

F o r s ø g

iii

at finde et Middel, hvorved Skibenes Krængninger og Svingningsbuer kunne maales i Søen.

Af

C. H o y e r.

At tydelig Kundskab om et Skibs Bevægelse i Søen er ei alene af Bigtig-
hed for dem, som skulle bygge Skibene, men og for dem, der skulle føre
samme over Søen, vil neppe kaldes i Tvivl af nogen. Lad endog hine deels
ved Kundskaber a priori, deels ved Aarhundreders samlede Erfaring have
erhvervet sig den til Visshed fornødne Overbeviisning, det til Anvendelse for-
nødne Lys, saa vil dette ingenlunde kunde være Tilfældet for disse. Con-
structioner og Beregninger, der fordrer nogle Aars Dvelse for at gøres med
Lethed, kunde aldrig blive Egemandens Sag, om de endog ikke fordrer de
Data, dem han ei kan have. Det var derfor ønskeligt, at Søemanden
kunde ved Skibet selv paa en let og sikker Maade finde det fornødne saavel
til at kiende dets Egenheder, som til at sammenligne det med andre Skibe.
Ikkun derved bliver det let, at nytte de paa eet Skib giorte Erfaringer til et
andet Skib, at meddele disse Kundskaber til andre eller og modtage dem fra
andre.

Alle Skibets Bevæelser kunne, ligesom ethvert andet Legemes, henføres til Rotationsbevægelser omkring trende paa hinanden perpendicularare Axlere, og til den fremgaaende Bevægelse. Denne, saavelsom Rotationsbevægelsen omkring vertikale Axlere, fordrer til at kendes kun Omhyggelighed og Kundskab, hvori Søemanden almindelig er vel bevandret. Jeg skal derfor her sætte dem ud af Betragtning. Med Svingene omkring horizontale Axlere, eller de saa kaldte Slingringer og Duninger, er det derimod anderledes beskaffen. De udgiere fornemmelig Characteren af et godt eller maadeligt Søeskib, og fortiente tilligemed Krængningen at kendes neiere end det hidindtil har vel været giærligt, formødelst Mangel paa Midler til at maale eller bestemme dem. At kunde angive et saadant Middel forekom mig derfor nyttigt, deels for den større Lydelighed i Kundskab, Lethed at ordne og bevare samme, som det kunde forhielpe til, deels for den bestemtere og vissere Sammenligning af de kongelige Skibe i deres Besællinger, som derved kunde erholdes, og endelig syntes mig man møder endau saa megen Uvisshed i det Flydendes Bevægelseslove og Virkemaader, at ingen Vei, der kan føre til neiere Kundskab derom, burde blive ubevandret. Jeg har derfor ikke sæst Tanken alene til at maale Krængningerne, men tillige at kunde med nogenledes Visshed finde Svingningsbuerne. Et Skibs Magelighed kan ei vel bedømmes alene af dets Svingningstider, men Vinklernes Størrelse, der i disse Tider giennemløbes, have og nogen Indflydelse. Fra disse Vinklernes Sammenligning med hinanden for et og samme Skib tilligemed Svingningstiderne maae desuden saavel Bølgernes Virkning som de modstaaende Kræfters Indflydelse bedømmes. Afhandlingens fornemste Aarsag og Gienstand saaledes forudsat, gaaer jeg over til samme.

Derfor et krængende Skib laae stedse i nogen mærkelig Tid uden at forsøge eller formindske dets Krængning, da vilde sikkerlig Loddet af alle Midler være det bedste til at maale den, fordi det var simplest og tilstrækkelig nøiagtig. Men Vindens Foranderlighed saavel i Direction som Styrke, Skibets egne Gyringer fra dets Direction, og endelig Søens Bølger ere ligesaa mange Aarsager, der søge at give Skibet en større eller mindre Krængning end det i Følge de meer bestandig virkende Kræfter burde have. Forestilles Skibet ved een af disse Aarsager bragt til at forandre sin Krængning en vis

Bue,

Bue, da er det en fornøden Følge af de materielle Tings Natur, at det derved geraader i Svingning, hvilken ei kan standses ved Vandets og Luftens Modstand uden i en vis endelig Tid. En nye Årsag tilveiebringer igien en nye Oscillation, og saaledes maae Skibet forestilles næsten idelig i Svingning. Virkningen deraf paa Loddet er naturlig, at det ogsaa svinger, og dette forskjellig under samme Svingninger af Skibet, eftersom Loddet er langt eller kort, og er ophængt fra forskjellige Steder i Skibet. Det følger altsaa, "at "Maalingen af Krængnings- og Svingningsvinklerne reducerer sig til, at "kunde ophænge en Linie saaledes, at den i ommeldte Skibets Bevæggelser "forblev vertikal, om ei absolut, saa dog inden de Grændser, som den in- "tendeerte Nøiagtighed fordrer."

Lad (Fig. 1) C forestille et Skibs Tyngselspunct, AB dets Langaxel, DE Tveraxten, Perpendicularen giennem C paa Planet ADBE, dets tredie eller vertikale Axl. Det er da Svingningerne omkring AB jeg her og i det følgende betragter, forestillende indtil videre ingen anden at have Sted. Man antage en solid Stang LK (Fig 2) ophængt saaledes om en Axl giennem H, at den frielig kan svinge omkring samme, saa vil det have Sted:

- 1) Gaar Axlen giennem Stangens egen Tyngselspunct, da vil Stangen stedse bevæges parallel med sig selv, Axlen bevæge sig efter hvilke Love man vil, og være fæstet i Skibet hvor man vil. Stangen vil altsaa forblive vertikal, naar den i Bevægelsens Begyndelse er det. Var end intet andet mod denne Ophængningsmaade, vilde det alene være nok, at man aldrig kunde være vis paa, om Stangen var vertikal eller ei, saasom den aldeles ingen egen Kraft vilde have til at søge denne Direction, men ligemeget forblive i enhver anden, som ukjendte Tilfælde kunde bringe den i. Det følger deraf at Stangens Tyngselspunct I bør stedse falde under Ophængningspunctet.
- 2) Som Axlen AB er i Hvile, skjøndt Skibet svinger omkring den, saa følger: at dersom Ophængningspunctet toges hvor man vil i denne Linie, da maatte Stangen stedse forblive vertikal, hvor stor end HI var. Men herved bør mærkes, deels at det ingen let Sag er, at angive den nøiagtige Situation af Linien AB i Skibet, deels at om endog denne antages givet, vilde dog Stangen ved sliq Ophængningsmaade ofte geraade i Svings

i Svingning, fordi skiondt AB er i Høide i de Svingninger jeg her sætter Tanken til, maae den dog ofte selv rotere omkring visse Centrer, medens den primitive Aarsag til Skibets Svingning varer.

Skiondt Hensigten kan derfor ei paa nogen af disse Maader opnaaes, indsees det dog klart, at Stangens Afsvingninger ville i Almindelighed blive saa meget mindre som H's Afstand fra Axlens AB og HI i selve Stangen ere smaa til. Det er altsaa og rimelig, at ved en tilbørlig Hensyn paa begge disse Størrelser maae kunde opnaaes hvad de ei særskildt kunne give. Jeg vil til den Ende betragte:

A. Lovene, en blot materiel Stang følger i sine Svingninger, naar Axlens, hvorom den er ophængt, selv svinger smaa Buer i et Plan. Den deraf følgende Indretning af en tung Stang og dens Dphængning, for paa det nærmeste at opnaae Hensigten.

B. Naar en Lov for Axlens Svingninger antages, da at bestemme en tung Stangs Bevægelser, der er ophængt fra samme.

A.

§. 1.

Lad Fig. 3 forestille et Plan perpendicular paa Tangaxlen AB og skiarende samme i et Punct C. Stangens Axl staaer perpendicular paa samme Plan giennem H, omkring hvilken Stangen antages at kunde svinge frit. Punctet H forestilles at svinge omkring C, saa at dens Hastighed er 0 i G, størst i L, og atter 0 i M. Bevægelsen supponeres at begynde i G. Stangen FHK, dens Beslignen da H var i G, antages at være HQ parallel med PC, nu derimod gjør den med samme en Vinkel ω . I Tiden T har H bevæget sig giennem GH; dens Vinkelgevoindighed i sidste Moment af T = v. N er Punctet af Stangen, til hvilket H er Stødens Center; NH = D.

I Stan-

I Stangens Tyngselspunct; $HI = r$. Hastigheden, Tyngden giver i første Secund, $= p = 30,2'$. Den halve Circumference af Cirklen, hvis Radius r , $= \pi$. Buen $LG = LM$, i Grader $= \alpha$. $LH = \phi$. $LP = B$. $\angle NHQ = \omega$. $CP = a$. $\frac{d\omega}{dT} = w$.

Laad Skibets Punct H i sidste Moment af T faae en Tilvæxt af Vinkelgeschwindigkeit $= d.v$ efter Tangenten HR, saa er Tilvæxt af absolut Geschwindigkeit $= ad.v$, og denne er det klart at Stangens Punct H maae i samme Moment faae efter HR. Dette giver parallel med FK, $\text{Sin.}(B \mp \phi \mp \omega)ad.v$, og perpendicular paa FK, $\text{Cos.}(B \mp \phi \mp \omega)ad.v$.

Den parallelle Hastighed have vi intet med at gjøre, som den ingen Indskydelse kan have paa Stangens Afvigning fra den havende Direction. Den perpendicular er at ansee som en Kraft, der virker paa Stangen i H, og som den skal der complet modstaaes af Stangens Inertie, saa maae Stangen faae en Svingningshastighed omkring et Punct N, til hvilket H er Center af Stødet. Følgelig haves: $Dd.w = \text{Cos.}(B \mp \phi \mp \omega)ad.v$.

Fra denne Equation følger at w er altid størst naar v er det, altsaa naar $\phi = 0$. Dernæst som $\text{Cos.}(B \mp \phi \mp \omega)$ varierer luns lidet, fordi saavel B som ϕ ere smaa i Tilfældene her haves i Synne, antager jeg den constant, saa at $a \text{Cos.}(B \mp \phi \mp \omega) = \acute{a}$, og er da $Dw = \acute{a}v$

$$\text{og } Dd.\omega = -\acute{a}d.\phi$$

$$D\omega = C - \acute{a}\phi.$$

Men som $\omega = 0$, naar $\phi = \alpha$, saa er $C = \acute{a}\alpha$, og $\omega = \frac{\acute{a}}{D}(\alpha - \phi)$; w er altsaa med $v = 0$, naar $\phi = -\alpha$, og største Værdie af ω er naar $\phi = -\alpha$, da er $\omega = \frac{2\acute{a}}{D}\alpha = \acute{\omega}$. Naar H efterat være kommen i M oscillerer igien tilbage til G, da vil Stangen gaae tilbage mod sin første Situation, saa at ω bliver 0, naar H kommer i G.

