

Swingninger [OS1 15 ; YF 14 ; LL 9]

(71)

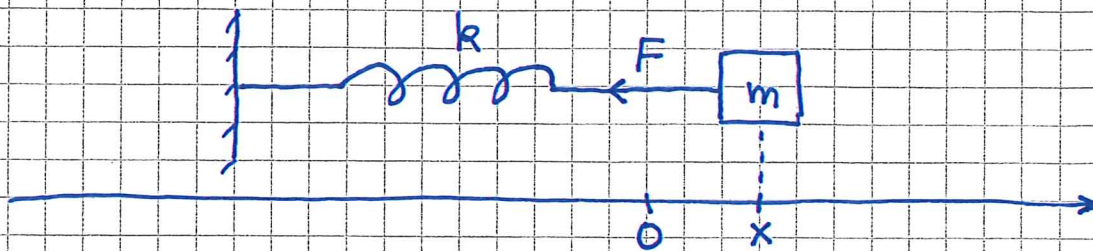
Periodisk oppførsel omkring en likevekt.

En kraft trekker hele tiden systemet tilbake mot likevekt.

Eksempler:

Masse og fjær. Pendler. Atomer i molekyler og krystaller.

Harmonisk oscilator [OS1 15.1 ; YF 14.2 ; LL 9.1-9.3]



Likevekt, $F = 0$, når m er i posisjon $x = 0$

$x =$ posisjonen til $m =$ fjæras forlengelse ($x > 0$)
eller forkortelse ($x < 0$)

$F(x) =$ kraft fra fjæra på m , retning mot likevekt

Ideell fjær oppfyller Hookes lov:

$$\boxed{F = -kx} ; k = \text{fjærkonstanten} ; [k] = \text{N/m}$$

$$\text{N2 : } -kx = m\ddot{x} \Rightarrow \ddot{x} + \frac{k}{m}x = 0$$

Vi innfører $\omega_0 = \sqrt{k/m}$:

$$\boxed{\ddot{x} + \omega_0^2 x = 0}$$

Bevegelsesligning for
harmonisk oscilator i 1D.

Generell løsning:

$$x(t) = B \cos \omega_0 t + C \sin \omega_0 t$$

eller

$$x(t) = A \cos(\omega_0 t + \varphi)$$

Eks: Bestem A og φ når $x(0) = x_0$ og $\dot{x}(0) = v_0$

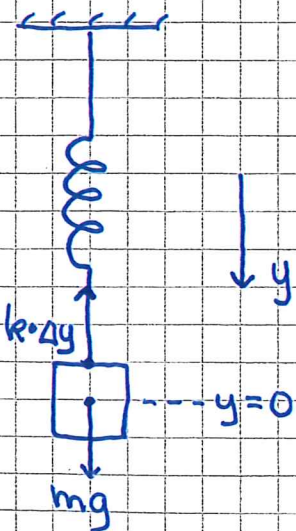
Løsn: $x_0 = A \cos \varphi$, $v_0 = -\omega_0 A \sin \varphi$

$$\Rightarrow \tan \varphi = -\frac{v_0}{x_0 \omega_0}$$

$$x_0^2 + (v_0/\omega_0)^2 = A^2 (\cos^2 \varphi + \sin^2 \varphi) = A^2$$

$$\Rightarrow A = \sqrt{x_0^2 + (v_0/\omega_0)^2}$$

Eks: Harmonisk oscillator i tyngdefeltet



N1 gir fjæras forlengelse i likevekt:

$$k \Delta y = mg \Rightarrow \Delta y = mg/k$$

Velg $y=0$ i "strukket likevekt".

N2 for m i posisjon y :

$$m \ddot{y} = mg - k(\Delta y + y) = -ky$$

$$\Rightarrow \ddot{y} + \frac{k}{m} y = 0$$

$$\Rightarrow \ddot{y} + \omega_0^2 y = 0 \quad \text{med} \quad \omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

Dvs: Harmonisk svingning omkring strukket likevekt.

