



1771

Genuina principia doctrinae de statu aequilibrum et motu corporum tam perfecte flexibilium quam elasticorum

Leonhard Euler

Follow this and additional works at: <https://scholarlycommons.pacific.edu/euler-works>

 Part of the [Mathematics Commons](#)

Record Created:

2018-09-25

Recommended Citation

Euler, Leonhard, "Genuina principia doctrinae de statu aequilibrum et motu corporum tam perfecte flexibilium quam elasticorum" (1771). *Euler Archive - All Works*. 410.

<https://scholarlycommons.pacific.edu/euler-works/410>

GENVINA
 PRINCIPLA DOCTRINAE
 DE STATV AEQVILIBRII ET MOTV CORPORVM TAM PERFECTE
 FLEXIBILIVM QVAM ELASTICORVM.

Auctore

L. E V L E R O.

Quae adhuc de figura corporum flexibilium et elasticorum a Geometris in medium sunt allata, non latius quam ad fila simplicia sunt extendenda, in quorum figuram, quam a viribus quibuscunque sollicitata accipiunt est inquisitum, siue ea fila sint perfecte flexibilia, siue rigore quodam seu elasticitate inflexioni resistant. Quae enim passim de curvatura lintei et velorem tradita reperiuntur, eatenus tantum admitti possunt, quatenus has figuras ad curvaturam filii simplicis referre licet. Quin etiam omnia, quae in hoc genere sunt explorata, ad curvas tantum in eodem plano formatas sunt restringenda: quare longissime adhuc sumus remoti a Theoria completa, cuius ope non solum superficierum, sed etiam corporum flexibilium figura definiri queat; atque haec Theoria etiam nunc tantopere abscondita videtur, ut ne prima quidem eius principia adhuc sint evoluta, neque etiam hoc loco meum institutum permittit, ut talem laborem succipiam; sed potius tantum
 fila

fila simplicia siue perfecte flexibilia siue elastica, vti quidem adhuc a Geometris sunt tractata accuratius sum contemplaturus. Quum enim pleraeque solutiones, quae passim super hoc argumento reperiuntur, vel ex principiis tantum particularibus vel saltem non satis clarit et perspicuis sint deductae, operam dabo vt vera et generalia principia, quibus determinatio figurae huiusmodi corporum innititur ita dilucide exponam, vt non solum status aequilibrii, sed etiam motus huiusmodi corporum inde inuestigari queat.

Problema generale.

Si filum siue perfecte flexile siue elasticum et in singulis punctis a viribus quibuscunque sollicitatum ad statum aequilibrii fuerit perductum; pro singulis eius elementis statum siue tensionis, siue inflexionis inuestigare.

Solutio.

Tab. VII. I. Referat hic curua AMB huiusmodi filum a viribus quibuscunque sollicitatum, quod in aequilibrio reperiatur atque fixum sit in terminis A et B, atque manifestum est in singulis huius fili punctis M dari certum tensionis siue inflexionis statum, quem inde intelligere licet, quod si hoc filum alicubi in M resecetur, vtraque portio AM et BM extemplo longe aliam figuram sit acceptura, vnde necessario sequitur in hoc puncto M, quamdiu ambae partes ad-

huc inter se sunt coniunctae, dari quandam vim, quae illi separationi aduersetur, filumque in hoc ipso statu aequilibrum quem supponimus conseruet.

II. Quo istam vim puncto M quasi inhaerentem exploremus fingamus inferiorem partem AM reuera abscindi et quaeramus eas vires, quas in puncto M applicari oportet, vt pars superior BM in eodem plane statu perseueret; haec enim ipsa vis ante recisionem in puncto M extitisse est intelligenda, atque si hanc vim pro singulis fili punctis determinauerimus, nullum est dubium quin verum statum in quo singula elementa nostri fili veisantur, perfecte cognoscamus.

III. Ponamus hanc ipsam vim quam quaerimus, iam esse inuentam et puncto M reuera applicatam, ita vt resecta portione AM, altera portio BM etiamnunc in pristino statu persistat, atque primum obseruo eandem hanc vim ad filum BM in statu suo retinendum requiri etiamsi in puncto quocunque C, filum ope clauis vel vinci figeretur, siquidem haec operatio nihil in eius figura mutet, hocque etiam intelligendum est, si filum simul in pluribus punctis hoc modo figeretur; quare hoc etiam nunc locum habebit, si filum adeo in puncto proximo *m* figatur, nihilo enim minus in puncto M eadem adhuc vi opus erit, ad conseruationem status ac si tota portio BM esset libera atque in solo puncto B fixa. IV.

IV. At si filum BM in puncto m , vt modo diximus ope vinculae figatur, ita vt nunc solum elementum Mm liberum relinquatur, ei alias vires applicare non licet, nisi quae id vel ex m auellere vel circa m inflectere conarentur, vnde iam manifestum est, si filum propositum fuerit perfecte flexile, in puncto M nullam vim inflectentem admitti posse, quoniam alioquin e vestigio hoc elementum Mm circa m inflecteretur adeoque non in suo statu conseruaretur. Hoc ergo casu perfectae flexibilitatis, vis illa quam quaerimus in puncto M applicanda necessario secundum ipsam directionem Mm , sollicitare debet, sicque eius directio erit ipsa mMT .

V. At si filum nostrum fuerit elasticitate praeditum, tum sola vis secundum tangentem MT non sufficiet elemento Mm in situ suo retinendo, siquidem in puncto m fuerit incuruatum, et quia incuruatio vim quandam inflectentem postulet, vtrum autem hic incuruatio detur ex tangente proxima mt iudicari debet, idque ex angulo elementari Tmt , quippe cui incuruatio censetur proportionalis, quare, si elasticitas filo insit, vis ea quam quaerimus non solum secundum tangentem MT erit directa, sed etiam vis quaedam obliqua adesse debet, cuius momentum incuruationem in puncto m sustinere valeat.

VI. His perpensis intelligimus puncto M praeter vim
tan-

tangentialem secundum MT , aliam insuper applicatam concipi debere; quae sit VP normalis scilicet ad tangentem MT . Hoc enim menti ita repraesentare licet, quasi elemento mM primo virga rigida mT esset annexa, tum vero illi in puncto V insuper vis normalis VP applicata, ita ut vis illa quam quaerimus manifesto reuocetur ad duas vires, quarum altera agat secundum tangentem MT , altera vero ad hanc sit normalis in certo quodam puncto V .

VII. Vocemus igitur vim illam priorem, quae secundum directionem tangentis agit $= T$, alteram vero huic normalem $VP = V$, at pro eius applicatione interuallum $MV = v$, vbi notari oportet, si filum omni elasticitate careat, seu perfecte sit flexile, tum vim normalem V euanescere debere, neque propterea interuallum v in calculum ingredi, at si filum fuerit elasticum, tum curuatura in puncto m , quae ex angulo elementari Tmt aestimatur, certum virium momentum postulabit, ex indole elateris definiendum, cui aequale esse debet momentum vis normalis VP , quod est Vv , quoniam elementum Mm est euanescentes, sicque ex natura fili propositi, momentum Vv determinatur.

