

DE
 GEMINA METHODO TAM
 A E Q V I L I B R I V M
 QVAM MOTVM CORPORVM
 F L E X I B I L I V M
 DETERMINANDI,

ET

VTRIUSQVE EGREGIO CONSENSV.

Auctore

L. E V L E R O.

§. I.

Iam in *Tomo III. Commentariorum priorum Academiae Imperialis* exposui methodum vniuersalem, inueniendi figuram, quam filam siue perfecte flexile siue insuper elasticum a potentiis quibuscunque sollicitatum, induere debet, vt in aequilibrio conquiescat. Methodus autem haec doctrina momentorum innitebatur; quandoquidem summa omnium momentorum, quae ex singulis viribus sollicitantibus nascuntur, pro quouis fili puncto cum eius elasticitate vbique in aequilibrio consistere debet. Deinde vero non ita pridem in *Tomo XV. nouorum Commentariorum* longe aliam methodum tradidi eadem

dem quaestiones resolvendi, quae notioni tensionum qua singula, sili elementa afficiuntur, erat innixa. Formulae, autem quibus haec solutio posterior continetur, tantopere a solutione priori differere videntur, ut primo intuitu vix vllum consensum perspicere liceat, cuius diversitatis ratio manifesto in eo est posita, quod haec duo principia, alterum scilicet momentorum, alterum tensionum tantopere a se invicem discrepant, ut nihil commune habere videantur. Quin etiam, nisi pro huiusmodi problematibus determinatis ex utraque methodo eadem plane solutio eliceretur, merito quis dubitare posset, num istae duae methodi inter se convenirent, quod quidem dubium me ipsum non semel haesitantem reliquit. Quam ob rem Geometris munus haud ingratum me esse oblaturum confido, si egregium consensum inter haec duo principia toto coelo a se invicem diversa silucide demonstravero.

Status quaestionis.

§. 2. Proposito filo quocunque $A M B$, siue Tab. IV.
perfecte flexili, siue utcunque elastico, cui in sin- Fig. 1.
gulis elementis vires quaecunque fuerint applicatae, sit $A M B$ eius figura, quam in statu aequilibrii induit, eaque more solito ad axem fixum $A E$ referatur per coordinatas orthogonales $A P = x$ et $P M = y$; ipse autem arcus ponatur $A M = s$, cuius elemento $M m = ds$ duae applicatae sint vires elementares, altera secundum directionem $M P$ sollicitans $= P ds$, altera vero secundum directionem

$M Q$

MQ axi parallelam $= Q ds$; quibus viribus elementaribus adiungi oportet vires finitas, quibus filum vel in altero tantum termino, vel in utroque sollicitatur. Praeterea vero ratione elasticitatis filum ita comparatum concipiatur, ut si ad elementum Mm radius curvaturae fuerit $= r$, conservatio huius curvaturae postulet virium momentum $= \frac{s}{r}$. Quo autem curvaturae ratio facilius habeatur, ponamus angulum $AMP = \Phi$, quem scilicet tangens curvae cum applicata constituit, eritque angulus $Mmp = \Phi + d\Phi$; hincque perspicuum est, radium osculi in M fore $= \frac{ds}{d\Phi}$, sicque momentum elasticitatis erit $\frac{s d\Phi}{ds}$. His autem positis erit $\sin \Phi = \frac{dx}{ds}$ et $\cos \Phi = \frac{dy}{ds}$, existente $ds^2 = dx^2 + dy^2$. Constitutis igitur his viribus determinari debet figura ad quam filum se componet, et in aequilibrio consistet: atque hic quidem momentum est, nos alias vires hic non admittere, nisi quae in idem planum cadant, in quo etiam totum filum continetur, quamvis quaestio non multo difficilior esset futura, si filo duplex curvatura tribueretur, ternis coordinatis definienda, ubi etiam triplicis ordinis vires in computum duci deberent. Verum perspicuitati potissimum consulentes omnia in eodem plano existere concipiamus. Interim tamen ipsum filum utcumque in aequaliter crassum et elasticum statuere licet, quandoquidem hinc solutio non euadit difficilior.

