} + Y \right) - \alpha' \frac{d\lambda}{da} - \beta' \frac{d\lambda}{db} - \gamma' \frac{d\lambda}{dc} &= 0 \\ \delta \Delta \left(\frac{d^2 z}{dt^2} + Z \right) - \alpha'' \frac{d\lambda}{da} - \beta'' \frac{d\lambda}{db} - \gamma'' \frac{d\lambda}{dc} &= 0 \end{aligned} \right\} \dots (C).$$

où il n'y a, comme l'on voit, que des différences partielles relatives à a, b, c, t .

Dans ces équations la quantité Δ qui exprime la densité, est une fonction donnée de a, b, c sans t puisqu'elle doit demeurer invariable pour chaque particule; & si le fluide est homogène, Δ sera alors une constante indépendante de a, b, c, t . Quant aux quantités X, Y, Z qui représentent les forces accélératrices, elles seront le plus souvent données en fonctions de x, y, z, t .

6. On peut, au reste, réduire les équations précédentes à une forme plus simple, en ajoutant ensemble, après les avoir multipliées respectivement & successivement par $\frac{dx}{da}$,

446 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$\frac{dy}{da}, \frac{d\zeta}{da}$, par $\frac{dx}{db}, \frac{dy}{db}, \frac{d\zeta}{db}$, & par $\frac{dx}{dc}, \frac{dy}{dc}, \frac{d\zeta}{dc}$; car d'après les expressions de $\theta, \alpha, \beta, \gamma, \alpha', \beta', \&c$, données ci-dessus, il est aisé de voir qu'on aura $\theta = \alpha \frac{dx}{da} + \alpha' \frac{dy}{da} + \alpha'' \frac{d\zeta}{da} = \beta \frac{dx}{db} + \beta' \frac{dy}{db} + \beta'' \frac{d\zeta}{db} = \gamma \frac{dx}{dc} + \gamma' \frac{dy}{dc} + \gamma'' \frac{d\zeta}{dc}$, ensuite $\beta \frac{dx}{da} + \beta' \frac{dy}{da} + \beta'' \frac{d\zeta}{da} = 0, \gamma \frac{dx}{da} + \gamma' \frac{dy}{da} + \gamma'' \frac{d\zeta}{da} = 0, \alpha \frac{dx}{db} + \alpha' \frac{dy}{db} + \alpha'' \frac{d\zeta}{db} = 0$, & ainsi de suite. De sorte que par ces opérations & ces réductions, on aura les transformées

$$\left. \begin{aligned} X) \frac{dx}{da} + \left(\frac{d^2 v}{dt^2} + Y \right) \frac{dy}{da} + \left(\frac{d^2 \zeta}{dt^2} + Z \right) \frac{d\zeta}{da} - \frac{d\lambda}{da} &= 0 \\ X) \frac{dx}{db} + \left(\frac{d^2 y}{dt^2} + Y \right) \frac{dy}{db} + \left(\frac{d^2 \zeta}{dt^2} + Z \right) \frac{d\zeta}{db} - \frac{d\lambda}{db} &= 0 \\ X) \frac{dx}{dc} + \left(\frac{d^2 y}{dt^2} + Y \right) \frac{dy}{dc} + \left(\frac{d^2 \zeta}{dt^2} + Z \right) \frac{d\zeta}{dc} - \frac{d\lambda}{dc} &= 0 \end{aligned} \right\} (D).$$

7. On transformera, d'une manière semblable, l'équation (E) de l'article 3; & pour cela, comme, d'après la remarque de l'article 4, les différentielles $dx, dy, d\zeta$ ne sont relatives qu'à la variable t , on les réduira d'abord aux différences partielles $\frac{dx}{dt} dt, \frac{dy}{dt} dt, \frac{d\zeta}{dt} dt$; en sorte que l'équation dont il s'agit étant divisée par dt , sera de la forme

$$\frac{D \cdot \frac{dx}{dt}}{Dx} + \frac{D \cdot \frac{dy}{dt}}{Dy} + \frac{D \cdot \frac{d\zeta}{dt}}{D\zeta} = 0.$$

Or, par les formules trouvées ci-dessus pour les valeurs de $\frac{D\lambda}{Dx}$, $\frac{D\lambda}{Dy}$, &c, on aura pareillement, en substituant $\frac{dx}{dt}$; $\frac{dy}{dt}$, &c, à la place de λ ,

$$\frac{D \cdot \frac{dx}{dt}}{Dx} = \frac{\alpha}{\theta} \times \frac{d \cdot \frac{dx}{dt}}{da} + \frac{\beta}{\theta} \times \frac{d \cdot \frac{dx}{dt}}{db} + \frac{\gamma}{\theta} \times \frac{d \cdot \frac{dx}{dt}}{dc}$$

& comme dans le second membre de cette équation, la quantité x est regardée comme une fonction de a, b, c, t ,

on aura $\frac{d \cdot \frac{dx}{dt}}{da} = \frac{d^2 x}{da dt}$, & ainsi des autres différences partielles de x ; de sorte qu'on aura simplement

$$\frac{D \cdot \frac{dx}{dt}}{Dx} = \frac{\alpha}{\theta} \times \frac{d^2 x}{da dt} + \frac{\beta}{\theta} \times \frac{d^2 x}{db dt} + \frac{\gamma}{\theta} \times \frac{d^2 x}{dc dt}.$$

On trouvera des expressions semblables pour les valeurs de

$$\frac{d \cdot \frac{dy}{dt}}{dy} \text{ \& } \frac{d \cdot \frac{dz}{dt}}{dz}, \text{ \& il n'y aura pour cela qu'à}$$

changer dans la formule précédente x en y & z .

Faisant donc ces substitutions dans l'équation ci-dessus, elle deviendra après y avoir effacé le dénominateur commun θ ,

$$\begin{aligned} \alpha \frac{d^2 x}{da dt} + \beta \frac{d^2 x}{db dt} + \gamma \frac{d^2 x}{dc dt} + \\ \alpha' \frac{d^2 y}{da dt} + \beta' \frac{d^2 y}{db dt} + \gamma' \frac{d^2 y}{dc dt} + \\ \alpha'' \frac{d^2 z}{da dt} + \beta'' \frac{d^2 z}{db dt} + \gamma'' \frac{d^2 z}{dc dt} = 0. \end{aligned}$$

448 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

Le premier membre de cette équation n'est autre chose que la valeur de $\frac{d\theta}{dt}$, comme on peut s'en assurer par la différentiation actuelle de l'expression de θ (art. 5).

Ainsi l'équation devient $\frac{d\theta}{dt} = 0$, dont l'intégrale est $\theta = \text{fonct.}(a, b, c)$.

Supposons dans cette équation, $t = 0$, & soit K ce que devient alors la quantité θ , on aura $K = \text{fonct.}(a, b, c)$; par conséquent l'équation fera $\theta = K$.

Or nous avons supposé que lorsque $t = 0$, on a $x = a$, $y = b$, $z = c$; donc on aura aussi alors $\frac{dx}{da} = 1$, $\frac{dx}{db} = 0$, $\frac{dx}{dc} = 0$, $\frac{dy}{da} = 0$, $\frac{dy}{db} = 1$, $\frac{dy}{dc} = 0$, $\frac{dz}{da} = 0$, $\frac{dz}{db} = 0$, $\frac{dz}{dc} = 1$. Ces valeurs étant substituées dans l'expression de θ (art. 5), on a $\theta = 1$, donc $K = 1$.

Donc remettant pour θ sa valeur, dans l'équation dont il s'agit, elle fera de la forme

$$\begin{aligned} \frac{dx}{da} \times \frac{dy}{db} \times \frac{dz}{dc} - \frac{dx}{db} \times \frac{dy}{da} \times \frac{dz}{dc} + \frac{dx}{db} \times \frac{dy}{dc} \times \frac{dz}{da} - \\ \frac{dx}{dc} \times \frac{dy}{db} \times \frac{dz}{da} + \frac{dx}{dc} \times \frac{dy}{da} \times \frac{dz}{db} - \frac{dx}{da} \times \frac{dy}{dc} \times \frac{dz}{db} = 1. (E). \end{aligned}$$

Cette équation combinée avec les trois équations (C) ou (D) des articles 5, 6, servira donc à déterminer les valeurs de λ , x , y , z , en fonctions de a , b , c , t .

8. Comme les équations dont il s'agit sont à différences partielles, l'intégration y introduira nécessairement différentes fonctions arbitraires; & la détermination de ces fonctions

tions devra se déduire en partie de l'état initial du fluide, lequel doit être supposé donné, & en partie de la considération de la surface extérieure du fluide, qui est aussi donnée si le fluide est renfermé dans un vase, & qui doit être représentée par l'équation $\lambda = 0$, lorsque le fluide est libre (art. 2).

En effet, dans le premier cas si on représente par $\lambda = 0$ l'équation des parois du vase, A étant une fonction donnée des coordonnées x, y, z de ces parois, en y mettant pour ces variables leurs valeurs en a, b, c, t , on aura une équation entre les coordonnées initiales a, b, c , & le tems t , laquelle représentera par conséquent la surface que formoient dans l'état initial les mêmes particules qui après le tems t forment la surface représentée par l'équation donnée $\lambda = 0$. Si donc on veut que les mêmes particules qui sont une fois à la surface y demeurent toujours; condition qui paroît nécessaire pour que le fluide ne se divise pas, & qui est reçue généralement dans la théorie des fluides, il faudra que l'équation dont il s'agit ne contienne point le tems t ; par conséquent la fonction A de x, y, z devra être telle que t y disparoisse après la substitution des valeurs de x, y, z en a, b, c, t .

Par la même raison l'équation $\lambda = 0$ de la surface libre ne devra point contenir t ; ainsi la valeur de λ devra être une simple fonction de a, b, c sans t .

Au reste, il y a des cas dans le mouvement d'un fluide qui s'écoule d'un vase, où la condition dont il s'agit ne doit pas avoir lieu; alors les déterminations qui résultent de cette condition ne sont plus nécessaires.

9. Telles sont les équations par lesquelles on peut déterminer directement le mouvement d'un fluide quelconque incompressible. Mais ces équations sont sous une forme un peu compliquée, & il est possible de les réduire à une plus simple, en prenant pour inconnues, à la place des coordonnées x, y, z , les vitesses $\frac{dx}{dt}, \frac{dy}{dt}, \frac{dz}{dt}$ dans la direction des coordonnées, & en regardant ces vitesses comme des fonctions de x, y, z, t .

En effet, d'un côté il est clair que puisque x, y, z sont fonctions de a, b, c, t , les quantités $\frac{dx}{dt}, \frac{dy}{dt}, \frac{dz}{dt}$, seront aussi fonctions des mêmes variables a, b, c, t ; donc si on conçoit qu'on substitue dans ces fonctions les valeurs de a, b, c en x, y, z tirées de celles de x, y, z en a, b, c ; on aura $\frac{dx}{dt}, \frac{dy}{dt}, \frac{dz}{dt}$ exprimées en fonctions de x, y, z & t .

D'un autre côté, il est clair que pour la connoissance actuelle du mouvement du fluide, il suffit de connoître à chaque instant le mouvement d'une particule quelconque qui occupe un lieu donné dans l'espace, sans qu'il soit nécessaire de savoir les états précédens de cette particule; par conséquent il suffit d'avoir les valeurs des vitesses $\frac{dx}{dt}, \frac{dy}{dt}, \frac{dz}{dt}$, en fonctions de x, y, z, t .

D'ailleurs ces valeurs étant connues, si on les nomme p, q, r , on aura les équations $dx = p dt, dy = q dt, dz = r dt$, entre x, y, z, t ; lesquelles étant ensuite intégrées, de manière que x, y, z deviennent a, b, c , lorsque $t = 0$, donneront les valeurs mêmes de x, y, z , en a, b, c, t .

Au reste, si on chasse dt de ces équations différentielles, on aura ces deux-ci $p dy = q dx$, $p d\zeta = r dx$, lesquelles expriment la nature des différentes courbes dans lesquelles tout le fluide se meut à chaque instant, courbes qui changent de place & de forme d'un instant à l'autre.

10. Reprenons donc les équations fondamentales (A) & (B) des articles 2 & 3, & introduifons-y les variables $p = \frac{dx}{dt}$, $q = \frac{dy}{dt}$, $r = \frac{d\zeta}{dt}$, regardées comme des fonctions de x, y, ζ, t .

Il est clair que les quantités $\frac{d^2x}{dt^2}$, $\frac{d^2y}{dt^2}$, $\frac{d^2\zeta}{dt^2}$ peuvent être mises sous la forme $\frac{d \cdot \frac{dx}{dt}}{dt}$, $\frac{d \cdot \frac{dy}{dt}}{dt}$, $\frac{d \cdot \frac{d\zeta}{dt}}{dt}$, où les quantités $\frac{dx}{dt}$, $\frac{dy}{dt}$, $\frac{d\zeta}{dt}$ sont censées des fonctions de a, b, c, t .

En les regardant donc comme telles, on aura pour la différence complète de $\frac{dx}{dt}$, $\frac{d \cdot \frac{dx}{dt}}{dt} dt + \frac{d \cdot \frac{dx}{dt}}{da} da + \frac{d \cdot \frac{dx}{dt}}{db} db + \frac{d \cdot \frac{dx}{dt}}{dc} dc$, & ainsi des autres; mais en les regardant comme fonctions de x, y, ζ, t , & les désignant par p, q, r , leurs différences complètes seront $\frac{dp}{dt} dt + \frac{dp}{dx} dx + \frac{dp}{dy} dy + \frac{dp}{d\zeta} d\zeta$, & ainsi des autres différences; donc si dans ces dernières expressions on met pour $dx, dy, d\zeta$ leurs valeurs en a, b, c, t , il faudra

452 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

qu'elles deviennent identiques avec les premières; mais x étant regardé comme fonction de a, b, c, t , on a $dx = \frac{dx}{dt} dt + \frac{dx}{da} da + \frac{dx}{db} db + \frac{dx}{dc} dc$, où $\frac{dx}{dt}$ est évidemment $= p$, en supposant qu'on mette dans p , les valeurs de x, y, z , en a, b, c, t .

Ainsi on aura $dx = p dt + \frac{dx}{da} da + \&c$; & de même $dy = q dt + \frac{dy}{da} da + \&c$, $dz = r dt + \frac{dz}{da} da + \&c$.

Substituant ces valeurs dans l'expression de la différence complète de $\frac{dx}{dt}$, les termes affectés de dt seront $(\frac{dp}{dt} + \frac{dp}{dx} p + \frac{dp}{dy} q + \frac{dp}{dz} r) dt$ lesquels devant être

identiques avec le terme correspondant $\frac{d}{dt} \frac{dx}{dt} dt$, ou bien $\frac{d^2x}{dt^2} dt$, on aura

$$\frac{d^2x}{dt^2} = \frac{dp}{dt} + p \frac{dp}{dx} + q \frac{dp}{dy} + r \frac{dp}{dz};$$

& l'on trouvera de la même manière

$$\frac{d^2y}{dt^2} = \frac{dq}{dt} + p \frac{dq}{dx} + q \frac{dq}{dy} + r \frac{dq}{dz},$$

$$\frac{d^2z}{dt^2} = \frac{dr}{dt} + p \frac{dr}{dx} + q \frac{dr}{dy} + r \frac{dr}{dz}.$$

On fera donc ces substitutions dans les équations (A); & comme dans ces mêmes équations les termes $\frac{d\lambda}{Dx}$, $\frac{D\lambda}{Dy}$, $\frac{D\lambda}{Dz}$ représentent des différences partielles de λ , relative-

ment à x, y, z , en supposant t constant, on y pourra changer la caractéristique D en d .