§. 2.

Forestiller man sig en fuldkommen lige Stang ophængt fra et Punct h under C , saa at $CH = Ch$, da vil Afsvigningsvinklen ω for den blive den samme som for den anden, kun med den Forandring, at Vinkelen, de angive med Linien HCh , vil i den første være ω større, i den anden ω mindre end den sande Inclinationsvinkel PCH . Tvende saadanne Stænger vilde altsaa angive Grændsen af Feilen, der kunde være i Maalet af Vinkelen PCH . I Hensigt til \acute{a} , som antoges constant, bemærkes, at naar B ansees $= 10$ a 12° , $\alpha = 2$ a 3° , saa har de de største Værdier de faae i de almindeligste Tilfælde. $\frac{a}{D}$ vil man let see kan forringes i det mindste til $\frac{1}{10}$. Nu findes $\text{Cos. } 12^\circ$ og $\text{Cos. } 15^\circ$ kun at skille $\frac{1}{100}$ fra hinanden, selvgelig vil Feilen i $\acute{\omega}$, ved at ansee \acute{a} som constant, være mindre end $\frac{6^\circ}{1000}$ eller mindre end $\frac{1}{2}$ Minut. Til en saadan Nøiagtighed vil naturlig Vinkelen selv aldrig kunde observeres paa Instrumenter, og selvgelig kan Variationen i \acute{a} sikkert sættes ud af Betragtning.

§. 3.

Fra største Værdie af ω eller $\acute{\omega} = \frac{2a}{D}\alpha$ sees at alting kommer an paa at giøre $\frac{a}{D}$ saa liden muelig. Som dette nu for en Deel er i vor Magt, synes det en naturlig Slutning, at dersom det kunde skee til den Grad at $\frac{2a}{D}\alpha$ blev i sig ubetydelig, da vilde Hensigten være opnaaet, Stangen maatte være tung eller ikke, fordi Tyngdens Virkning maatte befordre Hensigten ved at formindskke ω . Tilstaaes denne Slutning indtil videre, saa bliver at mærke: at $\frac{a}{D}$ gieres liden ved at D er stor mod \acute{a} , men som denne igien er større eller mindre efter som Beliggenheden af Skibets Tyngselspunct er nøie bekendt til, saa er Fordringen fra denne Synspunct noget ubestemt. Men i Hensigt til Skibets
Sling-

Svingringer formedelst Bolgerne er det vigtigt at D i sig er saa stor muelig, fordi da er Svingets Center, selgelig og á ubekjendt. Fra denne Synspunct skal jeg altsaa ansee Sagen, tage á (hvor fornødent) bekjendt og $= 1$ Fod, og Spørgsmaalet bliver da her at bestemme Grændsen for D. Hovedconditionen dertil er: "at Stangen skal med en vis Nøiagtighed søge Vertikalen, "naar den hviler." Stangen kan ei ophænges uden at den maae lide Friction ved Bevægelsen omkring Hængepunctet; D kan ei blive stor under maaedelige Længder af Stangen selv uden at r maae blive liden, og som den aftager voxer Frictionens Indflydelse. Luftens Modstand vil fordrø at Stangen mod begge Ender fra Ophængningspunctet af bliver meget nær eensdannet. For nu at D under samme r blev størst, maatte Stangen bestaae af tvende pyramidalske Legemer, hvis smale Ender stødte sammen nær Ophængningspunctet. Men i Betragtning saavel af Luftens Modstand, som af at Stangens Hensigt nødvendig fordrer Svingningsarten bevægelig for et lidet Stykke op og ned i Stangen, skal jeg antage samme af prismatisk Form. Lad Fig. 4 forestille en saadan Stang; Gravitetcentret i I; Svingets Arel gaar gennem H perpendicular paa Papirets Plan; den er fast i Stykket abcd, som bør være bevægelig for en Længde af nogle faa Linier mod F; Bevægelsen maae kunde skee fint formedelst en Skruer, og Afstanden IH ved Noniusinddeling og Skruen selv kunde angives. Hensigten hermed er, at flere Stænger kunne indrettes til at give eens Grad af Nøiagtighed, og i al Henseende sammenlignes, saavelsom og den enkelte Stang indrettes efter Skibet, det skal bruges paa. Arels Ender forestilles at hvile paa tvende Opstandere, fæstede i Skibet, eller og at ligge paa Frictionshiul.

§. 4.

Ideen om Stangen saaledes forudsat, lad dens Længde være A, Diameteren i Basen $= b$; ansees den da fuldkommen solid og cylindrisk, havs

$H h h$ 2

som

som bekendt $D = r \sqrt{\frac{1}{12}A^2 + \frac{1}{16}b^2}$. Som nu r bliver af Fornødenhed liden, og b her og saavidt muelig tages liden for at formindste Luftens Modstand, saa kan uden Feil antages $D = \frac{A^2}{12r}$, og kan altsaa Stangens Sectioner parallel med Basen gives den med Luftens Modstand bedst passende Form, uden at følgende derved forandres. Lad Radius i Svingningsaxlen giennem $H = q$, $\frac{\text{Pressio}}{\text{Frictio}} = n$, da er Vinkelen, som Stangen i Hvile gier med Vertikalen, = Arc. Tang. $\left(\frac{q}{nr}\right) = \beta$ (see Tillægget). Styrken af Axlen er (alt for Resten lige) som $\frac{q^2}{\text{Stangens Vægt}}$, altsaa for ligedannede Indretninger som $\frac{q^2}{A^3}$, selvgelig q som $A^{\frac{3}{2}}$, og β som $\frac{A^{\frac{3}{2}}}{r}$. Jeg antager $n = 6$ og $q = \frac{1}{4}$ Linie, naar $A = 4$ Fod, og viser da følgende Tavle hvad A , β og Stangens Svingningstider blive for givne og hoesseiede Værdier af D og r .

D i Fod, T i Secunder, A i Fod, β i Minuter.									
		D = 5'	10'	15'	20'	40'	80'	120'	160'
		T = 1,3"	1,8"	2,2"	2,6"	3,6"	5,2"	6,2"	7,2"
r i Sommer.	1"	A i Fod 2,24	3,16	3,87	4,47				
		β i Min. 5,0	8,2	11,4	14,1				
	$\frac{3}{4}$ "	A 1,94	2,74	3,35	3,87	5,48			
		β 5,4	9,0	12,2	15,2	25,4			
	$\frac{1}{2}$ "	A 1,58	2,24	2,74	3,16	4,47			
		β 6,0	10,0	13,5	16,8	28,2			
	$\frac{1}{4}$ "	A 1,12	1,58	1,94	2,24	3,16	4,47	5,48	
		β 7,1	11,9	16,1	20,0	33,6	56,6	76,7	
	$\frac{1}{8}$ "	A					3,16	3,87	4,47
		β					67,2	91,2	112,8

Fra Værdierne af A og β følger at man ei kan faae D betydelig stor, uden at enten A eller β , eller begge tillige ville blive store. Nu fordrer Besværligheden at A ei bliver alt for stor; jeg har anseet $4\frac{1}{2}$ Fod for den største
 antag

antagelige Længde for Stangen. Vil man nu med denne Længde have $D = 160$ Fod, da maae $r = \frac{1}{8}$ Tomme, og β findes lig $1^\circ 53'$. Men denne Værdie grundes paa at $n = 6$. Ved Frictionshiul kan n forstørres næsten i hvad Forhold man vil; med dem vil det altsaa stedse være mueligt at gjøre β ubetydelig, og deres Brug vilde blive fornøden endog for mindre Værdier af D , naar Instrumentet skulde have nogen Nøiagtighed, fordi 2β maae ansees som den egentlige Uvished, da man ei veed til hvilken Side af Vertikalen Stangen gjorde Vinkelen β med samme. Antages da at Arken lægges paa saadanne Hiul, og $D = 160$ Fod, $\alpha = 3^\circ$, $a = 1$ Fod, da findes største Værdie af $\omega = 2\frac{1}{4}'$, hvilket omtrent vil være den mindste Bue, der er kiendelig paa en inddeelt Cirkel af $2\frac{1}{4}$ Fods Radius; denne Afvigning kan altsaa fuldkommen ansees for ubetydelig. I øvrigt er Hensigten af disse Beregninger kun at give det almindelige Oversyn; saavel E og r som β skulde i Udvælsen bestemmes ved Instrumentet selv, og kunne ei nøiagtigen angives uden ved samme.

§. 5.

For at afværge Tanken, at Betragtningen her kunde endes uden syn-
derlig Tab for Hovedhensigten, maae jeg anmærke følgende:

- a) Skiendt det foreslaagne Instrument er i sin Grundidee yderlig simpelt, sees det dog lettelig at samme vil fordre nogen Nøiagtighed saavel til dets Forsærdigelse som Brug. Lad sættes man ønskede det skulde søge Vertikalen paa 1 Minut nær, naar $r = \frac{1}{8}$ Tomme, saa vil dertil udfordres at Frictionen bliver kun $\frac{1}{880}$ af Pressionen. Dette kan vel opnaaes ved Frictionshiul, men for at disse ei bringe skadelige Ujevnheder med sig, maae de forsærdiges af en Kunstner, der har Idee om Nøiagtighed.
- b) Da r er kun $1\frac{1}{2}$ Linie, vil en endog liden Forandring deri have betydelig Indflydelse paa Instrumentet. Dette fordrer altsaa nogen Omhu

i Brugten deraf. I Sammenligning med det almindelige Lod vil dette altsaa fordrø endeel Bekostning og Omstændigheder. Man spørger med Rette: er ogsaa alt dette fornødent? og er det saa i alle Tilfælde?

- c) Som Skibene svinge i meget forskellige Tider, er det ei rimeligt at een Værdie af r skulde passe lige godt for dem alle; til Oplysning derom er en nyere Theorie fornøden. Den i §. 3 antagne Slutning kan ei heller anses tilforladelig. Forestiller man sig at Skibet har endt den første Oscillation, og Stangen da afvejet en Vinkel ω , saa vilde Stangens Afvigning ved Enden af anden Oscillation være 0, dersom Længden ei virkede. Med denne vil altsaa Stangen faae en Afvigning grundet i Længden, og som vi ei fra det hidtil fundne kunne bestemme. Afvigningerne kunne altsaa mueligen blive større i de følgende Oscillationer, end de uden Længden vilde være. Til Besvarelse af alt dette gaaer jeg til anden Afdeling.

B.

§. 6.