Harmoniske svingninger "ligner" på uniform sirkelbevegelse:

$x(t) = A \cos(\omega_0 t + \varphi)$ = utsving fra likevekt

A = amplitude = max utsving ; $[A] = [x]$

ω_0 = vinkelfrekvens = faseendring pr tidsenhet ; $[\omega_0] = s^{-1}$

$T = 2\pi/\omega_0$ = periode = tid pr hel svingning ; $[T] = s$

$f = 1/T$ = frekvens = antall svingninger pr tidsenhet ; $[f] = Hz$

$\omega_0 t + \varphi$ = svingningens fase

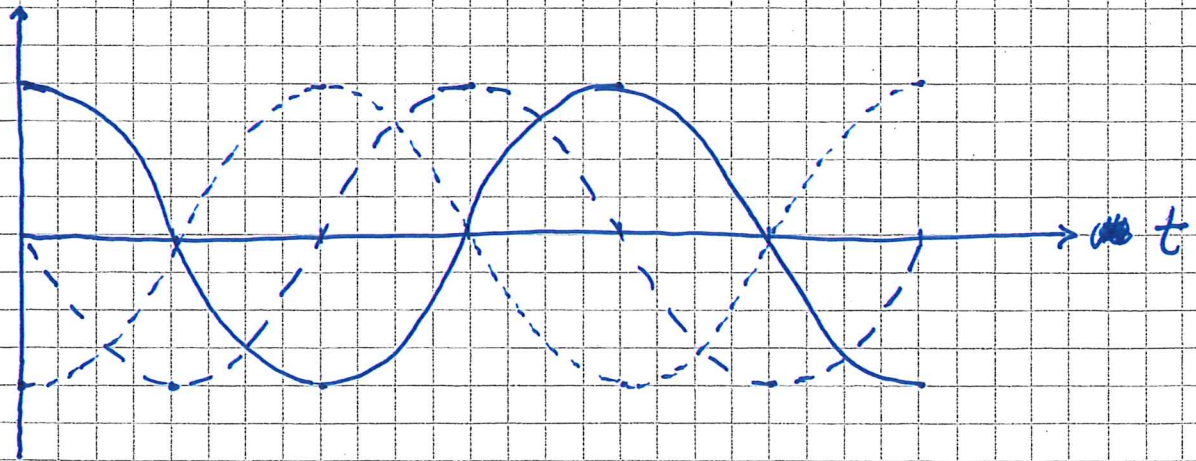
φ = fasekonstant ; $[\varphi] = 1$

Anta $\varphi = 0$:

$x(t) = A \cos \omega_0 t$

$\dot{x}(t) = -\omega_0 A \sin \omega_0 t = \omega_0 A \cos(\omega_0 t + \frac{\pi}{2})$

$\ddot{x}(t) = -\omega_0^2 A \cos \omega_0 t = \omega_0^2 A \cos(\omega_0 t + \pi)$



- x
- - - \dot{x}
- . - \ddot{x}

Energi i harmonisk oscillator [OS1 15.2; KF 14.3; LL 9.4]

74

Potensiell energi (Konservativ kraft):

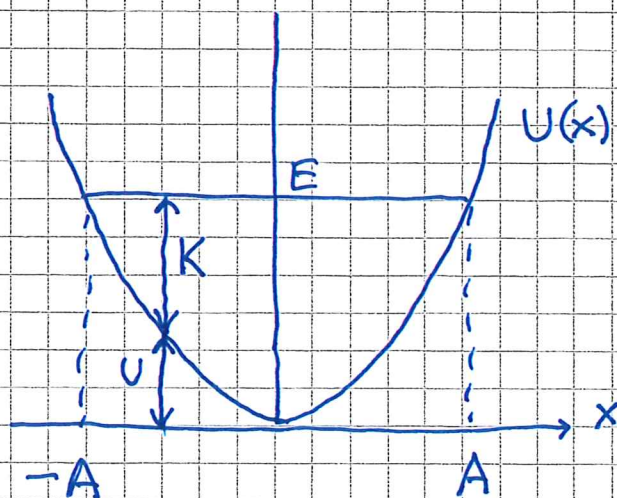
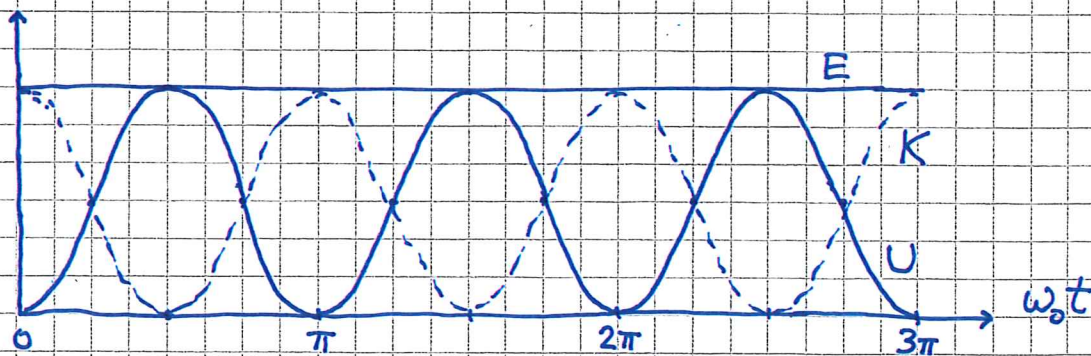
$$U = - \int_0^x (-kx) dx = \frac{1}{2} kx^2 = \frac{1}{2} kA^2 \cos^2 \omega_0 t$$