On aura ainsi les transformées

$$\left. \begin{aligned} \Delta \left(\frac{dp}{dt} + P \frac{dp}{dx} + q \frac{dp}{dy} + r \frac{dp}{dz} + X \right) - \frac{d\lambda}{dx} &= 0 \\ \Delta \left(\frac{dq}{dt} + P \frac{dq}{dx} + q \frac{dq}{dy} + r \frac{dq}{dz} + Y \right) - \frac{d\lambda}{dx} &= 0 \\ \Delta \left(\frac{dr}{dt} + P \frac{dr}{dx} + q \frac{dr}{dy} + r \frac{dr}{dz} + Z \right) - \frac{d\lambda}{dz} &= 0 \end{aligned} \right\}$$

A l'égard de l'équation (B) de l'article 3, il n'y aura qu'à y mettre à la place de dx, dy, dz , leurs valeurs $p dt, q dt, r dt$, & changeant la caractéristique D en d , on aura sur le champ, à cause de dt constant,

$$\frac{dp}{dx} + \frac{dq}{dy} + \frac{dr}{dz} = 0 \dots (G).$$

On voit que ces équations sont beaucoup plus simples que les équations (C) ou (D) & (E) auxquelles elles répondent; ainsi il convient de les employer de préférence dans la théorie des fluides.

II. Dans les fluides homogènes & de densité uniforme, la quantité Δ qui exprime la densité, est tout-à-fait constante; c'est le cas le plus ordinaire, & le seul que nous examinerons dans la suite.

Mais dans les fluides hétérogènes, cette quantité doit être une fonction constante relativement au tems t pour la même particule, mais variable d'une particule à l'autre, selon une loi donnée. Ainsi en considérant le fluide dans l'état initial, où les coordonnées x, y, z sont a, b, c , la

454 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

quantité Δ fera une fonction donnée & connue de a, b, c , sans t ; par conséquent le terme affecté de dt dans la différentielle complète de Δ regardée comme fonction de a, b, c, t devra être nul; mais par un raisonnement semblable à celui que nous avons dans l'article précédent pour trouver la valeur de $\frac{d^2 x}{dt^2}$, on trouvera qu'en regardant Δ comme une fonction de x, y, z, t , le terme dont il s'agit sera exprimé par

$$\left(\frac{d\Delta}{dt} + p \frac{d\Delta}{dx} + q \frac{d\Delta}{dy} + r \frac{d\Delta}{dz} \right) dt.$$

Ainsi on aura l'équation

$$\frac{d\Delta}{dt} + p \frac{d\Delta}{dx} + q \frac{d\Delta}{dy} + r \frac{d\Delta}{dz} = 0 \dots (H).$$

qui servira à déterminer l'inconnue Δ , dans les équations (F), parce que dans ces équations on doit traiter Δ comme une fonction de x, y, z, t .

A cet égard elles sont moins avantageuses que les équations (C) ou (D) dans lesquelles on peut regarder Δ comme une fonction connue de a, b, c .

12. Ce que nous venons de dire relativement à la fonction Δ , il faudra l'appliquer aussi à la fonction A , en tant que $A = 0$, est l'équation des parois du vase. Car la condition que les mêmes particules restent toujours à la surface demande, comme on l'a vu dans l'article 8, que A devienne une fonction de a, b, c sans t ; de sorte qu'en regardant cette quantité comme une fonction de x, y, z, t , on aura aussi l'équation

$$\frac{dA}{dt} + p \frac{dA}{dx} + q \frac{dA}{dy} + r \frac{dA}{dz} = 0 \dots (I).$$

Pour les parties de la surface où le fluide sera libre, on aura l'équation $\lambda = 0$ (art. 2); il faudra, par conséquent, pour satisfaire à la même condition, que l'on ait aussi

$$\frac{d\lambda}{dt} + p \frac{d\lambda}{dx} + q \frac{d\lambda}{dy} + r \frac{d\lambda}{dz} = 0 \dots (K).$$

13. Voilà les formules les plus générales & les plus simples pour la détermination rigoureuse du mouvement des fluides. La difficulté ne consiste plus que dans leur intégration; mais elle est si grande que jusqu'à présent on a été obligé de se contenter, même dans les problèmes les plus simples, de méthodes particulières & fondées sur des hypothèses plus ou moins limitées. Pour diminuer autant qu'il est possible cette difficulté, nous allons examiner comment & dans quels cas ces formules peuvent encore être simplifiées; nous en ferons ensuite l'application à quelques questions sur le mouvement des fluides dans des vases ou des canaux.

14. Rien n'est d'abord plus facile que de satisfaire à l'équation (G) de l'article 10; car en faisant $p = \frac{d\alpha}{dz}$, $q = \frac{d\beta}{dz}$, elle devient $\frac{d^2\alpha}{dx dz} + \frac{d^2\beta}{dy dz} + \frac{dr}{dz} = 0$, laquelle est intégrable relativement à z , & donne . . . $r = -\frac{d\alpha}{dx} - \frac{d\beta}{dy}$; il n'est point nécessaire d'ajouter ici une fonction arbitraire, à cause des quantités indéterminées α & β .

Ainsi l'équation dont il s'agit sera satisfaite par ces valeurs

$$p = \frac{d\alpha}{d\zeta}, \quad q = \frac{d\beta}{d\zeta}, \quad r = -\frac{d\alpha}{dx} - \frac{d\beta}{dy},$$

lesquelles étant ensuite substituées dans les trois équations (F) du même article, il n'y aura plus que trois inconnues α , β , & λ ; & même il sera très-facile d'éliminer λ par des différentiations partielles. De sorte que de cette manière, si la densité Δ est constante, le problème se trouvera réduit à deux équations uniques entre les inconnues α & β ; & si la densité Δ est variable, il y faudra joindre l'équation (H) de l'article 11. Mais l'intégration de ces équations surpasse les forces de l'analyse connue.

15. Voyons donc si les équations (F) considérées en elles-mêmes, ne sont pas susceptibles de quelque simplification.

En ne considérant dans la fonction λ que la variabilité de x , y , ζ , on a $d\lambda = \frac{d\lambda}{dx} dx + \frac{d\lambda}{dy} dy + \frac{d\lambda}{d\zeta} d\zeta$.

Donc substituant pour $\frac{d\lambda}{dx}$, $\frac{d\lambda}{dy}$, $\frac{d\lambda}{d\zeta}$, leurs valeurs tirées de ces équations, on aura

$$\begin{aligned} d\lambda = & \left(\frac{dp}{dt} + p \frac{dp}{dx} + q \frac{dp}{dy} + r \frac{dp}{d\zeta} + X \right) \Delta dx \\ & + \left(\frac{dq}{dt} + p \frac{dq}{dx} + q \frac{dq}{dy} + r \frac{dq}{d\zeta} + Y \right) \Delta dy \\ & + \left(\frac{dr}{dt} + p \frac{dr}{dx} + q \frac{dr}{dy} + r \frac{dr}{d\zeta} + Z \right) \Delta d\zeta. \end{aligned}$$

Le premier membre de cette équation étant une différentielle complète, il faudra que le second en soit une aussi
relativement

relativement à x, y, z ; & la valeur de λ qu'on en tirera, satisfera à la fois aux trois équations (F).

Supposons maintenant que le fluide soit homogène, en sorte que la densité Δ soit constante; & faisons-la, pour plus de simplicité, égale à l'unité.

Supposons de plus que les forces accélératrices X, Y, Z , soient telles que la quantité $Xdx + Ydy + Zdz$ soit une différentielle complète. Cette condition est celle qui est nécessaire pour que le fluide puisse être en équilibre par ces mêmes forces, comme on l'a vu dans l'article 17 de la Section septième de la première Partie. Elle a d'ailleurs toujours lieu, lorsque ces forces viennent d'une ou de plusieurs attractions proportionnelles à des fonctions quelconques des distances aux centres, ce qui est le cas de la nature, puisqu'en nommant les attractions P, Q, R , &c, & les distances p, q, r , &c, on a en général $Xdx + Ydy + Zdz = Pdp + Qdq + Rdr + \&c$, (Part. I, Sect. V, art. 5).

Faisant donc $\Delta = 1$, & $Xdx + Ydy + Zdz = Pdp + Qdq + Rdr + \&c \cong dV$, l'équation précédente deviendra

$$\begin{aligned} d\lambda - dV = & \left(\frac{dp}{dt} + p \frac{dp}{dx} + q \frac{dp}{dy} + r \frac{dp}{dz} \right) dx \\ & + \left(\frac{dq}{dt} + p \frac{dq}{dx} + q \frac{dq}{dy} + r \frac{dq}{dz} \right) dy \\ & + \left(\frac{dr}{dt} + p \frac{dr}{dx} + q \frac{dr}{dy} + r \frac{dr}{dz} \right) dz \dots (L); \end{aligned}$$

& il faudra que le second membre de cette équation soit une différentielle complète, puisque le premier en est une.

M m m

458 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

Cette équation équivaudra ainsi aux équations (F) de l'article 10.

Or en considérant la différentielle de $\frac{p^2 + q^2 + r^2}{2}$ prise relativement à x, y, z , il n'est pas difficile de voir qu'on peut donner au second membre de l'équation dont il s'agit, cette forme,

$$\begin{aligned} & \frac{d(p^2 + q^2 + r^2)}{2} + \frac{dp}{dt} dx + \frac{dq}{dt} dy + \frac{dr}{dt} dz \\ & + \left(\frac{dp}{dy} - \frac{dq}{dx} \right) (q dx - p dy) + \left(\frac{dp}{dz} - \frac{dr}{dx} \right) (r dx - p dz) \\ & + \left(\frac{dq}{dz} - \frac{dr}{dy} \right) (r dy - q dz); \end{aligned}$$

& on voit d'abord que cette quantité sera une différentielle complète toutes les fois que $p dx + q dy + r dz$ le sera elle-même; car alors sa différentielle par rapport à t , savoir,

$$\frac{dp}{dt} dx + \frac{dq}{dt} dy + \frac{dr}{dt} dz$$

le sera aussi, & de plus les conditions connues de l'intégrabilité, donneront . . .

$$\frac{dp}{dy} - \frac{dq}{dx} = 0, \quad \frac{dp}{dz} - \frac{dr}{dx} = 0, \quad \frac{dq}{dz} - \frac{dr}{dy} = 0.$$

D'où il s'ensuit qu'on pourra satisfaire à l'équation (L) par la simple supposition que $p dx + q dy + r dz$ soit une différentielle complète; & le calcul du mouvement du fluide sera par-là beaucoup simplifié. Mais comme ce n'est qu'une supposition particulière, il importe d'examiner avant tout, dans quels cas elle peut & doit avoir lieu.

17. Soit pour abréger

$$\alpha = \frac{dp}{dy} - \frac{dq}{dx}, \quad \beta = \frac{dp}{dz} - \frac{dr}{dx}, \quad \gamma = \frac{dq}{dz} - \frac{dr}{dy};$$

il ne s'agira que de rendre une différentielle exacte la quantité

$$\begin{aligned} & \frac{dp}{dt} dx + \frac{dq}{dt} dy + \frac{dr}{dt} dz + a(qdx - pdy) \\ & + \beta(rdx - pdz) + \gamma(rdy - qdz). \end{aligned}$$

Supposons d'abord que la variable t ait une valeur fort petite, on pourra alors donner à p, q, r , les formes suivantes en série,

$$\begin{aligned} p &= p' + p''t + p'''t^2 + p''''t^3 + \&c, \\ q &= q' + q''t + q'''t^2 + q''''t^3 + \&c, \\ r &= r' + r''t + r'''t^2 + r''''t^3 + \&c, \end{aligned}$$

dans lesquelles les quantités $p', p'', p''', \&c; q', q'', q''', \&c; r', r'', r''', \&c$, seront des fonctions de x, y, z sans t .

Ces valeurs étant substituées dans les trois quantités a, β, γ , elles deviendront

$$\begin{aligned} a &= a' + a''t + a'''t^2 + a''''t^3 + \&c, \\ \beta &= \beta' + \beta''t + \beta'''t^2 + \beta''''t^3 + \&c, \\ \gamma &= \gamma' + \gamma''t + \gamma'''t^2 + \gamma''''t^3 + \&c, \end{aligned}$$

en supposant

$$\begin{aligned} a' &= \frac{dp'}{dy} - \frac{dq'}{dx}, & a'' &= \frac{dp''}{dy} - \frac{dq''}{dx}, & \&c, \\ \beta' &= \frac{dp'}{dz} - \frac{dr'}{dx}, & \beta'' &= \frac{dp''}{dz} - \frac{dr''}{dx}, & \&c, \\ \gamma' &= \frac{dq'}{dz} - \frac{dr'}{dy}, & \gamma'' &= \frac{dq''}{dz} - \frac{dr''}{dy}, & \&c, \end{aligned}$$

460 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

Ainsi la quantité $\frac{dp}{dt} dx + \frac{dq}{dt} dy + \frac{dr}{dt} dz$
 $+ \alpha (q dx - p dy) + \beta (r dx - p dz) + \gamma (r dy - q dz)$
 deviendra après ces différentes substitutions, & en ordonnant
 les termes par rapport aux puissances de t ,

$$\begin{aligned} & p' dx + q' dy + r' dz + \\ & \alpha' (q' dx - p' dy) + \beta' (r' dx - p' dz) + \gamma' (r' dy - q' dz) \\ & + t (2 (p'' dx + q'' dy + r'' dz) + \\ & \alpha'' (q'' dx - p'' dy) + \beta'' (r'' dx - p'' dz) + \gamma'' (r'' dy - q'' dz)) + \\ & \alpha''' (q''' dx - p''' dy) + \beta''' (r''' dx - p''' dz) + \gamma''' (r''' dy - q''' dz) \\ & + t^2 (3 (p''' dx + q''' dy + r''' dz) + \\ & \alpha''' (q''' dx - p''' dy) + \beta''' (r''' dx - p''' dz) + \gamma''' (r''' dy - q''' dz)) + \\ & \alpha'''' (q'''' dx - p'''' dy) + \beta'''' (r'''' dx - p'''' dz) + \gamma'''' (r'''' dy - q'''' dz) \\ & + \&c ; \end{aligned}$$

& comme cette quantité doit être une différentielle exacte indépendamment de la valeur de t , il faudra que les quantités qui multiplient chaque puissance de t , soient chacune en particulier une différentielle exacte.

Cela posé, supposons que $p' dx + q' dy + r' dz$ soit une différentielle exacte, on aura, par les théorèmes connus,

$$\frac{dp'}{dy} = \frac{dq'}{dx}, \quad \frac{dp'}{dz} = \frac{dr'}{dx}, \quad \frac{dq'}{dz} = \frac{dr'}{dy};$$

donc $\alpha' = 0$, $\beta' = 0$, $\gamma' = 0$; donc la première quantité

qui doit être une différentielle exacte, se réduira à $p'' dx + q'' dy + r'' dz$; & l'on aura par conséquent ces équations de condition $\alpha'' = 0, \beta'' = 0, \gamma'' = 0$.

Alors la seconde quantité qui doit être une différentielle exacte, deviendra $2(p''' dx + q''' dy + r''' dz)$; & il résultera de-là les nouvelles équations $\alpha''' = 0, \beta''' = 0, \gamma''' = 0$. De sorte que la troisième quantité qui doit être une différentielle exacte, fera $3(p^{iv} dx + q^{iv} dy + r^{iv} dz)$; d'où l'on tirera pareillement les équations $\alpha^{iv} = 0, \beta^{iv} = 0, \gamma^{iv} = 0$; & ainsi de suite. Donc si $p' dx + q' dy + r' dz$ est une différentielle exacte, il faudra que $p'' dx + q'' dy + r'' dz, p''' dx + q''' dy + r''' dz, p^{iv} dx + q^{iv} dy + r^{iv} dz, \&c.$ soient aussi chacune en particulier des différentielles exactes. Par conséquent la quantité entière $p dx + q dy + r dz$ sera dans ce cas une différentielle exacte, le tems t étant supposé fort petit.

17. Il s'enfuit de-là que si la quantité $p dx + q dy + r dz$ est une différentielle exacte lorsque $t = 0$, elle devra l'être aussi lorsque t aura une valeur quelconque très-petite; d'où l'on peut conclure en général que cette quantité devra être toujours une différentielle exacte, quelle que soit la valeur de t . Car puisqu'elle doit l'être depuis $t = 0$ jusqu'à $t = \theta$, (θ étant une quantité quelconque donnée très-petite) si on y substitue par-tout $\theta + t'$ à la place de t , on prouvera de même qu'elle devra être une différentielle exacte, depuis $t' = 0$, jusqu'à $t' = \theta$; par conséquent elle le sera depuis $t = 0$, jusqu'à $t = 2\theta$; & ainsi de suite.