Solu-

Solutio prior ex principio momentorum
petita.

§. 3. Ista solutio in hoc consistit, ut omnium virium elementarium quae per totum arcum AM sunt applicatae momenta respectu puncti M quaerantur et in unam summam colligantur, quae deinde elasticitati $\frac{s d \Phi}{d s}$ aequalis posita aequationem, exhibebit pro figura laminae quaesita. Dum igitur omnia ista momenta elementaria conquirimus punctum curvae M tanquam fixum, eiusque coordinatas x et y quasi constantes spectare debemus.

§. 4. Consideretur igitur portionis AM elementum quodcumque in Y , quod sit $= dS$, pro quo ponantur coordinatae variables $AX = X$ et $XY = Y$; tum vero vires isti elemento applicatae sint secundum $YX = p dS$ et secundum $YZ = q dS$; quae posterior directio axi parallela applicatae fixae PM occurrat in puncto V ; quibus positis vis elementaris $p dS$ momentum respectu puncti M erit $p dS PX = p dS(x - X)$ quorum ergo momentorum summa erit $x \int p dS - \int X p dS$ pro arcu AY . Iam promoveatur punctum Y vsque in M , et abibunt litterae X, Y, S, p in x, y, s, P , ficque istud momentum totale erit $x \int P ds - \int x P ds$, cuius differentiale est $d x \int P ds$, quod iterum integratum praebet istud momentum $= \int d x \int P ds$, quod curvaturam in M augere tendit.

§. 5. Simili modo vis elementaris $YZ = q ds$ momentum pro M producit

$$= q dS. M V = q dS (y - Y)$$

Tom. XX. Nou. Comm.

O o

quod

Tab. IV.
Fig. 2.

quod ergo curvaturam minuere conatur. Summa igitur omnium horum momentorum per arcum A Y erit $\int y f q dS - \int Y q dS$, quod vsque ad M promotum, quoniam quantitates Y, q, S abeunt y, s et Q erit

$$\int y f Q d s - \int Y q d s = \int d y Q d s.$$

§. 6. Cum igitur ex omnibus viribus arcui A M applicatis oriatur momentum ad curvaturam augendam tendens $= \int d x f P d s - \int d y f Q d s$; hoc utique elasticitati aequale poni debet; vnde istam adificimus aequationem:

$$\int d x f P d s - \int d y f Q d s = \frac{s a \Phi}{d s}$$

qua natura curvae, quam lamina in statu aequilibrii accipit, determinatur, ita vt ope huius methodi semper figura laminae a quibuscunque viribus sollicitatae definiri queat. Neque vero hinc symptomata, quae figuram laminae comitantur, cognoscere licet, cuiusmodi sunt: tensio quam singula elementa sustinent; tum vero etiam vires normales ad curvaturam cuiusque elementi producendam requisitas; quem defectum per alteram methodum, cuius explicatio sequitur, supplere sum conatus.

§. 7. Ante autem quam hanc methodum deseramus aliam viam ostendisse iuuabit, qua sine consideratione elementorum intermediorum Y totum negotium confici poterit. Denotet M summam omnium momentorum ex viribus secundum directionem applicatarum M P agentium oriendam pro puncto M, eritque pro puncto m eadem summa

$$= M$$

$= M + dM$: verum si singularum virium elementarium momenta a puncto M vsque in m transferamus, singulae insuper per elementum dx multiplicare oportet; sicque incrementum dM reperitur, si omnes istae vires elementares, quarum summa utique est $\int P ds$ per elementum dx multiplicentur, unde fit $dM = dx \int P ds$ ideoque porro ipsum momentum $M = \int dx \int P ds$. Eodemque modo intelligitur fore summam omnium momentum, ex alteris viribus secundum directionem PA agentium $\int dy \int Q ds$, cuius ratiocinii ope praecedens aequatio pro figura laminae eruitur.

Solutio posterior ex principio tensionum
petita.