Foregaaende Benævnelser bibeholdes. Skibets Punct H er antaget at svinge omkring Punctet L (Fig. 3). Hvilke endog de svingende Kræfter ere, maae de kunde forestilles ved en Function af ϕ , og man maae almindelig have $d.v = (G \sin. \phi + G' \sin. \phi^2 + G'' \sin. \phi^3 + \dots) d.T$. Men som der er liden Rimelighed for at kunde angive G , G' &c. a priori, og aldeles ingen at kunde gjøre det ved Forsøg eller Erfaring, skal jeg her alene tage det første Led af Rækken i Betragtning. For Punctet H's Bevægelse havs altsaa $d.v = G \sin. \phi d.T$.

Derfra ved den bekjendte Theorie af svingende Legemer:

$$v^2 = \left(\frac{d.\phi}{dT}\right)^2 = 2G(\text{Cos. } \phi - \text{Cos. } \alpha);$$

$$T =$$

$$T = \frac{\pi - 2 \text{ Arc. Sin. } \left(\frac{\phi}{\alpha}\right)}{2G^{\frac{1}{2}}}, \text{ fordi Buen } \alpha \text{ er af liden } \text{Erendue.}$$

(See Tillægget.)

Naar t er Tiden af hele Oscillationen, havees altsaa $G = \left(\frac{\pi}{t}\right)^2$, og kan derfor findes ved at observere Skibets Svingningstid.

§. 7.

Man forestille sig nu Stangen (Fig. 3) som i sidste Moment af T. De virkende Kræfter reduceres til hvad de virke parallel med HK og perpendicular paa samme. Al disse have vi kun med de sidste at bestille.

Lad (Fig. 5) Væden virke i H efter $Hh = x$,

Tyngden i I efter $Ii = p' = p \text{ Sin. } \omega d \cdot T$,

og Lustens Modstand i V efter $Vv = q$.

Lad $VI = Q$.

Lad Resultanten af disse trende Kræfter virke i R efter Rr , saa havees

$$\text{Resultanten} = x + p' - q; \text{ RI} = \frac{rx - Q \cdot q}{x + p' - q}$$

Lilvæerten af Stangens Vinkelgesvindighed for dette Moment, eller $d.w$, maae skee om et Punct, til hvilket R er Stødens Center; lad dette være N' , og $IN' = y$, saa havees fra kiendte mekaniske Principer:

$$(D-r)r = y \cdot \text{RI}, \text{ d. } w = \frac{x + p' - q}{y} = \frac{ad \cdot v}{y + r}$$

Derfra findes igjen lettelig:

$$x = \frac{(D-r)ad \cdot v - (D-r)(p' - q) + Q \cdot q}{D}$$

$$Dd \cdot w = ad \cdot v - p' + \frac{r - Q}{r} q$$

Naar altsaa Resultanten af Lustens Modstand gaaer giennem H, er dens Virkning paa $w = 0$. Dette antager jeg at skee her, og bliver da, naar Værdierne indsættes,

Dd

$$Dd \frac{d\omega}{dT} = \acute{a} G \text{Sin. } \phi d. T - p \text{Sin. } \omega d. T.$$

Denne Equation bliver det nu Spørgsmaalet at integrere.

§. 8.

Som ϕ og ω ere smaa, sætte vi Været for Sinuser, og er da

$$d \frac{d\omega}{dT} + \frac{p}{D} \omega d. T = \frac{\acute{a}G}{D} \phi d. T.$$

Lad $\omega = z. s$. Naar denne Værdie indsættes, reduceres det til Integrationen af følgende tvende:

$$1) \quad d \frac{dz}{dT} + \frac{p}{D} z d. T = 0;$$

$$2) \quad z d \frac{ds}{dT} + \frac{2d. s dz}{(dT)^2} = \frac{\acute{a}G}{D} \phi d. T (*).$$

Den første er integrabel ved at multiplicere med $\frac{dz}{dT}$, og faaes da:

$$T = \int \frac{dz}{\left(1 - \frac{p}{D} z^2\right)^{\frac{1}{2}}}; \text{ og derfra}$$

$$z = \left(\frac{D}{p}\right)^{\frac{1}{2}} \text{Sin.} \left[\left(\frac{p}{D}\right)^{\frac{1}{2}}. T\right].$$

Den anden Equation bliver integrabel ved at multipliceres med z , og faaes da:

$$s = \frac{\acute{a}G}{D} \int \frac{d. T. s \phi z d. T}{z^2}.$$

§. 9.

(*) Den givne Equation er:

$$A. \quad d \frac{d\omega}{dT} + \frac{p}{D} \omega d. T - \frac{\acute{a}G}{D} \phi d. T = 0.$$

Det antages at $\omega = z. s$ (z og s anseete begge som variable og Functioner af T). Naar denne indsættes i $A.$, faaes:

$$B. \quad s d^2. z + \frac{p}{D} z s d. T + z d^2. s + 2d. s d. z - \frac{\acute{a}G}{D} \phi d. T = 0.$$

Denne Equation fyldstgjort, saa er og $A.$ fyldstgjort, samt Værdien af ω bestemt. Men som nu $B.$ kan kun give een Bestemmelse, og indeholder dog tvende variable, der skulde bestemmes, saa er det aabenbar at den anden Variables Bestemmelse er faldkommens overladt til os selv. Dette er og den eneste Hensigt med at indføre

tvende

§. 9.

Lad $\frac{\phi}{\alpha} = \text{Cos. } \psi$, saa er $\phi = \alpha \text{ Cos. } \psi$, og $\text{Arc. Sin. } \left(\frac{\phi}{\alpha}\right) = \frac{1}{2}\pi - \psi$; altsaa $T = \frac{\psi}{G^{\frac{1}{2}}}$. Videre antages $\left(\frac{p}{DG}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{\left(\frac{1}{G}\right)^{\frac{1}{2}}}{\left(\frac{D}{p}\right)^{\frac{1}{2}}} = m$, og

vil da m angive hvorledes Skibets og Stangens Svingsstider ere mod hinanden; er den = 1, ville de være eenstidige; er $m = 2, 3, 4$ ic., vil Stangen svinge 2, 3 ic. Gange saa hurtig som Skibet; men er $m = \frac{1}{2}, \frac{1}{3}$ ic., vil Skibet svinge 2, 3 ic. Gange saa hurtig som Stangen. I Følge disse Antagelser høves da:

$$z =$$

tvende Variable isteden for den ene ω . Vi kunne da saaledes antage f. Ex. for z hvilken Function af T vi ville. Eftersom den tages til, vil vel Formen af z forandres, men ingenlunde ω eller Productet $z \cdot z$. Isteden for nu at antage (som i Blinde) en vis Function af T for Værdien af z , saa bemærkes, at som denne Antagelse dog ei skal gjøre andet end bestemme z , saaledes at B . bliver integrabel, saa skeer dette lettest ved at betragte B . selv med Agtsomhed. Det vil da findes, at naar man til Bestemmelsen for z antager at:

$$z d^2 z + \frac{p}{D} z d T = 0,$$

$$\text{eller ved Integrering } z = \left(\frac{D}{p}\right)^{\frac{1}{2}} \text{Sin. } \left[\left(\frac{p}{D}\right)^{\frac{1}{2}} T\right],$$

og sætter (i Følge B .) ogsaa den øvrige Deel af Equationen $B. = 0$, eller

$$C. \quad z d^2 z + 2 d z d T - \frac{dG}{D} \phi d T = 0,$$

da vil denne og være integrabel, som ovenfor er vist. Naar man nu kunde strax have seet dette i Equationen A ., saa havde man aabenbar kun havt nødig at sætte ligesvem:

$$\omega = \left(\frac{D}{p}\right)^{\frac{1}{2}} \text{Sin. } \left[\left(\frac{p}{D}\right)^{\frac{1}{2}} T\right] \cdot z.$$

Denne indsat i A . vilde da strax have givet C ., og det (blot tilsyneladende) Hypothesiske var da faldet bort af sig selv.

$$z = \frac{1}{mG^{\frac{1}{2}}} \text{Sin. } (m\psi), \text{ og}$$

$$\varphi z d. T = \frac{a}{mG} \text{Cof. } \psi \text{ Sin. } m\psi d. \psi. \text{ Denne integreret giver:}$$

$\int \varphi z d. T = \frac{a}{2mG} \left[C - \frac{\text{Cof. } (m+1)\psi}{m+1} - \frac{\text{Cof. } (m-1)\psi}{m-1} \right]$, hvor C er en antagen Constant, som siden skal bestemmes.

$$\text{Altsaa d. } z = \frac{m a G^{\frac{1}{2}} a}{2D} \left[\frac{C - \frac{\text{Cof. } (m+1)\psi}{m+1} - \frac{\text{Cof. } (m-1)\psi}{m-1}}{(\text{Sin. } m\psi)^2} \right] d. \psi.$$

For at integrere denne Equation, mærkes at man haver:

$$\text{Cof. } (m+1)\psi = \text{Cof. } (m\psi) \text{Cof. } \psi - \text{Sin. } m\psi \text{Sin. } \psi,$$

$$\text{Cof. } (m-1)\psi = \text{Cof. } m\psi \text{Cof. } \psi + \text{Sin. } m\psi \text{Sin. } \psi.$$

Disse indsat give:

$$d. z = \frac{m a G^{\frac{1}{2}} a}{2D} \left[\frac{C}{\text{Sin. } m\psi^2} - \frac{2}{m^2-1} \left(\frac{m \text{Cof. } \psi \text{Cof. } m\psi}{\text{Sin. } m\psi^2} + \frac{\text{Sin. } \psi}{\text{Sin. } m\psi} \right) \right] d. \psi;$$

$$\text{men } \left(\frac{m \text{Cof. } \psi \text{Cof. } m\psi}{\text{Sin. } m\psi^2} + \frac{\text{Sin. } \psi}{\text{Sin. } m\psi} \right) d. \psi = -d \left[\frac{\text{Cof. } \psi}{\text{Sin. } m\psi} \right].$$

Derfor $z = \frac{2m a G^{\frac{1}{2}} a}{2D} \left[C' - \frac{1}{2} C \text{Cot. } m\psi + \frac{1}{m^2-1} \frac{\text{Cof. } \psi}{\text{Sin. } m\psi} \right]$, hvor C' er en anden Constant, der bliver at bestemme.

§ 10.