Donc en général, comme l'origine des t est arbitraire, & qu'on peut prendre également t positif ou négatif, il

462 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

s'ensuit que si la quantité $p dx + q dy + r dz$ est une différentielle exacte dans un instant quelconque, elle devra l'être pour tous les autres instans. Par conséquent, s'il y a un seul instant dans lequel elle ne soit pas une différentielle exacte, elle ne pourra jamais l'être pendant tout le mouvement; car si elle l'étoit dans un autre instant quelconque, elle devrait l'être aussi dans le premier.

18. Lorsque le mouvement commence du repos, on a alors $p = 0$, $q = 0$, $r = 0$, lorsque $t = 0$; donc $p dx + q dy + r dz$ sera intégrable pour ce moment, & par conséquent devra l'être toujours pendant toute la durée du mouvement.

Mais s'il y a des vitesses imprimées au fluide, au commencement, tout dépend de la nature de ces vitesses, selon qu'elles seront telles que $p dx + q dy + r dz$ soit une quantité intégrable ou non; dans le premier cas la quantité $p dx + q dy + r dz$ sera toujours intégrable; dans le second elle ne le sera jamais.

Lorsque les vitesses initiales sont produites par une impulsion quelconque sur la surface du fluide, comme par l'action d'un piston, on peut démontrer que $p dx + q dy + r dz$ doit être intégrable dans le premier instant. Car il faut que les vitesses p , q , r , que chaque point du fluide reçoit en vertu de l'impulsion donnée à la surface, soient telles que si on détruisoit ces vitesses, en imprimant en même-tems à chaque point du fluide des vitesses égales & en sens contraire, toute la masse du fluide demeurât en repos ou en équilibre. Donc il faudra qu'il y ait équilibre dans cette masse, en vertu de l'impulsion appliquée à la

surface, & des vitesses ou forces $-p$, $-q$, $-r$, appliquées à chacun des points de son intérieur; par conséquent, d'après la loi générale de l'équilibre des fluides (Partie première, Section septième, article 17), les quantités p , q , r , devront être telles, que $p dx + q dy + r dz$ soit une différentielle exacte. Ainsi dans ce cas la même quantité devra toujours être une différentielle exacte dans chaque instant du mouvement.

19. On pourroit peut-être douter s'il y a des mouvements possibles dans un fluide, pour lesquels $p dx + q dy + r dz$ ne soit pas une différentielle exacte.

Pour lever ce doute par un exemple très-simple, il n'y a qu'à considérer le cas où l'on auroit $p = gy$, $q = -gx$, $r = 0$, g étant une constante quelconque. On voit d'abord que dans ce cas $p dx + q dy + r dz$ ne sera pas une différentielle complète, puisqu'elle devient $g(y dx - x dy)$ qui n'est pas intégrable; cependant l'équation (L) de l'article 15 sera intégrable d'elle-même; car on aura $\frac{dp}{dy} = g$, $\frac{dq}{dx} = -g$, & toutes les autres différences partielles de p & q seront nulles; de sorte que l'équation dont il s'agit deviendra

$$d\lambda - dV = -g^2(x dx + y dy),$$

dont l'intégrale donne

$$\lambda = V - \frac{g^2}{2}(x^2 + y^2) + \text{fonct. } t, \text{ valeur qui satisfera donc aux trois équations (F) de l'article 10.}$$

A l'égard de l'équation (G) du même article, elle aura

464 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

lieu aussi, puisque les valeurs supposées donnent $\frac{dp}{dx} = 0$,
 $\frac{dq}{dy} = 0$, $\frac{dr}{dz} = 0$.

Au reste, il est visible que ces valeurs de p , q , r représentent le mouvement d'un fluide qui tourne autour de l'axe fixe des coordonnées z , avec une vitesse angulaire constante & égale à g ; & l'on sait qu'un pareil mouvement peut toujours avoir lieu dans un fluide.

On peut conclure de-là que dans le calcul des oscillations de la mer, en vertu de l'attraction du Soleil & de la Lune, on ne peut pas supposer que la quantité $p dx + q dy + r dz$ soit intégrable, puisqu'elle ne l'est pas, lorsque le fluide est en repos par rapport à la Terre, & qu'il n'a que le mouvement de rotation qui lui est commun avec elle.

20. Après avoir déterminé les cas dans lesquels on est assuré que la quantité $p dx + q dy + r dz$ doit être une différentielle complète, voyons comment, d'après cette condition, on peut résoudre les équations du mouvement des fluides.

Soit donc $p dx + q dy + r dz = d\phi$, ϕ étant une fonction quelconque de x , y , z , & de la variable t , laquelle est regardée comme constante dans la différentielle $d\phi$ on aura donc $p = \frac{d\phi}{dx}$, $q = \frac{d\phi}{dy}$, $r = \frac{d\phi}{dz}$; & substituant ces valeurs dans l'équation (L) de l'article 15, elle deviendra

$$\begin{aligned}
 & d\lambda - dV \\
 = & \left(\frac{d^2\phi}{dt dx} + \frac{d\phi}{dx} \cdot \frac{d^2\phi}{dx^2} + \frac{d\phi}{dy} \cdot \frac{d^2\phi}{dx dy} + \frac{d\phi}{dz} \cdot \frac{d^2\phi}{dx dz} \right) dx, \\
 + & \left(\frac{d^2\phi}{dt dy} + \frac{d\phi}{dx} \cdot \frac{d^2\phi}{dx dy} + \frac{d\phi}{dy} \cdot \frac{d^2\phi}{dy^2} + \frac{d\phi}{dz} \cdot \frac{d^2\phi}{dy dz} \right) dy, \\
 & +
 \end{aligned}$$

$$+ \left(\frac{d^2 \phi}{dt d\zeta} + \frac{d\phi}{dx} \cdot \frac{d^2 \phi}{dx d\zeta} + \frac{d\phi}{dy} \cdot \frac{d^2 \phi}{dy d\zeta} + \frac{d\phi}{d\zeta} \cdot \frac{d^2 \phi}{d\zeta^2} \right) d\zeta;$$

dont l'intégrale relativement à x, y, ζ est évidemment

$$\lambda - V = \frac{d\phi}{dt} + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi}{dx} \right)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi}{dy} \right)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi}{d\zeta} \right)^2.$$

On pourroit y ajouter une fonction arbitraire de t , puisque cette variable est regardée dans l'intégration comme constante; mais j'observe que cette fonction peut être censée renfermée dans la valeur de ϕ ; car en augmentant ϕ d'une fonction quelconque T de t , les valeurs de p, q, r demeurent les mêmes qu'auparavant, & le second membre de l'équation précédente se trouvera augmenté de la fonction $\frac{dT}{dt}$, qui est arbitraire. On peut donc sans déroger à la généralité de cette équation, se dispenser d'y ajouter aucune fonction arbitraire de t .

On aura donc par cette équation,

$$\lambda = V + \frac{d\phi}{dt} + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi}{dx} \right)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi}{dy} \right)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi}{d\zeta} \right)^2,$$

valeur qui satisfera à la fois aux trois équations (F) de l'article 10; & la détermination de ϕ dépendra de l'équation (G) du même article, laquelle, en substituant pour p, q, r , leurs valeurs $\frac{d\phi}{dx}, \frac{d\phi}{dy}, \frac{d\phi}{d\zeta}$ devient

$$\frac{d^2 \phi}{dx^2} + \frac{d^2 \phi}{dy^2} + \frac{d^2 \phi}{d\zeta^2} = 0.$$

Ainsi toute la difficulté ne consistera plus que dans l'intégration de cette dernière équation.

2 I. Il y a encore un cas très-étendu, dans lequel la

N n n

466 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

quantité $p dx + q dy + r dz$ doit être une différentielle exacte; c'est celui où l'on suppose que les vitesses p, q, r , soient très-petites, & qu'on néglige les quantités très-petites du second ordre & des ordres suivans. Car il est visible que dans cette hypothèse, la même équation (L) se réduira à

$$d\lambda - dV = \frac{dp}{dt} dx + \frac{dq}{dt} dy + \frac{dr}{dt} dz,$$

où l'on voit que $\frac{dp}{dt} dx + \frac{dq}{dt} dy + \frac{dr}{dt} dz$, devant être intégrable relativement à x, y, z , la quantité $p dx + q dy + r dz$ devra l'être aussi. On aura ainsi les mêmes formules que dans l'article précédent, en supposant ϕ une fonction très-petite, & négligeant les secondes dimensions de ϕ & de ses différentielles.

On pourra de plus, dans ce cas, déterminer les valeurs mêmes de x, y, z pour un tems quelconque. Car il n'y aura pour cela qu'à intégrer les équations $dx = p dt, dy = q dt, dz = r dt$ (art. 9), dans lesquelles, puisque p, q, r sont très-petites, & que par conséquent dx, dy, dz sont aussi très-petites du même ordre vis-à-vis de dt , on pourra regarder x, y, z comme constantes par rapport à t . De sorte qu'en traitant t seule comme variable dans les fonctions p, q, r , & ajoutant les constantes a, b, c , on aura sur le champ $x = a + \int p dt, y = b + \int q dt, z = c + \int r dt$. Donc faisant pour abrégér $\phi = \int \phi dt$, & changeant dans ϕ les variables x, y, z en a, b, c , on aura simplement

$$x = a + \frac{d\phi}{da}, y = b + \frac{d\phi}{db}, z = c + \frac{d\phi}{dc},$$

où la fonction ϕ devra être prise de manière qu'elle soit

nulle lorsque $t = 0$, afin que a, b, c soient les valeurs initiales de x, y, z .

Ce cas a lieu, sur-tout dans la théorie des ondes, comme on le verra plus bas.

22. Au reste, si la masse du fluide étoit telle que l'une de ses dimensions fût considérablement plus petite que chacune des deux autres, enforte qu'on pût regarder, par exemple, les coordonnées z comme très-petites vis-à-vis de x & y , cette circonstance serviroit aussi à faciliter la résolution des équations générales.

Car il est clair qu'on pourroit donner alors aux inconnues p, q, r, Δ la forme suivante,

$$p = p' + p'' z + p''' z^2 + \&c,$$

$$q = q' + q'' z + q''' z^2 + \&c,$$

$$r = r' + r'' z + r''' z^2 + \&c,$$

$$\Delta = \Delta' + \Delta'' z + \Delta''' z^2 + \&c,$$

dans lesquelles $p', p'', \&c; q', q'', \&c; r', r'', \&c; \Delta', \Delta'', \&c$, seroient des fonctions de x, y, t sans z ; de sorte qu'en faisant ces substitutions, on auroit des équations en séries, lesquelles ne contiendroient que des différences partielles relatives à x, y, t .

Pour donner là-dessus un essai de calcul, supposons de nouveau qu'il ne s'agisse que d'un fluide homogène, où $\Delta = 1$; & commençons par substituer les valeurs précédentes dans l'équation (G) de l'article 10; ordonnant les termes par rapport à z , on aura

468 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$\begin{aligned} 0 &= \frac{dp'}{dx} + \frac{dq'}{dy} + r' \\ &+ \zeta \left(\frac{dp''}{dx} + \frac{dq''}{dy} + 2r'' \right) \\ &+ \zeta^2 \left(\frac{dp'''}{dx} + \frac{dq'''}{dy} + 3r''' \right) \\ &+ \&c. \end{aligned}$$

De sorte que, comme $p', p'', \&c; q', q'', \&c$, ne doivent point contenir ζ , on aura ces équations particulières,

$$\begin{aligned} \frac{dp'}{dx} + \frac{dq'}{dy} + r' &= 0, \\ \frac{dp''}{dx} + \frac{dq''}{dy} + 2r'' &= 0, \\ \frac{dp'''}{dx} + \frac{dq'''}{dy} + 3r''' &= 0, \\ &\&c, \end{aligned}$$

par lesquelles on déterminera d'abord les quantités $r', r'', r''', \&c$, & les autres quantités $p', p'', \&c, q', q'', \&c$, demeureront encore indéterminées.

On fera les mêmes substitutions dans l'équation (L) de l'article 15, laquelle équivaut aux trois équations (F) de l'article 10, & il est aisé de voir qu'elle se réduira à la forme suivante,

$$\begin{aligned} d\lambda - dV &= \alpha dx + \beta dy + \gamma dz + \zeta(\alpha' dx + \beta' dy + \gamma' dz) \\ &+ \zeta^2(\alpha'' dx + \beta'' dy + \gamma'' dz) + \&c. \end{aligned}$$

en faisant pour abrégé

$$\alpha = \frac{dp'}{dx} + p' \frac{dp'}{dx} + q' \frac{dp'}{dy} + r' p''$$

$$\beta = \frac{dq'}{dt} + p' \frac{dq'}{dx} + q' \frac{dq'}{dy} + r' q'',$$

$$\gamma = \frac{dr'}{dt} + p' \frac{dr'}{dx} + q' \frac{dr'}{dy} + r' r'',$$

$$\begin{aligned} \alpha' = & \frac{dp''}{dt} + p' \frac{dp''}{dx} + p'' \frac{dp'}{dx} + q' \frac{dp''}{dy} + q'' \frac{dp'}{dy} \\ & + 2 r' p''' + r'' p'', \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \beta' = & \frac{dq''}{dt} + p' \frac{dq''}{dx} + p'' \frac{dq'}{dx} + q' \frac{dq''}{dy} + q'' \frac{dq'}{dy} \\ & + 2 r' q''' + r'' q'', \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \gamma' = & \frac{dr''}{dt} + p' \frac{dr''}{dx} + p'' \frac{dr'}{dx} + q' \frac{dr''}{dy} + q'' \frac{dr'}{dy} \\ & + 2 r' r''' + r'' r'', \end{aligned}$$

& ainsi de suite.

Donc pour que le second membre de cette équation soit intégrable, il faudra que les quantités

$$\begin{aligned} & \alpha dx + \beta dy, \\ & \gamma d\zeta + \zeta (\alpha' dx + \beta' dy) \\ & \gamma' \zeta d\zeta + \zeta^2 (\alpha'' dx + \beta'' dy) \\ & \&c, \end{aligned}$$

soient chacune intégrable en particulier.

Si donc on dénote par ω une fonction de x, y, t sans ζ , on aura ces conditions

$$\begin{aligned} \alpha = & \frac{d\omega}{dx}, \quad \beta = \frac{d\omega}{dy}, \quad \alpha' = \frac{d\gamma}{dx}, \quad \beta' = \frac{d\gamma}{dy}, \\ \alpha'' = & \frac{d\gamma'}{dx}, \quad \beta'' = \frac{d\gamma'}{dy}, \quad \&c. \end{aligned}$$

470 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

Alors l'équation intégrée donnera

$$\lambda = V + \alpha + \gamma \zeta + \frac{1}{2} \gamma' \zeta^2 + \&c;$$

& il ne s'agira que de satisfaire aux conditions précédentes, par le moyen des fonctions indéterminées α , r' , p' , p'' &c, q' , q'' , &c.

Le calcul deviendroit plus facile encore, si les deux variables y & ζ étoient très-petites en même-tems, vis-à-vis de x ; car on pourroit supposer alors,

$$p = p' + p'' y + p''' \zeta + p'''' y^2 + p'''' y \zeta + \&c,$$

$$q = q' + q'' y + q''' \zeta + q'''' y^2 + q'''' y \zeta + \&c,$$

$$r = r' + r'' y + r''' \zeta + r'''' y^2 + r'''' y \zeta + \&c,$$

les quantités p' , p'' , &c, q' , q'' , &c, r' , r'' , étant de simples fonctions de x .

Faisant ces substitutions dans l'équation (G), & égalant séparément à zéro les termes affectés de y , ζ & de leurs produits, on auroit

$$\frac{dp'}{dx} + q'' + r''' = 0,$$

$$\frac{dp''}{dx} + 2q'''' + r'''' = 0,$$

&c.