§. 3. Quia tota lamina ob vires ipsi applicatas in statu violento tenetur, evidens est, si portio AM refecetur, reliquam portionem BM subito longe aliam figuram esse accepturam. Quod igitur ne eveniat, perpendamus, cuiusmodi vires puncto M applicari conveniat, quibus superior portio BM in eodem statu conservetur, ac si cum portione MA mansisset connexa. Ac primo quidem facile intelligitur punctum M certa quadam vi quae sit $= T$ secundum tangentem MT trahi debere, qua scilicet tensio elementi Mm , quamcunque habuerit, obtineatur. Praeterea vero quia elementum Mm habet curvaturam $= \frac{d\phi}{ds}$, unde nascitur vis classica $\frac{s d\phi}{ds}$, requiritur vis quaequam normalis TV quae sit $= V$, cuius momentum respectu puncti M cum elasticitate

Tab. IV.
Fig. 1.

Fig. 3.

in aequilibrio consistat. Hic scilicet loco tangentis $M T$ virgam rigidam cogitare convenit, ut idea momenti locum habere possit. Vocetur igitur distantia $M T = v$, et illius vis normalis momentum erit $= V v$, quod elasticitati aequatum nobis supponit primam aequationem:

$$I. \quad V v = \frac{s d \Phi}{d s}$$

Simili igitur modo pro puncto m habebimus vim tangentialem $T + d T$ et normalem $t v = V + d V$, vna cum interuallo $m t = v + d v$, unde pro puncto m nascetur momentum.

$$(V + d V)(v + d v) = V v + d. V v.$$

§. 9. Reuera autem elementum $M m = d s$ sustinet ut vidimus duas vires elementares $P d s$ et $Q d s$ secundum directiones $M P$ et $M Q$ (vide fig. 1.) ex quibus eliciamus duas alias vires, alteram secundum tangentem $M T$ agentem, quae erit

$P d s \cos. \Phi + Q d s \sin. \Phi$, cuius loco scribamus brevitatis gratia $p d s$; alteram vero ipsi normalem

$$P d s \sin. \Phi - Q d s \cos. \Phi,$$

cuius loco scribamus $q d s$, quam in M applicatam concipiamus $M = q d s$, dum alteram vi tangentialem addamus ut fit $T p = p d s$.

§. 10. Nunc igitur pro tangente $M T$, adiectis istis viribus elementaribus, vis tangentialis erit $T + p d s$; tum vero praeter vim normalem $T V = V$ habebimus in M etiam vim normalem

$M q$

$M q = q d s$, atque hae vires iunctim sumtae aequi-
valere debent viribus quas tangenti proximae $m t$
applicatas concepimus, quandoquidem illis, quas
tangenti $M T$ applicatas concepimus, insuper binas
vires elementum $M m$ vrgentes addidimus. Hunc
in finem vires tangenti $m t$ applicatas transferamus
in tangentem principalem $T M$, et quia angulus
 $T m t = d \Phi$ vis tangens $m t = T + d T$ dabit
vim secundum

$$m T = (T + d T) \cos d \Phi = T + d T,$$

praeterea vero etiam praebet vim normalem

$$m r = (T + d T) d \Phi$$

Pro resolutione autem alterius vis figuram peculia-
rem consideremus (hic scilicet normalis $t u$ priorem
tangentem fecit in Φ) et sumamus vim $o u = V + d V$,
quae resolvatur in vires, alteram normalem $v o s =$
 $V + d V$, alteram vero secundum tangentem $s u$
 $= (V + d V) d \Phi$ ob angulum $u o s = d \Phi$.

Tab. IV.
Fig. 4.

§. III. Vires igitur quae ex hac translatione
prodierunt sunt, primo tangentialis $T + d T$ vna
cum vi illa secundum $s u = (V + d V) d \Phi$, quae
ergo superioribus tangentialibus aequales esse debent,
quae erant $T + p d s$, unde oritur ista aequatio:

$$T + d T + (V + d V) d \Phi = T + p d s$$

quae reducitur ad hanc:

$$d T + V d \Phi = p d s$$

quae est secunda aequatio ad quam peruenimus. De-
inde translatio illa praebet istas vires normales