I Følge Antagelsen i §. 8 er $\omega = z. z$; derfor

$$\omega = \frac{a^2}{D} \left[C' \text{Sin. } m\psi - \frac{1}{2} C \text{Cof. } m\psi + \frac{\text{Cof. } \psi}{m^2-1} \right], \text{ og deraf}$$

$$\frac{d\omega}{dT} = \frac{4a^2}{D} \left[mC' \text{Cof. } m\psi + \frac{1}{2} mC \text{Sin. } m\psi - \frac{\text{Sin. } \psi}{m^2-1} \right].$$

Som nu Bevægelsen supponeres at begynde naar $T = 0$, saa maae ω og $\frac{d\omega}{dT}$ være 0, naar $\psi = 0$; derved findes $C' = 0$, og $\frac{1}{2} C = \frac{1}{m^2-1}$,

og derved
$$\begin{cases} \omega = \frac{a\alpha}{(m^2-1)D} [\text{Cof. } \psi - \text{Cof. } m\psi], \\ \frac{d\omega}{dT} = \frac{aG^{\frac{1}{2}}\alpha}{(m^2-1)D} [m \text{Sin. } m\psi - \text{Sin. } \psi]. \end{cases}$$

§. 11.

Disse Equationer svare for alle Værdier af m , undtagen naar den er 1, da de give ubestemt Svar = 0. Ved i §. 9 at sætte $m = 1$ findes

$$\begin{aligned} \omega &= \frac{a\alpha}{2D} [(C \mp \psi) \text{Sin. } \psi], \\ \frac{d\omega}{dT} &= \frac{aG^{\frac{1}{2}}\alpha}{2D} [\text{Sin. } \psi \mp (C \mp \psi) \text{Cof. } \psi]. \end{aligned}$$

For at disse blive 0, naar $\psi = 0$, maae C være = 0. Derfor haves:

Casu $m = 1$
$$\begin{cases} \omega = \frac{a\alpha}{2D} \psi \text{Sin. } \psi, \\ \frac{d\omega}{dT} = \frac{aG^{\frac{1}{2}}\alpha}{2D} [\text{Sin. } \psi \mp \psi \text{Cof. } \psi]. \end{cases}$$

§. 12.

For at en Stang svarte bedst til Hensigten, maae, naar $\phi = -a$, eller $\psi = 180^\circ$, ei alene ω , men og $\frac{d\omega}{dT}$ være = 0. Ei alene fordrer Observationen dette, men det er klart at Casu $\frac{d\omega}{dT}$ ei bliver 0; det er fornøden at undersøge de følgende Oscillationer, fordi ω i Slutningen af dem kunde da skielles meget fra ω i første Oscillationens Ende. Sættes $\psi = \pi$ i de sidst fundne Equationer for $m = 1$, da bliver $\omega = 0$, men $\frac{d\omega}{dT} = -\frac{aG^{\frac{1}{2}}\pi}{2D}\alpha$. Som nu denne Hastighed er imod Bevægelsen i første Oscillation, saa er den med Bevægelsen i anden Oscillation; selvselig bør, naar ψ i denne er 0, haves $\frac{d\omega}{dT} = \frac{aG^{\frac{1}{2}}\pi}{2D}\alpha$. Fra de generale Equationer i §. 11 maae derfor $C \mp \psi$

være $= \pi$, og da $\psi = 0$, $C = \pi$. Equationerne for anden Oscillation ere altsaa følgende:

$$\omega = \frac{a\alpha}{2D} (\pi + \psi) \text{Sin. } \psi,$$

$$\frac{d\omega}{dT} = \frac{aG^{\frac{1}{2}}\alpha}{2D} (\text{Sin. } \psi + (\pi + \psi) \text{Cof. } \psi).$$

Naar ψ i denne sættes $= \pi$, findes $\dot{\omega} = 0$, men $\frac{d\dot{\omega}}{dT} = -\frac{aG^{\frac{1}{2}}\alpha}{2D} 2\pi$; derved for tredje Oscillation $C = 2\pi$, hvorved altsaa dens Equation findes. Ved samme Fremgangsmaade høves for nte Oscillation:

$$m = 1 \begin{cases} \omega = \frac{a\alpha}{2D} [(n-1)\pi + \psi] \text{Sin. } \psi, \\ \frac{d\omega}{dT} = \frac{aG^{\frac{1}{2}}\alpha}{2D} [\text{Sin. } \psi + ((n-1)\pi + \psi) \text{Cof. } \psi]. \end{cases}$$

Det sees altsaa at skændt $\dot{\omega}$ i Enden af enhver Oscillation bliver 0, saa voxer Hastigheden for samme Tidspunct dog stedse med Svingningernes Antal, saa at Stangen bliver meer og meer uroelig som bemeldte Antal tiltager.

§. 13.

Naar man ligeledes i §. 10 sætter $\pi = \psi$, høves for Enden af første Oscillation:

$$\dot{\omega} = -\frac{(m^2-1)D}{a\alpha} (1 + \text{Cof. } m\pi),$$

$$\frac{d\dot{\omega}}{dT} = \frac{m a \alpha G^{\frac{1}{2}}}{(m^2-1)D} \text{Sin. } m\pi.$$

Disse blive begge 0 for alle hele uesne Talværdier af m , eller naar $m = 3, 5, 7, 9$ ic. $\frac{d\dot{\omega}}{dT}$ bliver og 0, naar $m = 2, 4, 6, 8$ ic., men ei $\dot{\omega}$. Som det nu ei er muelig at m kan stedse gives en vis bestemt Værdie, maae vi ogsaa her undersøge de følgende Oscillationer formedelst de generale Equationer i §. 10. Til at bestemme C og C' for anden Oscillation høves altsaa følgende Equationer:

$$\frac{a\alpha}{(m^2-1)D}$$

$$\left. \begin{aligned} \frac{\dot{a}\alpha}{(m^2-1)D} (1 \mp \text{Cof. } m\pi) &= \frac{\dot{a}\alpha}{D} \left(\frac{1}{m^2-1} - \frac{1}{2}C \right) \\ - \frac{m\dot{a}\alpha G^{\frac{1}{2}}}{(m^2-1)D} \text{Sin. } m\pi &= \frac{\dot{a}G^{\frac{1}{2}}\alpha}{D} mC' \end{aligned} \right\} \psi \text{ i anden Oscillation supposedes } = 0.$$

Dermed $\frac{1}{2}C = -\frac{\text{Cof. } m\pi}{m^2-1}$, og $C' = -\frac{\text{Sin. } m\pi}{m^2-1}$.

Disse indsat for $\frac{1}{2}C$ og C' i §. 10 give følgende Equationer for anden Oscillation:

$$\omega = \frac{\dot{a}\alpha}{(m^2-1)D} [\text{Cof. } \psi \mp \text{Cof. } m(\pi \mp \psi)],$$

$$\frac{d\omega}{dT} = -\frac{m\dot{a}G^{\frac{1}{2}}\alpha}{(m^2-1)D} \left[\text{Sin. } m(\pi \mp \psi) \mp \frac{\text{Sin. } \psi}{m} \right].$$

Med samme Fremgangsmaade findes derfra igjen Equationerne for tredje Oscillation o. s. v.

§. 14.

Laad $\frac{\dot{a}\alpha}{(m^2-1)D}$ være = E, og $\frac{m\dot{a}G^{\frac{1}{2}}\alpha}{(m^2-1)D} = F$, saa havees følgende generale Equationer:

For 1. Oscillation $\omega = E(\text{Cof. } \psi - \text{Cof. } m\psi)$,
 $\frac{d\omega}{dT} = F \left[\text{Sin. } m\psi - \frac{\text{Sin. } \psi}{m} \right];$

2. - - $\omega = E(\text{Cof. } \psi \mp \text{Cof. } m(\pi \mp \psi))$,
 $\frac{d\omega}{dT} = -F \left[\text{Sin. } m(\pi \mp \psi) \mp \frac{\text{Sin. } \psi}{m} \right];$

3. - - $\omega = E(\text{Cof. } \psi - \text{Cof. } m(2\pi \mp \psi))$,
 $\frac{d\omega}{dT} = F \left[\text{Sin. } m(2\pi \mp \psi) - \frac{\text{Sin. } \psi}{m} \right];$

n. - - $\omega = E(\text{Cof. } \psi \mp \text{Cof. } m((n-1)\pi \mp \psi))$,
 $\frac{d\omega}{dT} = \mp F \left[\text{Sin. } m((n-1)\pi \mp \psi) \mp \frac{\text{Sin. } \psi}{m} \right].$

Det øverste Tegn gælder naar n er et effen Tal. Sættes nu $\psi = \pi$ i disse, faaer man for Slutningen af

1. Oscillation $\dot{\omega} = -E(1 + \text{Cof. } m\pi)$, $\frac{d\dot{\omega}}{dT} = +F \text{ Sin. } m\pi$;
2. - - $\dot{\omega} = -E(1 - \text{Cof. } 2m\pi)$, $\frac{d\dot{\omega}}{dT} = -F \text{ Sin. } 2m\pi$;
3. - - $\dot{\omega} = -E(1 + \text{Cof. } 3m\pi)$, $\frac{d\dot{\omega}}{dT} = +F \text{ Sin. } 3m\pi$;
- n. - - $\dot{\omega} = -E(1 + \text{Cof. } nm\pi)$, $\frac{d\dot{\omega}}{dT} = +F \text{ Sin. } nm\pi$.

Det øverste Tegn gælder naar n er et effen Tal. Fra disse Equationer udbrages lettelig følgende Slutninger:

- a) Er m et effen Tal, vil $\dot{\omega}$ i 1te, 3de, 5te etc. Oscillation være $= 2E$, derimod i 2den, 4de, 6te etc. Oscillation $= 0$; er m et ueffen heelt Tal, vil den være 0 i alle Oscillationer. Det samme vil endnu skee hvad Værdie end m har, kuns der kommer et større Antal Oscillationer imellem Grændseværdierne. Lad s. Ex. m være $= \frac{\delta}{z}$, disse Primtal mellem sig, saa vil $\dot{\omega}$ ei blive 0 eller $2E$ før end i den z te Oscillation; den vil blive 0 naar z er ueffen og δ ligeledes, derpaa 0 igjen i den $2z$ te, $3z$ te etc. Oscillation; i alle øvrige Variationer af z og δ vil den blive $2E$ i den z te Oscillation, 0 i den $2z$ te, $2E$ i den $3z$ te o. s. v.
- b) I alle Tilfælde at $\dot{\omega} = 0$ eller $2E$, og ellers ikke, vil $\frac{d\dot{\omega}}{dT}$ være 0 , den vil derimod være Maximum $= F$ naar $\dot{\omega} = E$.
- c) Dersom altsaa Tilfældet maae supponeres saaledes, at Værdierne af m ei kunne være noie bekendte, eller og at de kunne variere noget fra een Oscillation til en anden, saa vil $2E$ være Feilen man udsætter sig for med Instrumentet, fordi den er den største Afvigning fra Vertikalen. Ligeledes udrykker F den største Vinkelgesvindighed i Slutningen af nogen Oscillation. Vi have altsaa at undersøge Værdierne af E og F .

§. 15.