Ensuite l'équation (L) deviendroit de la forme

$$d\lambda - dV = \alpha dx + \beta dy + \gamma d\zeta + y(\alpha' dx + \beta' dy + \gamma' d\zeta) \\ + \zeta(\alpha'' dx + \beta'' dy + \gamma'' d\zeta) + \&c.$$

en supposant

$$\alpha = \frac{dp'}{dt} + p' \frac{dp'}{dx} + q' p'' + r' p''' ,$$

$$\beta = \frac{dq'}{dt} + p' \frac{dq'}{dx} + q' q'' + r' q''' ,$$

$$\gamma = \frac{dr'}{dt} + p' \frac{dr'}{dx} + q' r'' + r' r''' ,$$

$$\alpha' = \frac{dp''}{dt} + p' \frac{dp''}{dx} + p'' \frac{dp'}{dx} + 2q' p'' + q'' p'' + r' p'' + r'' p''' ,$$

&c ,

& l'on auroit pour l'intégrabilité de cette équation, les conditions $\alpha' = \frac{d\beta}{dx}$, $\alpha'' = \frac{d\gamma}{dx}$, &c , moyennant quoi elle donneroit

$$\lambda = V + f\alpha dx + \beta y + \gamma z + \&c.$$

Enfin on pourra aussi quelquefois simplifier le calcul par le moyen des substitutions, en introduisant à la place des coordonnées x, y, z d'autres variables ξ, η, ζ , lesquelles soient des fonctions données de celles-là; & si par la nature de la question, la variable ζ , par exemple, ou les deux variables η & ζ sont très-petites vis-à-vis de ξ , on pourra employer des réductions analogues à celles que nous venons d'exposer.

§. I I.

Du mouvement des fluides pesans & homogènes dans des vases ou canaux de figure quelconque.

23. Pour montrer l'usage des principes & des formules que nous venons de donner, nous allons les appliquer aux

472 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

fluides qui se meuvent dans des vases ou des canaux de figure donnée.

Nous supposons que le fluide soit homogène & pesant, & qu'il parte du repos, ou qu'il soit mis en mouvement par l'impulsion d'un piston appliqué à sa surface; ainsi les vitesses p, q, r , de chaque particule, devront être telles que la quantité $p dx + q dy + r dz$ soit intégrable (art. 18); par conséquent on pourra employer les formules de l'article 20.

Soit donc ϕ une fonction de x, y, z & t , déterminée par l'équation

$$\frac{d^2 \phi}{dx^2} + \frac{d^2 \phi}{dy^2} + \frac{d^2 \phi}{dz^2} = 0,$$

on aura d'abord pour les vitesses de chaque particule, suivant les directions des coordonnées x, y, z , ces expressions,

$$p = \frac{d\phi}{dx}, \quad q = \frac{d\phi}{dy}, \quad r = \frac{d\phi}{dz}.$$

Ensuite on aura

$$\lambda = V + \frac{d\phi}{dt} + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi}{dx} \right)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi}{dy} \right)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi}{dz} \right)^2,$$

quantité qui devra être nulle à la surface extérieure libre du fluide (art. 2).

Quant à la valeur de V qui dépend des forces accélératrices du fluide (art. 15), si on exprime par g la force accélératrice de la gravité, & qu'on nomme ξ, η, ζ les angles que les axes des coordonnées x, y, z font avec la verticale menée du point d'intersection de ces axes, & dirigée de haut en bas, on aura $X = -g \cos \xi, Y = -g \cos \eta,$

Z

$Z = -g \cos \zeta$; je donne le signe $-$ aux valeurs des forces X, Y, Z , parce que ces forces sont supposées tendre à diminuer les coordonnées x, y, z . Donc puisque $dV = Xdx + Ydy + Zdz$, on aura en intégrant,

$$V = -g x \cos \xi - g y \cos \eta - g z \cos \zeta.$$

24. Soit maintenant $z = a$, ou $z - a = 0$, l'équation d'une des parois du canal, a étant une fonction donnée de x, y , sans z ni t . Pour que les mêmes particules du fluide soient toujours contiguës à cette paroi, il faudra remplir l'équation (I) de l'article 12, en y supposant $\lambda = z - a$. On aura donc

$$\frac{d\phi}{dz} - \frac{d\phi}{dx} \times \frac{da}{dx} - \frac{d\phi}{dy} \times \frac{da}{dy} = 0,$$

équation à laquelle devra satisfaire la valeur $z = a$. Chaque paroi fournira aussi une équation semblable.

De même puisque $\lambda = 0$ est l'équation de la surface extérieure du fluide, pour que les mêmes particules soient constamment dans cette surface, on aura l'équation

$$\frac{d\lambda}{dt} + \frac{d\phi}{dx} \times \frac{d\lambda}{dx} + \frac{d\phi}{dy} \times \frac{d\lambda}{dy} + \frac{d\phi}{dz} \times \frac{d\lambda}{dz} = 0,$$

laquelle devra avoir lieu, & donner par conséquent une même valeur de z que l'équation $\lambda = 0$. Mais cette équation ne sera plus nécessaire dès que la condition dont il s'agit cessera d'avoir lieu.

25. Cela posé, il faut commencer par déterminer la fonction ϕ . Or l'équation d'où elle dépend n'étant intégrable en général par aucune méthode connue, nous supposerons que l'une des dimensions de la masse fluide soit fort petite

474 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

vis-à-vis des deux autres, enforte que les coordonnées z , par exemple, soient très-petites relativement à x & y . Par le moyen de cette supposition, on pourra représenter la valeur de ϕ par une série de cette forme,

$$\phi = \phi' + z\phi'' + z^2\phi''' + z^3\phi^{IV} + \&c.,$$

où ϕ' , ϕ'' , ϕ''' , &c., feront des fonctions de x , y , & sans z .

Faisant donc cette substitution dans l'équation précédente, elle deviendra

$$\begin{aligned} & \frac{d^2\phi'}{dx^2} + \frac{d^2\phi'}{dy^2} + 2\phi''' + \\ & z \left(\frac{d^3\phi''}{dx^2} + \frac{d^3\phi''}{dy^2} + 2 \cdot 3\phi^{IV} \right) + \\ & z^2 \left(\frac{d^4\phi'''}{dx^2} + \frac{d^4\phi'''}{dy^2} + 3 \cdot 4\phi^V \right) + \&c. = 0. \end{aligned}$$

De forte qu'en égalant séparément à zero les termes affectés des différentes puissances de z , on aura

$$\begin{aligned} \phi''' &= -\frac{d^2\phi'}{2dx^2} - \frac{d^2\phi'}{2dy^2}, \\ \phi^{IV} &= -\frac{d^3\phi''}{2 \cdot 3 dx^2} - \frac{d^3\phi''}{2 \cdot 3 dy^2}, \\ \phi^V &= -\frac{d^4\phi'''}{3 \cdot 4 dx^2} - \frac{d^4\phi'''}{3 \cdot 4 dy^2}, \\ &= \frac{d^4\phi'}{2 \cdot 3 \cdot 4 dx^4} + \frac{d^4\phi'}{3 \cdot 4 dx^2 dy^2} + \frac{d^4\phi'}{2 \cdot 3 \cdot 4 dy^4}, \\ & \&c. \end{aligned}$$

Ainsi l'expression de ϕ deviendra

$$\phi = \phi' + z\phi'' - \frac{z^2}{2} \left(\frac{d^2\phi'}{dx^2} + \frac{d^2\phi'}{dy^2} \right) - \frac{z^3}{2 \cdot 3} \left(\frac{d^3\phi''}{dx^2} + \frac{d^3\phi''}{dy^2} \right)$$

$$+ \frac{\zeta^4}{2 \cdot 3 \cdot 4} \left(\frac{d^4 \phi'}{dx^4} + \frac{2 d^4 \phi'}{dx^2 dy^2} + \frac{d^4 \phi'}{dy^4} \right) + \&c,$$

dans laquelle les fonctions ϕ' & ϕ'' sont indéterminées, ce qui fait voir que cette expression est l'intégrale complète de l'équation proposée.

Ayant trouvé l'expression de ϕ , on aura par la différenciation, celles de p , q , r , comme il suit.

$$p = \frac{d\phi}{dx} = \frac{d\phi'}{dx} + \zeta \frac{d\phi''}{dx} - \frac{\zeta^2}{2} \left(\frac{d^3 \phi'}{dx^3} + \frac{d^3 \phi'}{dx dy^2} \right) - \frac{\zeta^3}{2 \cdot 3} \left(\frac{d^3 \phi''}{dx^2} + \frac{d^3 \phi''}{dx dy^2} \right) + \&c.$$

$$q = \frac{d\phi}{dy} = \frac{d\phi'}{dy} + \zeta \frac{d\phi''}{dy} - \frac{\zeta^2}{2} \left(\frac{d^3 \phi'}{dx^2 dy} + \frac{d^3 \phi'}{dy^3} \right) - \frac{\zeta^3}{2 \cdot 3} \left(\frac{d^3 \phi''}{dx dy^2} + \frac{d^3 \phi''}{dy^3} \right) + \&c,$$

$$r = \frac{d\phi}{d\zeta} = \phi'' - \zeta \left(\frac{d^2 \phi'}{dx^2} + \frac{d^2 \phi'}{dy^2} \right) - \frac{\zeta^2}{2} \left(\frac{d^2 \phi''}{dx^2} + \frac{d^2 \phi''}{dy^2} \right) + \frac{\zeta^3}{2 \cdot 3} \left(\frac{d^2 \phi'}{dx^2} + \frac{2 d^2 \phi'}{dx^2 dy^2} + \frac{d^2 \phi'}{dy^2} \right) + \&c.$$

Et substituant ces valeurs dans l'expression de λ de l'article 23, elle deviendra de cette forme,

$$\lambda = \lambda' + \zeta \lambda'' + \zeta^2 \lambda''' + \zeta^3 \lambda^{IV} + \&c,$$

dans laquelle,

$$\lambda' = -g(x \cos \xi + y \cos \eta) + \frac{d\phi'}{d\zeta} + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi'}{dx} \right)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi'}{dy} \right)^2 + \frac{1}{2} \phi''^2,$$

$$\lambda'' = -g \cos \zeta + \frac{d\phi''}{d\zeta} + \frac{d\phi'}{dx} \times \frac{d\phi''}{dx}$$

476 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$+ \frac{d\phi'}{dy} \times \frac{d\phi''}{dy} - \phi'' \left(\frac{d^2\phi'}{dx^2} + \frac{d^2\phi'}{dy^2} \right),$$

$$\lambda''' = - \frac{1}{2} \left(\frac{d^3\phi'}{dx^2 dy} + \frac{d^3\phi'}{dx dy^2} \right)$$

$$+ \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi''}{dx} \right)^2 - \frac{1}{2} \cdot \frac{d\phi'}{dx} \times \left(\frac{d^2\phi'}{dx^2} + \frac{d^2\phi'}{dx dy^2} \right)$$

$$+ \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi''}{dy} \right)^2 - \frac{1}{2} \cdot \frac{d\phi'}{dy} \times \left(\frac{d^2\phi'}{dx^2 dy} + \frac{d^2\phi'}{dy^2} \right)$$

$$+ \frac{1}{2} \left(\frac{d^2\phi'}{dx^2} + \frac{d^2\phi'}{dy^2} \right)^2 - \frac{1}{2} \phi'' \left(\frac{d^2\phi''}{dx^2} + \frac{d^2\phi''}{dy^2} \right)$$

+ &c.

& ainsi de suite.

26. Maintenant si $\zeta = a$ est l'équation des parois, a étant une fonction fort petite de x & y sans ζ , l'équation de condition pour que les mêmes particules soient toujours contiguës à ces parois (art. 24), deviendra par les substitutions précédentes,

$$\begin{aligned} \phi'' &= \frac{d\phi'}{dx} \times \frac{da}{dx} - \frac{d\phi'}{dy} \times \frac{da}{dy} \\ &- \zeta \left(\frac{d^2\phi'}{dx^2} + \frac{d^2\phi'}{dy^2} + \frac{d^2\phi''}{dx} \times \frac{da}{dx} + \frac{d^2\phi''}{dy} \times \frac{da}{dy} \right) \\ &- \frac{1}{2} \zeta^2 \left(\frac{d^2\phi''}{dx^2} + \frac{d^2\phi''}{dy^2} - \left(\frac{d^2\phi'}{dx^2} + \frac{d^2\phi'}{dx dy^2} \right) \frac{da}{dx} \right. \\ &\left. - \left(\frac{d^2\phi'}{dx^2 dy} + \frac{d^2\phi'}{dy^2} \right) \frac{da}{dy} \right) + \&c. = \phi. \end{aligned}$$

laquelle devant avoir lieu, lorsqu'on fait $\zeta = a$, se réduira à cette forme plus simple,

$$\begin{aligned} \phi'' &= \frac{d \cdot a \frac{d\phi'}{dx}}{dx} - \frac{d \cdot a \frac{d\phi'}{dy}}{dy} \\ &= \frac{d \cdot a^2 \frac{d\phi''}{2 dx}}{2 dx} - \frac{d \cdot a^2 \frac{d\phi''}{2 dy}}{2 dy} \\ &+ \frac{d \cdot a^3 \left(\frac{d^2 \phi'}{dx^2} + \frac{d^2 \phi'}{dx dy^2} \right)}{2 \cdot 3 dx} + \frac{d \cdot a^3 \left(\frac{d^2 \phi'}{dx^2 dy} + \frac{d^2 \phi'}{dy^3} \right)}{2 \cdot 3 dy} \\ &+ \&c. = 0, \end{aligned}$$

& il faudra que cette équation soit vraie dans toute l'étendue des parois données.

27. Enfin l'équation de la surface intérieure du fluide étant $\lambda = 0$, fera de la forme

$$\lambda' + \zeta \lambda'' + \zeta^2 \lambda''' + \zeta^3 \lambda^{IV} + \&c. = 0;$$

& l'équation de condition pour que les mêmes particules demeurent à la surface (art. 24), fera

$$\begin{aligned} &\frac{d\lambda'}{dt} + \frac{d\phi'}{dx} \times \frac{d\lambda'}{dx} + \frac{d\phi'}{dy} \times \frac{d\lambda'}{dy} + \phi'' \lambda'' \\ &+ \zeta \left(\frac{d\lambda''}{dt} + \frac{d\phi''}{dx} \times \frac{d\lambda'}{dx} + \frac{d\phi'}{dx} \times \frac{d\lambda''}{dx} + \frac{d\phi''}{dy} \times \frac{d\lambda'}{dy} \right. \\ &+ \left. \frac{d\phi'}{dy} \times \frac{d\lambda''}{dy} + 2 \phi'' \lambda'' - \left(\frac{d^2 \phi'}{dx^2} + \frac{d^2 \phi'}{dy^2} \right) \lambda'' \right) \\ &+ \zeta^2 \left(\frac{d\lambda'''}{dt} + \frac{d\phi''}{dx} \times \frac{d\lambda''}{dx} + \frac{d\phi'}{dx} \times \frac{d\lambda'''}{dx} + \frac{d\phi''}{dy} \times \frac{d\lambda''}{dy} \right. \\ &+ \left. \frac{d\phi'}{dy} \times \frac{d\lambda'''}{dy} - \frac{1}{2} \left(\frac{d^3 \phi'}{dx^3} + \frac{d^3 \phi'}{dx dy^2} \right) \times \frac{d\lambda'}{dx} \right. \\ &+ \left. \frac{1}{2} \left(\frac{d^3 \phi'}{dx^2 dy} + \frac{d^3 \phi'}{dy^3} \right) \times \frac{d\lambda'}{dy} - 2 \left(\frac{d^2 \phi'}{dx^2} + \frac{d^2 \phi'}{dy^2} \right) \lambda''' \right) \end{aligned}$$

478 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

$$+ 3 \varphi'' \lambda'' - \frac{1}{2} \left(\frac{d^2 \varphi''}{dx^2} + \frac{d^2 \varphi''}{dy^2} \right) \lambda'' \\ + \&c. = 0.$$

Chassant z de ces deux équations, on en aura une qui devra subsister d'elle-même, pour tous les points de la surface extérieure.

APPLICATION de ces formules au mouvement d'un fluide qui coule dans un vase étroit & presque vertical.

