

DE  
**MACHINARVM TAM SIMPLICIVM**  
 QVAM COMPOSITARVM VSV MAXIME  
 LVCROSO,

AUCTORE  
*L. Eulero.*

§. 1.

**D**E Machinis simplicibus, cuiusmodi sunt Vectis, Axis Tabula VIII. et IX. in peritrochio, Trochlea, Cochlea, Cuneus et planum inclinatum, atque machinis ex his compositis tantum iam antiquissimis temporibus est disputatum, vt haec doctrina iam penitus exhausta esse videatur. Sed si rem curatius inspiciamus, omnes fere, qui de machinis scripserunt, in iis examinandis ita sunt versati, vt tantum aequilibrium, quod in quaque machina potentia cum onere tenet, definirent; ipsum vero motum, quo onus a potentia eleuatur prorsus neglexerunt. Quod cum in machinarum doctrina praecipuum sit, quippe quae non tam ad aequilibrium conseruandum, quam ad onerā actu mouenda adhiberi solent, non parum is praestitisse censendus erit, qui leges, quibus machinarum motus determinatur exposuerit atque stabilierit.

§. 2. Duobus scilicet iisque diuersis modis tractationem de machinis institui conuenit, quorum alter ad staticam pertinet, atque statum aequilibrii in omnibus machinis inuestigat, alter vero ad mechanicam est referendus,

quo ipse motus machinarum, cum aequilibrium cessat, indagatur. Harum tractationum prior igitur iam ita est occupata atque exculta, ut nihil amplius in ea desiderari queat; posterior vero contra ita adhuc est derelicta atque neglecta, ut propemodum nihil eo spectans constet, nemoque in eo laborauerit. Solum fere, quod ex hac parte notum est, in hoc consistit, ut ad onus mouendum maior potentia applicari debeat, quam quae ad aequilibrium sufficit; et hoc quidem tam obuium est, ut nullum unquam qui tantum de machinis cogitarit, fugere potuerit. Praeterea etiam istud principium passim circumfertur, quod quantum per diminutionem potentiae lucremur, tantundem ratione temporis perdamus: quod principium utique ad tractationem mechanicam pertineret; indeque demonstrandum fuisset: sed hoc ipsum principium nullo nititur fundamento, nec nisi vehementer restringatur, admitti potest, prout ex sequentibus fusius apparebit.

§. 3. Mirandum quidem non est, praecipuam atque maxime utilem doctrinae de machinis partem tamdiu incultam iacuisse. Cum enim non admodum pridem mechanica excoli coeperit, ante etiam principia latuerunt, quibus aditus ad hanc tractationem patuissent. Nunc vero, etiamsi in mechanica plurima capita sint pertractata, tamen ea pars, quae motum corporum finitorum complectitur, tam parum etiamnum inuestigata, ut nequidem de principiis adhuc satis constet. Pertinet autem utique haec de machinis tractatio ad istam mechanicae partem, cum machinae sint corpora finitae magnitudinis, quae instar punctorum considerare non licet, atque propterea motus ex  
 ipsarum

ipſarum ſtructure et ratione potentiae et oneris debeat determinari. Cum igitur non ita pridem vera et genuina huius mechanicæ partis principia detexiſſem et demonſtraſſem, licebit eorum beneficio deſideratam illam machinarum tractationem aggredi, atque motum cuiusuis machinae determinare.

§. 4. In omni machina multiplicatio potentiae præcipue intenditur, quo minori potentia ope machinae tantum præſtari queat, quantum maiori potentia nuda. Ante omnia igitur in quauis machina conſideranda venit ratio multiplicationis potentiae; qua indicatur quoties potentia machinae applicata multiplicetur. Pendet autem hæc multiplicationis ratio a ſtructure machinae, atque ſecundum præcepta ſtatica pro quauis machina facile definitur; unde ſimul conſtat, ſi ratio oneris ad potentiam æqualis fuerit rationi multiplicationis, tum æquilibrium adefſe debere. Quo ergo onus a potentia ſuperetur, et actu moueatur, neceſſe eſt, vt ratio multiplicationis maior ſit, quam ratio oneris ad potentiam, ſeu, vt potentia per machinam aucta maior euadat quam onus eleuandum ſeu promouendum. Cuiusmodi igitur hoc caſu in quaque machina oriatur motus, et quanta velocitate onus promoueatur, eſt id, in quod hoc loco inquirere conſtitui, et in quo primarius machinarum vſus conſiſtit, quippe quae non ad æquilibrium ſed ad motum producendum ſunt accommodatae.

§. 5. Poſt machinarum ſtructuram diligenter perpendenda eſt tam oneris quam potentiae indoles. Potentia autem omnino eſt corpus vi præditum machinam mouendi,

cuiusmodi sunt pondera, elateres, flumina, venti, atque vires animales hominum bestiarumque; quae diuersitas, prout in statica tractatione machinarum parui seu potius nullius est momenti, ita in tractatione mechanica imprimis est attendenda. In statica enim sufficit nosse quantitatem vis siue trahendi, siue pellendi, qua quaeque potentia gaudet; haecque quantitas congrue per pondera exponitur; namque cuiuscunque etiam indolis fuerit potentia machinae applicata, semper pondus assignari potest, quod aequali vi machinam afficeret. Ita non solum vires elaterum animaliumque cum ponderibus comparari possunt, sed etiam illae vires, quae ab allisione fluminum atque ventorum cum ponderibus sunt homogeneae, atque per pondera mensurantur. Dummodo igitur potentiae applicatae, cuiuscunque etiam fuerit naturae, pondus aequiualens constet, id ad staticam contemplationem prorsus sufficit.

§. 6. Ad mechanicam autem machinarum pertractionem praeter quantitatem virium sollicitantium, quae quidem hoc etiam loco aptissime per pondera indicantur, ipsa potentiae indoles diligenter est consideranda. In motus productione enim plurimum refert, an potentia machinam mouens sit pondus, an elater, an flumen ventusue, au vis animalis, etiamsi omnes inter se quantitate conueniant, atque ratione aequilibrii nihil discrepent. Hic enim etiam motus ipsius potentiae, dum machinam mouet, in considerationem venit, qui sine dispendio effectus, quem potentia in machinam mouendam exerit, generari non potest; iste autem potentiae motus, seu potius pars effectus, qui in potentia mouenda consumitur, ex vi inertiae po-  
tentiae

rentiae est diiudicanda. In quaque potentia igitur duas res contemplari oportet, vim scilicet, quae cum pondere aequiparatur, atque inertiam, quae ex quantitate materiae ipsius potentiae aestimari debet, quatenus ea simul mouetur. Hinc igitur ingens nascitur discrimen inter potentias, mouendas supra memoratas; si enim ponderibus machinae mouentur, inertia massis ponderum, hoc est, ipsis ponderibus est proportionalis. Elateres autem, etsi ingentibus ponderibus aequiualent, tamen plerumque tam paruum habent inertiam, ut cum exiguis massis sint comparandae. Similis fere est ratio virium animalium, quibus longe minor quantitas materiae ad motum cietur, quam si earum loco aequiualentia pondera substituantur. In viribus autem fluuiorum et ventorum inertia plane est nulla, cum in aqua vel aere, dum machina mouetur, nullus nouus motus generetur.