I Folge §. 9 er $D = \frac{p}{m^2 G} = \frac{p}{m^2} \left(\frac{t}{\pi}\right)^2$, altsaa

$$E = \frac{m^2}{m^2 - 1} \cdot \frac{aG}{p} \cdot a,$$

$$F = \frac{m^3}{m^2 - 1} \cdot \frac{aG^{\frac{3}{2}}}{p} \cdot a.$$

I disse Værdier er nu p constant, G og a gives ved Naturen af Skibet og de svingende Kræfter; a afhænger forvæmmelig af Ophængningspunctet, altsaa for alle Sving omkring Langaxlen eller Skibets horizontale Længdediametre i Almindelighed, for saavidt i vor Magt at formindske, som vi kiende Længselspunctets Situation ndie til. Under nærværende Betragtning indgaaer derfor intet uden Factorerne $\frac{m^2}{m^2 - 1}$ og $\frac{m^3}{m^2 - 1}$. Da Qvæstionen er at formindske dem saa vidt muelig, vil det let findes at ssee naar m selv gieres saa meget muelig mindre end 1. Dette sees ydermere fra følgende Værdier:

	$\frac{m^2}{m^2 - 1}$	$\frac{m^3}{m^2 - 1}$
$m = 4$	$1\frac{1}{5}$	$4\frac{4}{5}$
$m = 3$	$1\frac{1}{8}$	$3\frac{3}{8}$
$m = 2$	$1\frac{1}{3}$	$2\frac{2}{3}$
$m = \frac{1}{2}$	$\frac{1}{3}$	$\frac{1}{8}$
$m = \frac{1}{3}$	$\frac{1}{8}$	$\frac{1}{24}$
$m = \frac{1}{4}$	$\frac{1}{15}$	$\frac{1}{60}$

Det staaer immer i vor Magt at giøre $m = 4$ og derover. Dersom vi altsaa og kunde vælge at giøre den $= \frac{1}{4}$ og derunder, da viser hosstaaende, at Instrumentet af sidstnævnte Indretning vilde have sin største muelige Afsvingningsbue kun $\frac{1}{16}$ af den førstes, og dens største Gesvindighed vilde kun være $\frac{1}{24}$ af den førstes. Det er altsaa fornødent at undersøge, naar og hvorvidt vi kunne giøre m betydelig mindre end 1.

§. 16.

§. 16.

I Følge §. 6 er $G = \left(\frac{\pi}{t}\right)^2$. Antage vi at Skibet gjør sine Sving i

2	Secunder,	bliver	altsaa	$G = 2,47$	og	$D = \frac{12,24}{m^2}$	Fod;
3	- - - - -	- - - - -	- - - - -	1,08	- - - - -	$\frac{27,54}{m^2}$	-
4	- - - - -	- - - - -	- - - - -	0,62	- - - - -	$\frac{48,96}{m^2}$	-
5	- - - - -	- - - - -	- - - - -	0,39	- - - - -	$\frac{76,50}{m^2}$	-

Formodentlig ville Skibenes fæste Svingsninger omkring Langakserne falde mellem de her antagne; de høstaaende Værdier for D kunne altsaa tiene til at bestemme denne, naar m gives, eller og omvendt m , naar D gives. Ved Instrumentet, man almindelig bruger til at maale Skibenes Krængninger, er (saavidt mig er bekendt) aldrig taget Hensyn paa Skibenes Svingsningstider. De ere ophængte som det sædvanlige Lod, have ungefær $D = r$, denne Længde noget varierende, almindeligst henved 1 Fod, ei sjelden endnu mindre. Tæge vi fra dette Instrument alene dens Grundprincip, nemlig at den bør svinge hurtigere end Skibet (hvilket i Virkeligheden er kun en Følge af dens korte Længde), saa forestiller Fig. 5 et Instrument bygget derpaa, og passende med Hensigten her. Jeg skal i det følgende betegne dette ved første Instrument. Det hidtil i denne Afhandling omtalte, hvor D er meget stor mod r , og som i Følge foregaaende §. bør svinge saa meget muelig langsommere end Skibet, skal jeg betegne ved andet Instrument. Følgende Table vil vise Sammenligningen mellem disse tvende Instrumenter, naar D i hiint tages $= 1$ Fod. I den forestiller

2E (som forhen viist) den største Vinkel, det er muelig Stangen kan gjøre med Vertikalen i Enden af nogen Oscillation, hvor mange lige store af disse der endog have fulgt paa hinanden.

F fores

F forestillter den største Vinkelgesvoindighed, det er muelig Stangen kan have i Enden af nogen Oscillation, hvor mange lige store af disse der end have fulgt paa hinanden, blot undtagen naar $m = 1$, da betyder F Vinkelgesvoindigheden i første Oscillations Ende, og skal multipliceres med n for at have den i nte Oscillation. NB. Dette alt at forstaaes for de hosfatte Værdier af D og m.

Skibenes Sving- ningstid.	Første Instrument.		Andet Instrument.		
	D = 1 Fod	m = $\frac{3}{2}$	m = 1	m = $\frac{1}{2}$	D = 160 Fod
2''	m = 3,5	D = 5,4'	12,2'	48,8'	m = 0,28
	2E = 0,089á(2a)	0,147á(2a)	0,00	0,027á(2a)	0,0068á(2a)
	F = 0,24á(2a)	0,17á(2a)	0,03á(2a)	0,01á(2a)	0,0015á(2a)
3''	m = 5,2	D = 12,2'	27,5'	110,2'	m = 0,41
	2E = 0,038á(2a)	0,065á(2a)	0,00	0,012á(2a)	0,0075á(2a)
	F = 0,10á(2a)	0,05á(2a)	0,09á(2a)	0,003á(2a)	0,0016á(2a)
4''	m = 7,0	D = 21,8'	49,0'	195,8'	m = 0,55
	2E = 0,020á(2a)	0,037á(2a)	0,00	0,007á(2a)	0,0090á(2a)
	F = 0,06á(2a)	0,02á(2a)	0,004á(2a)	0,001á(2a)	0,0020á(2a)
5''	m = 8,7	D = 34,0'	76,5'	306,0'	m = 0,69
	2E = 0,013á(2a)	0,024á(2a)	0,00	0,004á(2a)	0,0120á(2a)
	F = 0,04á(2a)	0,01á(2a)	0,002á(2a)	0,0007á(2a)	0,0026á(2a)

§. 17.

Sædvanlig ophænges det første Instrument saaledes at á = 6, 8 a 10 Fod efter Skibenes Størrelse. Med denne Brugsmaade viser Tavlen at baade 2E og F blive meget betydelige, særdeles for de Skibe, der svinge i 2 a 3 Secunder. 2E vilde saaledes blive $\frac{1}{4}$ à $\frac{1}{2}$ gang (2a), og F = $\frac{1}{2}$ à 1 gang (2a); altsaa var paa den Maade ei at tænke paa at maale Svingnings-

buerne, og Krængningen selv vilde i mange Tilfælde være aldeles utilforladelig. Men som det ingen Fornødenhed er at å tages saa stor, skal jeg ansee den = 1 Fod, og da viser Tavlen at dette Instrument ei er ubrugelig for de langsomme Sving, som de i 5 Secunder eller derover. $2E$ findes da $= \frac{2\alpha}{7515}$, og $F = \frac{2\alpha}{25}$, naar $t = 5''$, og de kunne ved en bedre Indretning af Stangen gøres noget mindre, hvorom siden efter. Hvad derimod Svingene i kortere Tid angaaer, da vil neppe en Stang indrettet efter dette Princip kunde give nogen synlig Grad af Nøiagtighed. Vilde man gøre D mindre, blev m større, men derved vil $2E$ kunns aftage ubetydelig, F derimod vore næsten som m , naar Alt for D esten er lige (§. 15). Tager man derimod D mærkelig større, bliver m og derved F mindre, men da vorer igien $2E$, fordi m har for $D = 1$ Fod just ingen høi Værdie for de hurtigere Sving.

§. 18.

Ved at betragte Equationen i §. 14 kunde det synes at det her omtalte Instrument frakendtes sin sande Værdie; thi da $2E$ og F ere begge 0 naar $m = 3, 5, 7$ ic., saa synes det ved første Øiekast ei vanskelig at indrette dette Instrument saaledes at m fik een af disse Værdier; jeg anmærker derfor: Forestiller man sig et complet udrustet Skib i et stille Vand, saa vil det have en vis Svingningstid, og denne vil ei betydelig forandres enten ved Lustens eller Vandets Modstand. Blev altsaa denne Tid enten givet ved Skibets Constructeur, eller fundet ved directe Observationer af Skibets Svingninger, saa var intet lettere end at give Instrumentet den behørig Indretning. Men uden at tage Vanskeligheden ved den nøiagtige Angivelse af denne Svingningstid i Betragtning, synes mig det Umuelige paa den Maade at faae et tilforladelig Maalingsinstrument er klart fra følgende Grunde:

a) Er

- a) Er Svingningstiden givet for $B = 0$, vil den variere noget naar B voxer. Forandringer i Skibets Last ic. kunne og derpaa have nogen Indflydelse.
- b) Skiondt det almindelig er rigtig, at Legemerns Svingningstider forandres kunns meget lidet af de modstaaende Kræfter som Friction og flydende Ting, saa er dog Tilfældet med et Skib, der svinger med udsprende Seil, saa eget, Kræfterne virke med saa store Vægtstangsarme, at man snarere maae ønske det bekræftet eller nægtet ved directe Observation, end just bygge derpaa som en Visshed.
- c) Skibet seilerielden eller aldrig uden at Søen tillige er meer eller mindre oprørt; at Bølgerne maae have Indflydelse paa Skibets Sving saavel til at forforte som forlænge dets Tider, er vel udenfor al Tvivl, ligesom det ogsaa er at vi à priori kunne intet bestemme deri med Visshed.

Lad nu den antagne Svingningstid være $= 1$, Instrumentet indrettet til $m = 5$, og lad Skibet ved een af foregaaende Aarsager komme til at svinge i Tiden $1 \pm \frac{1}{7}$, saa vil den sande Værdie af m være 4 eller 6, og ω vil blive $= 2E$ isteden for at være 0 . Lad Svingningstiden blive $1 \pm \frac{1}{8}$, saa vil den sande Værdie af m blive $\frac{40}{9}$ eller $\frac{40}{7}$, og ω vil i den 7de og 9de Oscillation blive $= 2E$ isteden for at være 0 . Til Sikkerheden af et saadant Instrument synes det derfor nødvendig at saavel $2E$ som F ere i sig ubetydelige, men dette kan ei opnaaes ved første Instrument, uden naar Svingningstiderne ere 5 a 6 Secunder og derover. Naar Tanken sæstes til saadanne Svingninger, da maae et Instrument af ommeldte Natur vælges, som strax skal vises.

