

DE

MOTV PENDVLI

CIRCA AXEM CYLINDRICVM, FVLRO DATAE
FIGVRAE INCVMBENTEM, MOBILIS.
HABITA FRICTIONIS RATIONE.

Dissertatio altera.

Auctore

L. EVLERO.

§. 1.

In praecedente dissertatione, vbi motum penduli circa axem cylindricum dato fulcro incumbentem determinauimus, animum penitus ab omni frictione abstraximus, ita vt axis super fulcro liberrime sine vilo impedimento prorepere queat; quod cum in praxi nunquam vsu venire possit, quaeramus hic, qualis effectus in motu huiusmodi pendulorum a frictione produci debeat; vbi quidem nostram inuestigationem ad oscillationes tantum quamminimus restringemus.

Tab. V.
Fig. 4.

§. 2. Sit igitur vt ante N A M figura fulcri saltem circa punctum imum A circularis, cuius centrum sit in

in O , unde ducatur recta verticalis OAG ac dicatur radius $AO = a$. Iam elapso tempore quocunque t pendulum nostrum eiusmodi teneat situm, ut eius axis cylindricus fulcro incumbat in puncto a , unde per centrum eius axis c , agatur recta acO , quippe quae per ipsum punctum O transibit, voceturque radius $ac = b$, ita ut interuallum $Oc = a - b = e$, angulum vero AOa ponamus $= \theta$; in hoc porro statu penduli eius centrum gravitatis erit in puncto g , ex quo per centrum axis c ducta recta gcb , occurrat rectae verticali OA in puncto b , maneatque ut ante distantia $cg = c$, angulus vero obliquitatis $Gbg = \Phi$. Denique, denotante M massam seu pondus totius penduli, exprimat Mkk momentum inertiae omnis materiae pendulum constituentis, respectu axis per ipsum punctum g ducti et axi cylindrico paralleli.

§. 3. His positis, si ex puncto g ad verticalem OG ducatur normalis gp , vocenturque interualla $Op = x$ et $pg = y$, ea per binos angulos $AOa = \theta$ et $Abg = \Phi$ ita exprimentur, ut sit $Op = x = e \cos. \theta + c \cos. \Phi$ et $pg = y = e \sin. \theta + c \sin. \Phi$. Quare si isti anguli fuerint quasi infinite parui, quemadmodum in oscillationibus minimis euenire necesse est, erit $x = e + c$ et $y = e\theta + c\Phi$, atque ex praecedentibus satis liquet fore pressionem, qua axis cylindricus fulcrum in puncto a premit, ipsi ponderi totius penduli aequalem, ideoque $= M$, unde fulcrum pari vi M in puncto a axem cylindricum in directione acO reagere est censendum, dum totum pondus penduli M ipsi centro gravitatis g in directione verticali applicatum est intelligendum.

§. 4. Hae autem erant duae vires, quibus pendulum, remota omni frictione, in superiori dissertatione sollicitari considerauimus, et ex quarum actione vniuersum motum determinauimus. Nunc autem, accedente frictione, tertia quaedam vis insuper adiaci debet, a frictione oriunda, quae suum effectum exerit in ipso puncto contactus a , vbi scilicet axis cylindricus fulcro incumbit. Constat autem quantitatem frictionis certae cuiuspiam parti totius pressionis, veluti parti tertiae, aequalem aestimari posse; vnde cum pressio in puncto a sit $= M$, statuamus ipsam frictionem $= \lambda M$, ita vt plerumque sit $\lambda = \frac{1}{3}$, siquidem frictio totum suum effectum exerat, id quod euenit, quando axis cylindricus super fulcro reuera prorepit, idque radit. Quare si ponamus axem cylindricum super fulcro secundum directionem aN prorepere, frictio aget secundum directionem oppositam aA , eritque idcirco ad rectam aO normalis; haec igitur est tertia illa vis praeter binas vires ante descriptas in calculum introducenda.