§. 7. Pari ratione circa onera, quae machinarum ope moueri debent, duplex inquisitio est instituenda. Primo enim videndum est; an onus vi quapiam insita motui machinae renitatur et quanta vi, quae vis iterum commodissime cum pondere comparari potest. Ita si pondus ope machinae debeat eleuari, id vi gravitatis renititur motui machinae; sin autem super plano horizontali sit promouendum, nullus adest renitus. Perinde res se habet, si elastrum machinae ope sit tendendum, quippe quod sua vi elastica machinae reluctatur. Secundo loco massa oneris mouendi seu inertia est attendenda, qua fit, ut pars potentiae mouentis ad motum in onere generandum infumatur, haecque inertiae vis, si machinae tantum statice tractentur, proflus non in computum ingreditur, sed reluctatio

luctatio solum spectatur, cum qua potentia machinae applicata in aequilibrio consistit. Nisi ergo onus obluetur, tum nequidem statica tractatio locum habet, quia sponte adest aequilibrium, nullaque opus est potentia, sed in mechanica machinarum consideratione plurimum eiusmodi onera occurrunt, quae non reluctantur, sed ad quae tantum mouenda omnis vis impenditur; sic in omnis generis molendinis nulla adest reluctancia, nilque adest, quod nisi contrario machinam sollicitaret, sed omnis vis impenditur ad inertiam solum superandam motumque generandum. Ex quo satis perspicitur in mechanica tractatione istam distinctionem maximi esse momenti, neque ea neglecta certi quicquam de effectu machinarum statui posse.

§. 8. Deinceps etiam de ipsa machina non sufficit eius structuram tantum nosse, a qua multiplicatio potentiae sollicitantis pendet, et quae sola in statica contemplatione adhibetur: sed insuper necesse est, ut eius massa et materia inspiciatur. Cum enim onus moueri nequeat, machina immota, motus quoque in machina generari debet, quod sine dispendio potentiae sollicitantis fieri nequit. Ad hunc ergo motum machinae definiendum inertia ipsius machinae in computum est ducenda, simulque ad relativas celeritates, quibus singulae machinae particulae mouentur, est respiciendum. In quibusdam etiam machinis partes existunt, quae non solum sunt mouendae, sed etiam eleuandae, quarum propterea non tantum inertia, sed reluctancia superari debet. Hoc scilicet euenit in vecte, nisi eius grauitatis centrum in ipso hypomochlio sit situm; atque praecipue in trochleis compositis seu polyspastis, in quibus inferiorem partem non solum moueri, sed etiam  
attolli

attolli oportet, si quidem polyspasta ad onera eleuanda adhibeantur: secus enim se res habet, si eorum ope onera horizontaliter protrahantur.

§. 9. Frictio denique praecipue est attendenda sine qua nulla omnino machina confici potest. Non solum autem ipsa machina frictione laborat, sed etiam onus, interdum quoque potentia sollicitans, quae sine frictione moueri non possunt. In exemplo molarum enim supra allato tota fere vis, quae ad machinam mouendam requiritur, in frictione superanda absumitur. Atque si onus super plano siue horizontali siue inclinato est promouendum; frictio imprimis superari debet, quemadmodum euenit in plaustris et rhedis promouendis. Quamquam autem frictio mirum in modum diminui potest, tamen semper omnino tolli nequit, atque in machinis eius ratio imprimis est habenda, cum per eam effectus, qui sine ea oriri deberet, vehementer turbetur. Quantumuis autem prima fronte consideratio frictionis difficilis et molesta videatur, tamen integrum calculum fere aequae facile institui, ac si frictio prorsus abesset. Quando enim machina cum onere in motum est constituenda, certa atque determinata pars potentiae sollicitantis ad frictionem superandam requiritur, quae eadem manet, siue machina celerius siue tardius moueatur. Quouis igitur casu ista vis frictionem superans practice cognoscetur, si ea potentia tentando inuestigetur, quae machinam mouere incipiat: oneris autem vis renitens, si quae adest, in hoc negotio tolli debet. Haec ergo si semel fuerit inuenta, perpetuo a tota vi sollicitante subtrahi debet, atque ex vi residua ipse motus perinde consequetur, prorsus ac si nulla frictio adesset.

§. 10. Praeterea de omnibus fere machinis est notandum, earum motum non esse acceleratum, sed ad sensum aequabilem existere; etiamsi potentia sollicitans indefinenter agat. Nisi enim machina celerrime moueatur, statim ac vis sollicitans cessat, eodem quasi momento totus machinae motus sistitur, cuius rei causa tam frictioni, quam aliis impedimentis, quibus omnes machinae obnoxiae sunt, est tribuenda. Cum igitur machina eadem celeritate, qua motum incepit, moueri pergat, si quidem potentia sollicitans indefinenter agat, hanc constantem celeritatem tuto ex effectu potentiae sollicitantis, quae alias in acceleratione consistit, colligere licebit, quippe quo acceleratio est maior, eo celerius etiam machina mouetur. Hoc autem eo magis a quolibet admittetur, cum principalis noster scopus in hoc versetur, ut pro quouis casu ea machina eligatur, qua onus celerrime moueri queat. His igitur praemissis ipsam tractationem aggredior, atque praecipuas machinarum species contemplantur, inuestigaturus, quanta celeritate datum onus a data potentia ope cuiusque machinae promoueatur.

### Propositio I.

Tabula VIII.  
Fig. I.

§. 11. Si vectis AOC super hypomochlio Y in eius centro grauitatis O sito, applicata sit in A potentia P, in B vero onus Q; inuenire celeritatem, qua onus Q a potentia P ope vectis mouebitur.