28. Imaginons maintenant que le fluide coule dans un vase étroit, & à-peu-près vertical, & supposons pour plus de simplicité, que les abscisses x soient verticales & divisées de haut en bas, on aura (art. 23), $\xi = 0$, $\eta = 90^\circ$, $\xi = 90^\circ \Rightarrow$ donc $\cos \xi = 1$, $\cos \eta = 0$, $\cos \zeta = 0$.

Supposons de plus pour simplifier la question autant qu'il est possible que le vase soit plan, enforte que des deux ordonnées y & z , les premières y soient nulles, & les secondes z soient fort petites.

Enfin, soient $z = \alpha$ & $z = \beta$, les équations des deux parois du vase, α & β étant des fonctions de x connues, & fort petites. On aura relativement à ces parois, les deux équations (art. 26),

$$\varphi'' - \frac{d \cdot \alpha}{dx} \frac{d \varphi'}{dx} - \frac{d \cdot \alpha^2}{2 dx} \frac{d \varphi''}{dx} + \&c. = 0$$

$$\varphi'' - \frac{d \cdot \beta}{dx} \frac{d \varphi'}{dx} - \frac{d \cdot \beta^2}{2 dx} \frac{d \varphi''}{dx} + \&c. = 0,$$

lesquelles serviront à déterminer les fonctions φ' & φ'' .

Nous regarderons les quantités ζ, α, β , comme très-petites du premier ordre, & nous négligerons du moins dans la première approximation, les quantités du second ordre, & des ordres suivans. Ainsi les deux équations précédentes se réduiront à celles-ci,

$$\phi'' - \frac{d \cdot \alpha \frac{d\phi'}{dx}}{dx} = 0, \phi'' - \frac{d \cdot \beta \frac{d\phi'}{dx}}{dx} = 0$$

lesquelles étant retranchées l'une de l'autre, donnent . . .
 $\frac{d \cdot (\alpha - \beta) \frac{d\phi'}{dx}}{dx} = 0$, équation dont l'intégrale est $\frac{(\alpha - \beta) \frac{d\phi'}{dx}}{dx} = \theta$,
 θ étant une fonction arbitraire de t , laquelle doit être très-petite du premier ordre.

Or il est visible que $\alpha - \beta$ est la largeur horizontale du vase que nous représenterons par γ . Ainsi on aura $\frac{d\phi'}{dx} = \frac{\theta}{\gamma}$,
 & intégrant de nouveau, par rapport à x , $\phi' = \theta \frac{dx}{\gamma} + \vartheta$,
 en désignant par ϑ une nouvelle fonction arbitraire de t .

Si on ajoute ensemble les mêmes équations, & qu'on

faise $\frac{\alpha + \beta}{2} = \mu$, on en tirera $\phi'' = \frac{d \cdot \mu \frac{d\phi'}{dx}}{dx}$, ou en substituant

la valeur de $\frac{d\phi'}{dx}$, $\phi'' = \theta \frac{d \cdot \mu}{dx \cdot \gamma}$. D'où l'on voit que

puisque γ, μ, θ sont des quantités très-petites du premier ordre, ϕ'' fera aussi très-petite du même ordre.

Donc en négligeant toujours les quantités du second ordre, on aura par les formules de l'article 25, la vitesse

verticale $p = \frac{d\phi'}{dx} = \frac{\theta}{\gamma}$, la vitesse horizontale $\gamma = \phi'' - \zeta \frac{d^2\phi'}{dx^2}$

$$= \left(\frac{d \cdot \frac{\mu}{\gamma}}{dx} - \chi \frac{d \cdot \frac{\xi}{\gamma}}{dx} \right) = \frac{1}{\gamma} \left(\frac{d\mu}{dx} + (\chi - \mu) \frac{d\gamma}{\gamma dx} \right).$$

Ensuite, à cause de $\cos \xi = 0$, la quantité λ'' sera aussi très-petite du premier ordre. Par conséquent, la valeur de λ se réduira à

$$\lambda' = -g x + \frac{d\theta}{dt} \int \frac{dx}{\gamma} + \frac{d\theta}{dt} + \frac{\theta^2}{2\gamma^2}.$$

Cette valeur égale à zéro, donnera la figure de la surface du fluide; & comme elle ne renferme point l'ordonnée χ , mais seulement l'abscisse x , & le tems t , il s'ensuit que la surface du fluide devra être à chaque instant plane & horizontale.

Enfin l'équation de condition pour que les mêmes particules soient toujours à la surface, se réduira par la même raison à celle-ci $\frac{d\lambda'}{dt} + \frac{d\theta'}{dx} \times \frac{d\lambda'}{dx}$ (art. 27), savoir $\frac{d\lambda}{dt} + \frac{1}{\gamma} \times \frac{d\lambda}{dx} = 0$,

laquelle ne contient pas non plus χ , mais seulement x & t .

29. Pour distinguer les quantités qui se rapportent à la surface supérieure du fluide de celles qui se rapportent à la surface inférieure, nous marquerons les premières par un trait, & les secondes par deux traits. Ainsi, λ' , γ' , &c, seront l'abscisse, la largeur du vase, &c, pour la surface supérieure; λ'' , γ'' , &c, seront de même l'abscisse, la largeur du vase, &c, à la surface inférieure.

Donc aussi λ' , λ'' dénoteront dans la suite les valeurs de λ , pour les deux surfaces; de sorte que l'on aura pour la surface supérieure, l'équation

λ'

$$\lambda' = -g x' + \frac{d\theta}{dt} \int \frac{dx'}{y'} + \frac{d\vartheta}{dt} + \frac{\theta^2}{2y'} = 0,$$

& pour la surface inférieure, l'équation semblable,

$$\lambda'' = -g x'' + \frac{d\theta}{dt} \int \frac{dx''}{y''} + \frac{d\vartheta}{dt} + \frac{\theta^2}{2y''} = 0.$$

Enfin, $\frac{d\lambda'}{dt} + \frac{\theta}{y'} \times \frac{d\lambda'}{dx'} = 0$ fera l'équation de condition, pour que les mêmes particules qui sont une fois à la surface supérieure y restent toujours; & $\frac{d\lambda''}{dt} + \frac{\theta}{y''} \times \frac{d\lambda''}{dx''} = 0$, fera l'équation de condition, pour que la surface inférieure contienne toujours les mêmes particules du fluide.

Cela posé, il faut distinguer quatre cas dans la manière dont un fluide peut couler dans un vase; & chacun de ces cas demande une solution particulière.

30. Le premier cas est celui où une quantité donnée de fluide, coule dans un vase indéfini. Dans ce cas, il est visible que l'une & l'autre surface doit toujours contenir les mêmes particules, & qu'ainsi on aura pour ces deux surfaces, les équations $\lambda' = 0$, $\lambda'' = 0$, & de plus

$$\frac{d\lambda'}{dt} + \frac{\theta}{y'} \cdot \frac{d\lambda'}{dx'} = 0$$

$$\frac{d\lambda''}{dt} + \frac{\theta}{y''} \cdot \frac{d\lambda''}{dx''} = 0,$$

quatre équations qui serviront à déterminer les variables x' , x'' , θ , ϑ en t .

L'équation $\lambda' = 0$ étant différenciée, donne $\frac{d\lambda'}{dx'} dx' + \frac{d\lambda'}{dt} dt = 0$; donc $\frac{d\lambda'}{dt} = -\frac{d\lambda'}{dx'} \times \frac{dx'}{dt}$; substituant cette

482 MÉCANIQUE ANALYTIQUE.

valeur dans l'équation $\frac{d\lambda'}{dt} + \frac{\theta}{\gamma'} \times \frac{dx'}{dt} = 0$, & divisant par $\frac{dx'}{dt}$ on aura $\frac{d\lambda'}{dx'} = -\frac{\theta}{\gamma'}$.

On trouvera de même en combinant l'équation $\lambda'' = 0$, avec l'équation $\frac{d\lambda''}{dt} = -\frac{d\lambda''}{dx''} \times \frac{dx''}{dt}$, celle-ci $\frac{d\lambda''}{dx''} = \frac{\theta}{\gamma''}$.

Donc on aura $\theta dt = \gamma' dx' = \gamma'' dx''$, équations séparées; par conséquent on aura en intégrant

$$\int \gamma'' dx'' - \int \gamma' dx' = m,$$

m étant une constante, laquelle exprime évidemment la quantité donnée du fluide qui coule dans le vase. Cette équation donnera ainsi la valeur de x'' en x' .

Maintenant si on substitue dans l'équation $\lambda' = 0$, pour dt la valeur $\frac{\gamma' dx'}{\theta}$, elle devient $-g x' + \frac{\theta d\theta}{\gamma' dx'} \int \frac{dx'}{\gamma'}$
 $+ \frac{\theta d\theta}{\gamma' dx'} + \frac{\theta^2}{2\gamma'^2} = 0$, laquelle étant multipliée par $-\gamma' dx'$ donne celle-ci $g\gamma' x' dx' - \theta d\theta \int \frac{dx'}{\gamma'} - \theta d\theta - \frac{\theta^2 dx'}{2\gamma'} = 0$, qu'on voit être intégrable, & dont l'intégrale fera,

$$g\int \gamma' x' dx' - \frac{\theta^2}{2} \int \frac{dx'}{\gamma'} - \int \theta d\theta = const.$$

On trouvera de la même manière, en substituant $\frac{\gamma'' dx''}{\theta}$ à la place de dt dans l'équation $\lambda'' = 0$, & multipliant par $-\gamma'' dx''$, une nouvelle équation intégrable, & dont l'intégrale fera

$$g\int \gamma'' x'' dx'' - \frac{\theta^2}{2} \int \frac{dx''}{\gamma''} - \int \theta d\theta = const.$$

Retrauchant ces deux équations l'une de l'autre, pour

en éliminer le terme $f\theta d\theta$, on aura celle-ci,

$$g(f\gamma'' x'' dx'' - f\gamma' x' dx') - \frac{g^2}{2} \left(\int \frac{dx''}{\gamma''} - \int \frac{dx'}{\gamma'} \right) = L,$$

dans laquelle les quantités $f\gamma'' x'' dx'' - f\gamma' x' dx'$ & $\int \frac{dx''}{\gamma''} - \int \frac{dx'}{\gamma'}$ expriment les intégrales de $\gamma x dx$, & de $\frac{dx}{\gamma}$ prises depuis $x = x'$ jusqu'à $x = x''$; & où L est une constante.

Cette équation donnera donc θ en x' , puisque x'' est déjà connue en x' , par l'équation trouvée plus haut. Ayant ainsi θ en x' , on trouvera aussi t en x' , par l'équation $dt = \frac{\gamma' dx'}{g}$, dont l'intégrale est $t = \int \frac{\gamma' dx'}{g} + H$, H étant une constante arbitraire.

A l'égard des deux constantes L & H , on les déterminera par l'état initial du fluide. Car lorsque $t = 0$, la valeur de x' sera donnée par la position initiale du fluide dans le vase; & si on suppose que les vitesses initiales du fluide soient nulles, il faudra que l'on ait $\theta = 0$, lorsque $t = 0$, pour que les expressions de p , q , r (art. 28), deviennent nulles. Mais si le fluide avoit été mis d'abord en mouvement par des impulsions quelconques, alors les valeurs de λ' & λ'' seroient données, lorsque $t = 0$, puisque la quantité λ rapportée à la surface du fluide exprime la pression que le fluide y exerce, & qui doit être contre-balancée par la pression extérieure (art. 2). Or on a (art. 29),

$$\lambda'' - \lambda' = -g(x'' - x') + \frac{d\theta}{dt} \left(\int \frac{dx''}{\gamma''} - \int \frac{dx'}{\gamma'} \right) - \frac{g^2}{2} \left(\frac{1}{\gamma''^2} - \frac{1}{\gamma'^2} \right);$$

donc en faisant $t = 0$, on aura une équation, qui servira à déterminer la valeur initiale de θ .

484 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

Ainsi le problème est résolu, & le mouvement du fluide est entièrement déterminé.

3 I. Le second cas a lieu lorsque le vase est d'une longueur déterminée, & que le fluide s'écoule par le fond du vase. Dans ce cas on aura, comme dans le cas précédent, pour la surface supérieure, les deux équations $x' = 0$ & $\frac{d\lambda'}{dt} + \frac{1}{\gamma'} \times \frac{d\lambda'}{dx'} = 0$; mais pour la surface inférieure, on aura simplement l'équation $\lambda'' = 0$, puisqu'à cause de l'écoulement du fluide, il doit y avoir à chaque instant de nouvelles particules à cette surface. Mais d'un autre côté l'abscisse x'' pour cette même surface, sera donnée & constante; de sorte qu'il n'y aura que trois inconnues à déterminer, savoir x' , θ , & ϑ .

Les deux premières équations donnent d'abord, comme dans le cas précédent, celle-ci $dt = \frac{\gamma' dx'}{g}$ & $g\gamma' x' dx' - \theta d\theta - \int \frac{dx'}{\gamma'} - \theta d\vartheta - \frac{\theta^2 dx'}{2\gamma'} = 0$; ensuite l'équation $\lambda'' = 0$ donnera $-gx'' + \frac{d\theta}{dt} \int \frac{dx''}{\gamma''} + \frac{d\vartheta}{dt} + \frac{\theta^2}{2\gamma''} = 0$; où l'on remarquera que x'' , γ'' & $\int \frac{dx''}{\gamma''}$, sont des constantes que nous dénoterons pour plus de simplicité par f , h , n . Ainsi en substituant à dt sa valeur $\frac{\gamma' dx'}{g}$, multipliant ensuite par $-\gamma' dx'$, on aura l'équation $gf\gamma' dx' - n\theta d\theta - \theta d\vartheta - \frac{\theta^2 dx'}{2h} = 0$.

Donc retranchant de celle-ci, l'équation précédente, pour en éliminer les termes $\theta d\vartheta$, on aura

$$g(f-x')\gamma' dx' - (n - \int \frac{dx'}{\gamma'}) \theta d\theta - \left(\frac{1}{2h} - \frac{1}{2\gamma'}\right) \theta^2 dx' = 0,$$

équation qui ne contient que les deux variables x' & θ , & par laquelle on pourra donc déterminer une de ces variables en fonction de l'autre.

Ensuite on aura t exprimé par la même variable, en intégrant l'équation $dt = \frac{\gamma' dx'}{\theta}$. Et l'on déterminera les constantes par l'état initial du fluide, comme dans le problème précédent.

32. Le troisième cas a lieu, lorsqu'un fluide coule dans un vase indéfini, mais qui est entretenu toujours plein à la même hauteur, par de nouveau fluide qu'on y verse continuellement. Ce cas est l'inverse du précédent; car on aura ici pour la surface inférieure, les deux équations $\lambda'' = 0$, & $\frac{d\lambda''}{dz} + \frac{\theta}{\gamma''} \times \frac{d\lambda''}{dx''} = 0$; & pour la surface supérieure, on aura simplement l'équation $\lambda' = 0$, à cause du changement continuel des particules de cette surface. Ainsi il n'y aura qu'à changer dans les équations de l'article précédent, les quantités x', γ' en x'', γ'' , & prendre pour f, h, n les valeurs données de $x', \gamma', \int \frac{dx'}{\gamma'}$.

Au reste, nous supposons que l'addition du nouveau fluide se fait de manière que chaque couche prend d'abord la vitesse de celle qui la suit immédiatement, & qu'ainsi l'augmentation ou la diminution de vitesse de cette couche, pendant le premier instant, est la même que si le vase n'étoit pas entretenu plein à la même hauteur durant cet instant.

486 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

33. Enfin le dernier cas est celui où le fluide sort d'un vase de longueur déterminée, & qui est entretenu toujours plein à la même hauteur. Ici les particules des surfaces supérieure & inférieure se renouvellent entièrement ; par conséquent on aura simplement pour ces deux surfaces, les équations $\lambda' = 0$, $\lambda'' = 0$; mais en même-tems les deux abscisses x' & x'' seront données & constantes, enforte qu'il n'y aura que les deux inconnues θ & ϑ à déterminer en t .