$os = V + dV$ una cum vi $mr = (T + dT) d\Phi$ in contrariam partem vergente, sicque harum differentia $V + dV - (T + dT) d\Phi$ aequalis esse debet viribus normalibus, quas tangenti MT applicatas reperimus, scilicet viribus $TV = V$ et $Mq = q ds$, unde ista oritur aequatio tertia:

$V + dV - (T + dT) d\Phi = V + q ds$
 quae reducitur ad hanc:

$$dV - T d\Phi = q ds.$$

At vero non sufficit istas vires normales inter se aequasse, sed necesse est, ut etiam earum momenta respectu eiusdem puncti m inter se reddantur aequalia. Hunc in finem cum sit $mo \cos d\Phi = v + dv$ hoc est $mo = v + dv$, erit virium translatarum momentum

$(V + dV)(v + dv) - (T + dT).o = Vv + d.Vv$
 virium vero normalium tangenti MT actu applicatarum momentum fiet

$V.Tm + q ds.Mm = V(v + ds) + q ds^2 = Vv + V ds$,
 quia alterum membrum continet infinite partium secundi ordinis; hinc igitur nascitur ista aequatio quarta

$$Vv + d.Vv = Vv + V ds \text{ siue } dVv = V ds.$$

§. 12. Has igitur quatuor aequationes ex ratiocinio superiori deductas eodem ordine repraesentemus quo eas in *Tomo XV. Comment. pag. 329.* retulimus

$$\text{I. } dT + V d\Phi = p ds$$

$$\text{II. } dV - T d\Phi = q ds$$

$$\text{III. } V ds = d(Vw)$$

quibus adiungi debet principalis hic primo loco inventa

$$\text{IV. } Vw = \frac{s d\Phi}{ds}$$

vbi intuenti nulla prorsus convenientia cum praecedente solutione patebit. Vnde eo magis necessarium videtur, pulcherrimum consensum inter has duas solutiones toto caelo quasi a se inuicem discrepantes demonstrare.

Demonstratio consensus inter has duas solutiones.

§. 13. Hic igitur ante omnia ipsas vires elementares in quaestione propositas, $P ds$ et $Q ds$ introducamus, et duae aequationes nostrae priores hanc inducent formam:

$$\text{I. } dT + V d\Phi = P ds \cos. \Phi + Q ds \sin. \Phi$$

$$\text{II. } dV - T d\Phi = P ds \sin. \Phi - Q ds \cos. \Phi$$

Iam ista combinatio I. $\cos. \Phi$ + II. $\sin. \Phi$ praebet $dT \cos. \Phi - T d\Phi \sin. \Phi + dV \sin. \Phi + V d\Phi \cos. \Phi = P ds$ cuius integrale est

$$T \cos. \Phi + V \sin. \Phi = \int P ds$$

Deinde vero ista combinatio I. $\sin. \Phi$ - II. $\cos. \Phi$ praebet

$$dT \sin. \Phi + T d\Phi \cos. \Phi - dV \cos. \Phi + V d\Phi \sin. \Phi = Q ds$$

et integrando

$$T \sin. \Phi - V \cos. \Phi = \int Q ds$$

Nunc

Nunc si prior in $\cos. \Phi$, posterior vero in $\sin. \Phi$ ducatur, summa prodibit

$$T = \cos. \Phi \int P ds + \sin. \Phi \int Q ds.$$

At si a prioribus ducta in $\sin. \Phi$ auferamus posteriorem ductam in $\cos. \Phi$ relinquetur

$$V = \sin. \Phi \int P ds - \cos. \Phi \int Q ds.$$

Hoc igitur modo ambas vires incognitas V et T , quas ad statum elementi Mm cognoscendum in calculum induximus, per solas vires elementares $P ds$ et $Q ds$ quas tanquam incognitas spectare licet expressimus, ita ut nunc loco aequationum I et II nacti finus has