§. 5. Quia iam obseruauimus, frictionem tum demum totum suum effectum exerere, quando reuera sit attritus, sine punctum A super fulcro promouetur; ante omnia nobis videndum est, quanta celeritate punctum contactus a super fulcro procedat. Hunc in finem in ipsam celeritatem, qua punctum a profertur, inquiramus. Ac primo quidem patet, si nullus adesset motus penduli angularis, hoc est, si celeritas angularis esset $\frac{d\Phi}{dt} = 0$, tum motum puncti a aequalem fore motui puncti c , quod cum circa O proferatur celeritate $= \frac{e d\theta}{dt}$, eadem celeritate quoque punctum

punctum a versus N proferri est censendum. At vero ob motum angularem ipsius penduli, cuius celeritas est $\frac{d\Phi}{dt}$, punctum a insuper circa punctum c proferetur, etiam versus N , celeritate $= \frac{bd\Phi}{dt}$, ita ut tota celeritas, qua in puncto a fit attritus, sit $= \frac{e d\theta + bd\Phi}{dt}$, quae ergo expressio nisi fuerit evanescentes, frictio totum suum effectum $= \lambda M$ in directione $a A$ exeret.

§. 6. Facile autem perspicitur, hunc casum cum nostra hypothesi, qua oscillationes infinite parvas statuimus, nullo modo consistere posse. Quoniam enim omnes motus sunt tardissimi, si talis vis in directione $a A$ adesset, cuius quantitas foret circiter $= \frac{1}{2} M$, omnis motus quasi in instanti subito extingueretur totumque pendulum ad statum quietis redigeretur; quamobrem ut motus oscillatorius locum habere possit, omnino necesse est, ut formula $\frac{e d\theta + bd\Phi}{dt}$ perpetuo maneat nihilo aequalis, id quod evenire nequit, nisi ipsa formula finita $e\theta + b\Phi$ fuerit vel nulla, vel constans; quia autem per se est infinite parva, statui poterit $e\theta = -b\Phi$, siue $\theta = -\frac{b\Phi}{e}$, ita ut angulus θ in contrariam partem vergere debeat.

§. 7. Admissa igitur frictione alius motus oscillatorius locum habere nequit, nisi axis cylindricus in regionem contrariam versus M recedat, dum motus gyrotorius sit versus alteram plagam N . Hoc scilicet casu axis cylindricus super fulcro voluendo procedet, ita ut nullus attritus sese exerere possit; unde si recta $c g$ circumminorem fecerit in a , in quo puncto pendulum ipso initio

tio incubuit puncto A, evidens est arcum Aa aequalem
 Tab. V. fore arcui $a\alpha$; unde cum isti arcus sint quasi infinite par-
 Fig. 4. vi, manifestum est, rectam cg perpetuo per ipsum punc-
 tum A esse transituram, id quod etiam inde patet, quod
 sit $e\theta = -b\Phi$. Quia enim in triangulo OAc est angu-
 lus AOc $= -\theta$, et angulus OAc $= \Phi$, ob hos angulos
 infinite paruos erit $-\theta : \Phi = Ac : Oc$; est vero $Ac = a\alpha$,
 ob spatium Aa evanescens, et $Oc = e$; utique ergo
 erit $-e\theta = b\Phi$.

§. 8. Quoniam igitur hoc motu omnis attritus
 cessat, etiam frictio totam suam vim, quam aestimauimus
 $= \frac{1}{2}M$, neququam exeret, sed quouis momento tantilla
 solum vi aget, quanta praecise opus est ad attritum a-
 uertendum. Hinc igitur vis, quam frictio reuera exeret,
 quam constanter ponamus $= \lambda M$, erit quantitas variabilis
 quam minima atque inde definienda, ut nullus oriatur
 attritus, siue ut perpetuo maneat $e\theta + b\Phi = 0$. Probe
 scilicet hic est animaduertendum, etiam si reuera nullus ad-
 sit attritus, tamen ideo frictionem non omni vi esse de-
 stitutam, siue penitus otiosam, sed eius effectum in eo
 consumi, ut attritus omnis impediatur, siue ut ista aequa-
 litas $e\theta + b\Phi = 0$, perpetuo conseruetur.