### Solutio.

Exprimat  $p$  vim, qua vectis punctum A a potentia P in directione AP sollicitatur; atque  $q$  vim, qua onus Q vectem in directione BQ trahit. Praeterea vero denotet



tet P inertiam potentiae P, et Q inertiam oneris Q. Sit porro massa ipsius vectis AC seu eius inertia = A, eiusque longitudo AC = 2 AO = 2 a posito vecte vbique eiusdem crassitie; at BO fit = b. Iam ex statica constat momentum ad vectem super hypomochlio mouendum esse = ap - bq; quod per momentum inertiaram diuisum dabit celeritatem angularem circa O. Momentum vero ipsius vectis habetur, multiplicando singulas vectis particulas in quadrata suarum distantiarum a centro motus, quod proinde; si latitudo vectis negligatur, vt plerumque fieri potest, per calculum reperietur =  $\frac{\Lambda a^2}{3}$ . Inertiae vero potentiae P momentum prodibit multiplicando inertiam P in AO<sup>2</sup>, eritque = Pa<sup>2</sup>; quia in motu P eadem celeritate mouetur qua punctum A, punctum A vero per quadratum ipsius AO multiplicari debet. Pari modo momentum ex inertia oneris Q ortum est Qb<sup>2</sup>, ita vt vniuersum momentum ex cunctis inertiis ortum fit  $\frac{\Lambda a^2}{3} + Pa^2 + Qb^2$ . Hanc ob. rem erit celeritas angularis, qua vectis super hypomochlio Y conuertetur =  $\frac{ap - bq}{\frac{\Lambda a^2}{3} + Pa^2 + Qb^2}$ ; quae ducta

in BO = b dabit veram celeritatem, qua onus Q mouebitur, nempe  $\frac{abp - bbq}{\frac{\Lambda a^2}{3} + Pa^2 + Qb^2}$ . Haecque formula locum

habet, si nulla adesset frictio; at si frictio affuerit, ponamus ad eam superandam vim Φ requiri in A applicandam; debeatque Φ a p auferri, atque in formula inuenta loco p substitui, p - Φ, ita vt prouentura sit celeritas oneris Q =  $\frac{ab(p - \Phi) - bbq}{\frac{\Lambda a^2}{3} + Pa^2 + Qb^2}$ . Q. E. I.

## Corollarium 1.

Vt igitur onus  $Q$  in directione  $QB$  moueatur, necesse est, vt fit  $a(p-\Phi) > bq$ , seu  $\frac{a}{b} > \frac{q}{p-\Phi}$ ; id quod etiam ex staticis liquet; nam si  $ap = bq$ , tum onus a potentia in aequilibrio tenetur. Quare ad onus mouendum debet esse  $ap > bq$ ; ad frictionem autem simul superandam oportet, vt fit etiam  $a(p-\Phi) > bq$ .

## Corollarium 2.

Si onus nulla vi actioni potentiae reluctetur, sed tantum eius inertia motui resistat, tum erit  $q = 0$ . Hoc ergo casu onus mouebitur, si modo fuerit  $a(p-\Phi) > 0$ , hoc est si  $p > \Phi$ . Quare hoc casu requiritur vt potentia sollicitans maior sit, quam vis frictioni superandae par; quod si fuerit, erit celeritas oneris  $= \frac{ab(p-\Phi)}{\frac{Aa^2}{3} + Pa^2 + Qb^2}$ . Locum habet iste casus, si onus etsi ponderosum motu horizontali sit promouendum.

## Corollarium 3.

Si potentia sollicitans  $P$  inertia careat, quemadmodum fit, si vectis ab allisione aquae seu venti vrgeatur, tum erit  $P = 0$ . Celeritas oneris igitur hoc casu erit  $= \frac{ab(p-\Phi) - b^2q}{\frac{Aa^2}{3} + Qb^2}$ ; maior igitur est, quam si potentia sollicitans inertiam habeat.

## Corollarium 4.

Ex formula inuenta intelligitur duobus casibus celeritatem oneris euanescere, quorum primus est si  $a(p-\Phi) = bq$  seu

$bq$  seu  $b = \frac{a(p-\phi)}{q}$ ; alter vero si  $b = 0$ , ex quo sponte sequitur, inter hos quasi extremos valores ipsius  $b$  dari medium quempiam, quo onus celerrime moueatur.

Scholion.

§. 12. Posuimus in hac propositione hypomochlium  $Y$  in ipso centro grauitatis vectis esse constitutum, ne ipsius vectis pondus potentiam sollicitantem vel augetet vel diminueret; sed ex principiis hic adhibitis aequae facie erit solutionem ad alios quoque casus accommodare. Deinde vectem ideo vbique eiusdem feci crassitiei, quo eius momentum facilius calculo posset exponi, si autem vectis aliter sit comparatus eius momentum per calculum est inuestigandum et in formula inuenta loco  $\frac{Aa^2}{3}$  substituendum. Neque vero etiam istud momentum  $\frac{Aa^2}{3}$  pro vectibus vbique aequae crassis valet, nisi ipsa crassities prae longitudine euanescat, atque hypomochlium in ipsum grauitatis centrum incidat. Generalis autem regula pro inueniendo momento vectis prismatici  $ABCD$  respectu hypomochlii  $Y$  vbicunque positi haec est. Querendum est primo momentum respectu centri grauitatis  $O$ , quod est  $\frac{A \cdot AC^2}{12}$ , ducta diagonali  $AC$ , et denotante  $A$  massam vectis; ad hocque addi debet  $A \cdot OY^2$ , seu factum ex massa in quadratum distantiae hypomochlii a centro grauitatis; quo facto aggregatum  $\frac{A \cdot AC^2}{12} + A \cdot OY^2$  dabit momentum vectis desideratum. Denique notandum est, etsi hic vectem tantum heterodromum contemplatus sum, tamen solutionem etiam vectes homodromos in se complecti. Namque his casibus fit quidem  $BO = b$  negatiua, sed potentia sollicitans quoque in contrariam

Figura 2.

Figura 1.

trariam plagam trahere debet, ita vt  $p$  vel  $(p - \Phi)$  negativum obtineat valorem. His autem permutatis formula inuenta celeritatem oneris exprimens manet inuariata, scilicet  $\frac{ab(p - \Phi) - b^2 q}{\frac{\Lambda a^2}{3} + P a^2 + Q b^2}$ , ita vt solutio ad omnis generis vectes aeque pateat.

*Propositio 2.*

Fig. 1.