VIII. Constitutis his duabus viribus T et V cum interuallo v pro puncto M , transferamus ea secundum principia differentialium ad punctum proximum m , vocato ele-

mento $Mm = ds$, atque ducta tangente mt , vis secundum hanc tangentem mt erit $= T + dT$, et vis normalis $vp = V + dV$, tum vero interuallum $mv = v + dv$. Hae ergo vires natura sua ita sunt comparatae, vt facta recisione in puncto m portionem reliquam Bm in eodem statu retineant, perinde ac duae priores vires T et V puncto M applicatae eundem effectum producant, quem ante recisionem portio AM in punctum M exeruerat.

IX. Quum igitur vires T et V respectu puncti M aequivaleant omnibus viribus, quibus portio AM in punctum M agit, similique modo vires proximae $T + dT$ et $V + dV$, cunctis viribus portionis Am aequivaleant, necesse est vt hae posteriores aequivaleant prioribus vna cum viribus elementaribus ipsi elemento Mm applicatis, quoniam hoc aggregatum complectitur vires portioni Am et insuper vires ipsi elemento Mm applicatas, quibus simul sumtis, illae vires suis differentialibus auctae aequivalere debent. Quaecunque autem vires elementum Mm afficiant, eas per resolutionem semper ad duas revocare licet, quarum altera agat secundum directionem Mm , altera vero huic sit normalis, secundum mr et quia hae vires, caeteris paribus ipsi elemento $Mm = ds$ sunt proportionales, ponamus vim tangentialem secundum $Mm = pds$ et vim normalem secundum $mr = qds$, perinde enim est in quonam huius elementi puncto, siue m siue M haec posterior vis applicetur, quibus positis vires illae T et V vna cum his elementaribus

pds et qds , simul sumtae aequivalere debent viribus sequentibus $T + dT$ et $V + dV$; unde insignes relationes orientur, quas sollicitè inuestigari oportet.

X. In hunc finem ante omnia angulus elementaris Tmt in calculum introduci debet, qui si vocetur $= d\Phi$, et radius osculi curvae in puncto $m = r$, constat esse $d\Phi = \frac{ds}{r}$, ita vt hic angulus ex curvatura innotescat. Nunc consideremus primo vim tangentialem secundum mt quae est $= T + dT$, et resoluta secundum directiones mT et MR , dat pro directione $MT = (T + dT) \cos. d\Phi = T + dT$, et secundum directionem $mR = (T + dT) \sin. d\Phi = T d\Phi + dT d\Phi$. Altera autem vis $vp = V + dV$ ad directionem mT applicata, seu puncto applicationis in u translato, manente eadem vi $up = V + dV$, dabit $mu = mv = v + dv$, et haec vis secundum directionem uT et ad eam normalem us resoluta, dat vim secundum $uT = (V + dV) \sin. d\Phi = (V + dV) d\Phi$, et vim sec. $us = V + dV$, sicque ambae illae vires $T + dT$ et $V + dV$, nunc reductae sunt ad vires:

I^o. vim sec. $MT = T + dT$ et II^o. sec. $mR = T d\Phi + dT d\Phi$,
III^o. sec. $uT = (V + dV) d\Phi$ et IV^o. sec. $us = V + dV$.

XI. Hae igitur quatuor vires aequivalere debent, his quatuor viribus iunctim sumtis:

I^o. sec. $MT = T$, II^o. sec. $VP = V$,
III^o. vi elementari sec. $mM = pds$ et IV^o. sec. $mr = qds$,

quare hinc primo tangenciales secundum mT agentes, seorsim inter se debent aequari, vnde nascitur haec aequatio:

$$T + dT + Vd\phi + dV \cdot d\phi = T + pds,$$

ex qua concluditur

$$dT + Vd\phi = pds.$$

Secundo vires normales quatenus in eandem partem tendunt, seorsim debent esse aequales, vnde fit

$$-(T + dT)d\phi + dV = V + qds, \text{ hincque}$$

$$dV - Td\phi = qds.$$

Tertio vero insuper requiritur, vt etiam momenta virium normalium, inter se conueniant, sumtis igitur momentis respectu puncti m , prodit haec aequatio:

$$-(T + dT)d\phi \cdot o + (V + dV)(v + dv) = V(v + ds) + qds \cdot o,$$

vnde concluditur

$$vdV + Vdv = Vds, \text{ siue } d \cdot Vv = Vds,$$

atque his tribus aequationibus omnia continentur, quae ad problematis nostri solutionem pertinent.

XII. Hoc iam problemate resoluta, facile omnes casus quomodocunque vires sollicitantes fuerint comparatae, dummodo in idem planum cadant expedite euolui poterunt, id quod pro duobus casibus principalibus quorum prior continet fila perfecte flexibilia, alter vero aequabiliter elastica, distincte explicemus.

Casus primus pro filis perfecte flexibilibus.

Iam observauimus hoc casu vires normales V euanes-
cere debere, quo pacto tertia aequatio inuenta sponte dis-
paret, duae priores vero nobis suppeditant has aequationes:

$$I^{\circ}. dT = pds \text{ et } II^{\circ}. -T d\Phi = qds,$$

quibus omnes curuae, quas fila perfecte flexibilia induere
possunt a quibuscunque viribus in eodem plano fuerint
sollicitata, facili calculo inuestigari possunt; id quod dein-
ceps aliquot exemplis illustrabimus. Ceterum hic obser-
vasse iuuabit, si tensio eliminetur, ob $T = \int pds$ et $T = -\frac{qds}{d\Phi}$
obtineri hanc aequationem $d\Phi = -\frac{qds}{\int pds}$, quae tantum
quantitates cognitae seu datas complectitur, quia vires p
et q quouis casu praescribuntur.

Casus Secundus pro filis vniformiter elasticis.

XIII. Assumimus hic filum in singulis punctis pari
elasticitatis gradu esse praeditum et in statu naturali si-
tum rectum tenere, siue in lineam rectam esse extensum,
vbique igitur ipsa elasticitas, proportionalis erit curuaturae
directe siue radio osculi reciproce, ita vt momentum
ad angulum $d\Phi$ requisitum, proportionale sit formulae $\frac{d\Phi}{ds}$,
quare si hoc momentum per $\frac{d\Phi}{ds}$ exprimamus, ita vt A de-
notet certam quantitatem constantem, ante omnia debet
esse $Nv = A \cdot \frac{d\Phi}{ds}$, cum qua aequatione insuper tres illas

in-

inuentas coniungi oportet, quae sunt:

$$\text{I}^{\circ}. dT + Vd\Phi = pds; \quad \text{II}^{\circ}. dV - Td\Phi = qds;$$

$$\text{III}^{\circ}. dVv = Vds,$$

ex qua vitima aequatione, statim concluditur:

$$Ad \cdot \frac{d\Phi}{ds} = Vds,$$

vnde si elementum ds constans sumatur, elicitur $V = \frac{Ad\Phi}{ds^2}$,

hincque porro $v = \frac{dsd\Phi}{d\Phi}$, qui valores in aequatione I. substituti praebent:

$$dT = pds - \frac{Ad\Phi ds}{ds^2},$$

ideoque integrando

$$T = \int pds - \frac{Ad\Phi^2}{2ds^2},$$

aequatio vero II. dat

$$V = \frac{Ad^3\Phi}{d\Phi ds^2} - \frac{qds}{d\Phi},$$

qui duo valores inuicem aequati, aequationem suppeditant pro curua quaesita, quae erit:

$$\frac{2Ad^3\Phi + Ad\Phi^3}{ds^2} = 2d\Phi \int pds + 2qds,$$

vbi notasse iauabit angulum elementarem $d\Phi$, implicare differentialia secundi gradus vnde terminus $d^3\Phi$ ad differentialia quarti gradus assurget.