$$1^{\circ}. T = \cos. \Phi \int P ds + \sin. \Phi \int Q ds$$

$$2^{\circ}. V = \sin. \Phi \int P ds - \cos. \Phi \int Q ds.$$

§. 14. Nunc etiam consideremus binas reliquas aequationes III et IV, in quibus tantum duae incognitae occurrunt, scilicet V et v ; et quia IV^{ta} sponte praebet $Vv = \frac{sd\Phi}{a}$, erit differentiando $d. Vv = d. \frac{sd\Phi}{a}$; per tertiam autem erat $V = \frac{d. Vv}{d. s}$, unde colligimus $V = \frac{d. sd\Phi}{a. s^2}$: in hac scilicet differentiatione elementum ds pro constante assumimus; quo ergo valore in priore substituto prodibit

$$v = \frac{sd\Phi}{V ds} = \frac{sd\Phi ds}{a. sd\Phi}$$

Hoc igitur modo ambas incognitas V et v per symptomata ipsius curvae, per quantitatem elasticitatis qua lamina in singulis elementis gaudet expressimus, ita ut nunc loco binarum aequationum III et IV. has duas novas simus assequuti:

$$3^{\circ}. V = \frac{d. sd\Phi}{a. s^2} \quad \text{et} \quad 4^{\circ}. v = \frac{sd\Phi ds}{a. s^2 ds} \quad \text{§. 15.}$$

§. 15. Tali igitur evolutione geminum valorem pro eadem vi V scilicet No. 2 et 3 elicuimus, qui ergo inter se aequati sequentem nobis suppeditant aequationem:

$$\sin \Phi f P ds = \cos \Phi f Q ds = \frac{d s d \Phi}{d s^2}$$

quam per $d s$ multiplicemus, et quoniam erat

$$d x = d s \sin \Phi \text{ et } d y = d s \cos \Phi$$

obtinemus hanc aequationem:

$$d x f P ds = d y f Q ds = \frac{d s d \Phi}{d s^2}$$

quae integrata praebet

$$\int d x f P ds - \int d y f Q ds = \frac{s d \Phi}{d s}$$

qua ergo aequatione natura curvae per mera elementa cognita exprimitur; atque haec aequatio manifeste est prorsus eadem, ad quam nos prior methodus ex doctrina momentorum petita deduxerat, ita ut tunc quidem pulcherrimus consensus utriusque methodi clarissime eluceat. Verum methodus posterior priori utique maxime antecellit, cum nobis non solum figuram laminae exhibeat, sed etiam statum violentum, in quo singula laminae elementa reperiuntur declaret.

§. 16. Quemadmodum binas vires T et V per solas vires elementares $\int P ds$ et $\int Q ds$ expressas dedimus, ita etiam intervallum $M T = v$ per eadem definire licet, cum enim sit

$$\frac{s d \Phi}{d s} = \int d x f P ds - \int d y f Q ds \text{ et}$$

$$\frac{d s d \Phi}{d s} = d x f P ds - d y f Q ds \text{ erit}$$

$$v = \frac{\int s f d x f P ds - d s \int d y f Q ds}{d x f P ds - d y f Q ds}$$

Tom. XX. Nou. Comm.

P p

In

Tab. IV. In his autem formulis integralibus, quanquam solas
 Fig. 5. vires elementares complectuntur, etiam vires finitae, quibus forte lamina in termino A sollicitatur, comprehendi possunt. Si enim lamina in ipso termino A vrgeatur a viribus A E et A F secundum directiones abscissarum et applicatarum, tum manifestum est, formulam integram $\int P ds$ in se comprehendere debere vim A E, alteram vero formulam $\int Q ds$ vim A E. Id quod etiam ea altero laminae termino est intelligendum, quandoquidem calculum eodem modo pro altero termino B instituere possemus.

§. 17. Perpetuo autem probe tenendum est, si calculum quem hactenus pro termino laminae A instruximus eodem modo pro altero termino B instituamus, non solum eandem curvam pro figura laminae reperiri debere, sed etiam vires, quibus status violentus cuiusque [elementi] definitur, vtriusque eadem prodire debere. Quod si enim tangentes T M et t m ad alteram partem continuamus in M T' et m t', tum etiam eadem resultare debent vires tangentiales T et T + d E, atque etiam vires normales T V et T' V' cum intervallis M T et M T' necessario convenire debent; quod idem de tangente proxima t m t' est intelligendum. Praeterea vero etiam vires elementares, quibus laminae portio B M sollicitatur, tantum ratione signi ab illis quibus portio A M afficitur discrepabunt. Cum enim tota lamina supponitur esse in aequilibrio, necesse est, vt omnes vires vtrinque se mutuo destruant, ita,

ita, ut valores $\int P ds$ et $\int Q ds$ pro altera B M abire debeant in $-\int P ds$ et $-\int Q ds$.