Kinetisk energi:

$$K = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 = \frac{1}{2} m \omega_0^2 A^2 \sin^2 \omega_0 t = \frac{1}{2} k A^2 \sin^2 \omega_0 t$$

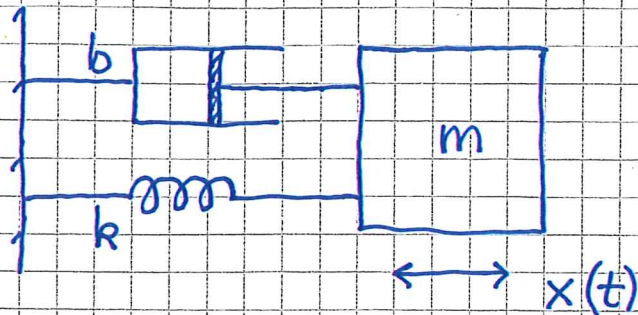
Total mekanisk energi:

$$E = K + U = \frac{1}{2} k A^2 ; \text{ uavhengig av } t$$



Dempet fri svingning [OS1 15.5; YF 14.7; LL 9.7]

Anta friksjonskraft $-b\dot{x}$ (dvs, som for langsom bevegelse i fluid)



$$N2: -kx - b\dot{x} = m\ddot{x}$$

$$\Rightarrow \ddot{x} + 2\gamma\dot{x} + \omega_0^2 x = 0$$

$$\text{med } \gamma = b/2m, \quad \omega_0 = \sqrt{k/m}, \quad [\gamma] = [\omega_0] = s^{-1}$$

Erfaring viser:

Svak damping gir svingninger med avtagende amplitude.

Sterk damping gir bevegelse mot likevekt, uten svingninger.

Vi "gjetter" $x(t)$ på formen $\exp(-\alpha t)$ og setter inn:

$$[\alpha^2 - 2\gamma\alpha + \omega_0^2] e^{-\alpha t} = 0$$

$$\Rightarrow \alpha = \frac{1}{2} \left\{ 2\gamma \pm \sqrt{4\gamma^2 - 4\omega_0^2} \right\} = \gamma \pm \sqrt{\gamma^2 - \omega_0^2}$$

Overkritisk demping : $\gamma > \omega_0$

Generell løsn: $x(t) = A e^{-\alpha_1 t} + B e^{-\alpha_2 t}$

$$\alpha_1 = \gamma + \sqrt{\gamma^2 - \omega_0^2}, \quad \alpha_2 = \gamma - \sqrt{\gamma^2 - \omega_0^2}$$

Hvis $\gamma \gg \omega_0$ (meget sterk demping) :

$$\alpha_2 = \gamma - \gamma \left(1 - \omega_0^2/\gamma^2\right)^{1/2} \approx \gamma - \gamma \left(1 - \omega_0^2/2\gamma^2\right) = \frac{\omega_0^2}{2\gamma} = \frac{k}{b}$$

$$\alpha_1 \approx 2\gamma = b/m \gg \alpha_2$$

$$\Rightarrow x(t) \stackrel{t \gg 1/\alpha_1}{\approx} B e^{-\alpha_2 t} = B e^{-kt/b}$$

Dvs, $x(t)$ går langsomt mot null, uavhengig av massen m .

Kritisk demping : $\gamma = \omega_0$

Da er $\alpha_1 = \alpha_2 = \gamma$, og generell løsn. er

$$x(t) = (A + Bt) e^{-\gamma t}$$

Svakeste demping som ikke gir svingninger.

Bra i f.eks. støtdempere.