§. 9. Resumamus autem figuram praecedentem;
 quoniam ad eam iam supra motus determinationem ac-
 commodauimus, id quod utique fieri licet, dummodo no-
 tetur perpetuo esse $e\theta + b\Phi = 0$, siue $\theta = -\frac{b\Phi}{e}$. Nunc
 igitur praeter binas vires superiores, pressionem scilicet
 in puncto contactus a et totum penduli pondus, insuper
 tertiam

tertiam vim adiungi oportet $= \lambda M$, in directione $a O$ agentem, quae resoluta dabit vim horizontalem

$$= \lambda M \cos. \theta = \lambda M$$

et verticalem deorsum tendentem $= \lambda M \sin. \theta = \lambda M \theta$. Praeterea vero huius vis momentum respectu puncti g erit $= \lambda M (c - b)$, quae tendet ad motum angularem augendum. Transferamus igitur primo omnes has vires in ipsum punctum g , ubi vires verticales se mutuo destruere debent, ob $O p = x = e + c$, ideoque constans; quod etiam inde patet, quod vis grauitatis deorsum tendens fit $= M$; pressio sursum virgens $= M$; ex frictione autem oritur vis verticalis $= \lambda M \theta$, quae, ob λ pariter infinite paruum, negligi potest. Vires autem horizontales hinc oriundae et motui contrariae erunt $- M \theta - \lambda M$, vnde oritur ista aequatio:

$$\frac{M d d y}{2 g d t^2} = - M \theta - \lambda M, \text{ siue } \frac{c d d \theta + c d d \Phi}{2 g d t^2} = - \theta - \lambda.$$

§. 10. Pro motu autem gyatorio, pressio in $a = M$ dederat momentum motui contrarium $M (\Phi - \theta) c$; nunc autem frictio praebet momentum accelerans $= \lambda (c - b) M$, vnde principia motus suppeditant hanc aequationem:

$$\frac{M k k d d \Phi}{2 g d t^2} = \lambda (c - b) M - M (\Phi - \theta), \text{ siue}$$

$$\frac{k k d d \Phi}{2 g d t^2} = \lambda (c - b) - c (\Phi - \theta),$$

quae porro diuisa per $c - b$ dat;

$$\frac{k k d d \Phi}{2 g (c - b) d t^2} = \lambda - \frac{c (\Phi - \theta)}{c - b},$$

cui aequationi si addatur ante inuenta, quantitas incognita λ ex calculo elidetur, atque totus motus hac vnica aequa-

tione exprimetur:

$$\frac{edd\theta + cdd\Phi}{2g d l^2} + \frac{k k d d \Phi}{2g (c-b) d l^2} = -\theta - \frac{c\Phi + a\theta}{c-b} = \frac{b\theta - c\Phi}{c-b}.$$

§. 11. Cum hac autem æquatione coniungi debet conditio principalis ante descripta, qua esse debet $\theta = -\frac{b\Phi}{e}$, unde fit $d d \theta = -\frac{b d d \Phi}{e}$, quibus valoribus substitutis æquatio inuenta hanc induet formam:

$$\frac{(c-b) d d \Phi}{2g d^2} + \frac{k k d d \Phi}{2g (c-b) d l^2} = -\frac{\Phi (b + c e)}{e (c-b)},$$

haec per $c-b$ multiplicata praebet:

$$\frac{(c-b)^2 + k k} {2g d l^2} d d \Phi = -\frac{\Phi (b + c e)}{e},$$

quae vnicam variabilem Φ , praeter tempus t inuoluit, ac manifesto motum oscillatorium regularem indicat. Quodsi enim breuitatis gratia ponamus $\frac{e k k + e (c-b)^2}{b b + c e} = h$, haec forma simplex resultabit: $\frac{h d d \Phi}{2g d l^2} = -\Phi$, cuius integratio nobis largitur hunc valorem: $\Phi = a \sin. (t \sqrt{\frac{2g}{h}} + \delta)$; unde patet, huius penduli motum perfecte conformem futurum esse oscillationibus penduli simplicis, cuius longitudo