Soit donc $x' = f$, $\gamma' = h$, $\int \frac{dx'}{\gamma'} = n$, $x'' = F$, $\gamma'' = H$, $\int \frac{dx''}{\gamma''} = N$, les deux équations $\lambda' = 0$, $\lambda'' = 0$ deviendront,

$$-gf + \frac{d\theta}{dt} n + \frac{d\vartheta}{dt} + \frac{\theta^2}{2h^2} = 0,$$

$$-gF + \frac{d\theta}{dt} N + \frac{d\vartheta}{dt} + \frac{\theta^2}{2H^2} = 0,$$

d'où chassant $\frac{d\vartheta}{dt}$, on aura,

$$g(F - f) - (N - n) \frac{d\theta}{dt} - \left(\frac{1}{2H^2} - \frac{1}{2h^2} \right) \theta^2 = 0,$$

d'où l'on tire,

$$dt = \frac{(N - n) d\theta}{g(F - f) - \left(\frac{1}{2H^2} - \frac{1}{2h^2} \right) \theta^2},$$

équation séparée, & qui est intégrable par des arcs de cercle ou des logarithmes.

34. Les solutions précédentes sont conformes à celles que les premiers Auteurs auxquels on doit des théories du mouvement des fluides, ont trouvées d'après la supposition que les différentes tranches du fluide conservent exactement

leur parallélisme en descendant dans le vase. (*Voyez* l'Hydrodynamique de Daniel Bernoulli, l'Hydraulique de Jean Bernoulli, & le Traité des Fluides de M. d'Alembert). Notre analyse fait voir que cette supposition n'est exacte que lorsque la largeur du vase est infiniment petite; mais qu'elle peut, dans tous les cas, être employée pour une première approximation, & que les solutions qui en résultent sont exactes aux quantités du second ordre près, en regardant les largeurs du vase, comme des quantités du premier ordre.

Mais le grand avantage de cette analyse, est qu'on peut par son moyen approcher de plus en plus du vrai mouvement des fluides, dans des vases de figure quelconque; car ayant trouvé, ainsi que nous venons de le faire, les premières valeurs des inconnues, en négligeant les secondes dimensions des largeurs du vase, il sera facile de pousser l'approximation plus loin, en ayant égard successivement aux termes négligés. Ce détail n'a de difficulté que la longueur du calcul, & nous n'y entrerons point quant à présent.

APPLICATION des mêmes formules au mouvement d'un fluide contenu dans un canal peu profond, & presque horizontal, & en particulier au mouvement des ondes.

35. Puisqu'on suppose la hauteur du fluide fort petite, il faudra prendre les ordonnées z verticales & dirigées de haut en bas, les abscisses x , & les autres ordonnées y deviendront horizontales, & l'on aura (art. 23), $\cos \xi = 0$, $\cos \eta = 0$, $\cos \zeta = 1$. En prenant les axes des x & y dans le plan horizontal, formé par la surface supérieure du fluide, dans l'état d'équilibre, soit $z = a$, l'équation du fond du canal, a étant une fonction donnée de x & y .

488 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

Nous regarderons les quantités ζ & a comme très-petites du premier ordre, & nous négligerons les quantités du second ordre, & des ordres suivans, c'est-à-dire, celles qui contiendront les carrés & les produits de ζ & a .

L'équation de condition relative au fond du canal, donnera (art. 26),

$$\phi'' = \frac{d \cdot \phi \frac{d\phi'}{dx}}{dx} + \frac{d \cdot \phi \frac{d\phi'}{dy}}{dy},$$

d'où l'on voit que ϕ'' est une quantité du premier ordre.

Ensuite la valeur de la quantité λ se réduira à $\lambda' + \lambda'' \zeta$ (art. 25); & il faudra négliger dans l'expression de λ' les quantités du second ordre, & dans celle de λ'' , les quantités du premier. Ainsi, à cause de $\cos \xi = 0$, $\cos \pi = 0$, $\cos \zeta = 1$, on aura par les formules du même article.

$$\lambda' = \frac{d\phi'}{dx} + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi'}{dx} \right)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi'}{dy} \right)^2, \lambda'' = -g.$$

On aura donc (art. 27), pour la surface supérieure du fluide, l'équation $\lambda' - g\zeta = 0$, & ensuite l'équation de condition,

$$\begin{aligned} \frac{d\lambda'}{dx} + \frac{d\phi'}{dx} \times \frac{d\lambda'}{dx} + \frac{d\phi'}{dy} \times \frac{d\lambda'}{dy} - g\phi'' \\ + g\zeta \left(\frac{d^2\phi'}{dx^2} + \frac{d^2\phi'}{dy^2} \right) = 0. \end{aligned}$$

L'équation $\lambda' - g\zeta = 0$, donne sur le champ $\zeta = \frac{\lambda'}{g}$ pour la figure de la surface supérieure du fluide à chaque instant, & comme l'équation de condition doit avoir lieu aussi relativement à la même surface, il faudra qu'elle soit vraie, en

en y substituant à z cette même valeur $\frac{\lambda'}{g}$. Cette équation deviendra donc par là de cette forme :

$$\frac{d\lambda'}{dt} + \frac{d \cdot \lambda' \frac{d\phi'}{dx}}{dx} + \frac{d \cdot \lambda' \frac{d\phi'}{dy}}{dy} - g\phi'' = 0,$$

& substituant encore pour ϕ'' sa valeur trouvée ci-dessus, elle se réduira à celle-ci,

$$\frac{d\lambda'}{dt} + \frac{d \cdot (\lambda' - g\alpha) \frac{d\phi'}{dx}}{dx} + \frac{d \cdot (\lambda' - g\alpha) \frac{d\phi'}{dy}}{dy} = 0,$$

dans laquelle il n'y aura plus qu'à mettre à la place de λ' , sa valeur, $\frac{d\phi'}{dt} + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi'}{dx}\right)^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi'}{dy}\right)^2$; & l'on aura une équation aux différences partielles du second ordre, qui servira à déterminer ϕ' en fonction de x, y, t .

Après quoi on connoîtra la figure de la surface supérieure du fluide, par l'équation,

$$z = \frac{d\phi'}{g dt} + \frac{1}{g} \left(\frac{d\phi'}{dx}\right)^2 + \frac{1}{g} \left(\frac{d\phi'}{dy}\right)^2;$$

& si on vouloit connoître aussi les vitesses horizontales p, q de chaque particule du fluide, on les auroit par les formules $p = \frac{d\phi'}{dx}, q = \frac{d\phi'}{dy}$ (art. 25).

36. Le calcul intégral des équations aux différences partielles, est encore bien éloigné de la perfection nécessaire pour l'intégration d'équations aussi compliquées que celle dont il s'agit; & il ne reste d'autre ressource, que de simplifier cette équation, par quelque limitation.

Nous supposons pour cela, que le fluide dans son

490 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

mouvement, ne s'éleve ni ne s'abaisse au-dessus ou au-dessous du niveau, qu'infiniment peu, enforte que les ordonnées z , de la surface supérieure, soient toujours très-petites, & qu'outre cela, les vitesses horizontales p & q , soient aussi infiniment petites. Il faudra donc que les quantités $\frac{d\phi'}{dt}$, $\frac{d\phi'}{dx}$, $\frac{d\phi'}{dy}$ soient infiniment petites, & qu'ainsi la quantité ϕ' soit elle-même infiniment petite.

Ainsi négligeant dans l'équation proposée, les quantités infiniment petites du second ordre, & des ordres ultérieurs, elle se réduira à certe forme linéaire.

$$\frac{d^2\phi'}{dt^2} - g \frac{d\phi'}{dx} - g \frac{d\phi'}{dy} = 0,$$

& l'on aura,

$$z = \frac{d\phi'}{g dt}, p = \frac{d\phi'}{dx}, q = \frac{d\phi'}{dy}.$$

Cette équation contient donc la théorie générale des petites agitations d'un fluide peu profond, & par conséquent la vraie théorie des ondes formées par les élévations, & les abaissemens successifs, & infiniment petits d'une eau stagnante & contenue dans un canal ou bassin peu profond. La théorie des ondes que Newton a donnée dans la proposition quarante-sixième du second Livre, étant fondée sur la supposition précaire & peu naturelle, que les oscillations verticales des ondes, soient analogues à celles de l'eau dans un tuyau recourbé, doit être regardée comme absolument insuffisante pour expliquer ce problème.

37. Si on suppose que le canal ou bassin ait un fond hori-

fontal, alors la quantité a sera constante & égale à la profondeur de l'eau ; & l'équation pour le mouvement des ondes deviendra ,

$$\frac{d^2 \phi'}{dt^2} = g a \left(\frac{d^2 \phi'}{dx^2} + \frac{d^2 \phi'}{dy^2} \right).$$

Cette équation est entièrement semblable à celles qui détermine les petites agitations de l'air, dans la formation du son, en n'ayant égard qu'au mouvement des particules parallèlement à l'horison, comme on le verra dans l'article 9 de la section suivante. Les élévations ζ , au-dessus du niveau de l'eau, répondent aux condensations de l'air, & la profondeur a de l'eau dans le canal, répond à la hauteur de l'atmosphère supposée homogène ; ce qui établit une parfaite analogie entre les ondes formées à la surface d'une eau tranquille par les élévations, & les abaissemens successifs de l'eau, & les ondes formées dans l'air, par les condensations & raréfactions successives de l'air, analogie que plusieurs Auteurs avoient déjà supposée, mais que personne jusqu'ici n'avoit encore rigoureusement démontrée.

Ainsi comme la vitesse de la propagation du son se trouve égale à celle qu'un corps grave acquerroit en tombant de la moitié de la hauteur de l'atmosphère supposée homogène, la vitesse de la propagation des ondes, fera la même que celle qu'un corps grave acquerroit en descendant d'une hauteur égale à la moitié de la profondeur de l'eau dans le canal. Par conséquent, si cette profondeur est d'un pied, la vitesse des ondes fera de 5, 495 pieds par seconde ; & si la profondeur de l'eau est plus ou moins grande, la vitesse des ondes variera en raison soudoublée des profondeurs, pourvu qu'elles ne soient pas trop considérables.

492 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

Au reste, quelle que puisse être la profondeur de l'eau, & la figure de son fond, on pourra toujours employer la théorie précédente, si on suppose que dans la formation des ondes l'eau n'est ébranlée & remuée, qu'à une profondeur très-petite, supposition qui est très-plausible en elle-même, à cause de la ténacité & de l'adhérence mutuelle des particules de l'eau, & que je trouve d'ailleurs confirmée par l'expérience, même à l'égard des grandes ondes de la mer. De cette manière donc la vitesse des ondes déterminera elle-même, la profondeur a à laquelle l'eau est agitée dans leur formation ; car si cette vitesse est de n pieds par seconde, on aura $a = \frac{n^2}{32,196}$ pieds

On trouve, dans le tome X des anciens Mémoires de l'Académie des Sciences de Paris, des expériences sur la vitesse des ondes, faites par M. de la Hire, & qui ont donné un pied & demi par seconde pour cette vitesse, ou plus exactement 1, 412 pieds par seconde. Faisant donc $n = 1, 412$, on aura la profondeur a de $\frac{66}{1000}$ pied, savoir de $\frac{8}{13}$ de pouce ou 10 lignes à peu-près.

NEUVIÈME SECTION.

Du mouvement des Fluides compressibles & élastiques:

1. POUR appliquer à cette sorte de fluides, l'équation générale de l'article 2 de la Section précédente, on observera que le terme $S_{\lambda} L$ doit y être effacé, puisque la condition de l'incompressibilité à laquelle ce terme est dû, n'existe

plus dans l'hypothèse présente ; mais d'un autre côté, il y faudra tenir compte de l'action de l'élasticité qui s'oppose à la compression, & qui tend à dilater le fluide.

Soit donc ϵ l'élasticité d'une particule quelconque Dm du fluide ; comme son effet consiste à augmenter le volume $Dx Dy Dz$ de cette particule, & par conséquent, à diminuer la quantité $-Dx Dy Dz$; il en résultera pour cette particule le moment $-\epsilon \delta (Dx Dy Dz)$ à ajouter au premier membre de la même équation. De sorte qu'on aura pour toute les particule, le terme intégral $-S \epsilon \delta (Dx Dy Dz)$ à substituer à la place du terme $S \lambda \delta L$. Or, δL étant $-\delta (Dx Dy Dz)$, il est clair que l'équation générale demeurera de la même forme en y changeant simplement λ en $-\epsilon$. On parviendra donc aussi par les mêmes procédés, à trois équations finales, semblables aux équations (A), savoir,

$$\left. \begin{aligned} \Delta \left(\frac{d^2 x}{dt^2} + X \right) + \frac{D\epsilon}{Dx} &= 0 \\ \Delta \left(\frac{d^2 y}{dt^2} + Y \right) + \frac{D\epsilon}{Dy} &= 0 \\ \Delta \left(\frac{d^2 z}{dt^2} + Z \right) + \frac{D\epsilon}{Dz} &= 0 \end{aligned} \right\} \dots (a).$$

Et il faudra de même que la valeur de ϵ soit nulle à la surface du fluide, si le fluide y est libre ; mais s'il est contenu par des parois, la valeur de ϵ fera égale à la résistance que les parois exercent pour contenir le fluide, ce qui est évident, puisque ϵ exprime la force d'élasticité de ses particules.

2. Dans les fluides compressibles, la densité Δ est toujours donnée par une fonction connue de x, y, z, t , dé-

494 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

pendante de la loi de l'élasticité du fluide, & de celle de la chaleur qui est supposée régner à chaque instant, dans tous les points de l'espace. Il y a donc quatre inconnues, t, x, y, z à déterminer en t , & par conséquent, il faut encore une quatrième équation pour la solution complète du problème. Pour les fluides incompressibles, la condition de l'invariabilité du volume a donné l'équation (B) de l'article 3, & celle de l'invariabilité de la densité d'un instant à l'autre a donné l'équation (H) de l'article 11. Dans les fluides compressibles aucune de ces deux conditions n'a lieu en particulier, parce que le volume & la densité varient à la fois; mais la masse qui est le produit de ces deux éléments doit demeurer invariable. Ainsi on aura $d. D m = 0$, ou bien $d. (\Delta D x D y D z) = 0$. Donc, en différenciant logarithmiquement $\frac{d\Delta}{\Delta} + \frac{d.(D x D y D z)}{D x D y D z} = 0$, & substituant la valeur de $d.(D x D y D z)$, (cette valeur est la même que celle de $\delta.(D x D y D z)$ de l'article 2 de la Section précédente, en γ changeant d en δ), on aura l'équation,

$$\frac{d\Delta}{\Delta} + \frac{D dx}{D x} + \frac{D dy}{D y} + \frac{D dz}{D z} = 0 \dots (b).$$

laquelle répond à l'équation (B) de l'article 3 de la Section citée, celle-là étant relative à l'invariabilité du volume, & celle-ci à l'invariabilité de la masse.

3. Si on regarde les coordonnées x, y, z , comme des fonctions des coordonnées primitives a, b, c , & du tems t écoulé depuis le commencement du mouvement, les équations (a) deviendront, par des procédés semblables à ceux de l'article 5 de la Section précédente, de cette forme,

$$\left. \begin{aligned} \theta \Delta \left(\frac{d^2 x}{dt^2} + X \right) + \alpha \frac{dt}{da} + \beta \frac{dt}{db} + \gamma \frac{dt}{dc} &= 0 \\ \theta \Delta \left(\frac{d^2 y}{dt^2} + Y \right) + \alpha' \frac{dt}{da} + \beta' \frac{dt}{db} + \gamma' \frac{dt}{dc} &= 0 \\ \theta \Delta \left(\frac{d^2 z}{dt^2} + Z \right) + \alpha'' \frac{dt}{da} + \beta'' \frac{dt}{db} + \gamma'' \frac{dt}{dc} &= 0 \end{aligned} \right\} \dots (c).$$

ou de celle-ci plus simple,

$$\begin{aligned} \Delta \left(\left(\frac{d^2 x}{dt^2} + X \right) \frac{dx}{dt} + \left(\frac{d^2 y}{dt^2} + Y \right) \frac{dy}{dt} + \left(\frac{d^2 z}{dt^2} + Z \right) \frac{dz}{dt} \right) + \frac{dt}{da} \\ \Delta \left(\left(\frac{d^2 x}{dt^2} + X \right) \frac{dx}{db} + \left(\frac{d^2 y}{dt^2} + Y \right) \frac{dy}{db} + \left(\frac{d^2 z}{dt^2} + Z \right) \frac{dz}{db} \right) + \frac{dt}{db} \\ \Delta \left(\left(\frac{d^2 x}{dt^2} + X \right) \frac{dx}{dc} + \left(\frac{d^2 y}{dt^2} + Y \right) \frac{dy}{dc} + \left(\frac{d^2 z}{dt^2} + Z \right) \frac{dz}{dc} \right) + \frac{dt}{dc} \end{aligned}$$

ces transformées étant analogues aux transformées (C) & (D) de l'endroit cité.