XIV. His duobus praecipuis casibus expeditis, non difficile erit solutionem nostram etiam ad alios casus accommodare, vbi filum vel ob diuersam crassitiem, vel diuersam materiem non vbique est aequae elasticum, vel etiam

etiam vbi in statu suo naturali non situm rectum tenet, sed secundum curvam quamcunque datam sit formatum, quocirca adhuc duos casus sequentes adiungamus.

Casus Tertius pro filis inaequaliter elasticis.

XV. Talis inaequalitas scilicet locum habere potest, si vel ipsum filum non vbi que sit aequae crassum etiamsi ex eadem constet materia, vel si adeo ex diuersis materiis fuerit compositum, hoc igitur casu elasticitas in singulis punctis, non simpliciter formulae $\frac{d\phi}{ds}$ erit proportionalis, sed praeterea a functione quadam pendeat, ad punctum quoduis M pertinente, vnde manifestum est hanc functionem per ipsam portionem fili AM = s, determinari debere, sit igitur S ista functio elasticitatem absolutam definiens, atque loco constantis illius A, casu praecedente hic scribi oportebit S, sicque tota solutio sequenti modo se habebit: Ante omnia debet esse $Vv = \frac{s^2 d\phi}{ds}$, cui insuper vt ante adiungi conuenit has tres:

I^o. $dT + Vd\phi = pds$; II^o. $dV - Td\phi = qds$; III^o. $dVv = Vds$, ex vltima aequatione statim concluditur:

$$V = \frac{s d d\phi + ds d\phi}{ds^2},$$

posito elemento ds constante, hincque vicissim:

$$V = \frac{s d\phi ds}{s d d\phi + ds \cdot d\phi},$$

qui valores in aequatione I^a. substituti dant:

dT

$$dT = \bar{p} ds - \frac{(sd\phi dd\phi + dsd\phi^2)}{ds^2},$$

quam formulam autem nunc integrare non licet, etiamsi integrale $\int p ds$ concederetur. Ex II^a. autem colligimus

$$T = \frac{sd^3\phi + 2dsd\phi dd\phi + ddsd\phi}{ds^2 \cdot d\phi} - \frac{q ds}{d\phi},$$

nunc igitur huius valoris differentiale priori aequari deberet, vt aequatio inter elementa curvae obtineatur, quem laborem autem hic in genere suscipere superfluum foret.

Casus Quartus pro filis elasticis, quae in statu naturali curvaturam habent datam.

Tab. VII. XVI. Hactenus assumimus fila elastica, quorum curvaturam inuestigauimus, statu suo naturali in directum esse extensa, nunc autem eiusmodi fila consideremus, quae iam in statu naturali certam quandam curuam exhibeant. Sit igitur figura 2, curua AMB ea figura, quam filum in statu naturali tenet, quae quum sit cognita, vocetur radius osculi in puncto M = r existente arcu AM = s , ita vt r spectari possit tamquam functio ipsius s , cuius quippe natura, figurae naturalis indoles determinatur.

XVII. Quodsi nunc hoc filum a viribus quibuscunque ad figuram (fig. 1.) AMB fuerit perductum, atque in puncto m curuatura ad angulum elementarem $Tmt = d\phi$ fuerit redacta, tum eatenus tantum virium momento opus erit

erit ad hanc curvaturam producendam, quatenus formula $\frac{d\phi}{ds}$ discrepat ab $\frac{1}{r}$, quam ob rem solutiones praecedentes ad hunc casum accomodabuntur, si modo in formula momentum elasticitatis exprimente loco $\frac{d\phi}{ds}$, scribatur $\frac{d\phi}{ds} - \frac{1}{r}$, assumamus autem hic elasticitatem absolutam per totum filum esse aequabilem ita vt habeamus, hanc formulam: $Vv = A \left(\frac{d\phi}{ds} - \frac{1}{r} \right)$: cum qua tres reliquas aequationes coniungi oportet.

XVIII. Quoniam igitur $Vv = A \left(\frac{d\phi}{ds} - \frac{1}{r} \right)$, ex tertia aequatione statim colligimus, sumto elemento ds constante:

$$V = A \left(\frac{d^2\phi}{ds^2} + \frac{dr}{r^2 ds} \right) \text{ et } v = \frac{r \ddot{a}s (r d\phi - ds)}{r^2 \frac{d\phi}{ds} - ds \cdot dr}$$

Inuenito autem valore V , I^{ma} aequatio praebet: $dT = pds - Vd\phi$, secunda vero $T = \frac{dV - qds}{d\phi}$, ex quorum valorum comparatione, determinatio curvae est petenda.

XIX. Quodsi filum in statu naturali secundum arcum circulare fuerit incurvatum, vt sit r quantitas constans, ponatur $r = a$ atque ex praecedentibus formulis maniscemur:

$$V = A \frac{d^2\phi}{ds^2}, \quad v = \frac{a d\phi ds - \dot{a}s^2}{a d\phi}$$

praeterea vero habebimus:

$$dT = pds - \frac{A d\phi d^2\phi}{ds^2}, \text{ siue } T = \int pds - \frac{A \cdot d\phi^2}{2 ds^2}$$

at vero est ex II^a:

$$T = \frac{dV - qds}{d\phi} = \frac{A d^3\phi - q ds^2}{ds^2 \cdot d\phi}$$

vnde patet aequationem finalem non inuoluere quantita-
tem a , eamque demum in integrationibus in calculum in-
moduci debere, quatenus ea scilicet in momento Vv oc-
currit, quippe quod momentum in extremitatibus fili est
spectandum.

Applicatio ad casus particulares.

XX. Vires sollicitantes, quaecunque demum fuerint,
hactenus ita sumus contemplati, vt singulis fili elementis
 $Mm = ds$, duas assignauerimus vires, alteram secundum
directionem tangentis $mMT = pds$, alteram vero secundum
directionem normalem $mn = qds$, quaecunque enim aliae
vires elementares in hoc elementum agant, eas semper ad
has duas directiones reuocare licet, quandoquidem hic tan-
tum curuas in eodem plano formatas consideramus, ideo-
que vires extra hoc planum tendentes excludimus.

XXI. Nunc demum curuas in quarum inuestigatione
versamur ad certas coordinatas reuocemus, quae sint $AX = x$
et $XM = y$, earumque differentialia $Xx = Mn = dx$ et
et $my = dy$, ita vt sit $ds = \sqrt{(dx^2 + dy^2)}$. Nunc vero
etiam perspicuum est, si vocemus angulum $XMT = \Phi$,
tum proditurum esse angulum elementarem $Tmt = d\Phi$ om-
nino vti supra assumimus, hinc ergo erit $\sin \Phi = \frac{dy}{ds}$ et
 $\cos \Phi = \frac{dx}{ds}$, siue vicissim $dx = ds \cdot \cos \Phi$ et $dy = ds \cdot \sin \Phi$.