$$h = \frac{e (k k + (c-b)^2)}{b b + c e},$$

sive singulae oscillationes absoluentur tempore

$$t = \pi \sqrt{\frac{h}{2g}} \text{ min. secund.}$$

§. 12. Cum igitur, semota frictione, huiusmodi pendula infinitis diuersis modis ad motus oscillatorios tam regulares quam irregulares concitari queant, maxime memorabile est, quod ob frictionem omnes istae diuersae motuum species ad vnicam, eamque regularem, redigantur; quandoquidem oscillationes hinc oriundae omnino congruent

ent cum oscillationibus penduli simplicis, cuius longitudo est $h = \frac{e(kk + (c-b)^2)}{bb + ce}$, quae quantitas quemadmodum ex elementis pendulum constituentibus componatur, accuratius perpendisse iuuabit.

§. 13. Consideremus igitur nostrum pendulum in statu quietis, quoniam vnusmodi tantum motu oscillatorio fieri potest, sitque O centrum curuaturae fulcri MAN, ex quo ducta verticali O A G, posuimus radium curuaturae fulcri O A = a. Axis cylindricus penduli incumbat fulcro in ipso puncto A, cuius radius positus est C A = b; tum vero sit vt supra interuallum O C = a - b = e, centrum autem grauitatis totius penduli versetur in puncto G, existente interuallo C G = c. Praeterea posito pondere totius penduli = M, eius momentum inertiae respectu puncti G vocauimus = M k k. Haec sunt elementa statum penduli propositi constituentia, ex quibus ergo, vti vidimus, longitudo penduli simplicis isochroni h ita formatur, vt sit $h = \frac{e(kk + (c-b)^2)}{bb + ce}$, cuius expressionis naturam propius examinemus.

Tab. V.
Fig. 5.

§. 14. Cum momentum inertiae totius penduli, respectu axis per ipsum centrum grauitatis G ducti, sit = M k k, ob distantiam A G = c - b erit eiusdem momentum inertiae respectu axis per ipsum punctum A ducti = M k k + M (c - b)², quod si breuitatis gratia ponatur = M f f, vt sit f f = k k + (c - b)², erit longitudo penduli simplicis isochroni $h = \frac{e f f}{b b + c e}$; ad quam expressionem vterius euoluendam ducamus ex puncto O tangentem axis cylindrici O T, et ex T ad rectam verticalem agamus

Y 2

norma-

normalem TP , et quia triangulum OCT ad T est rectangulum, ideoque simile triangulo CTP , erit $OC : CT = CT : CP$, hoc est $e : b = b : CP$, ideoque $CP = \frac{bb}{e}$; quare cum sit $CG = c$, erit interuallum $GP = \frac{bb + ce}{e}$. Introducto igitur hoc interuallo GP , erit $b = \frac{ff}{GP}$, quae ergo expressio satis simplex exhibet longitudinem penduli simplicis isochroni.

§. 15. Hic assumimus centrum curuaturae fulcri O supra circulum, qui basin axis cylindrici refert, cadere; sin autem istud punctum O intra hunc circulum caderet, attamen supra eius centrum C , ut iam esset $CO = e$, tum ex O ducta applicata OT , ex T agatur tangens istius circuli TP , rectae verticali occurrens in P ; et quia triangula OCT et CTP denuo sunt similia, erit $CO : CT = CT : CP$, hoc est $e : b = b : CP$, ita ut sit $CP = \frac{bb}{e}$, quamobrem hoc casu longitudo penduli isochroni erit $b = \frac{ff}{GP}$, ut ante. Ex quo patet puncta O et P inter se permutari posse, simulque intelligitur, hoc posteriori casu, quo GP maiorem obtinet valorem, oscillationes fore frequentiores, quam casu praecedenti.