A l'égard de l'équation (c), en y appliquant les transformations de l'article 3 de la Section précédente, elle se réduira à cette forme $\frac{d\Delta}{dt} + \frac{d\theta}{dt} = 0$, les différentielles $d\Delta$ & $d\theta$ étant relatives uniquement à la variable t . De sorte qu'en intégrant, on aura $\Delta \theta = \text{fonct}(a, b, c)$. Or lorsque $t=0$, nous avons vu dans l'article cité, que θ devient $= 1$; donc si on suppose que H soit alors la valeur de Δ , on aura $H = \text{fonct}(a, b, c)$, & l'équation deviendra $\Delta \theta = H$, ou bien

$$\begin{aligned} \theta &= \frac{H}{\Delta}; \text{ c'est-à-dire, en substituant pour } \theta \text{ sa valeur,} \\ \frac{dx}{da} \times \frac{dy}{db} \times \frac{dz}{dc} - \frac{dx}{ab} \times \frac{dy}{da} \times \frac{dz}{dc} + \frac{dx}{ab} \times \frac{dy}{dc} \times \frac{dz}{da} - \\ \frac{dx}{dc} \times \frac{dy}{db} \times \frac{dz}{da} + \frac{dx}{ac} \times \frac{dy}{da} \times \frac{dz}{ab} - \frac{dx}{da} \times \frac{dy}{dc} \times \frac{dz}{db} &= \frac{H}{\Delta} \dots \end{aligned}$$

transformée analogue à la transformée (E) de l'article cité.

Enfin il faudra appliquer aussi à ces équations, ce qu'on a dit dans l'article 8 de la même Section, relativement à la surface du fluide.

4. Mais si l'on veut, ce qui est beaucoup plus simple, avoir des équations entre les vitesses p, q, r des particules suivant les directions des coordonnées x, y, z , en regardant ces vitesses ainsi que les quantités Δ & t comme des fonctions de x, y, z, t , on emploiera les transformations de l'article 10 de la Section précédente, & les équations (a) donneront sur le champ ces transformées analogues aux transformées (F) de ce dernier article,

$$\left. \begin{aligned} \Delta \left(\frac{dp}{dt} + p \frac{d\Delta}{dx} + q \frac{d\Delta}{dy} + r \frac{d\Delta}{dz} + X \right) + \frac{dt}{dx} &= 0 \\ \Delta \left(\frac{dq}{dt} + p \frac{d\Delta}{dx} + q \frac{d\Delta}{dy} + r \frac{d\Delta}{dz} + Y \right) + \frac{dt}{dy} &= 0 \\ \Delta \left(\frac{dr}{dt} + p \frac{d\Delta}{dx} + q \frac{d\Delta}{dy} + r \frac{d\Delta}{dz} + Z \right) + \frac{dt}{dz} &= 0 \end{aligned} \right\} \dots (f)$$

Dans l'équation (b) outre la substitution de $p dt, q dt, r dt$, au lieu de dx, dy, dz , & le changement de D en d , il faudra encore mettre pour $d\Delta$ la valeur complète,

$$\left(\frac{d\Delta}{dt} + \frac{d\Delta}{dx} p + \frac{d\Delta}{dy} q + \frac{d\Delta}{dz} r \right) dt,$$

& l'on aura, en divisant par dt , cette transformée;

$$\frac{d\Delta}{\Delta dt} + \frac{d\Delta}{\Delta dx} p + \frac{d\Delta}{\Delta dy} q + \frac{d\Delta}{\Delta dz} r + \frac{dp}{dx} + \frac{dq}{dy} + \frac{dr}{dz} = 0,$$

laquelle étant multipliée par Δ , se réduit à cette forme plus simple,

$$\frac{d\Delta}{dt}$$

$$\frac{d\Delta}{dt} + \frac{d.(\Delta p)}{dx} + \frac{d.(\Delta q)}{dy} + \frac{d.(\Delta r)}{dz} = 0. \quad (g)$$

A l'égard de la condition relative au mouvement des particules à la surface, elle sera représentée également par l'équation (I) de l'article 12 de la section précédente, savoir,

$$\frac{dA}{dt} + p \frac{dA}{dx} + q \frac{dA}{dy} + r \frac{dA}{dz} = 0 \dots (i).$$

en supposant que $A=0$, soit l'équation de la surface.

§. Il est aisé de satisfaire à l'équation (g), en supposant $\Delta p = \frac{d\alpha}{dt}$, $\Delta q = \frac{d\beta}{dt}$, $\Delta r = \frac{d\gamma}{dt}$; α, β, γ étant des fonctions inconnues de x, y, z, t . Par ces substitutions, l'équation dont il s'agit deviendra

$$\frac{d\Delta}{dt} + \frac{d\alpha}{dt dx} + \frac{d\beta}{dt dy} + \frac{d\gamma}{dt dz} = 0,$$

laquelle est intégrable, relativement à t , & dont l'intégrale donnera,

$$\Delta = F - \frac{d\alpha}{dx} - \frac{d\beta}{dy} - \frac{d\gamma}{dz},$$

F étant une fonction arbitraire de x, y, z sans t , dépendante de la loi de la densité initiale du fluide,

On aura ainsi,

$$p = \frac{\frac{d\alpha}{dt}}{F - \frac{d\alpha}{dx} - \frac{d\beta}{dy} - \frac{d\gamma}{dz}}$$

$$q = \frac{\frac{d\beta}{dt}}{F - \frac{d\alpha}{dx} - \frac{d\beta}{dy} - \frac{d\gamma}{dz}}$$

$$r = \frac{\frac{d\gamma}{dt}}{F - \frac{d\alpha}{dx} - \frac{d\beta}{dy} - \frac{d\gamma}{dz}}$$

Donc substituant ces valeurs dans les équations (f), & mettant de plus pour ϵ sa valeur en fonction de Δ, x, y, z, t (art. 2), on aura trois équations aux différences partielles entre les inconnues α, β, γ & les quatre variables x, y, z, t ; & la solution du problème ne dépendra plus que de l'intégration de ces équations; mais cette intégration surpasse les forces de l'analyse connue.

6. En faisant abstraction de la chaleur, & des autres circonstances qui peuvent faire varier l'élasticité indépendamment de la densité, la valeur de l'élasticité ϵ sera donnée par une fonction de la densité Δ , desorte que $\frac{d\epsilon}{d\Delta}$ sera une différentielle à une seule variable, & par conséquent intégrable, dont nous supposons l'intégrale exprimée par E .

Soit de plus la quantité $X dx + Y dy + Z dz$ une différentielle complète, dont l'intégrale soit V , comme dans l'article 15 de la Section précédente.

Les équations (f) de l'article 4, étant multipliées respectivement par dx, dy, dz , & ensuite ajoutées ensemble, donneront après la division par Δ une équation de la forme

$$\begin{aligned} -dE - dV = & \left(\frac{dp}{dt} + p \frac{dp}{dx} + q \frac{dp}{dy} + r \frac{dp}{dz} \right) dx \\ & + \left(\frac{dq}{dt} + p \frac{dq}{dx} + q \frac{dq}{dy} + r \frac{dq}{dz} \right) dy \\ & + \left(\frac{dr}{dt} + p \frac{dr}{dx} + q \frac{dr}{dy} + r \frac{dr}{dz} \right) dz . (I); \end{aligned}$$

dont le premier membre étant intégrable, il faudra que le second le soit aussi. Ainsi on aura de nouveau le cas de l'équation (L) de l'article 15 de la Section précédente, & on parviendra par conséquent à des résultats semblables.

7. Donc en général, si la quantité $p dx + q dy + r dz$ se trouve dans un instant quelconque une différentielle complète, ce qui a toujours lieu au commencement du mouvement, lorsque le fluide part du repos, ou qu'il est mis en mouvement par une impulsion appliquée à la surface; alors la même quantité devra être toujours une différentielle complète (art. 17, 18, Sect. préc.).

Dans cette hypothèse on fera comme dans l'article 20 de la section précédente $p dx + q dy + r dz = d\phi$, ce qui donne

$$p = \frac{d\phi}{dx}, \quad q = \frac{d\phi}{dy}, \quad r = \frac{d\phi}{dz}.$$

& l'équation (l) étant intégrée après ces substitutions donnera,

$$E = -V - \frac{d\phi}{dt} - \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi}{dx} \right)^2 - \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi}{dy} \right)^2 - \frac{1}{2} \left(\frac{d\phi}{dz} \right)^2 \cdot (m)$$

valeur qui satisfera en même-tems aux trois équations (f) de l'article 4.

Or E étant $= \int \frac{d\phi}{\Delta}$ fera une fonction de Δ , puisque ϕ est une fonction connue de Δ ; donc Δ fera une fonction de E . Substituant donc la valeur de Δ tirée de l'équation précédente, ainsi que celles de p, q, r dans l'équation (g) de l'article 4, on aura une équation en différences partielles de ϕ , laquelle ne contenant que cette inconnue suffira pour la déterminer. De sorte que toute la difficulté sera réduite à cette unique intégration.

8. Dans les fluides élastiques connus, l'élasticité est toujours proportionnelle à la densité; de sorte qu'on a pour

500 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

ces fluides, $\epsilon = i \Delta$, i étant un coefficient constant qu'on déterminera en connoissant la valeur de l'élasticité pour une densité donnée.

Ainsi pour l'air l'élasticité est égale au poids de la colonne de mercure dans le baromètre; donc si on nomme H la hauteur du baromètre pour une certaine densité de l'air qu'on prendra pour l'unité, n la densité du mercure, c'est-à-dire, le rapport numérique de la densité du mercure à celle de l'air, rapport qui est le même que celui des gravités spécifiques, & g la force accélératrice de la gravité; on aura lorsque $\Delta = 1$, $\epsilon = gnH$; par conséquent $i = gnH$; où l'on remarquera que nH est la hauteur de l'atmosphère supposée homogène. De sorte qu'en désignant cette hauteur par h , on aura plus simplement $i = gh$, & delà $\epsilon = gh \Delta$.

Donc puisque $E = \int \frac{d\epsilon}{\Delta}$, on aura $E = gh l \Delta$. Or l'équation (g) de l'article 4 peut se mettre sous la forme

$$\frac{d \cdot l \Delta}{d t} + \frac{d \cdot l \Delta}{d x} p + \frac{d l \Delta}{d y} q + \frac{d l \Delta}{d z} r + \frac{d p}{d x} + \frac{d q}{d y} + \frac{d r}{d z} = 0$$

Donc substituant $\frac{E}{gh}$, $\frac{d\phi}{dx}$, $\frac{d\phi}{dy}$, $\frac{d\phi}{dz}$ à la place de $l \Delta$, p , q , r , & multipliant par gh , elle deviendra

$$gh \left(\frac{d^2 \phi}{d x^2} + \frac{d^2 \phi}{d y^2} + \frac{d^2 \phi}{d z^2} \right) + \frac{dE}{dt} + \frac{dE}{dx} \times \frac{d\phi}{dx} + \frac{dE}{dy} \times \frac{d\phi}{dy} + \frac{dE}{dz} \times \frac{d\phi}{dz} = 0.$$

Il n'y aura donc plus qu'à substituer pour E sa valeur trouvée ci-dessus; & cette substitution donnera l'équation finale en ϕ .

$$\begin{aligned}
 & g h \left(\frac{d^2 \phi}{dx^2} + \frac{d^2 \phi}{dy^2} + \frac{d^2 \phi}{dz^2} \right) - \frac{d^2 \phi}{dt^2} \\
 & - \frac{dV}{dx} \times \frac{d\phi}{dx} - \frac{dV}{dy} \times \frac{d\phi}{dy} - \frac{dV}{dz} \times \frac{d\phi}{dz} \\
 & - 2 \frac{d\phi}{dx} \times \frac{d^2 \phi}{dx dt} - 2 \frac{d\phi}{dy} \times \frac{d^2 \phi}{dy dt} - 2 \frac{d\phi}{dz} \times \frac{d^2 \phi}{dz dt} \\
 & - \left(\frac{d\phi}{dx} \right)^2 \frac{d^2 \phi}{dx^2} - \left(\frac{d\phi}{dy} \right)^2 \frac{d^2 \phi}{dy^2} - \left(\frac{d\phi}{dz} \right)^2 \frac{d^2 \phi}{dz^2} \\
 & - 2 \frac{d\phi}{dx} \times \frac{d\phi}{dy} \times \frac{d^2 \phi}{dx dy} - 2 \frac{d\phi}{dx} \times \frac{d\phi}{dz} \times \frac{d^2 \phi}{dx dz} \\
 & - 2 \frac{d\phi}{dy} \times \frac{d\phi}{dz} \times \frac{d^2 \phi}{dy dz} = 0 \dots (n)
 \end{aligned}$$

laquelle contient seule la théorie du mouvement des fluides élastiques dans l'hypothèse dont il s'agit.

9. Lorsque le mouvement du fluide est très-petit, & qu'on n'a égard qu'aux quantités très-petites du premier ordre, nous avons vu dans l'article 21 de la Section précédente que la quantité $p dx + q dy + r dz$ est aussi nécessairement une différentielle complète. Dans ce cas donc, les formules précédentes auront toujours lieu, de quelque manière que le mouvement du fluide ait été engendré, pourvu qu'il soit toujours très-petit, & que par conséquent la fonction ϕ soit elle-même très-petite.

Dans la théorie du son on suppose que le mouvement des particules de l'air est très-petit; ainsi, regardant dans l'équation (n) la quantité ϕ comme très-petite, & négligeant les termes en elle monte au-delà de la première dimension, on aura pour cette théorie, l'équation générale.

$$gh \left(\frac{d^2 \phi}{dx^2} + \frac{d^2 \phi}{dy^2} + \frac{d^2 \phi}{dz^2} \right) - \frac{d^2 \phi}{dt^2} - \frac{dV}{dx} \times \frac{d\phi}{dx} - \frac{dV}{dy} \times \frac{d\phi}{dy} - \frac{dV}{dz} \times \frac{d\phi}{dz} = 0.$$

Or en négligeant de même les secondes dimensions de ϕ dans la valeur de E de l'article 7, on aura simplement, $E = -V - \frac{d\phi}{dt} = gh l \Delta$ (art. 8).

On peut supposer que la fonction ϕ soit nulle dans l'état de repos ou d'équilibre. On aura donc aussi dans cet état $\frac{d\phi}{dt} = 0$, & par conséquent $gh l \Delta = -V$; & $\Delta = e^{-\frac{V}{gh}}$.

Lorsque l'air est en vibration, soit sa densité naturelle augmentée en raison de $1 + s$ à 1 , s étant une quantité fort petite, on aura donc en général $\Delta = e^{-\frac{V}{gh}} (1 + s)$, & de là, en négligeant les carrés de s , on aura $l \Delta = -\frac{V}{gh} - s$; donc $s = -\frac{d\phi}{gh dt}$.

A l'égard de la valeur de V qui dépend des forces accélératrices, en supposant le fluide pesant, & prenant pour plus de simplicité les ordonnées z verticales, & dirigées de haut en bas, on aura par la formule de l'article 23 (Sect. préc.) $V = -gz$, g étant la force accélératrice de la gravité. Donc l'équation de la théorie du son sera

$$gh \left(\frac{d^2 \phi}{dx^2} + \frac{d^2 \phi}{dy^2} + \frac{d^2 \phi}{dz^2} \right) + g \frac{d\phi}{dz} = \frac{d^2 \phi}{dt^2}.$$

Ayant déterminé ϕ par cette équation, on aura les vitesses p, q, r de l'air, ainsi que la condensation s par les formules $p = \frac{d\phi}{dx}$, $q = \frac{d\phi}{dy}$, $r = \frac{d\phi}{dz}$, $s = \frac{d\phi}{gh dt}$.