XXII. Quodsi iam omnes vires, quae in elementum Mm agunt reductae sint secundum directiones fixas coordinatarum, quarum vna sollicitans in directione XA sit $= Pds$, altera vero in directione $MX = Qds$ ex his duabus viribus, nascetur vis tangentialis, secundum directionem MT

$$= (P \sin. \Phi + Q \cos. \Phi) ds = p ds,$$

ita vt sit $p = P \sin. \Phi + Q \cos. \Phi$, vis autem normalis inde nata secundum mr

$$= (Q \sin. \Phi - P \cos. \Phi) ds = q ds,$$

ita vt sit $q = Q \sin. \Phi - P \cos. \Phi$, his igitur notatis exempla quaedam illustriora, nostro methodo euoluamus.

Pr o b l e m a I.

Si filum fuerit perfecte flexile, et per totam longitudinem aequaliter crassum, inuenire curuam, quam hoc filum, ex duobus punctis suspensum et a sola grauitate sollicitatum, formabit, sine inuenire curuam catenariam.

S o l u t i o.

XXIII. Statuatur hic axis AX verticalis sursum di- Tab. VII.
rectus, vt applicata $XM = y$, fiat horizontalis, hic igitur Fig. 5.
sola vis P in computum venit, existente $Q = 0$, quae
quum sit vis grauitatis et filum vbique sit aequabile, si
eius portionis cuius longitudo $= b$, pondus vocetur B ,
tum portionis seu arcus $AM = s$, pondus erit $\frac{sB}{b}$, ideoque
pondus elementi Mm erit $\frac{B ds}{b}$, cui aequari debet vis illa

Ddd 2

$Pds,$

Pds , sit autem breuitatis gratia $\frac{B}{b} = \beta$, vt fiat $P = \beta$, atque ob $q = 0$ habebimus $p = \beta \sin \Phi$, $q = -\beta \cos \Phi$ idēoque $pds = \beta dx$ et $qds = -\beta dy$. Quoniam hoc problema ad primum casum pertinet, habebimus sequentes formulas:

$$\text{I}^{\circ}. dT = \beta dx \text{ et } \text{II}^{\circ}. + Td\Phi = \beta dy.$$

Ex priore fit $T = \beta x + C$, idēoque hinc pro curua colligimus

$$\beta x d\Phi + C d\Phi = \beta dy.$$

Ad hanc aequationem resolvendam ponamus statim $dy = u dx$,

fietque $ds = dx \sqrt{(1+uu)}$, hinc $\sin \Phi = \frac{1}{\sqrt{(1+uu)}}$ et

$\cos \Phi = \frac{u}{\sqrt{(1+uu)}} \therefore$ vnde elicitur $d\Phi = \frac{-du}{1+uu}$, quo valore

substituto aequatio nostra erit $\frac{-du(\beta x + C)}{1+uu} = \beta u dx$; idēoque

$\frac{\beta dx}{\beta x + C} = \frac{-du}{u(1+uu)} = \frac{-du}{u} + \frac{ndu}{1+uu}$, vnde integrandō consequimur

$\text{Log.}(\beta x + C) = \text{L} \frac{\sqrt{(1+uu)}}{u} + \text{L} D$, seu $\beta x + C = D \frac{\sqrt{(1+uu)}}{u}$,

vnde $u = \frac{D}{\sqrt{((\beta x + C)^2 - DD)}}$ hincque $dy = \frac{D dx}{\sqrt{((\beta x + C)^2 - DD)}}$,

quae est aequatio differentialis inter coordinatas x et y pro

catenaria, cuius constructio pendet vti constat a loga-

rithmis, siquidem hinc fit $\frac{\beta y}{D} = \text{L} \frac{\beta x + C + \sqrt{((\beta x + C)^2 - DD)}}{D}$

praeterea verō notasse iuuabit, hinc fore:

$$ds = \frac{(\beta x + C) dx}{\sqrt{((\beta x + C)^2 - DD)}}$$

ita vt sit $D ds = (\beta x + C) dy$, indē vero integrandō

colligimus $\beta s = \sqrt{((\beta x + C)^2 - DD)} + E$ vbi βs denotat

ipsum pondus arcus $AM = s$.

XXIV. Inuenta hac aequatione generali consideremus

etiam ipsam illam vim T , quae tensionem elementi Mm

exhibet, quae vis ex praecedentibus erit $\beta x + C$, ita ut in eo loco ubi $x = 0$, haec tensio fiat $= C$, et quo altius filum ascendit eo fortior euadit eius tensio. Quae nunc constantes propius definiamus, sumamus primo initium abscissarum in ipso puncto A, ubi ipsa curua axem secat, ita ut fiat $x = 0$, $y = 0$ quin etiam $s = 0$. Hinc consequimur :

$$\frac{\beta y}{D} = L \cdot \frac{\beta x + C + \sqrt{((\beta x + C)^2 - DD)}}{C + \sqrt{(CC - DD)}} \text{ et}$$

$$\beta s = \sqrt{((\beta x + C)^2 - DD)} - \sqrt{(CC - DD)}.$$

Si praeterea verticem A ibi constituamus, ubi tangens curuae fit horizontalis, ut sumto $x = 0$ sit $\frac{dy}{dx} = \infty$, ideoque $D = C$, seu $dy = \frac{C dx}{\sqrt{(2C\beta x + \beta\beta xx)}}$, quae si ponamus $C = \beta a$, abit in $dy = \frac{a dx}{\sqrt{(2ax + xx)}}$, vnde fit $y = aL \frac{x+a+\sqrt{(2ax+xx)}}{a}$, et arcus $AM = s = \sqrt{(2ax + xx)}$, ita ut sit $dy = \frac{a dx}{s}$, siue $dy : dx :: a : s$, tum vero erit tensio in puncto imo A $= \beta a$, tensio vero in puncto M $= \beta (x + a)$.

XXV. Hinc si funis aequabilis in duobus punctis ae- Tab. VII.
que altis M et N, fuerit fixus et pondere suo curuam Fig. 6.
MAN induerit, pro eius figura autem dentur primo sagitta seu profunditas $AX = x$, deinde vero etiam dimidia longitudo totius funis $AM = s$, cuius pondus sit βs , hinc omnia, quae huc pertinent poterunt determinari. Primo autem reperitur $a = \frac{ss - xx}{2x}$, vnde statim innotescit distantia horizontalis :

$$XM = XN = y = \frac{ss - xx}{2x} \mathcal{L} \frac{s+x}{s-x}$$

Tertio anguli quo funis in punctis M et N ad horizontem inclinatur tangens seu tang. AMX = tang. ANX = $\frac{2sx}{ss - xx}$ hincque tang. $\frac{1}{2}\Phi = \frac{x}{s}$. Denique vero tensio in imo puncto A erit $\beta \frac{(ss - xx)}{2x}$; tensio vero in punctis supremis M et N prodit $\beta \frac{(ss + xx)}{2x}$ vnde patet, quo minor fuerit profunditas AX = x pro eadem funis longitudine, eo maiorem requiri tensionem in punctis M et N ita vt funis prorsus in directum extendi nequeat, nisi a vi infinita, vbi notasse iuuabit si altitudo x fuerit valde exigua respectu arcus s, tum ob

$$\mathcal{L} \frac{x+s}{x-s} = \frac{2x}{s} + \frac{2x^3}{3s^3} + \frac{2x^5}{5s^5} \text{ etc. fore}$$

$$MX = y = s - \frac{2xx}{3s} - \frac{2x^4}{3 \cdot 5 \cdot s^3}$$

Problema II.