§. 16. Quodsi punctum O in ipsum centrum C incidat, punctum P in infinitum remouebitur, fietque $b = \infty$ id quod etiam inde patet, quod sit $e = 0$. Manifestum autem est hoc casu cavitatem fulcri accurate excipere axem cylindricum, eumque propterea immotum retineri, ita ut nullae plane oscillationes fieri queant. Sin autem punctum O intra centrum C versus A cadat, ita ut curuatura fulcri

2

fulcri minor foret quam curvatura axis cylindrici, tum cylindrus nequidem fulcro incumbere posset, sicque omnis motus oscillatorius prorsus tolleretur.

§. 17. At vero si punctum O infra A cadat, fulcrum superne convexum esset futurum, et quantitas e evaderet negativa. Ponatur igitur pro hoc casu $e = -i$ fietque

$$b = -i \frac{(kk + (c-b)^2)}{bb - ci}, \text{ siue } b = i \frac{(kk + (c-b)^2)}{ci - bb},$$

qui ergo valor, quoties fuerit $bb > ci$, erit negativus, ideoque nullus plane motus oscillatorius contingere posset, sed potius axis cylindricus super tali fulcro delaberetur, simulac minimus motus ipsi tribueretur.

§. 18. Consideremus igitur casum, quo fulcrum Tab. V. superne est convexum, cuius centrum curvaturae cadat in Fig. 7. O, ita ut iam sit $GO = i$, existente $CG = c$. Ex O

ducatur tangens axis cylindrici OT, et ex T ducta horizontali TP, evidens est fore $CP = \frac{bb}{i}$, ideoque $c - \frac{bb}{i} = GP$.

Quare cum etiam nunc sit $ff = kk + (c-b)^2$, longitudo penduli simplicis isochroni hoc casu erit $h = \frac{ff}{GP}$, quae ergo semper erit positiua, dummodo centrum grauitatis G non supra punctum P ascendat, id quod in motu vacillatorio seu nutatorio euenire posset. Prouti autem pendulum hic contemplamur, ut centrum grauitatis in fulcrum cadat, motus semper oscillatorius realis sequetur, qui eo erit frequentior, quo maius fuerit interuallum GP.

§. 19. His igitur in genere obseruatis operae pretium erit annotasse, si axis cylindricus omni crassitie careat,

Y 2

reat,

reat, ita ut sit $b = 0$, tum longitudinem penduli simplicis isochroni fore $b = \frac{kk+cc}{c}$, vbi ob $CA = 0$ erit $AG = 0$, qui ergo casus manifesto conuenit. cum motu penduli ordinarii, quod ex puncto A esset suspensum, quandoquidem momentum inertiae respectu puncti A est $= M(kk+cc)$, quod diuisum per $M \cdot AG$ secundum ea quae de motu pendulorum sunt tradita, semper longitudinem penduli simplicis isochroni exhibet.

§. 20. Hic immorari non opus esse censeo casui, quo totum penduli corpus supra pauimentum eleuatur, ideoque etiam centrum grauitatis G: hoc enim casu ob frictionem orietur ipse ille motus vacillatorius, quem iam olim fusius sum perscrutatus, quippe cuius oscillationes ab ipsa frictione regulares reddentur. Praesens quidem investigatio multo latius patet, cum etiam ad pauimenta siue concaua, siue conuexa extendatur. Omnes autem variationes, quae hic occurrere possunt, ex ante expositis abunde elucescunt, si modo centrum grauitatis G supra A eleuetur, ita ut superfluum foret huic argumento diutius immorari, si modo haec regulo probe teneatur: quamdiu centrum grauitatis totius penduli G infra punctum illud P supra definitum incidat, tum semper motum oscillatorium oriri posse, et longitudinem penduli simplicis isochroni semper fore $b = \frac{Jf}{gP}$, existente Mff momento inertiae totius massae penduli, respectu axis per punctum contactus A ducti; quando autem centrum grauitatis G supra punctum P incidit, tum pendulum nullum plane motum oscillatorium recipere posse, sed a minima inclinatione esse prolapsurum.