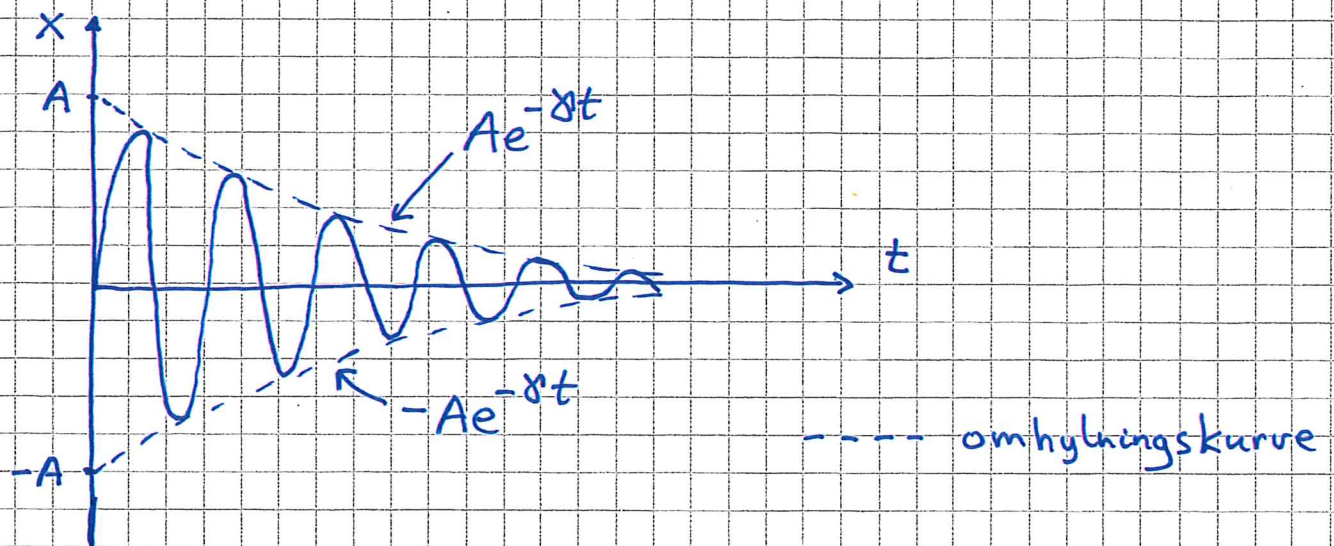
Underkritisk demping : $\gamma < \omega_0$

$$\alpha = \gamma \pm \sqrt{\gamma^2 - \omega_0^2} = \gamma \pm \sqrt{-1} \cdot \sqrt{\omega_0^2 - \gamma^2} = \gamma \pm i\sqrt{\omega_0^2 - \gamma^2}$$

$$\Rightarrow \exp(-\alpha t) = \exp(-\gamma t) \cdot [\cos \omega t \pm i \sin \omega t] ; \omega = \sqrt{\omega_0^2 - \gamma^2}$$

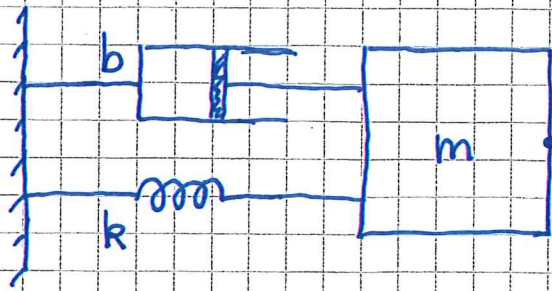
$$\Rightarrow \text{Generell l\u00f8sn: } x(t) = A e^{-\gamma t} \sin(\omega t + \varphi) ; \omega = \sqrt{\omega_0^2 - \gamma^2}$$

Dus: Harmonisk svingning med eksponentielt avtagende amplitude, $A \exp(-\gamma t)$. "Tidskonstanten" $\tau = 1/\gamma$ avgj\u00f8r hvor raskt amplituden avtar.



Med svak demping, dvs $\gamma \ll \omega_0$, er $\omega \approx \omega_0 = \sqrt{k/m}$.

Tvingen svingning og resonans [OS1 15.6; YF 14.8; LL 9.9] (78)



Antar harmonisk ytre kraft:

$$F(t) = F_0 \cos \omega t$$

$$N2: -kx - b\dot{x} + F_0 \cos \omega t = m\ddot{x}$$

$$\Rightarrow \ddot{x} + 2\gamma \dot{x} + \omega_0^2 x = \frac{F_0}{m} \cos \omega t; \quad \gamma = \frac{b}{2m}, \quad \omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

Generell løsning er en sum av en homogen løsning $x_h(t)$ og en partikulær løsning $x_p(t)$, der $x_h(t)$ oppfyller

$$\ddot{x}_h + 2\gamma \dot{x}_h + \omega_0^2 x_h = 0$$

Dvs, $x_h(t) \sim \exp(-\gamma t)$ og "dør ut", etter et innsvingningsforløp med varighet ca $3\tau = 3/\gamma$.