10. Si on ne veut avoir égard qu'au mouvement horizontal de l'air, on supposera que la fonction ϕ ne contienne

point z , mais seulement x, y, t . Alors l'équation en ϕ deviendra :

$$g h \left(\frac{d^2 \phi}{dx^2} + \frac{d^2 \phi}{dy^2} \right) = \frac{d^2 \phi}{dt^2}.$$

Mais avec cette simplification même, elle est encore trop compliquée pour pouvoir s'intégrer rigoureusement.

Au reste, cette équation est entièrement semblable à celle du mouvement des ondes dans un canal horizontal & pu profond. Voyez la Section précédente, article 37.

Jusqu'à présent on n'a pu résoudre complètement que le cas où l'on ne considère dans la masse de l'air qu'une seule dimension, c'est-à-dire, celui d'une ligne sonore, dont les particules ne font que des excursions longitudinales.

Dans ce cas, en prenant cette même ligne pour l'axe x , la fonction ϕ ne contiendra point y , & l'équation ci-dessus se réduira à

$$g h \frac{d^2 \phi}{dx^2} = \frac{d^2 \phi}{dt^2},$$

laquelle est semblable à celle des cordes vibrantes, & a pour intégrale complète

$$\phi = F(x + t\sqrt{gh}) + f(x - t\sqrt{gh}),$$

en dénotant par les caractéristiques ou signes F & f , deux fonctions arbitraires.

Cette formule renferme deux théories importantes, celle du son des flûtes ou tuyaux d'orgue, & celle de la propagation du son dans l'air libre. Il ne s'agit que de déterminer convenablement les deux fonctions arbitraires; & voici les principes qui doivent guider dans cette détermination.

504 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

II. Pour les flûtes, on ne considère que la ligne sonore, qui y est contenue; on suppose que l'état initial de cette ligne soit donné, cet état dépendant des ébranlemens imprimés aux particules, & on demande la loi des oscillations.

Faisons commencer les abscisses x à l'une des extrémités de cette ligne, & soit sa longueur, c'est-à-dire, celle de la flûte, égale à a . Les condensations s & les vitesses longitudinales p , seront donc données, lorsque $t = 0$, depuis $x = 0$, jusqu'à $x = a$; nous les nommerons S & P .

Maintenant puisque $s = \frac{d\phi}{gh dt}$, & $p = \frac{d\phi}{dx}$, si on différencie l'expression générale de ϕ de l'article précédent, & qu'on désigne par F' & f' les différentielles des fonctions marquées par F & f , en sorte que $F'x = \frac{dFx}{dx}$, $f'x = \frac{dfx}{dx}$, on aura,

$$p = F'(x + t\sqrt{gh}) + f'(x - t\sqrt{gh}),$$

$$s\sqrt{gh} = F'(x + t\sqrt{gh}) - f'(x - t\sqrt{gh}).$$

Faisant $t = 0$, & changeant p en P , & s en S , on aura

$$P = F'x + f'x, S\sqrt{gh} = F'x - f'x.$$

Ainsi comme, P & S sont données pour toutes les abscisses x , depuis $x = 0$, jusqu'à $x = a$, on aura aussi dans cette étendue, les valeurs de $F'x$ & de $f'x$; par conséquent, on aura les valeurs de p & s pour une abscisse & un tems quelconque, tant que $x \pm t\sqrt{gh}$ seront renfermées dans les limites 0 & a .

Mais le tems t croissant toujours les quantités $x + t\sqrt{gh}$, & $x - t\sqrt{gh}$, sortiront bientôt de ces limites; & la détermination des

des fonctions $F'(x + t\sqrt{gh}), f'(x - t\sqrt{gh})$, dépendra alors des conditions qui doivent avoir lieu aux extrémités de la ligne sonore, selon que la flûte sera ouverte ou fermée.

12. Supposons d'abord la flûte ouverte par ses deux bouts, en sorte que la ligne sonore y communique immédiatement avec l'air extérieur; il est clair que son élasticité dans ces deux points, ne pouvant être contrebalancée que par la pression constante de l'atmosphère, la condensation s y devra être toujours nulle. Il faudra donc que l'on ait dans ce cas $s = 0$, lorsque $x = 0$, & lorsque $x = a$, quelle que soit la valeur de t ; ce qui donne les deux conditions à remplir,

$$F'(t\sqrt{gh}) - f'(-t\sqrt{gh}) = 0$$

$$F'(a + t\sqrt{gh}) - f'(a - t\sqrt{gh}) = 0;$$

lesquelles devront subsister toujours, t ayant une valeur positive quelconque.

Donc en général, en prenant pour ζ une quantité quelconque positive, on aura,

$$F'(a + \zeta) = f'(a - \zeta) \text{ \&}$$

$$f'(-\zeta) = F'\zeta.$$

Donc 1^o tant que ζ est $< a$, on connoîtra les valeurs de $F'(a + \zeta)$, & de $f'(-\zeta)$, puisqu'elles se réduisent à celles de $f'(a - \zeta)$, & de $F'\zeta$ qui sont données.

Mettons dans ces formules $a + \zeta$, au lieu de ζ , elles donneront,

$$F'(2a + \zeta) = f'(-\zeta) = F'\zeta$$

$$f'(-a - \zeta) = F'(a + \zeta) = f'(a - \zeta).$$

Donc 2^o, tant que ζ sera $< a$, on connoîtra aussi les va-

valeurs de $F'(2a + z)$, & de $f'(-a - z)$, puisqu'elles se réduisent à celles de $F'z$, & de $f'(a - z)$ qui sont données.

Mettons de nouveau dans les dernières formules $a + z$ pour z , & les combinant avec les premières, puisque z peut être quelconque, on aura,

$$F'(3a + z) = F'(a + z) = f'(a - z),$$

$$f'(-2a - z) = f'(-z) = F'z.$$

Donc 3^o tant que z fera $< a$, on connoîtra encore les valeurs de $F'(3a + z)$, & de $f'(-2a - z)$, puisqu'elles se réduisent aux valeurs données de $F'z$, & de $f'(a - z)$.

On trouvera de même, en mettant de rechef $a + z$ pour z

$$F'(4a + z) = f'(-z) = F'z$$

$$f'(-3a - z) = F'(a + z) = f'(a - z).$$

D'où l'on connoîtra 3^o les valeurs de $F'(4a + z)$ & de $f'(-3a - z)$, tant que z fera $< a$.

Et ainsi de suite.

On aura donc de cette manière, les valeurs des fonctions $F'(x + t\sqrt{gh})$, & de $f'(x - t\sqrt{gh})$, quelque soit le tems t écoulé depuis le commencement du mouvement de la ligne sonore ; ainsi on connoîtra pour chaque instant l'état de cette ligne, c'est-à-dire, les vitesses p , & les condensations s de chacune de ses particules.

Et il est visible par les formules précédentes que les valeurs de ces fonctions demeureront les mêmes en augmentant la quantité $t\sqrt{gh}$, de $2a$, ou de $4a$, $6a$, &c. De sorte que la ligne sonore reviendra exactement au même état, après chaque

intervalle de tems déterminé par l'équation $t\sqrt{gh} = 2a$; ce qui donne $\frac{2a}{\sqrt{gh}}$ pour cet intervalle.

Ainsi la durée des oscillations de la ligne sonore est indépendante des ébranlemens primitifs, & dépend seulement de la longueur a de cette ligne & de la hauteur h de l'atmosphère.

En supposant la force accélératrice de la gravité g égale à l'unité, il faut prendre pour l'unité des espaces, le double de celui qu'un corps pesant parcourt librement dans le tems qu'on prend pour l'unité (Section II, art. 2). Donc si on prend, ce qui est permis, h pour l'unité des espaces, l'unité des tems fera celui qu'un corps pesant met à descendre de la hauteur $\frac{h}{2}$; & le tems d'une oscillation de la ligne sonore, sera exprimé par $2a$. Ou, ce qui revient au même, le tems d'une oscillation sera à celui de la chute d'un corps par la hauteur $\frac{h}{2}$ comme $2a$ à h .

13. Si la flûte étoit fermée par ses deux bouts, alors les condensations s pourroient y être quelconques, puisque l'élasticité des particules y seroit soutenue par la résistance des cloisons; mais par la même raison, les vitesses p y devroient être nulles; ce qui donneroit de nouveau les conditions.

$$F'(t\sqrt{gh}) + f'(-t\sqrt{gh}) = 0,$$

$$F'(a + t\sqrt{gh}) + f'(a - t\sqrt{gh}) = 0.$$

Ces formules reviennent à celles que nous avons examinées ci-dessus, en y supposant seulement la fonction mar-

508 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

quée par f' négative. Ainsi, il en résultera des conclusions semblables, & on aura encore la même expression pour la durée des oscillations de la fibre sonore.

Il n'en seroit pas de même, si la flûte étoit ouverte par un bout, & fermée par l'autre.

Il faudroit alors que s fût toujours nulle dans le bout ouvert, & que p le fût dans le bout fermé.

Ainsi en supposant la flûte ouverte ou $x=0$, & fermée ou $x=a$, on auroit les conditions

$$F'(t\sqrt{gh}) - f'(-t\sqrt{gh}) = 0,$$

$$F'(a+t\sqrt{gh}) + f'(a-t\sqrt{gh}) = 0.$$

D'où par une analyse semblable à celle de l'article 12, on tirera les formules suivantes,

$$F'(a+z) = -f'(a-z), f'(-z) = F'z,$$

$$F'(2a+z) = -F'z, f'(-a-z) = -f'(a-z),$$

$$F'(3a+z) = f'(a-z), f'(-2a-z) = -F'z,$$

$$F'(4a+z) = F'z, f'(-3a-z) = f'(a-z).$$

& ainsi de suite.

Or tant que z est $< a$, les fonctions $F'z$ & $f'(a-z)$, sont données par l'état primitif de la fibre sonore; donc on connoitra aussi par leur moyen les valeurs des autres fonctions

$$F'(a+z), F'(2a+z) \&c, f'(-z), f'(-a-z) \&c;$$

& par conséquent, on aura l'état de la fibre, après un tems quelconque t .

Mais on voit par les formules précédentes, que cet état ne reviendra le même, qu'après un intervalle de tems déterminé par l'équation $t\sqrt{gh} = 4a$; d'où il s'enfuit que la durée des vibrations sera une fois plus longue que dans les flûtes ouvertes ou fermées par les deux bouts; & c'est ce que l'expérience confirme, à l'égard des jeux d'orgue qu'on nomme *bourçons*, & qui étant bouchés par leur extrémité supérieure, opposée à la bouche, donnent un ton d'une octave plus bas que s'ils étoient ouverts.

Voyez au reste sur la théorie des flûtes, les deux premiers volumes de Turin, les Mémoires de Paris pour 1762, & les *Novi Commentarii* de Pétersbourg, Tome XVI.

14. Considérons maintenant une ligne sonore d'une longueur indéfinie, qui ne soit ébranlée au commencement, que dans une très-petite étendue, on aura le cas des agitations de l'air produites par les corps sonores.

Supposons donc que les agitations initiales ne s'étendent que depuis $x = 0$, jusqu'à $x = a$, a étant une quantité très-petite. Les vitesses p , & les condensations initiales P , S , seront donc données pour toutes les abscisses x , tant positives que négatives; mais elles n'auront de valeurs réelles que depuis $x = 0$, jusqu'à $x = a$; hors de ces limites, elles seront tout-à-fait nulles. Il en sera donc aussi de même des fonctions $F'x$, & $f'x$, puisqu'en faisant $t = 0$, on a $P = F'x + f'x$, $S\sqrt{gh} = F'x - f'x$, & par conséquent $F'x = \frac{P + S\sqrt{gh}}{2}$, $f'x = \frac{P - S\sqrt{gh}}{2}$.

D'où il s'enfuit, qu'en prenant pour z une quantité positive, moindre que a , les fonctions $F'(x + t\sqrt{gh})$ & $f'(x - t\sqrt{gh})$

$t\sqrt{gh}$), n'auront de valeurs réelles que tant qu'on aura $x \pm t\sqrt{gh} = z$. Par conséquent, après un tems quelconque t , les vitesses p , & les condensations s seront nulles pour tous les points de la ligne sonore, excepté pour ceux qui répondront aux abscisses $x = z \mp t\sqrt{gh}$.

On explique par là, comment le son se propage, & comment il se forme successivement de part & d'autre du corps sonore, & dans des tems égaux, des fibres sonores, égales en longueur, à la fibre initiale a .

La vitesse de la propagation de ces fibres sera exprimée par le coefficient \sqrt{gh} ; elle sera par conséquent constante & indépendante du mouvement primitif; ce que l'expérience confirme, puisque tous les sons forts ou foibles paroissent se propager avec une vitesse sensiblement égale.

Quant à la valeur absolue de cette vitesse, en faisant comme dans l'article 12, $g = 1$ & $h = 1$, elle deviendra aussi $= 1$. Or l'unité des vitesses est ici celle qu'un corps pesant doit acquérir en tombant de la moitié de l'espace h , qui est pris pour l'unité (Section II. art. 2). Donc la vitesse du son sera due à la hauteur $\frac{h}{2}$.

15. En supposant avec la plupart des Physiciens, l'air 850 fois plus léger que l'eau, & l'eau 14 fois plus légère que le mercure, on a 1 à 11900 pour le rapport du poids spécifique de l'air à celui du mercure. Or prenant la hauteur moyenne du baromètre de 28 pouces de France, il vient 333200 pouces, ou $27766 \frac{2}{3}$ pieds pour la hauteur h d'une colonne d'air uniformément dense & faisant équilibre à la colonne de mercure dans le baromètre. Donc la vitesse du

son sera due à une hauteur de $1388\frac{1}{3}$ pieds, & fera par conséquent de 915 par seconde.

L'expérience donne environ 1088; ce qui fait une différence de près d'un sixième; mais cette différence ne peut être attribuée qu'à l'incertitude des résultats fournis par l'expérience. Sur quoi voyez sur-tout un Mémoire de feu M. Lambert, parmi ceux de l'Académie de Berlin, pour 1768.

16. Si la ligne sonore étoit terminée d'un côté par un obstacle immobile; alors la particule d'air contiguë à cet obstacle, n'auroit aucun mouvement; par conséquent, si a est la valeur de l'abscisse x qui y répond, il faudra que la vitesse p soit nulle, lorsque $x = a$, quelque soit t ; ce qui donnera la condition

$$F'(a + t\sqrt{gh}) + f'(a - t\sqrt{gh}) = 0$$

Or on a vu que la fonction $f'(a - t\sqrt{gh})$ a une valeur réelle tant que $a - t\sqrt{gh} = \zeta$ (art. 14); donc puisque $F'(a + t\sqrt{gh}) = -f'(a - t\sqrt{gh})$, la fonction $F'(a + t\sqrt{gh})$, aura aussi des valeurs réelles, lorsque $a - t\sqrt{gh} = \zeta$, c'est-à-dire, lorsque $t\sqrt{gh} = a - \zeta$. Par conséquent la fonction $F'(x + t\sqrt{gh})$ sera non-seulement réelle, lorsque $x + t\sqrt{gh} = \zeta$, mais encore, lorsque $x + t\sqrt{gh} = 2a - \zeta$; d'où il suit que dans ce cas les vitesses p , & les condensations s seront aussi réelles pour les abscisses $x = 2a - \zeta - t\sqrt{gh}$.

Ainsi la fibre sonore après avoir parcouru l'espace a sera comme réfléchië par l'obstacle qu'elle rencontre, & rebroussera avec la même vitesse; ce qui donne une explication bien naturelle des échos ordinaires.

512 MÉCANIQUE ANALITIQUE.

On expliquera de la même manière les échos composés, en supposant que la ligne sonore soit terminée des deux côtés par des obstacles immobiles, qui réfléchiront successivement les fibres sonores, & leur feront faire des espèces d'oscillations continuelles. Sur quoi on peut voir les Ouvrages cités plus haut (art. 13), ainsi que les Mémoires de l'Académie de Berlin pour 1759 & 1765.

Fin de la Seconde Partie.