Si filum perfecte flexile et aequaliter crassum, vento exponatur, definire curuam, quae ipsi a vi venti inducatur, mentem abstrahendo a gravitate ipsius fili, siue investigare curuam velariam.

Solutio.

Tab. VII. XXVI. Statuatur axis AX horizontalis, vt directio Fig. 7. venti VM ipsi fiat parallela, sitque AM curua quaesita, in cuius elementum Mn ventus ferit sub angulo VMm = 90° - Φ. Ponatur k altitudo celeritati venti debita atque constat eius

eius vim in datam basin ds aequalem fore ponderi columnae aëreae, cuius basis sit $= ds$, altitudo vero $= h \cos. \Phi^2$, quicquid autem sit quoniam hic de vi absoluta non sumus solliciti, sufficit nosse hanc vim esse proportionalem formulae $ds \cdot \cos. \Phi^2$, quoniam igitur haec vis normalis est in ipsam curvam, inde nulla nascitur tangentialis eritque $p ds = 0$, atque ipsa iam dabit vim illam elementarem normalem, quia autem directionem habet contrariam ponamus $q ds = -\beta ds \cdot \cos. \Phi^2$.

XXVII. Quare quum hoc problema etiam ad casum primum referatur habemus :

I^o: $dT = 0$, ideoque $T = C$, II^o: vero $C d\Phi = \beta ds \cdot \cos. \Phi^2$, unde colligitur haec aequatio $\frac{C d\Phi}{\cos. \Phi^2} = \beta ds$, quae integrata praebet $C \text{ tang. } \Phi = \beta s + D$, at vero est $\text{tang. } \Phi = \frac{dx}{dy}$, ita ut pro velaria habeatur ista aequatio $\frac{C dx}{dy} = \beta s + D$. Unde iam intelligitur hanc curvam non discrepare a praecedente funicularia, nisi quod hic axis AX sit horizontalis, quum in casu praecedente esset verticalis. Ut autem aequationem inter coordinatas eruamus, primam aequationem $\frac{C d\Phi}{\cos. \Phi^2} = \beta ds$ multiplicemus per $\sin. \Phi$, et quia $ds \sin. \Phi = dx$ integratio dabit $\frac{C}{\cos. \Phi} = \beta x + D$, unde quum sit $\cos. \Phi = \frac{dy}{ds}$, habebimus hanc aequationem $C ds = dy (\beta x + D)$, hincque $dy = \frac{C dx}{\sqrt{((\beta x + D)^2 - CC)}}$; tum vero erit $\beta s = \sqrt{((\beta x + D)^2 - CC)} + E$,

pro-

prorsus vt in solatione praecedente, quocirca si axis AX quasi per medium veli A transeat, vbi tangens curuae est verticalis, sumi debet $C = D$, ponatur autem porro $C = D = \beta a$, fietque pro hac curua:

$$dy = \frac{a \, dx}{\sqrt{(2ax + xx)}}; \quad y = aL \frac{x + a + \sqrt{(2ax + xx)}}{a};$$

ipse arcus $AM = s = \sqrt{(2ax + xx)}$ et tensio in puncto $M = \beta a$, quae in omnibus punctis est eadem. Ceterum quae supra de catenaria obseruauimus hic etiam locum habebunt.

Problema III.

Si filum aequabile, vbique fuerit aequaliter elasticum atque adeo grauitatis expers, idque duabus viribus quibuscunque eius terminis A et B vtcunque applicatis incuruetur, naturam huius curuae AMB inuestigare, siue naturam curuae elasticae definire.

Solutio.

Tab. VII. XXVIII. Quia praeter vires ipsis terminis A et B applicatas, nullas vires quae seorsim in singula elementa agunt admittimus, vires illae elementares pds et qds euanescent, ideoque ex casu secundo, quo hoc problema est referendum, sequentem solutionem elicimus, ante omnia $Vv = \frac{A \, d\Phi}{a \, s}$ tam vero praeterea:

$$I^{\circ}. dT + Vd\Phi = 0; \quad II^{\circ}. dV - Td\Phi = 0; \quad III^{\circ}. d.Vv = Vds.$$

Ex

Ex tertia statim colligimus sumto elemento ds constante,
 $V = \frac{A dd\Phi}{d s^2}$, qui valor in Γ^{ma} et Π^{da} substitutus praebet:

$$dT + \frac{A d\Phi du}{d s^2} = 0; \quad T = \frac{A d^3\Phi}{d\Phi \cdot d s^2},$$

prioris integrale manifesto est $T = B - \frac{A d\Phi^2}{2 d s^2}$, sicque elimi-
 nando T assequimur $\frac{2A d^3\Phi}{d\Phi} + A d\Phi^2 = 2B ds^2$, quae per $\frac{4d\Phi dd\Phi}{A}$

multiplicata praebet: $8dd\Phi d^3\Phi + 4d\Phi^3 \cdot dd\Phi = \frac{8B}{A} \cdot ds^2 \cdot d\Phi dd\Phi$,
 cuius integrale est $4dd\Phi^2 + d\Phi^4 = \frac{4B}{A} \cdot ds^2 \cdot d\Phi^2 + C ds^4$ vnde elicitur

$$dd\Phi = \sqrt{\left(\frac{C}{4} ds^4 + \frac{B}{A} ds^2 d\Phi^2 - \frac{1}{4} d\Phi^4\right)}.$$

Statuatur nunc $d\Phi = u ds$, vt obtineamus hanc aequationem:

$$du = ds \sqrt{\left(\frac{C}{4} + \frac{B}{A} \cdot uu - \frac{1}{4} u^4\right)} \quad \text{sive} \quad ds = \frac{du}{\sqrt{\left(C + \frac{4B}{A} uu - u^4\right)}}.$$

Verum hoc modo calculus fit nimis molestus, vnde ab ini-
 tio eum magno commodius instituamus.

XXIX. Quoniam $p = 0$ et $q = 0$, ambae aequationes I.
 et II. quae sunt $dT + Vd\Phi = 0$; $dV - Td\Phi = 0$, tres
 tantum continent variables T , V et $d\Phi$ ex quibus elimi-
 nando $d\Phi$ elicimus $TdT + VdV = 0$ vnde fit $TT + VV = CC$
 et $T = \sqrt{CC - VV}$, qui in secunda substitutus prae-
 bet $dV = d\Phi \sqrt{CC - VV}$, sive $d\Phi = \frac{dV}{\sqrt{CC - VV}}$, vnde
 denuo integrando, Ang. cui. sin. $\frac{V}{C} = \Phi + D$ hincque
 $V = C \sin.(\Phi + D)$ et $T = C \cos.(\Phi + D)$. Quod hic ad
 angulum Φ attinet cuius differentiale tantum $d\Phi$ in no-
 stras formulas principales ingreditur eius determinatio pen-

det a certa quadam directione fixa, quae quum penitus arbitrio nostro relinquatur ea ita capiatur vt fiat $D = 0$, sicque iam adepti sumus has duas formulas satis simplices $V = C \sin. \Phi$ et $T = C \cos. \Phi$, his autem litteris binae illae vires exprimentur, quibus status cuiusque elementi Mm definitur, quae ergo vbique ita sunt comparatae vt sit $TT + VV = CC$ siue vis illis aequivalens constans.