§. 19.

Det andet Instruments Hovedidee er: at det skal svinge langsommere end Skibet, og dette jo mere jo bedre. Men som alting har sine Grændser,

saa' begribes det og lettelig at Skibets Svingningstider kunne være saa store, at det bliver umuelig at give D den behørigte Værdie. For Sikkerheden og Nøiagtigheden af dette Instrument er det fornøden ei alene at det svinger langsommere end Skibet, men og at dets Svingningstid ei nærmer sig Skibets inden en vis Grændse. Til at oplyse dette lad sættes at Skibets Svingningstid var 5 Secunder og at $m = 1 - \frac{1}{30} = \frac{29}{30}$, saa vil D findes 81,86 Fod, ω vil rigtig nok i de første Oscillationer blive ubetydelig, men den vil bestandig være, og i den 30te vil den findes $= \frac{a}{5,36}(2\alpha)$, som er dens Maximum. For nu altsaa at kunde fastsætte en Grændse, hvor dette Instrument er ei længere at foretrække første, maae mærkes i Følge S. 15 vil det altid have Fordeelen for første i at giøre F mindre, fordi m er mindre end 1; deri kan altsaa ingen egentlig Sammenkomst blive. Hvad derimod 2E angaaer, da, naar første er i den Henseende bedst indrettet, vil $\frac{m^2}{m^2-1}$ være nær $= 1$, men dog stedse større end 1. Vi kunne altsaa i andet Instrument antage den Værdie af m til Grændse, der giør $\frac{m^2}{m^2-1} = 1$, thi da vil det over første ogsaa have Fordeel i Hensigt til 2E og folgelig i al Henseende paa hvad Nøiagtighed angaaer. Denne Værdie af m er $\frac{1}{\sqrt{2}}$, og bliver da intet videre tilbage end at bestemme for hvor stor Værdie af t det er muelig at giøre $m = \frac{1}{\sqrt{2}}$. Nu er $D = \frac{p}{\pi^2} \cdot \left(\frac{t}{m}\right)^2$; derfra findes at $t = 4''$ giør $D = 98$ Fod, $t = 5''$ giør $D = 153$ Fod. Gaaer man nu for et Øieblik tilbage til Tavlen (S. 4), saa sees at $D = 160$ Fod fordrer alt 1 saa liden og Frictionshiulene saa høie, at der ei er noget at tænke paa at kunde giøre D større. Det langsomste Sving, dette Instrument kan vel anvendes til at maale, er altsaa 5 Secunder, og mueligen kunde dets Execution raade til ei engang at anvende det til saa langsomme Sving, fordi den kunde vise ei nu seete Vanskeligheder ved at bringe D til 160 Fod. Antage vi her at det bringes saa-

vidt,

vidt, da viser Tavlen (§. 16) Nøiagtigheden som derved opnaaes; for $t = 5''$ er det mindst fordeelagtig; da bliver $2E = \frac{a}{83}(2\alpha) = 4\frac{1}{3}$ Minut for de antagne Værdier af a og α ; F er ubetydelig og ei 1 Minut. Ved den bedste Indretning vil man altsaa for denne Svingningstid udsættes for en Feil af $\frac{1}{83}$ af Svingningsbuen, hvilken just ei er betydelig, men mærkelig ved at være næsten dobbelt af det §. 4 for samme Værdie af D lovede. Den der fundne Nøiagtighed vil ei faae Sted for $t = 2''$ eller derunder.

§. 20.

For alle Skibenes Svingninger, hvortil bruges længere Tid end $5''$, maae altsaa første Instrument anvendes. Jeg skal derfor kortelig angive Hovedprincippet for dets Indretning. I Følge §. 15 sees at E dependerer af $\frac{m^2}{m^2-1}$; den vil rigtig nok blive mindre eftersom m tages større, men naar m overgaaer en vis Størrelse, vil denne Afstaaelse blive meget ubetydelig; derimod vil F næsten være som m. Nu findes Brøken for $m = 5$ og $m = 6$ kun at sfielle $\frac{1}{71}$ fra hinanden, og som G er henved $\frac{1}{3}$, vil denne Forskiel kunne ansees ubetydelig; m bør derfor ei overgaae 5. Instrumentet vil da vise sig som følger:

	$t = 5''$	$6''$	$7''$	}	$m = 5$
$D =$	$3,06'$	$4,41'$	$6,0'$		
$2E =$	$\frac{a}{73,4}(2\alpha)$	$\frac{a}{105,8}(2\alpha)$	$\frac{a}{144,0}(2\alpha)$		
$F =$	$\frac{a}{46,7}(2\alpha)$	$\frac{a}{80,9}(2\alpha)$	$\frac{a}{128,4}(2\alpha)$		

Man sees deraf at disse Svingninger ei ere vanskelige at maale med tilstrækkelig Nøiagtighed, og at denne vil blive større eftersom t vokser. Men som det er fordeelagtig saavel i Hensigt til F som det i §. 18 omtalte at m gøres saa liden muelig, saa viser følgende Udslaget naar $m = 3$.

Kff 3

$t = 4''$

	$t = 4''$	$5''$	$6''$	$7''$	}
$D =$	$5,44'$	$7,50'$	$12,24'$	$16,66'$	m = 3
$2E =$	$\frac{\overset{a}{}}{43,5}(2\alpha)$	$\frac{\overset{a}{}}{56,0}(2\alpha)$	$\frac{\overset{a}{}}{97,9}(2\alpha)$	$\frac{\overset{a}{}}{133,2}(2\alpha)$	
$F =$	$\frac{\overset{a}{}}{36,9}(2\alpha)$	$\frac{\overset{a}{}}{55,8}(2\alpha)$	$\frac{\overset{a}{}}{124,7}(2\alpha)$	$\frac{\overset{a}{}}{222,14}(2\alpha)$	

Vil man altsaa have at Instrumentet skal for en vis Etendue af Svingningstid, f. E. fra 5 til 7'', ei give m mindre end 3 og ei større end 5, saa sees lettelig at D ei maae gøres større end 7,50' og ei mindre end 6,0'. Til den bedste Indretning af dette Instrument er det derfor fornøden at vide Variationen mellem Svingningstiderne, og naar disse fra 4 a 5'' af og op efter forandrede betydelig, da at have tvende Instrumenter eller flere, for at m kom stedsf til at falde mellem de tvende bestemte Grændser.

§. 21.

Jeg haaber saaledes med temmelig Fuldstændighed at have viist saavel hvorpaa det kommer an ved at maale Skibenes Krængninger og Svingningstuer, som og at det er muelig med næsten al fornøden Nøiagtighed. Jeg smigrer mig og med, at man ei vil finde meget tilfidesat, der efter den indskrænkte Antagelse i §. 6 kunde og burde medtages. Dog er jeg langt fra at ansee det som fuldstændig, jeg har derfor valgt foranstaaende Benævning, og haaber det efter denne maae af mine Dommere mildeligen bedømmes. Af Instrumenterne har jeg ei kundet angive uden Hovedideerne, fordi Skibenes Svingningstider ere endnu ei observerte.

Tillæg.

Sil nærmere Oplysning af enkelte Steder i foregaaende Afhandling har jeg troet det passende at tilføie følgende Theorie af den pendulaire Bevægelse.

Et tungt Legeme antages ophængt til at svinge omkring en Arel; det forestilles heel nedsynket i et flydende, saa at det i hele Svingningstiden indtager stedse samme Cubikum i det flydende. Tanken sættes altsaa egentlig til Tilfældet, man vilde lade Legemer svinge i Vand eller andre Fluida, det være for at undersøge disses Modstandslove, det være i andre Henseende.

§. 1.

Lad Fig. 6 forestille det svingende Legeme.

I dets Lyngselspunct.

I Lyngselspunctet af den nedsinkne Deel betragtet som homogen.

\angle AHQ dets første Opløftningsvinkel, hvor Bevægelsen altsaa supponeres at tage sin Begyndelse.

I sidste Moment af Tiden T antages det, som i Figuren, at giøre med

Vertikalen HQ en Vinkel - - - - - ω

Frictionen antages at virke efter Tangenten ab perpendicular paa HI, $Ha = q$

Vinkelgesvoindighed i sidste Moment af T - - - - - v

Hastigheden, som Lyngden giver i 1 Secund, - - - - - p

Hastigheden, som det af Legemet deplacerte Fluidum kan give det svingende Systems Masse ved at virke constant i 1 Secund, - p'

Det Flydendes Modstand antages saaledes, at det ved at virke constant i 1 Secund, som i sidste Moment af T, kan give det svingende Systems Masse en Hastighed - - - - - av^2

Det

Det antages at virke perpendicular paa HI i en Afstand fra H = $\overset{a}{-}$
 Stødens Centers Afstand fra H i HI - - - - - D

$$HI = r, \quad HI' = r'$$

$$D \cdot r = N$$

$$\frac{\text{Pressio}}{\text{Frictio}} = n$$

Faller, hvis hyperboliske Logarithme = r , - - - - - e

Den halve Circumference af Cirkelen, hvis Radius = r , - - - - - π

Naar Centrifugalkraften medregnes, bliver Kraften eller Pressionen i Punctet a proportioneret $v^2 r \mp (p-p') \text{Cof. } \omega$. For Kortbed i Benævningerne antages det Flydendes Modstands Direction perpendicular paa HI; dette vil indtræffe for meget saa Legemer, men for saa vidt vi endnu kiende Naturen af denne Modstand, bør den i hele Bevægelsen giøre eens Vinkel med HI; forestiller man den altsaa deelt i tvende andre parallel med og perpendicular paa HI, saa vil den første af disse ei have anden Virkning paa Bevægelsen, end at den vil forsøge eller formindskke Pressionen i Punctet a med en Kraft proportioneret v^2 multipliceret med en Constant. Denne gaaer altsaa naturlig ind under $v^2 r$, og skal jeg des Aarsag antage Pressionen i Punctet a proportioneret $v^2 R \mp (p-p') \text{Cof. } \omega$. Altsaa er $\frac{v^2 R \mp (p-p') \text{Cof. } \omega}{n} =$ Hastigheden, som Frictionskraften kan give hele den svingende Masse ved at virke constant i τ Secund som i sidste Moment af T. Vi have altsaa:

$$Ndv = \left[(rp - r'p') \text{Sin. } \omega - \frac{v^2 R \mp (p-p') \text{Cof. } \omega}{n} q - v^2 a\overset{a}{a} \right] dT;$$

men $v = -\frac{d\omega}{dT}$. Naar multipliceres dermed, haves:

$$Nvdv - \left(a\overset{a}{a} \mp \frac{Rq}{n} \right) v^2 d\omega = - \left[(rp - r'p') \text{Sin. } \omega - \frac{(p-p')q}{n} \text{Cof. } \omega \right] d\omega,$$