§. 13. *Data potentia P vecti AC circa hypomochlium Y mobili applicata, inuenire punctum B, in quo onus Q applicatum celerrime moueatur.*

*Solutio.*

Ex praecedente propositione est oneris Q celeritas =  $\frac{ab(p - \Phi) - b^2 q}{\frac{\Lambda a^2}{3} + P a^2 + Q b^2}$ , in qua expressione  $p$  denotat vim potentiae sollicitantis, P eiusdem inertiam;  $q$  vim oneris reluctantem, et Q eiusdem inertiam;  $\frac{\Lambda a^2}{3}$  momentum vectis inertiae,  $a$ , distantiam potentiae a hypomochlio,  $b$  distantiam oneris ab eodem:  $\Phi$  denique vim ad frictionem superandam requisitam. His expositis problema propositum resoluetur, si in formula celeritatem oneris exprimente  $b$  fiat variabile atque formulae differentiale nihilo aequetur. Prodit autem  $(\frac{\Lambda}{3} + P)(p - \Phi)a^3 - 2(\frac{\Lambda}{3} + P)a^2 b q = Q(p - \Phi)ab^2$ , seu  $b^2 = \frac{2(\frac{\Lambda}{3} A + P)abq}{Q(p - \Phi)} + \frac{(\frac{\Lambda}{3} A + P)a^2}{Q}$  vnde prodit  $b = \frac{aq(\frac{\Lambda}{3} A + P) + a\sqrt{q^2(\frac{\Lambda}{3} A + P)^2 + Q(\frac{\Lambda}{3} A + P)(p - \Phi)^2}}{Q(p - \Phi)}$

De.

Debebit ergo esse  $BO:AO = -1 \pm \sqrt{1 + \frac{Q(p-\Phi)^2}{(\frac{1}{3}A+P)q}}$   
 $\pm \frac{Q(p-\Phi)}{q(\frac{1}{3}A+P)}$ , vnde punctum quaesitum B facile definitur  
 Q. E. I.

Corollarium 1.

Si onus Q omni reluctancia extrinseca careat, sola-  
 que inertia motui resistat, tum celerrime mouebitur, si ca-  
 piatur  $BO = b = \pm a \sqrt{\frac{\frac{1}{3}A+P}{Q}}$ , quia hoc casu q eua-  
 nescit. Quare punctum B hoc casu perinde est, in quo-  
 nam vectis brachio capiatur, modo fit  $BO:AO = \sqrt{(\frac{1}{3}A+P):Q}$ .

Corollarium 2.

Si autem onus inertia careat, atque vi tantum ex-  
 trinseca q motui vectis resistat. Prout fere euenit, si la-  
 mina vehementer elastica debeat tendi, tum erit  $Q = 0$ .  
 quo casu aequatio vltimo inuenta absurdum indicare vide-  
 tur ob denominatorum = 0; sed ex initiali statim prodit  
 $(p-\Phi)a = 2bq$ . Erit ergo  $BO:AO = p-\Phi:2q$ .

Scholion.

§. 14. Duplex situs puncti B, qui ob radicis quadra-  
 tae extractionem prodit, indicat quaesito satisfieri posse,  
 punctum B tam in brachio OA quam OC accipiendo;  
 alter enim valor ipsius B est affirmatiuus, alter negatiuus.  
 Harum autem solutionum prior tantum nostro problemati  
 ea significatione, qua est propositum, striete intellecto  
 satisfacit. Altera vero solutio, qua punctum B in bra-  
 chium

chium AO cadit, isti quaestioni, quae quidem quoque in problemate continetur, satisficit, qua quaeritur punctum in brachio OA, in quo si applicetur onus Q, id celerime moueatur. Casus autem iste non spectat vectem homodromum, in vulgari sensu acceptum, hic enim tam potentia P quam onus Q viribus suis conspirant ad vectem in eandem plagam conuertendum, ita vt isto casu ne aequilibrium quidem locum habeat. Interim tamen manifestum est dari locum B in brachio OA, in quo onus Q celerrime moueatur, quem locum alter solutionis casus indicat.

### Propositio 3.

§. 15. Inuenire celeritatem, qua onus datum Q a potentia P ope axis in peritrochio AOB promouetur.

### Solutio.

Sit in hac machina radius maior, cui potentia P est applicata,  $AO = a$ ; radius minor  $OB = b$ , in qua a centro O distantia onus Q trahitur. Massa autem ipsius machinae ponatur  $= A$ , eiusque momentum respectu axis per O transeuntis, circa quem machina mobilis existit  $= M$ ; erit scilicet M aggregatum ex singulis machinae particulis in suarum ab axe distantiarum quadrata multiplicatis, quod aggregatum pro quouis casu proposito calculo est determinandum. Habebit ergo M semper huiusmodi formam  $Ak^2$ ; atque si machina fuerit cylindrus ex materia homogenea constans erit  $M = \frac{Aa^2}{2}$ ; vnde si machina ex duobus constet cylindris, eius momentum erit aggregatum ex momentis vtriusque cylindri. Sit porro vis, qua po-

potentia P machinam sollicitat  $= p$ , eiusque inertia  $= P$ .  
 Oneris vero Q vis extrinseca, si quam habet, qua effectui potentiae P obluatur sit  $= q$ , inertia vero  $= Q$ .  
 In figuris allegatis duo casus repraesentantur, quorum priore onus est pondus eleuandum, quo propterea tam  $q$  quam Q eius massae sunt proportionales; posteriore vero figura onus est moles, motu horizontali promouenda, quo igitur  $q$  euanescit. Quicquid autem sit, momentum virium ad rotam conuertendam erit  $ap - bq$ , frictione neglecta; at si frictio affuerit, ad quam superandam potentia  $\Phi$  in radio maiore applicata requiritur, erit momentum virium  $= a(p - \Phi) - bq$ . Momentum autem inertiarum erit  $= M + Pa^2 + Qb^2$ , quia P eadem celeritate mouetur, qua machinae punctum, A, Q vero eadem celeritate, qua punctum B; prout in prima propositione iam notauimus. Ex his momentis igitur erit celeritas angularis genita vt  $\frac{a(p - \Phi) - bq}{M + Pa^2 + Qb^2}$ , ideoque celeritas ipsa qua onus Q in directione QB ad machinam trahitur, erit vt  $\frac{ab(p - \Phi) - b^2q}{M + Pa^2 + Qb^2}$ .  
 Q. E. I.

### Corollarium 1.

Quo igitur onus Q ad machinam attrahatur necesse est, vt sit  $a(p - \Phi) > bq$ . Si enim sit  $ap = bq$ , tum onus a potentia in aequilibrio conseruatur, quare ad onus mouendum oportet vt  $ap$  tanto maius sit quam  $bq$ , vt etiam frictioni superandae par sit.