§. 18. Hic omni attentione dignae videntur egregiae relationes, quas posterior methodus nobis inter vires elementares et vires T et V cum interuallo MT = 0 manifestavit; quae convenientia, quanquam sine dubio in primis Staticae principiis est fundata, tamen non tam facile perspicitur, quam ob rem operae pretium erit istam convenientiam in sequentibus theorematibus clarius ostendere.

Theorema I.

§. 19. Vis tangentialis T, quam status violentus elementi M m postulat, reperitur, si summa omnium virium elementarium $\int P ds$ et $\int Q ds$ puncto M ita applicatae concipiatur, ut illa $\int P ds$ secundum directionem M P, altera vero secundum directionem M Q agat, tum vero ambae secundum directionem tangens M T. resoluantur; hoc enim modo resultat formula $\cos. \Phi \int P ds + \sin. \Phi \int Q ds$, cui vis tangentialis T aequalis est inuenta.

Tab. IV.
Fig. 7.

Theorema II.

§. 20. Vis normalis TV = V. ad statum violentum elementr M m requisita, reperitur, si summa virium elementarium $\int P ds$ ut ante puncto M in directione M P applicata concipiatur, altera vero $\int Q ds$ in directione M Q, tum vero utraque secundum directionem ad curvam normalem M N resolvatur; tum enim pro hac directione resultat vis $\sin. \Phi \int P ds - \cos. \Phi \int Q ds$,

Fig. 7.

cui vis illa normalis $T V$ aequalis supra est inventa.

Theorema III.

Tab. IV.

Fig. 7.

§. 21. Si vires tangentialis T et normalis V puncto M secundum directiones $M T$ et $M N$ applicentur, eaeque secundum directiones coordinatarum $M P$ et $M Q$ resolventur, pro directione $M P$ prodibit summa omnium virium elementarium $\int P ds$; at pro directione $M Q$ summa omnium elementarium $\int Q ds$. Hoc enim modo pro directione $M P$ prodit vis $T \cos. \Phi + V \sin. \Phi = \int P ds$; tum vero pro directione $M Q$ vis $T \sin. \Phi - V \cos. \Phi = \int Q ds$.

Theorema IV.

Fig. 3.

§. 22. Si pro puncto laminae M tangenti $M T$ applicata fit vis $T V = V$, in distantia $M T = v$; similique modo pro puncto laminae proximo m eius tangenti $m t$ applicata fit in t vis normalis $t v = V + dV$ in distantia $m t = v + dv$, harum ambarum virium $T V$ et $t v$ momenta respectu puncti m sumta semper inter se erunt aequalia. Cum enim pro vi $T V$ fit distantia $m T = V + ds$, erit eius momentum $= V v + V ds$; alterius vero vis $t v$ momentum erit $(V + dV)(v + dv) = V v + d. V v$; quorum momentorum aequalitas praebet $V ds = d. V v$, quae est ipsa aequalitas supra (III §. 12.) exhibita.

§. 23. Quoniam statum violentum in quo laminae elementum $M m$ reperitur ad binas vires T et V perduximus, quarum ista V in distantia $M T = v$ applicata est concipienda, fieri potest,