Lad h være Høidedebita til Hastighed v , saa er

$$2ph = r^2 v^2, \quad \text{og} \quad \frac{pdh}{r^2} = vdv. \quad \text{Indsættes den, er}$$

Ndh

$$Ndh - 2\left(a\dot{a} + \frac{Rq}{n}\right)hd\omega = -r^2 \left[\left(r - r\frac{p'}{p}\right) \text{Sin. } \omega - \frac{\left(r - \frac{p'}{p}\right)q}{n} \text{Cof. } \omega \right] d\omega.$$

Laad $2\left(a\dot{a} + \frac{Rq}{n}\right)$ være $= A$, $\frac{r}{r} - \frac{p'}{p} = m$, $r - \frac{p'}{p} = m'$, saa er

$$Ndh - Ahd\omega = \left[-r^3 m \text{Sin. } \omega + \frac{m'q \cdot r^2}{n} \text{Cof. } \omega \right] d\omega.$$

Naar den integrerende Factor søges paa sædvanlig Maade, findes den $= e^{-\frac{A}{N}\omega}$. Laad $\frac{A}{N}$ være $= A'$, da er

$$Nhe^{-A'\omega} = C - m'r^3 \int \frac{\text{Sin. } \omega d\omega}{e^{A'\omega}} + \frac{m'q \cdot r^2}{n} \int \frac{\text{Cof. } \omega d\omega}{e^{A'\omega}},$$

hvor C er en Constant, som siden efter skal bestemmes.

§. 2.

For Integrationen af denne Equation har man følgende tvende:

$$1. \quad d\left[\frac{\text{Sin. } \omega}{e^{A'\omega}}\right] = \frac{\text{Cof. } \omega d\omega}{e^{A'\omega}} - \frac{A' \text{Sin. } \omega d\omega}{e^{A'\omega}},$$

$$2. \quad d\left[\frac{\text{Cof. } \omega}{e^{A'\omega}}\right] = -\frac{A' \text{Cof. } \omega d\omega}{e^{A'\omega}} - \frac{\text{Sin. } \omega d\omega}{e^{A'\omega}}.$$

Med at multiplicere 1. med A' og derpaa addere dem begge, høves:

$$-\int \frac{\text{Sin. } \omega d\omega}{e^{A'\omega}} = \left(\frac{1}{1 + A'^2}\right) \left[\frac{A' \text{Sin. } \omega + \text{Cof. } \omega}{e^{A'\omega}}\right].$$

Med at multiplicere 2. med A' og derpaa trække den fra 1., høves:

$$\int \frac{\text{Cof. } \omega d\omega}{e^{A'\omega}} = \left(\frac{1}{1 + A'^2}\right) \left[\frac{\text{Sin. } \omega - A' \text{Cof. } \omega}{e^{A'\omega}}\right].$$

$$\text{Altsaa } Nh(1 + A'^2) = C(1 + A'^2)(e^{A'\omega}) + m'r^3 [A' \text{Sin. } \omega + \text{Cof. } \omega] + \frac{m'q \cdot r^2}{n} [\text{Sin. } \omega - A' \text{Cof. } \omega].$$

Laad A' være $= \text{Tang. } \alpha$, og $\frac{mq}{mnr} = \text{Tang. } \beta$, saa er

$$\left. \begin{aligned} A' \sin. \omega \mp \text{Cof. } \omega &= \frac{\text{Cof. } (\omega - z)}{\text{Cof. } z} \\ \sin. \omega - A' \text{Cof. } \omega &= \frac{\sin. (\omega - z)}{\text{Cof. } z} \end{aligned} \right\} \text{ og } \frac{\text{Cof. } (\omega - z) \mp \text{Tang. } \beta \sin. (\omega - z)}{\text{Cof. } z} \\ = \frac{\text{Cof. } (\omega - z - \beta)}{\text{Cof. } z \text{Cof. } \beta}.$$

Følgelig $\frac{Nh \text{Cof. } \beta}{m' r^3 \text{Cof. } z} = \frac{C \text{Cof. } \beta}{m' r^3 \text{Cof. } z} e^{A' \omega} \mp \text{Cof. } (\omega - z - \beta).$

Nu skal h være 0, naar $\omega = \alpha$; derved bestemmes C , og faaer man da endelig Equationen:

$$\frac{Nh \text{Cof. } \beta}{m' r^3 \text{Cof. } z} = \text{Cof. } (\omega - z - \beta) - \text{Cof. } (\alpha - z - \beta) \frac{e^{A' \omega}}{e^{A' \alpha}}.$$

§. 3.

Den sidst fundne Equation er almindelig, og indeholder Opløsningen for alle Tilfælde af Glydendes Modstand efter den antagne Lov. Dersom vi (for først at betragte de simplere Tilfælde) supponere at Legemet svinger i Luftten, da kan p' anses = 0; derved $m' = 1$, $mr' = r$, og $\text{Tang. } \beta = \frac{q}{nr}$. Sættes da tillige Centrifugalkraften og Luftsens Modstand udaf Betragtning, saa bliver $A = 0$; altsaa $\text{Tang. } z$ og $A' = 0$, og Equationen bliver da $\frac{Nh \text{Cof. } \beta}{r' r^2} = \text{Cof. } (\omega - \beta) - \text{Cof. } (\alpha - \beta)$. Deraf følger at Hastigheden er Maximum naar $\omega = \beta$. Naar ω sættes negativ, bliver $h = 0$ naar $\text{Cof. } (\omega \mp \beta) = \text{Cof. } (\alpha - \beta)$, det er: naar $\omega = \alpha - 2\beta$. Denne bliver altsaa Opløsningsbue i anden Oscillation, og følgelig Equationen for anden Oscillation:

$$\frac{Nh \text{Cof. } \beta}{r' r^2} = \text{Cof. } (\omega - \beta) - \text{Cof. } (\alpha - 3\beta).$$

h bliver ogsaa her Maximum naar $\omega = \beta$, og 0 naar $\omega = \alpha - 4\beta$ o. s. v. Almindelig seer man altsaa at Hastigheden vil være størst naar $\omega = \beta$, hvor mange Oscillationer Legemet endog har gjort. Som videre hele Oscillationsbuen aftager 2β for hver Oscillation, saa maae Legemet tilsidst standse, og det

Det er klart det maae standse i eet af de tvende Puncter, hvor dets Hastighed er Maximum. Naar dette indtraffer, vil altsaa dets hvilende Direction giøre en Vinkel β med den drivende Krafts Direction eller her med Vertikalen. Derpaa grundes hvad Pag. 422 blev antaget. Det sees videre, at intet er lettere end at finde Tang. β eller $\frac{q}{nr}$; man behøver blot at bemærke Antallet af en Mængde Sving, samt Buen, som hele Oscillationsbuen i dem har aflaget; denne Aftagelse divideret med 2 gang Svingenes Antal er $= \beta$. Det udfordres kun at Svingene maae være af saa liden Etendue, at A kan i samme ansees $= 0$.

$$\text{For Tidens Bestemmelse} \text{ gives } \frac{h}{r^2} = \frac{v^2}{2p} = \frac{\left(\frac{d\omega}{dT}\right)^2}{2p};$$

$$\text{altsaa } \frac{-\left(\frac{D \text{Cof. } \beta}{2p}\right)^{\frac{1}{2}} d\omega}{[\text{Cof. } (\omega - \beta) - \text{Cof. } (\alpha - \beta)]^{\frac{1}{2}}} = dT.$$

Naar T supponeres at være 0 naar $\omega = \alpha$, findes følgende Integral:

$$T = \left(\frac{D \text{Cof. } \beta}{p}\right)^{\frac{1}{2}} \left[\left[\frac{\pi - 2 \text{Arc. Sin. } \left(\frac{\text{Sin. } \frac{1}{2}(\omega - \beta)}{\text{Sin. } \frac{1}{2}(\alpha - \beta)}\right)}{2} \right] \left[1 + \frac{1^2}{2^2} \text{Sin. } \frac{1}{2}(\alpha - \beta)^2 \right. \right. \\ \left. \left. + \frac{1^2 \cdot 3^2}{2^2 \cdot 4^2} \text{Sin. } \frac{1}{2}(\alpha - \beta)^4 \text{ etc.} \right] + \frac{\text{Sin. } \frac{1}{2}(\omega - \beta) (\text{Sin. } \frac{1}{2}(\alpha - \beta)^2 - \text{Sin. } \frac{1}{2}(\omega - \beta)^2)}{\text{Sin. } \frac{1}{2}(\alpha - \beta)^2} \right. \\ \left. \times \left[\frac{1^2}{2^2} \text{Sin. } \frac{1}{2}(\alpha - \beta)^2 + \frac{1^2 \cdot 3^2}{2^2 \cdot 4^2} \text{Sin. } \frac{1}{2}(\alpha - \beta)^4 \text{ etc.} \right] + \text{etc.} \right].$$

Deraf følger:

- 1) Casu ω negativ og $= \alpha - 2\beta$, det er naar Hastigheden anden gang $= 0$, er hele Oscillationstiden

$$t = \left(\frac{D \text{Cof. } \beta}{p}\right)^{\frac{1}{2}} \pi \left[1 + \frac{1^2}{2^2} \text{Sin. } \frac{1}{2}(\alpha - \beta)^2 + \frac{1^2 \cdot 3^2}{2^2 \cdot 4^2} \text{Sin. } \frac{1}{2}(\alpha - \beta)^4 + \text{etc.} \right].$$

Deraf sees at Modstanden, hvis Moment i sidste Dieblis af T defineres ved rp Tang. β Cof. ω , den vil stedse formindske Oscillationstiderne.

Naar den kun angiver en Frictionskraft, som her er supponeret, da er β almindelig meget liden, og Formindskelsen i Tiden altsaa ubetydelig, men det sees let der kunne være andre Tilfælde.

- 2) Sættes $\beta = 0$ og α antages af liden Stendue, da kan Buerne selv sættes for Sinuserne, og det almindelige Udtryk for Tiden kan da uden mærkelig Feil blive følgende:

$$T = \frac{\pi - 2 \text{ Arc. Sin. } \left(\frac{\omega}{\alpha}\right)}{2 \left(\frac{P}{D}\right)^{\frac{1}{2}}}.$$

Derpaa grundes det antagne Udtryk for T Pag. 425.

§. 4.