### Corollarium 2.

Si onus nulla vi extrinseca actioni machinae resistat, prout fit in casu figurae quartae, tum ob  $q = 0$ , erit celeritas, qua onus promouebitur vt  $\frac{ab(p - \Phi)}{M + Pa^2 + Qb^2}$ . Hoc ergo

L

casu

## §2 DE MACHIN. TAM. SIMPL. QUAM COMPOS.

casu onus semper promouebitur, modo potentia applicata maior sit, quam ad frictionem superandam opus est.

### Corollarium 3.

Duo hic iterum casus sunt notandi, quibus celeritas oneris euanescit, qui sunt, quando est vel  $a(p - \Phi) = bq$  vel  $b = 0$ . Interque hos duos casus reliqui omnes, quibus onus ad machinam trahitur continentur. Quamobrem necesse est, ut inter hos casus vnus contineatur, quo onus celerrime moueatur.

### Corollarium 4.

Si nullum addit onus mouendum, sed tantum celeritas requiratur, qua potentia rotam in gyrum agit; fiet  $q = 0$  et  $Q = 0$ . Celeritas igitur, qua rotae punctum B circumuertetur erit  $= \frac{ab(p - \Phi)}{M + Pa^2}$  ideoque celeritas angularis machinae prodibit  $= \frac{a(p - \Phi)}{M + Pa^2}$ .

### Corollarium 5.

Si potentia P euanescat, atque onus vi trahente polleat, machina in sensum contrarium conuertetur celeritate angulari, quae est vt  $\frac{bq - a\Phi}{M + Qb^2}$ . Frictio enim semper a potentia sollicitante auferri debet, cum motui perpetuo resistat.

### Propositio 4.

§. 16. Datis massa et momento machinae definire radium minorem OB, quo efficitur vt datum onus a data potentia ope machinae celerrime moueatur.

So-



Solutio.

Manentibus omnibus denominationibus, quibus in propositione praecedente sumus vfi, erit celeritas, qua moles Q a potentia P ope machinae mouebitur vt  $\frac{ab(p-\phi)-b^2q}{M+Pa^2+Qb^2}$ . Quare ad propositum problema soluendum quantitas radii minoris b ita est determinanda, vt ista expressio maximum obtineat valorem. Facto ergo b variabili atque formulae illius differentiali posito = 0 habebitur,  $Ma(p-\phi) + Pa^2(p-\phi) = 2(M+Pa^2)bg + Qab^2(p-\phi)$ , quae praebet  $b^2 = -\frac{2(M+Pa^2)bg}{Qa(p-\phi)} + \frac{M+Pa^2}{Q}$ . ex qua oritur  $b = -\frac{(M+Pa^2)q}{Qa(p-\phi)} + \frac{\sqrt{(M+Pa^2)^2q^2 + Qa^2(p-\phi)^2(M+Pa^2)}}{Qa(p-\phi)}$ , quae aequatio quidem duplicem dat valorem ipsius b, sed pro instituto nostro tantum affirmatiuus locum habet, cum negatiuus in alio casu huc non pertinente maximi proprietate gaudeat. Erit ergo quaesitus radius minor  $b = -\frac{(M+Pa^2)q + \sqrt{(M+Pa^2)^2q^2 + Qa^2(p-\phi)^2(M+Pa^2)}}{Qa(p-\phi)}$  Q. E. I.

Corollarium 1.

Si igitur radius minor b eius quantitatis accipiatur, quam formula inuenta indicat, onus celerime promouebitur. Ipsa autem celeritas haec maxima erit  $= \frac{q}{2Q} (-1 + \sqrt{1 + \frac{Qa^2(p-\phi)^2}{(M+Pa^2)q^2}})$ , quae expressio reperitur, si loco b eius valor inuentus in formula  $\frac{ab(p-\phi)-b^2q}{M+Pa^2+Qb^2}$  substituat.

Corollarium 2.

Si onus mouendum Q nulla vi extrinseca fit praeditum, sed eius sola inertia a potentia sollicitante superari debeat erit  $q = 0$ , atque onus celerime mouebitur, si radius

§4 DE MACHIN. TAM SIMPL. QUAM COMPOS.

dius minor  $b$  capiatur  $= \sqrt{\frac{M+Pa^2}{Q}}$ . Tum autem celeritas erit  $= \frac{a(p-\Phi)}{2\sqrt{Q(M+Pa^2)}}$ .

Corollarium 3.

Sin autem onus mouendum inertia careat, atque tantum vis eius extrinseca quaedam, cuiusmodi est vis elastica superanda sit, tum ob  $Q=0$ , erit  $b = \frac{a(p-\Phi)}{2q}$ . Ipsa autem celeritas maxima, qua hoc casu onus mouebitur, erit  $= \frac{a^2(p-\Phi)^2}{4g(M+Pa^2)}$ . Hique sunt duo casus praecipui, inter quos reliqui omnes quibus onus et inertiam et vim extrinsecam habet, continentur.

Scholion.

§. 17. Ex hac propositione non solum axis in peritrochio vsus maxime lucrosus cognoscitur, sed etiam quantum interfit pro quouis casu machinam maxime idoneam elegisse, abunde intelligitur. Nisi enim machina ita conficiatur, prout solutio postulat, fieri potest, vt idem onus a maxima potentia tardissime promoueatur, quod a longe minore potentia, machinae idoneae ope, celerius moueri potest. Cum igitur in vsu machinarum hoc praecipue requiratur, vt datum onus a data potentia non solum moueatur, sed etiam celerrime et minimo temporis dispendio moueatur, perspicuum est hanc propositionem in vita communi maximam vtilitatem afferre. Praeterea etiam hinc insufficientia principii vulgo recepti satis superque patet, quo statuitur, quantum diminutione potentiae sollicitantis lucremur, tantumdem per diminutionem celeritatis perdi. Celeritas enim oneris non a sola potentia sollicitante pendet, sed etiam ab ipsius machinae indole, prout formulae inuentae satis declarant. Interim tamen id certum erit, si

fi semper machinae maxime idoneae adhibeantur, tum idem onus a maiore potentia celerius motum iri, quam a minore; ipsae autem celeritates non tenent potentiarum rationem; in casu enim coroll. 2. rationem fere simplicem, in casu autem coroll. 3. rationem habent fere duplicatam. Denique manifestum est in hac de motu machinarum doctrina, minime sufficere vires potentiae et oneris tantum considerasse, sed etiam rationem inertiarum tam potentiae, quam oneris imprimis esse habendam, quae tamen vulgo, cum haec doctrina secundum statica principia solum tractari solet, penitus negliguntur. Casus autem superest, quo radius maior determinari debet, ut onus velocissime a data potentia moueatur, posito radio minore dato, qui casus praecipue locum habet, quando circumuolutione cylindri onus ope funis circumuoluendi moueri debet, quem igitur in sequente propositione euoluam.