XXX. His inuentis iam supra vidimus ex tertia aequatione fieri $V = \frac{A d \Phi}{ds} = C \sin. \Phi$, sumto ds constante, quae per $2d\Phi$ multiplicata et integrata praebet: $\frac{Ad\Phi^2}{ds^2} = B - 2C \cos. \Phi$, hincque $\frac{d\Phi}{ds} = \sqrt{\left(\frac{B - 2C \cos. \Phi}{A}\right)}$, siue $ds = \frac{d\Phi \sqrt{A}}{\sqrt{(B - 2C \cos. \Phi)}}$, quae aequatio duas tantum variables continet Φ et s , vbi s denotat arcum curuae AM a puncto quodam fixo computatum; angulus Φ vero exprimit amplitudinem huius arcus. Deinde possumus etiam radium osculi curuae definire, qui si ponatur $= r$, ob $d\Phi = \frac{ds}{r}$, aequatio inuenta ostendit fore $r = \frac{\sqrt{A}}{\sqrt{(B - 2C \cos. \Phi)}}$, vnde patet sumto $\Phi = 0$, fieri radium osculi $r = \sqrt{\frac{A}{B - 2C}}$.

XXXI. Hinc etiam facile possumus progredi ad coordinatas orthogonales, si enim axem AX ita ducamus vt fiat angulus $AMX = \Phi$, tum quia $dx = ds \sin. \Phi$, et $dy = ds \cos. \Phi$ sequentem habebimus aequationem:

$$dx = \frac{d\Phi \sin. \Phi \cdot \sqrt{A}}{\sqrt{(B - 2C \cos. \Phi)}}$$

quae

quae aequatio integrata praebet:

$$x = \frac{\sqrt{(A(B-2C \cos \Phi))}}{C} + \text{Const.},$$

quare si punctum A ibi assumimus vbi axis in curuam erit normalis, tum vtique arcus AM amplitudo erit aequalis Φ , at quia nunc amplitudine Φ euanescente abscissa x sit $= 0$, constante postrema debito determinata habebitur:

$$x = \frac{\sqrt{(A(B-2C \cos \Phi))}}{C} = \frac{\sqrt{(A(B-2C))}}{C},$$

vnde colligimus

$$\cos. \Phi = 1 - x \frac{\sqrt{(A(B-2C))}}{A} = \frac{C}{2A} \cdot xx,$$

quo haec aequatio concinnior reddatur statuamus

$$\cos. \Phi = 1 - \frac{x}{a} = \frac{xx}{aa}$$

fietque

$$B = \frac{(4n+1)A}{aa} \text{ et } C = \frac{2nA}{aa},$$

sicque intento angulo Φ per abscissam x , ambae vires statim prodeunt

$$V = \frac{2nA}{aa} \sin. \Phi \text{ et } T = \frac{2nA}{aa} \cos. \Phi.$$

XXXII. Deinde quia supra habebamus:

$$\frac{d\Phi}{ds} = \frac{\sqrt{(B-2C \cos \Phi)}}{\sqrt{A}} \text{ erit } \frac{d\Phi}{ds} = \frac{\sqrt{(4n+1-4n \cos \Phi)}}{a},$$

hincque

$$V v = \frac{A \sqrt{(4n+1-4n \cos \Phi)}}{a},$$

ideoque

$$v = \frac{a \sqrt{(4n+1-4n \cos \Phi)}}{2n \sin. \Phi},$$

vnde vires quibus singula elementa afficiuntur nunc perfecte innotescunt. Denique, quoniam

$$\cos. \Phi = \frac{dy}{ds} \text{ et } \sin. \Phi = \frac{dx}{ds} \text{ erit } dy = dx \cot. \Phi,$$

vbi si loco $\cos. \Phi$ valor substituatur oriatur:

$$\frac{dy}{dx} = \frac{aa - ax - nxx}{\sqrt{(2a^3x + (2n-1)axx - 2nax^3 - n^2x^4)}}$$

sicque inter coordinatas habebitur haec aequatio differentialis:

$$dy = \frac{(aa - ax - nxx) dx}{\sqrt{(2a^3x + (2n-1)axx - 2nax^3 - n^2x^4)}}$$

XXXIII. Quò autem clarius intelligatur, quam variae curvarum species hic locum inuenire possint, consideretur illa aequatio inter amplitudinem Φ et radium osculi r inuenta:

$$r = \frac{a}{\sqrt{(4n+1 - 4n \cos. \Phi)}}$$

vel quod eodem redit valor supra pro abscissa inuentus:

$$x = \frac{a\sqrt{(4n+1 - 4n \cos. \Phi)}}{2n} - \frac{a}{2n}, \text{ ita vt sit } x = \frac{aa}{2nr} - \frac{a}{2n},$$

quam eximiam proprietatem omnibus elasticis communem probe notari conuenit. Totum negotium ad formulam hanc irrationalem reducitur:

$$\sqrt{(4n+1 - 4n \cos. \Phi)} = \sqrt{(1 + 8n \sin. \frac{1}{2}\Phi^2)},$$

vbi imprimis spectandum est, an coëfficiens $8n$, sit positius an negatiuus, vel maior vel minor vnitare. Primum enim perspicuum est, si $8n$ fuerit numerus positius puta $=m$, tum formulam $\sqrt{(1 + m \sin. \frac{1}{2}\Phi^2)}$ semper esse realem, ideoque angulum Φ per omnes valores crescere posse; sin autem fiat $8n = 0$, elasticam fore circulum ob $r = a$. Si autem $8n$ fuerit numerus negatiuus, duos casus considerari oportet: alterum, quo vnitare fit minus, alterum, quo maius, priori casu quo $8n = -m$ et $m < 1$, formula

✓

$\sqrt{1 - m \sin \frac{1}{2}\Phi^2}$, etiam nunc per omnes valores ipsius Φ variari potest, id quod vsque ad valorem $m=1$ valet, quo casu erit $r = a \cos. \frac{1}{2}\Phi$. Verum si denique fuerit $m > 1$, haec formula realis esse nequit, nisi $\sin. \frac{1}{2}\Phi^2$ fuerit $< \frac{1}{m}$, vnde amplitudo non ultra certum gradum augeri poterit, atque hinc sequentur omnes istae species elasticarum, quas euoluimus in Tractatu de Problemate Isoperimetrico.

XXXIV. Plura exempla circa aequilibrium huiusmodi filorum flexibilium et elasticorum, hic subiungere superfluum foret, quoniam hoc argumentum iam passim abunde tractatum reperitur. Hic enim id tantum nobis erat propositum, vt methodum facilem simulque aequabilem, quae ad omnia genera huiusmodi corporum extendatur, tradere-
mus, hocque respectu nullum est dubium, quin haec methodus aliis quibus Geometrae sunt vsi, longe sit anteferranda, id quod imprimis ex altera parte huius dissertationis patebit, vbi ostendemus hanc methodum pari successu adeo ad motus huiusmodi corporum determinandos adhiberi posse.

Problema Generale Alterum.

Si filum siue perfecte flexile siue elasticum atque in singulis punctis a viribus quibuscunque sollicitatum vtcunque moueatur, principia exponere ex quibus hanc motum

de-

definire liceat, vbi quidem assumimus totum motum semper in eodem plano absolui, in quo ipsa fili figura versatur.

Solutio.