Vi gaae nu tilbage til Hovedformelen (§. 2), og gjøre det først til Spørgsmaal at finde Værdien for z eller A' . Naar ω er negativ, lad da, for $h = 0$, ω være $= \alpha - \delta$, saa at δ er Forsinkelsesbuen i det hele Swing. δ saavelsom β ere da at ansee som bekiendte, og man har til at finde A' eller Tang. z følgende Equation:

$$\text{Cof. } ((\alpha + \beta - \delta) + z) = \frac{\text{Cof. } ((\alpha - \beta) - z)}{\text{e Tang. } z (2\alpha - \delta)}$$

$$\text{Tang. } z = \frac{1}{2\alpha - \delta} \text{ Log. } \left(\frac{\text{Cof. } ((\alpha - \beta) - z)}{\text{Cof. } [(\alpha + \beta - \delta) + z]} \right).$$

Fra denne Equation kan z ei findes uden ved successive Aproximation, men desuagtet vil den formodentlig blive den beqvemmeste, saasom alle uendelige Rækker, ved hvilke Tang. z let kunde udtrykkes, synes i de fleste Tilfælde at blive stærk divergerende. Den første og meget nære Værdie af z kan findes independent af denne Formel paa følgende Maade: Vi have seet i næstforegaaende §, at naar $z = 0$, da er Forsinkelsesbuen fra $h = 0$ til $h =$

Maxis

Maximum ligestor med Forsinkelsesbuen fra h Maximum til h igien = 0. Skiondt dette nu ei har Sted for enhver Værdie af z , synes det dog meget rimelig at disse tvende Buer kunne ei i vores Tilfælde stielte betydelig fra hinanden, særdeles naar de i sig ere smaa. Jeg skal derfor antage Forsinkelsesbuen fra h = 0 til h Maximum = δ og $\delta = 2\alpha$. Ved da at differentiere Equationen for h i §. 2, haves:

$$\text{Sin. } (z \mp \beta - \delta) = \frac{\text{Tang. } z \cdot \text{Cof. } (\alpha - \beta - z)}{e^{\text{Tang. } z (\alpha - \delta)}}.$$

Den samme giver for h = 0, naar ω negativ:

$$\text{Cof. } (\alpha \mp z \mp \beta - 2\delta) = \frac{\text{Cof. } (\alpha - \beta - z)}{e^{\text{Tang. } z (2\alpha - 2\delta)}}.$$

Fra disse tvende Equationer haves:

$$\begin{aligned} \frac{\text{Sin. } (z \mp \beta - \delta)^2}{\text{Tang. } z^2} &= \text{Cof. } (\alpha - \beta - z) \text{Cof. } (\alpha \mp \beta \mp z - 2\delta) \\ &= \frac{1}{2} [\text{Cof. } 2(\alpha - \delta) \mp \text{Cof. } 2(z \mp \beta - \delta)] \\ &= \frac{1}{2} [1 \mp \text{Cof. } 2(\alpha - \delta)] - \text{Sin. } (z \mp \beta - \delta)^2; \end{aligned}$$

$$\frac{\text{Sin. } (z \mp \beta - \delta)}{\text{Sin. } z} = \text{Cof. } (\alpha - \delta), \text{ og derfra}$$

$$\text{Tang. } z = \frac{\text{Sin. } (\beta - \delta)}{\text{Cof. } (\alpha - \delta) - \text{Cof. } (\beta - \delta)}.$$

z bestemmes saaledes ved følgende tvende Equationer:

$$\left. \begin{aligned} \text{Tang. } z &= \frac{\text{Sin. } (\delta - \beta)}{\text{Cof. } (\delta - \beta) - \text{Cof. } (\alpha - \delta)} \\ \text{Tang. } z &= \frac{1}{2(\alpha - \delta)} \text{Log. } \left[\frac{\text{Cof. } ((\alpha - \beta) - z)}{\text{Cof. } (\alpha \mp \beta - 2\delta \mp z)} \right] \end{aligned} \right\} \text{ hvor } \delta \text{ er Halvdelen af} \\ \text{den observerte Forsin-} \\ \text{kelsesbue.}$$

Den sidste af disse Equationer fyldestgiort giver den sande Værdie af z og Tang. z .

§. 5.

Naar α er liden, kan man og bruge følgende Fremgangsmaade. Hovedformelen (§. 2) var

$$\begin{aligned} \frac{Nh \operatorname{Cof.} \beta}{m' r^3 \operatorname{Cof.} s} &= \operatorname{Cof.} (\omega - s - \beta) - \operatorname{Cof.} (\alpha - s - \beta) \cdot e^{-A'(\alpha - \omega)} \\ &= \operatorname{Cof.} (\omega - s - \beta) - \operatorname{Cof.} (\alpha - s - \beta) \\ &\quad \times e^{-A'((\alpha - s - \beta) - (\omega - s - \beta))}. \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{Nu er } e^{-A'((\alpha - s - \beta) - (\omega - s - \beta))} &= e^{-A'(\operatorname{Sin.} (\alpha - s - \beta) - \operatorname{Sin.} (\omega - s - \beta))} \\ &\quad \times e^{-A' \left(\frac{\operatorname{Sin.} (\alpha - \beta - s)^2 - \operatorname{Sin.} (\omega - s - \beta)^2}{6} \right)} \quad \times \text{rc.} \end{aligned}$$

Uf denne Række tages kun det første Led, da de følgende maae stielte lidet fra 1.

$$\begin{aligned} e^{-A'(\operatorname{Sin.} (\alpha - s - \beta) - \operatorname{Sin.} (\omega - s - \beta))} &= 1 - [A'(\operatorname{Sin.} (\alpha - s - \beta) - \operatorname{Sin.} (\omega - s - \beta)) \\ &\quad \mp \frac{A'^2}{2} \times \text{rc.}] \end{aligned}$$

Tages nu af denne kun de tvende første Led, hvilket saa meget bedre gaaer an, som dette formindsker $e^{-A'(\alpha - \omega)}$, da derimod forrige Vorkastning formerede samme, saa høves:

$$\begin{aligned} \frac{Nh \operatorname{Cof.} \beta}{m' r^3 \operatorname{Cof.} s} &= \operatorname{Cof.} (\omega - s - \beta) - \operatorname{Cof.} (\alpha - s - \beta) \mp A' \operatorname{Cof.} (\alpha - s - \beta) \\ &\quad \times [\operatorname{Sin.} (\alpha - s - \beta) - \operatorname{Sin.} (\omega - s - \beta)]. \end{aligned}$$

Lad $\operatorname{Cof.} (\alpha - s - \beta)$ Tang. s være = Tang. z , saa faaes

$$\frac{Nh \operatorname{Cof.} \beta \operatorname{Cof.} z}{m' r^3 \operatorname{Cof.} s} = \operatorname{Cof.} (\omega \mp z - (\beta \mp z)) - \operatorname{Cof.} (\alpha \mp z - (\beta \mp z)).$$

Denne Equation bliver saaledes noget nær den simpleste muelig, og gælder egentlig kun for smaa Værdier af α . Vi gaae til Slutningerne fra samme.

§. 6.

h vil blive Maximum naar $\omega = \beta + \varepsilon - \xi$; for negativ ω vil derimod h blive 0 naar $\omega + \beta + \varepsilon - \xi = \alpha + \xi - \beta - \varepsilon$;

$$\text{altsaa naar } \omega = \alpha - 2(\beta + \varepsilon - \xi).$$

Hele Forsinkningsbuen er altsaa her det Dobbelte af Forsinkningsbuen til h Maximum. Denne Egenskab har derfor fornemmelig Sted for smaa Op- løstningsbuer. Det er klart Instrumentet giver Værdien for $2(\beta + \varepsilon - \xi)$, og da β maae forher være bekendt, høves Værdien af $\varepsilon - \xi$. Som nu videre høves $\frac{\text{Tang. } \xi}{\text{Tang. } \varepsilon} = \text{Cof. } (\alpha - \varepsilon - \beta)$, saa kan ε fra disse tvende Data findes.

I Hensigt til Oscillationstiden, vil, som let sees, den i §. 3 fundne Equation endnu gælde, naar blot enkelte Constante forandres. Er t Tiden af en heel Oscillation, høves altsaa:

$$t = \left(\frac{N \text{Cof. } \beta \text{Cof. } \xi}{\text{mpr } \text{Cof. } \varepsilon} \right)^{\frac{1}{2}} \pi \left[1 + \frac{1^2}{2^2} \text{Sin. } \frac{1}{2}(\alpha - (\beta + \varepsilon - \xi))^2 + \frac{1^2 \cdot 3^2}{2^2 \cdot 4^2} \text{Sin. } \frac{1}{2}(\alpha - (\beta + \varepsilon - \xi))^4 + \text{rc.} \right].$$

Sætter man β er i denne = 0, sammenligner derpaa med den analoge Equation §. 3, og antager saavel de drivende Kræfter som og Forsinkelsesbuerne β og $(\varepsilon - \xi)$ ligestore, saa vil det klart sees at Kræfterne, der afhænge af Quadraten af Hastigheden, ei som hine tendere til at forkorte Oscillationstiden, men tvertimod snarere forlænge den; thi da ξ er mindre end ε , er $\frac{\text{Cof. } \xi}{\text{Cof. } \varepsilon}$ altid større end 1, da derimod i hiin Udtryk Cof. β eller Cof. $(\varepsilon - \xi)$ er steds mindre end 1.

§. 7.

Equationen i §. 2 samt de i §. 4, 5, 6 derfra uledte kunne ligesrem anvendes til et Slibes Svingninger, disse skee om en Lyngdeaxel eller om enhver

Hver anden Arel. Man behøver blot at erindre, den almindelige Værdie for N er $\frac{\sin R^2}{\sin}$ taget i Hensigt til Arelen hvorom Svinget skeer. Men det er høist rimelig at Vandets og Luftens Modstand mod et Skibs Svingninger dependere ei alene af Quadraten af Svingningshastigheden, men og af denne enkelt. En almindeligere Theorie vil altsaa formodentlig udkræves. Dette være som det vil, saa maae det første Requisite være at de ungesære Værdier af Svingningstider og Buer, af Tyngselpunctets Situation, af de modstaaende Kræfters Hovedvirkninger og Egenskaber o. s. v. erholdes. Uden disse Data vil en brugbar Theorie være høist vanskelig, om ei umuelig, og dertil er det at de foreslaagne Instrumenter skulle bidrage, dersom den med samme intenderede Hensigt er nogenledes opnaaet.



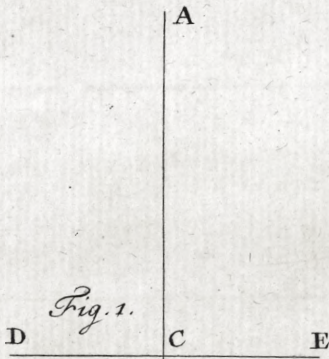


Fig. 2.