*Propositio 5.*

§. 18. *Determinare longitudinem vectis AC, quo datum onus Q a data potentia P ope cylindri circa axem O mobilis celerrime promoueatur.*

*Solutio.*

Sit ut ante radius cylindri  $BO = b$ , et integer radius maior quaesitus  $ACO = a$ , oneris  $Q$  vel eleuandi vel horizontaliter promouendi, prout vtrumque in figura repraesentatur inertia  $= Q$ , et vis reluctans  $= q$ , potentiae  $P$  inertia  $= P$  et vis sollicitans  $= p$ . Massa vero cylindri ponatur  $= A$ , erit momentum ex eius inertia ortum  $= \frac{Ab^2}{2}$ , siquidem cylindrus ex materia vniformi constet, momentum autem ex inertia vectis  $AC$  ortum tuto negligi

Tab. IX.  
Fig. 1.

poterit. Ad frictionem porro superandam requiratur potentia  $\Phi$  in distantia  $OC$  a centro  $O$  applicanda; cum enim frictio sit constans, expedit eam a loco constante computare, quam ab etiamnum incognito  $A$ . His igitur praemissis erit celeritas, qua onus mouebitur =

$$\frac{abp - b^2\Phi - b^2q}{\frac{1}{2}Ab^2 + Pa^2 + Qb^2},$$

quae, quo fiat maxima, ponatur  $a$  variable, et differentiale ortum ponatur = 0. Prodit autem  $b^2p(\frac{1}{2}A + Q) + 2ab^2P(\Phi + q) = Pa^2bp$ ; unde oritur

$$a^2 = \frac{2ab(\Phi + q)}{p} + \frac{b^2(\frac{1}{2}A + Q)}{P}$$

quae aequatio praebet  $a =$

$$\frac{b(\Phi + q)}{p} + \sqrt{\left(\frac{b^2(\Phi + q)^2}{pp} + \frac{b^2(\frac{1}{2}A + Q)}{P}\right)}$$

Debet ergo fieri  $AO:BO = 1 + \sqrt{1 + \frac{pp(\frac{1}{2}A + Q)}{(\Phi + q)^2P}} : \frac{p}{\Phi + q}$ ; unde longitudo vectis  $AC$  adhibendi aptissima cognoscitur. Q. E. I.

### Corollarium I.

Cum igitur fit  $a = \frac{b(\Phi + q)}{p} + b\sqrt{\left(\frac{(\Phi + q)^2}{pp} + \frac{\frac{1}{2}A + Q}{P}\right)}$  erit ipsa celeritas, qua onus  $Q$  ope machinae hoc modo applicatae promouebitur =

$$\frac{\sqrt{\left((\Phi + q)^2 + \frac{pp(\frac{1}{2}A + Q)}{P}\right)} - \Phi - q}{A + 2Q}$$

unde perspicitur, quo minor sit massa cylindri, eo celerius onus motum iri.

Co-

## Corollarium 2.

Si vis follicitans nullam habeat inertiam, tum radius maior AO fit infinite magnus. Quare in machinis, quae vento mouentur motus eo celerior existit, quo longiores fuerint alae ventum excipientes, etiamsi maiorem non habeant superficiem quam breuiores.

## Corollarium 3.

Sequitur porro ex formula inuenta, quo maior fuerit vis follicitans  $p$  eo minorem vectem AC applicari debere, quo onus celerrime moueatur. Semper autem ceteris paribus maior potentia onus celerius mouebit quam minor.

## Scholion.

§. 19. Supra iam monui, modum hunc, quo vtor celeritates exprimendi, strictissimo sensu veritati non esse consentaneum, sed has expressiones ita tantum esse comparatas, vt ex earum quantitate celeritatis quantitas saltem colligi queat. Accurate enim loquendo istae expressiones, quas ad celeritates designandas vsurpo, accelerationem momentaneam tantum definiunt; satis autem perspicuum est, quo maior sit acceleratio, eo maiorem quoque fore ipsam celeritatem genitam. Hoc autem ad meum institutum, quo potissimum in eos casus inquiri, quibus onus celerrime moueatur, prorsus sufficit; ea ipsa enim machina, in qua acceleratio oneris maxima existit, onus quoque celerrime mouebit. Interim tamen non arduum est ex iisdem expressionibus veram oneris quouis loco celeritatem determinare. Cum enim in nostro praesenti casu, cui praecedent-

cedentes similes sunt, acceleratio oneris sit  $\frac{abp - b^2(\Phi + q)}{\frac{1}{2}Ab^2 + Pa^2 + Qb^2}$ ;

ponamus onus iam per spatium  $x$  esse promotum, atque in hoc, quo nunc versatur loco celeritatem habere tantam, quantam graue ex altitudine  $v$  cadendo adipiscitur, eritque  $dv$

$= \frac{abp - b^2(\Phi + q)}{\frac{1}{2}Ab^2 + Pa^2 + Qb^2} dx$ ; Quocirca erit  $v = \frac{abp - b^2(\Phi + q)}{\frac{1}{2}Ab^2 + Pa^2 + Qb^2}$

$x$ ; cuius expressionis radix quadrata celeritatem oneris praebebit; ex quo adhuc clarius perspicitur, onus celerrime

promoueri, si haec expressio  $\frac{abp - b^2(\Phi + q)}{\frac{1}{2}Ab^2 + Pa^2 + Qb^2}$  maximum

obtineat valorem. Sed hinc simul intelligitur onus perpetuo motu accelerato promoueri debere, simili ei, quo graua delabuntur, id quod tamen in plerisque machinis non vsu venit, cuius phaenomeni causa praecipua esse videtur actio potentiae sollicitantis, quae plerumque non indefinenter aequali vi vrget, prout in calculo ponitur; id quod imprimis de iis machinis intelligendum est, quae viribus animalibus ad motum ciuntur. Praeterea vero etiam resistentia aeris, aliaque occulta impedimenta in causa esse possunt, quo motus statim aequabilis fiat, vltiorque acceleratio cesset, quemadmodum in horologiis videre licet, quae descensu ponderum ne sensibilem quidem accelerationem nanciscuntur, etiam si motu pendulorum careant.