XXXV. Hic primo motum fili in genere considerari conuenit, ante quam necesse sit vires elementares quibus in singulis punctis sollicitatur, in computum introducere, id quod cum insigni calculi commodo fieri licet, ne statim ab initio multitudo quantitatum nimis augeatur. Constituta certa temporis epocha qua motum inchoasse assumimus, teneat filum elapso tempore $= t$ (quod in minutis secundis exprimi sumimus) situm in figura representatum AMB , quem ad certum axem AD aliumue ipsi parallelum referimus, quoniam etiam fili punctum A , motu quocunque ferri potest, ita vt etiam punctum fili A , non amplius pro initio abscissarum haberi debet. Vocetur fili portio quaecunque $AM = s$ (vt ante, hoc tantum discrimine, quod A non amplius sit punctum fixum) et ducta tangente MT , vocetur etiam nunc vt ante angulus $XMT = \phi$ atque nunc manifestum est hunc angulum ϕ non amplius tamquam functionem arcus s spectari posse, quoniam eidem arcui $AM = s$, diuersis temporibus, diuersi anguli ϕ conueniunt, sed potius angulus ϕ pro functione duarum variabilium s et t haberi debebit, quo ipso haec inuestigatio ad eam quasi nouam Analyseos partem in qua de

de functionibus duarum variabilium tractatur erit referenda, atque hinc nunc facile intelligitur, quid per formulas $(\frac{d\phi}{ds})$ et $(\frac{d\phi}{dt})$ indicetur.

XXXVI. Interim tamen ex angulo ϕ elementa coordinatarum dx et dy perinde vt ante exprimentur, ita vt sit $dx = ds \sin. \phi$ et $dy = ds \cos. \phi$, vnde abscissa x a certo puncto fixo computata erit $\int ds \sin. \phi$ et applicata $y = \int ds \cos. \phi$, in quibus integralibus, sola variabilitas arcus s spectatur. Hoc autem non obstante, ipsae hae coordinatae x et y erunt functiones ambarum variabilium s et t , de quibus nouimus esse $(\frac{dx}{ds}) = \sin. \phi$ et $(\frac{dy}{ds}) = \cos. \phi$. Nunc autem inuestigemus motum elementi $Mm = ds$, cuius massam ponamus $= \Sigma ds$, ita vt Σ sit certa functio solius variabilis s , quam secundum binas directiones fixas coordinatarum resoluiamus, atque consequemur eius celeritatem in directione $AX = (\frac{dx}{dt})$ et in directione $XM = (\frac{dy}{dt})$, quae denuo differentiatiae pro solo t variabili dabunt accelerationes in directione $AX = (\frac{d^2x}{dt^2})$ et in directione $XM = (\frac{d^2y}{dt^2})$, quae ductae in massam elementi mouendi Σds et diuisae per $2g$ (denotante g altitudinem lapsus grauis, tempore vnus minuti secundi) dabunt vires requisitas, quibus hoc elementum sollicitari deberet, vt motum suppositum prosequeretur. Quocirca vt motus filii ita sit comparatus, quemadmodum positiones nostrae declarant, necesse est, vt

sim-

singula eius elementa $Mm = ds$ praesenti tempore a binis viribus sollicitentur, quae sunt

$$\text{sec. directionem } AX = \frac{\sum ds}{2g} \left(\frac{d^2x}{dt^2} \right) \text{ et sec. } XM = \frac{\sum ds}{2g} \left(\frac{d^2y}{dt^2} \right).$$

XXXVII. Vires istae vocari solent, vires ad motum producendum immediate requisitae, quas probe distingui oportet ab iis viribus, quibus singula elementa actu sollicitantur; at quia filum tantum ab his posterioribus reuera sollicitatur, necesse est vt hae eundem effectum producant, quem illis viribus adscripsimus, siue quod eodem reedit necesse est, vt omnes vires requisitae simul sumtae aequiualeant viribus actualibus simul sumtis. Ex quo sequitur si vires illae requisitae contrario modo applicarentur, eas cum actualibus in aequilibrio consistere debere, siue tum ipsum filum, eo saltem momento in aequilibrio fore constitutum; hoc igitur modo, quaestionem de motu fili ad investigationem aequilibrii feliciter perduximus.

XXXVIII. Vt igitur in hoc aequilibrio, ex quo ipse motus fili innotescit, inquiramus; filo nostro praeter vires illas pds et qds , quibus immediate sollicitatur, insuper adiungamus primo vim in directione $XA = \frac{\sum ds}{2g} \cdot \left(\frac{d^2y}{dt^2} \right)$, quandoquidem nunc certum est, filum tum futurum esse in aequilibrio; hunc in finem has vires posteriores etiam ad directionem tangentis MT et normalis mr reducamus, atque hinc prodit vis;

sec.

$$\text{sec. MT} = \frac{\sum ds}{2g} \left(\frac{d^2 dx}{dt^2} \right) \sin. \Phi + \frac{\sum ds}{2g} \left(\frac{d^2 dy}{dt^2} \right) \cos. \Phi,$$

at vero in directione *mr* :

$$\frac{\sum ds}{2g} \left(\frac{d^2 dy}{dt^2} \right) \sin. \Phi - \frac{\sum ds}{2g} \left(\frac{d^2 dx}{dt^2} \right) \cos. \Phi,$$

quo facto filum nunc ita considerari debebit, quasi eius elementum *Mm* sollicitaretur a duabus viribus, sequentibus:

$$\text{I}^{\circ} \text{ sec. MT} = pds + \frac{\sum ds}{2g} \left(\frac{d^2 dx}{dt^2} \right) \sin. \Phi + \left(\frac{d^2 dy}{dt^2} \right) \cos. \Phi,$$

$$\text{II}^{\circ} \text{ sec. mr} = qds + \frac{\sum ds}{2g} \left(\frac{d^2 dy}{dt^2} \right) \sin. \Phi - \left(\frac{d^2 dx}{dt^2} \right) \cos. \Phi,$$

quibus inuentis nunc tantum opus est, vt istae vires loco *pds* et *qds* in formulis nostris supra inuentis substituuntur, atque tum illae aequationes nostri problematis solutionem suppeditabunt.

XXXIX. Quodsi vires illae *pds* et *qds* non immediate dentur, sed vt supra ostendimus ex viribus elementaribus secundum certas directiones agentibus deduci debeant, calculus sequenti modo se habebit: ponamus igitur fili elementum *Mm* actu sollicitari in directione *XA* vi *Pds* et in directione *MX* vi $= Qds$, atque nunc vires, quae mente saltem filo applicari debebunt, erunt:

$$\text{I}^{\circ} \text{ vis sec. MT} = ds \left(P + \frac{\sum}{2g} \left(\frac{d^2 dx}{dt^2} \right) \right) \sin. \Phi + ds \left(Q + \frac{\sum}{2g} \left(\frac{d^2 dy}{dt^2} \right) \right) \cos. \Phi,$$

$$\text{II}^{\circ} \text{ vis sec. mr} = ds \left(Q + \frac{\sum}{2g} \left(\frac{d^2 dy}{dt^2} \right) \right) \sin. \Phi - ds \left(P + \frac{\sum}{2g} \left(\frac{d^2 dx}{dt^2} \right) \right) \cos. \Phi,$$

quas vt ante loco formularum *pds* et *qds* substitui oportet.