vt

vt ista distantia v adeo usque in infinitum augeatur, quo quidem casu ipsa vis V ita evanescit, vt eius momentum Vv incertum habeat valorem: scilicet clariffimati elementi $f \frac{d\phi}{ds}$ aequalem. Cum igitur hunc casum ob oculos ponere non liceat, quo facilius istum effectum ob oculos ponamus, in genere obseruandum est, semper loco vis $T V = V$ in distantia $M T = v$ agentis in datis duobus punctis α et β binas vires $\alpha \eta$ et $\beta \theta$ applicari posse, quae plane eundem effectum sint praestaturae. Sint enim distantiae $M \alpha = a$ et $M \beta = \beta$, tum vero vires quaesitae $\alpha \eta = \eta$ et $\beta \theta = \theta$; ac primo necesse est vt sit $\eta - \theta = V$; praeterea vero etiam momenta respectu puncti M aequalia esse debent, vnde fit $Mv = \eta a - \theta \beta$. Cum igitur ex priore sit $\eta = V + \theta$, erit nunc $Mv = V a + a \theta - \beta \theta$, vnde colligitur $\theta = \frac{v(v-a)}{a-\beta}$, hincque $\eta = \frac{v(v-\beta)}{a-\beta}$. Quare si in punctis α et β istae vires applicentur, elemento M status perinde conseruabitur atque a momento Vv , dummodo in super vis tangentialis T adiungatur. Ab his autem duabus viribus η et θ tangens curuae quasi vellicabitur, quippe quo pacto elemento M curuatura induci potest.

Tab. IV.
Fig. 8.

Applicatio ad laminas elasticas, quae in statu naturali iam sunt incuruatae.

§. 24. Hactenus tantum eiusmodi laminas elasticas sumus contemplati, quae naturaliter in directum sunt extensae; facile autem negotio, omnia,

Tab. IV. quae de statu aequilibrî violento supra determinavi-
 Fig. 9. mus etiam ad laminas naturaliter curvas transferri
 possunt, quemadmodum iam in *Tomo Comment. XV.*
supra allegato pagina 329. observavi. Sit igitur
 A μ B figura, quam lamina in situ naturali tenet,
 in qua arcui A μ = s conveniat radius osculi μg = r,
 ita, ut r spectari possit tanquam functio data arcus
 A μ = s. Nunc vero a viribus quibuscunque, quas
 ut ante per vires elementares P ds, et Q ds reprae-
 sentemus huic laminae inducta sit figura A M B
 (fig. 3.), ad axem arbitrarium A C relata, at-
 que omnia manebunt ut ante, nisi quod elasticitas
 in puncto M non amplius soli formulae $\frac{d\Phi}{ds}$ propor-
 tionalis sit censenda, sed eius excessui supra formu-
 lam $\frac{1}{r}$, ita ut in superiore solutione nihil aliud opus
 sit, nisi ut ubique loco formulae $\frac{S d\Phi}{ds}$ scribatur haec
 formula: $S(\frac{d\Phi}{ds} - \frac{1}{r})$.

§. 25. Hoc igitur facto, primum figura la-
 minae in statu violento exprimetur hac aequatione:
 $\int dx \int P ds - \int dy \int Q ds = S(\frac{d\Phi}{ds} - \frac{1}{r})$

praeterea vero vires ad statum violentum elementi
 M m = ds representandum requisitae manebunt ut
 ante

$$T = \cos \Phi \int P ds + \sin \Phi \int Q ds \text{ et}$$

$$V = \sin \Phi \int P ds - \cos \Phi \int Q ds$$

tum vero etiam ex elasticitate nunc immutata erit

$$V = \frac{1}{ds} d. S(\frac{d\Phi}{ds} - \frac{1}{r}) \text{ et } w = \frac{S ds(\frac{d\Phi}{ds} - \frac{1}{r})}{[d. S(\frac{d\Phi}{ds} - \frac{1}{r})]}$$

Sicque

Sicque facile sunt expedita omnia quae de statu aequilibrii filorum quoque elasticorum desiderari possunt, si modo tam figura quam vires sollicitantes in eodem plano fuerint constitutae. Quemadmodum autem investigatio motus, quo huiusmodi laminae concitari possunt, facile ad statum aequilibrii reuocari possit, in loco allegato Tomi XV. Commentariorum nouorum satis dilucide exposui, ita vt hic nihil amplius adiciendum censeam.

DIRIGITA NO PRIOR

ANNO

J. F. R. O.

[Faint, mostly illegible text, possibly bleed-through from the reverse side of the page. The word "DE" is visible at the end of a line.]