### Propositio 6.

Fig. 2.

§. 20. Si machina ex pluribus rotis constet inter se connexis; inuenire celeritatem qua onus  $Q$  a data potentia  $P$  ope huius machinae moueatur.

So-

Solutio.

Ponamus hic tres rotas coniunctas, quarum prima circa centrum O, secunda circa C, et tertia circa E mobilis sit. Quaelibet porro rota duplici praedita est disco maiore et minore, quorum minore quaeuis rota sequentem mouet, circa minorem vero discum tertiae rotae tanquam circa cylindrum ope funis circumuoluendi onus promouetur. Sit nunc potentiae P vis ad machinam mouendam = p, eiusque inertia = P; oneris nisus contrarius = q, et eius inertia = Q. Ponatur rotae tertiae DE momentum inertiae = M; momentum secundae BC = L, et momentum primae = K: Sit vero rotae primae radius maior AO = a; minor BO = b; rotae secundae radius maior BC = c, minor CD = d; rotae tertiae radius maior DE = e; minor EF = f. Frictio autem totius machinae tanta sit, vt ad eam superandam potentia Φ in A applicata requiratur. His praemissis erit momentum potentiae sollicitantis ad primam rotam mouendam = ap, momentum vero ad secundam rotam mouendam =  $\frac{ac}{b} p$ ; atque momentum ad tertiam rotam mouendam =  $\frac{ace}{ba} p$ , motui vero tertiae rotae reluctatur vis oneris momento fq. Quo circa momentum ad tertiam rotam mouendam erit =  $\frac{ace}{ba} p - fq$ , atque frictione in computum ducta, erit hoc momentum =  $\frac{ace}{ba} (p - \Phi) - fq$ . Si iam motum tertiae rotae tantum consideremus, quippe quo motus oneris produci- tur, quem quaerimus, erit momentum inertiae rotae tertiae = M, et momentum inertiae oneris = Qf<sup>2</sup>, Rotae secundae autem tum solum foret = L, vt posuimus, si eodem, quo tertia motu angulari moueretur, at cum in ratione  $\frac{DE}{CD} = \frac{e}{d}$  celerius moueatur, augendum est eius momen- tum

Tom. X.

M

tum

90 DE MACHIN. TAM SIMPL. QVAM COMPOS.

tum in eadem ratione duplicata, ita vt fit  $L \frac{e^2}{a^2}$ ; atque simili modo proueniet momentum inertiae primae rotae  $= \frac{Kc^2 \cdot e^2}{b^2 \cdot d^2}$ . Momentum autem, quod ex inertia potentiae sollicitantis nascitur erit  $= \frac{Pa^2 c^2 \cdot e^2}{b^2 \cdot d^2}$ ; ita vt vniuersum momentum, ex omnibus inertiis coniunctis ortum, fit  $= \frac{Pa^2 c^2 e^2}{b^2 d^2} + \frac{Kc^2 e^2}{b^2 d^2} + \frac{Le^2}{a^2} + M + Qf^2$ . Ex his nascitur vis acceleratrix tertiae rotae  $= \frac{ace(p-\Phi)}{bd} - fq$   
 $= \frac{abcde(p-\Phi) - b^2 d^2 f q}{\frac{Pa^2 c^2 e^2}{b^2 d^2} + \frac{Kc^2 e^2}{b^2 d^2} + \frac{Le^2}{a^2} + M + Qf^2}$   
 $= \frac{abcde(p-\Phi) - b^2 d^2 f q}{Pa^2 c^2 e^2 + Kc^2 e^2 + Lb^2 e^2 + Mb^2 d^2 + Qb^2 d^2 f^2}$ ; cui cum ipsam celeritatem angularem tertiae rotae proportionalem ponamus, erit celeritas oneris  $= \frac{abcde(p-\Phi) - b^2 d^2 f q}{Kc^2 e^2 + Lb^2 e^2 + Mb^2 d^2 + Pa^2 c^2 e^2 + Qb^2 d^2 f^2}$   
 Ex qua formula simul intelligitur, si numerus rotarum adhuc maior ponatur, quemadmodum celeritas oneris sit exprimenda. Q. E. I.

Corollarium I.

Cum quaeuis rota ex duobus discis constet maiore et minore, erit  $K = Aa^2 + Bb^2$ ; vbi A denotat partem quampiam massae disci maioris primae rotae, B vero partem quamdam massae disci minoris, quae partes erunt dimidiae, si disci fuerint cylindri. Simili modo habebit L eiusmodi formam  $Cc^2 + Dd^2$ , atque M talem  $Ee^2 + Ff^2$ . His igitur formis surrogatis erit oneris celeritas, qua mouebitur  $= \frac{abcde(p-\Phi) - b^2 d^2 f q}{a^2 c^2 e^2 (A+P) + b^2 c^2 e^2 (B+C) + b^2 d^2 e^2 (L+E) + b^2 d^2 f^2 (F+Q)}$  ex qua formula facilius casus plurium rotarum euoluentur.

Co-



Corollarium 2.

Si nunc ponatur ratio radii maioris ad minorem in prima rota vt  $k : 1$  seu  $\frac{a}{b} = k$ , atque  $\frac{c}{d} = l$ ; et  $\frac{e}{f} = m$ , erit celeritas oneris  $= \frac{klm(p-\Phi)-q}{k^2 l^2 m^2 (A+B) + l^2 m^2 (B+C) + m^2 (D+E) + F+Q}$

Corollarium 3.

Duobus ergo casibus celeritas oneris potest esse nulla, quorum primus est, si fit  $klm(p-\Phi) = q$ , alter vero si vel  $k$ , vel  $l$ , vel  $m$  fuerit  $= 0$ , illo enim casu numerator evanescit, hoc autem denominator fit infinite magnus. Inter hos autem casus omnes illi continentur, quibus onus actu mouetur.

Corollarium 4.

Dabitur ergo talis rotarum dispositio pro datis potentia et onere, qua onus celerrime mouebitur; quae cum in vsu machinarum maximi fit momenti, operae pretium erit eam inuestigare, id quod in propositione sequente praestabitur.

Propositio 7.

§. Inter omnes machinas, quae ex pluribus constant rotis coniunctis, quarum quaeque sequentem mouet, eam determinare, cuius ope datum onus a data potentia celerrime promoueatur.

Solutio.