XL. Faciamus igitur hanc substitutionem, atque pro moui fili definiendo, habebimus sequentes quatuor aequationes:

$$\begin{aligned} \text{I}^{\circ}. \left(\frac{dT}{ds}\right) + V \left(\frac{d\Phi}{ds}\right) &= \left(P + \frac{\Sigma}{2g} \left(\frac{d^2x}{dt^2}\right)\right) \sin \Phi + \left(Q + \frac{\Sigma}{2g} \left(\frac{d^2y}{dt^2}\right)\right) \cos \Phi, \\ \text{II}^{\circ}. \left(\frac{dV}{ds}\right) - T \left(\frac{d\Phi}{ds}\right) &= \left(Q + \frac{\Sigma}{2g} \left(\frac{d^2y}{dt^2}\right)\right) \sin \Phi - \left(P + \frac{\Sigma}{2g} \left(\frac{d^2x}{dt^2}\right)\right) \cos \Phi, \\ \text{III}^{\circ}. (Vv = S \left(\frac{d\Phi}{dt}\right)); \quad \text{IV}^{\circ}. \left(\frac{dVv}{ds}\right) &= V. \end{aligned}$$

Quoniam enim supra omnes istae quantitates V , T et Φ functiones erant solius variabilis s , hic autem ut functiones duarum variabilium s et t spectari debent, signandi modum per clausulas, more consueto introduci oportuit, tum vero notendum est, hic litteram S exprimere elasticitatem absolutam fili in puncto M , ideoque functionem esse ipsius S tantum. Quo autem clarius appareat, quomodo hae quatuor aequationes, solutionem problematis nostri suppeditare queant, primo quidem perspicuum est determinationem incipi debere, a viribus T et V cum distantia v , ex quibus etiam durante motu ad quoduis tempus, tensio et status cuiusque elementi cognoscitur, his autem tribus quantitibus inuentis et substitutis exorietur vna aequatio has quidem quinque quantitates inuoluens, t , s , x , y et Φ , quae autem ob has duas relationes cognitae:

$$\left(\frac{dx}{ds}\right) = \sin \Phi \quad \text{et} \quad \left(\frac{dy}{ds}\right) = \cos \Phi,$$

ad tres tantum reducuntur, quae si fuerint s et t cum angulo Φ , haec aequatio natura sua declarat valorem anguli Φ , per binas variables s et t exprimendum, vnde pro quouis fili puncto M ad quoduis tempus t , angulus conueniens Φ determinatur, vnde deinceps ipsae coordinatae

con-

constabunt, atque adeo figura totius fili ad quodvis tempus, hincque etiam ipse motus eius patefiet.

XLI. Ex tertia et quarta aequatione eliminando distantiam v statim colligimus:

$$V = S \left(\frac{d^2 \Phi}{ds^2} \right) + \frac{dS}{ds} \left(\frac{d\Phi}{ds} \right),$$

ita vt hoc valore substituto, iam tantum duas aequationes simus habituri ex quibus si vis T elidatur statim obtinetur illa aequatio finalis principalis, cuius rationem modo explicauimus.

XLII. Quoniam praeter oscillationes infinite paruas vix quicquam adhuc circa huiusmodi motus est inuestigatum, neque etiam nunc Methodus patet tales formulas non parum intricatas tractandi, hinc saltem eas deducamus formulas ex quibus Geometrae motum cordatum vibrantium determinaverunt. Primo igitur filum perfecte flexile statuatur, vnde statim fit $V = 0$, deinde etiam vires elementares P et Q euanescant, postmodum quia tantum vibrationes infinite paruae sunt considerandae, statuamus applicatam y veluti infinite paruam prae s et x , vnde etiam erit $\frac{dy}{ds} = 0$, et $\frac{dx}{ds} = 1$; tum vero erit Φ quasi rectus. Quibus notatis nostrae duae aequationes erunt:

$$\text{I}^{\circ}. \left(\frac{dT}{ds} \right) = \frac{\Sigma}{2g} \left(\frac{d^2 dx}{dt^2} \right) \sin. \Phi + \frac{\Sigma}{2g} \left(\frac{d^2 dy}{dt^2} \right) \cos. \Phi,$$

$$\text{II}^{\circ}. + T \left(\frac{d\Phi}{ds} \right) = \frac{\Sigma}{2g} \left(\frac{d^2 dx}{dt^2} \right) \cos. \Phi - \frac{\Sigma}{2g} \left(\frac{d^2 dy}{dt^2} \right) \sin. \Phi.$$

Fff 2

Ra-

Ratione prioris observandum est, quia abscissa x ab ipso arcu s non discrepare censetur, fore $(\frac{dx}{dt}) = 0$, atque $(\frac{d^2x}{dt^2}) = 0$, deinde quia $\cos. \Phi = 0$, manifestum est fore $\frac{dT}{ds} = 0$, hincque vim T constantem siquidem etiam durante motu, tensio fili eadem conservari supponitur. Pro altera aequatione, quia $\cos. \Phi = (\frac{dy}{ds})$, hincque differentiando $-(\frac{d\Phi}{ds}) \sin. \Phi = (\frac{ddy}{ds^2})$, sive ob $\sin. \Phi = 1$, $(\frac{d\Phi}{ds}) = -(\frac{ddy}{ds^2})$; haec aequatio ob $\cos. \Phi = 0$, praebet statim $T (\frac{ddy}{ds^2}) = \frac{\Sigma}{2g} (\frac{ddy}{dt^2})$, quae quia T est quantitas constans et Σ crassitiem fili in puncto M exprimit, aequatio nostra talem induet formam $A (\frac{ddy}{ds^2}) = \frac{\Sigma}{2g} (\frac{ddy}{dt^2})$, ubi A denotat tensionem fili, atque haec est eadem aequatio, qua Auctores sunt vsi in motu cordarum determinando.

XLIII. Deinde quae de inflexione laminarum elasticarum sunt tradita, etiam hinc peti possunt, quia enim vt ante vibrationes infinite parvae considerantur, erit iterum $\sin. \Phi = 1$, $\cos. \Phi = 0$, $(\frac{dx}{dt}) = 0$ et $(\frac{d\Phi}{ds}) = -(\frac{ddy}{ds^2})$; praeterea etiam vires elementares P et Q hinc excluduntur, vnde primo vim V ita habebimus expressam vt sit:

$$V = -\frac{dS}{ds} (\frac{ddy}{ds^2}) - S (\frac{d^3y}{ds^3});$$

duae reliquae vero aequationes induent has formas:

$$(\frac{dT}{ds}) - V (\frac{ddy}{ds^2}) = 0; \quad (\frac{dV}{ds}) + T (\frac{ddy}{ds^2}) = \frac{\Sigma}{2g} (\frac{ddy}{dt^2}),$$

quae

quae si lamina elastica fuerit aequabilis, ideoque $S = A$,
dabunt statim $V = -A \left(\frac{d^3 y}{ds^3} \right)$, hincque $\left(\frac{dT}{ds} \right) = -A \left(\frac{ddy}{ds^2} \right) \left(\frac{d^3 y}{ds^3} \right)$,
quae per ds multiplicata et integrata dat $T = B - \frac{A}{2} \left(\frac{ddy}{ds^2} \right)^2$;
vnde eliminando T ad aequationem peruenitur differentia-
lem quarti gradus, quemadmodum etiam inuenerunt ii,
qui hoc argumentum fusius tractauerunt.