Retentis omnibus denominationibus, quibus in praecedente propositione sum vsus, exprimet formula coroll. 2. commodissime celeritatem, qua onus Q ope machinae ex tribus rotis coniunctis compositae a potentia P mouebitur,

M 2

tur,

tur, et quae facillime ad quemcunque rotarum numerum accommodari potest. Erit ergo celeritas oneris =  $\frac{klm(p-\Phi)-q}{kl^2m^2(A+P)+l^2m^2(B+C)+m^2(D+E)+F+Q}$  quae maxima est reddenda positis  $p, q, P$  et  $Q$  constantibus. Ponamus autem quoque quantitates  $A, B, C, D, E, F$  constantes, quae ex massis maiorum et minorum discorum, ex quibus rotae constant, determinantur. Quanquam enim haec quantitates a diametris rotarum pendent, atque istae diametri etiamnum sunt incognitae, tamen quoque a crassitie pendent, quae est arbitraria, et hanc ob rem sine errore pro constantibus haberi possunt. Praeterea ad illam formam maximam efficiendam, non tam ipsam rotarum et discorum magnitudinem definimus, quam eorum mutuam relationem, numeros scilicet  $k, l$ , et  $m$ , ita ut ab harum variabilitate ipsa discorum quantitas non afficiatur. Sit ergo  $klm = x$ ; numerusque  $x$  indicabit, quoties per machinam totam potentia applicata multiplicetur; atque fit etiam  $lm = y$ , et  $m = z$ . Praeterea sit breuitatis gratia  $p-\Phi = r$ ;  $A+P = K$ ;  $B+C = L$ ;  $D+E = M$  et  $F+Q = N$ , quibus suffectis erit celeritas oneris =  $\frac{rx-q}{Kx^2+Ly^2+Mz^2+N}$  atque numeri  $x, y, z$  ita determinari debent, ut ista expressio maximum obtineat valorem. Facile autem perspicitur celeritatem fore eo maiorem, quo minores sint numeri  $y$  et  $z$ , ita ut hos numeros definire non sit opus. Quamobrem tantum  $x$  per methodum maximorum determinasse sufficiet. Prodit autem ista aequatio  $(Ly^2+Mz^2+N)r = Krx^2 - 2Kqx$ , seu  $x^2 = \frac{2qx}{r} + \frac{Ly^2+Mz^2+N}{K}$  ex qua oritur  $x = \frac{q}{r} + \sqrt{\left(\frac{q}{r}\right)^2 + \frac{Ly^2+Mz^2+N}{K}}$  seu restitutis prioribus valoribus erit  $klm = \frac{q}{p-\Phi} + \sqrt{\left(\frac{q}{p-\Phi}\right)^2 + \frac{(B+C)l^2m^2+(D+E)m^2+F+Q}{A+P}}$  qua aequatione problema soluitur. Q. E. I.

Co.

Corollarium 1.

Si valor ipsius  $x$  inuensus in expressione celeritatis substituatur, prodibit celeritas oneris maxima quaesita =

$\frac{rr}{2Kr\sqrt{\left(\frac{q^2}{r^2} + \frac{Ly^2 + Mz^2 + N}{K} + 2Kq\right)}}$  quam apparet eo maiorem fore, quo minores fiant numeri  $y$  et  $z$ , seu numeri  $l$  et  $m$ .

Corollarium 2.

Ad problema propositum ergo soluendum machinam ita instrui oportet, vt potentiae multiplicatio per totam machinam facta tanta fiat, quanta est inuenta. Rotae autem ipsae quotquot fuerint, ita sunt disponendae, vt eae, prima excepta, potentiam quam minime augeant.

Corollarium 3.

Intelligitur porro, quo minor sit rotarum numerus, eo celerius onus a data potentia promoueri. Cum enim numeri  $y$ ,  $z$ , nec quantitates  $L$ ,  $M$ ,  $N$  neque euanescere neque negativos valores induere queant, manifestum est, quo pauciores litterae  $L$ ,  $M$ ,  $N$ , hoc est quo pauciores rotae adhibeantur, eo celerius onus promoueri posse.

Corollarium 4.

Si igitur aliae circumstantiae machinam plurium rotarum requirant, tum scopus intentus obtinebitur, si in prima rota ratio inter radium maiorem et minorem seu  $k$  tam magna constituatur, quam fieri potest. Si enim  $k$  etiam maior fiat quam  $klm$ , tum ob  $l$  et  $m$  numeros unitate minores, celeritas oneris eo maior euadet.

Scholion.

§. 22. Machinae ex pluribus rotis constantes tum praecipue adhiberi solent, quando per vnam rotam tanta potentiae multiplicatio produci nequit, quanta ad onus mouendum requiritur. His igitur casibus primae rotae radius maior ad minorem maximam, quam fieri potest rationem tenere debet; quo in sequentibus autem rotis ratio inter radios maiores et minores, rationem aequalitatis minime superet. Quando autem aliae circumstantiae plures rotas requirunt, tum data regula maiore vtilitate adhiberi potest, qua in sola prima rota maxima potentiae multiplicatio constitui debet. Hinc nascitur regula summe vtilis pro molis tam ab aqua quam vento mouendis, quae ex sua natura plures rotas non vero virium multiplicationem requirunt. Hoc casu ergo fit inertia potentiae sollicitantis  $P = 0$ ; atque cum nullum onus sit mouendum praeter ipsas rotas erit et  $q$  et  $Q = 0$ ; contritio enim granorum sub frictione comprehendi potest. Vt igitur mola velocissime molat necesse est vt fit  $klm = \frac{\sqrt{(B+C)l^2m^2 + (D+E)m^2 + F}}{A}$ . Accepta igitur maxima ratione inter radium maiorem et minorem primae rotae, quae immediate vel a dente vel aqua agitur,  $l$  et  $m$  ita accipi debent, vt fiat  $A k^2 l^2 m^2 = (B+C)l^2 m^2 + (D+E)m^2 + F$  seu ob  $F = 0$ , quia nullum adest onus erit  $A k^2 l^2 - (B+C)l^2 = D + E$ , ideoque  $l = \frac{\sqrt{(D+E)}}{\sqrt{(A k^2 - B - C)}}$ ; vnde vtilissima structura molarum, ex tribus rotis constantium consequitur. His autem obseruatis erit celeritas qua lapis molaris in gyrum agetur directe vt potentia sollicitans et reciproce vt diameter vltimae rotae: vltimam ergo rotam molae connexam minimam fieri conueniet. Reliquarum machinarum examen, ne nimis sum prolixus, in aliud tempus differam.

Iob.