Etter dette: $x(t) \approx x_p(t)$

En naturlig gjetning er: $x(t) = A(\omega) \sin[\omega t + \varphi(\omega)]$

Innsetting gir 2 ligninger for bestemmelse av A og φ .

Løsning:

$$A(\omega) = \frac{F_0/m}{[(\omega^2 - \omega_0^2)^2 + (2\gamma\omega)^2]^{1/2}}; \quad \tan \varphi(\omega) = \frac{\omega_0^2 - \omega^2}{2\gamma\omega}$$

Resonans: Amplituden A blir stor hvis

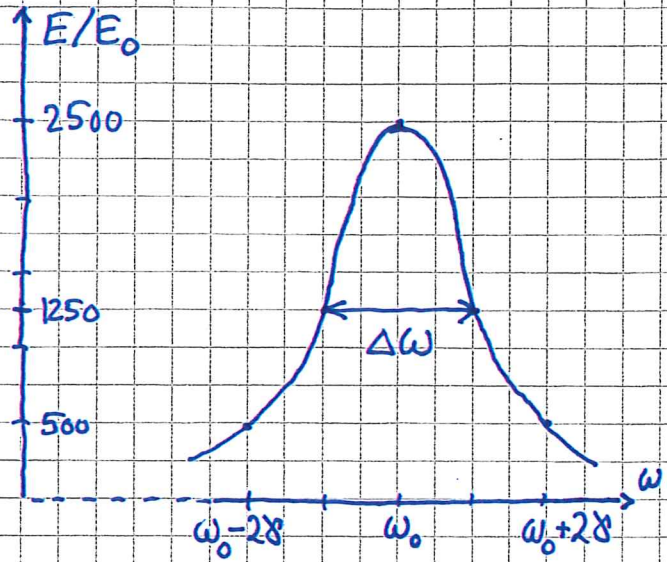
$$\gamma \ll \omega_0 \quad \text{og} \quad \omega \approx \omega_0$$

Oscillatorens energi:

$$E = \frac{1}{2} k A^2 = E_0 \cdot \frac{\omega_0^4}{(\omega^2 - \omega_0^2)^2 + (2\gamma\omega)^2} ; E_0 = \frac{F_0^2}{2k}$$

Anta $\gamma \ll \omega_0$, f.eks. $\omega_0 = 100 \gamma$:

$$E(\omega_0) = 2500 E_0 ; E(\omega_0 \pm \gamma) = 1250 E_0 ; E(\omega_0 \pm 2\gamma) = 500 E_0$$

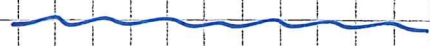


Resonanskurvens halvverdibredde : $\Delta\omega \approx 2\gamma$

(Full Width Half Maximum; FWHM)

Oscillatorens Q-faktor : $Q = \frac{\omega_0}{\Delta\omega} \approx \frac{\omega_0}{2\gamma}$

Smal resonanskurve gir stor Q-faktor.



Exp: Mekanisk oscillator

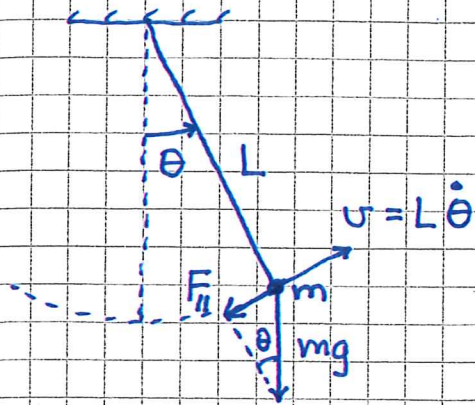
Frie svingninger gir $T_0 \approx 0.65s$, dvs $f_0 \approx 1.5 \text{ Hz}$

Tvingne svingninger gir stor amplitude når ytre kraft har frekvens ca 1.5 Hz.

Pendler

Matematisk pendel [OS1 15.4 ; VF 14.5 ; LL 9.6]

Punktmasse m i masseløs snor med lengde L



$$N2: F_{||} = ma_{||}$$

$$\text{der } F_{||} = -mg \sin \theta; \quad a_{||} = L \ddot{\theta}$$

$$\Rightarrow -mg \sin \theta = mL \ddot{\theta}$$

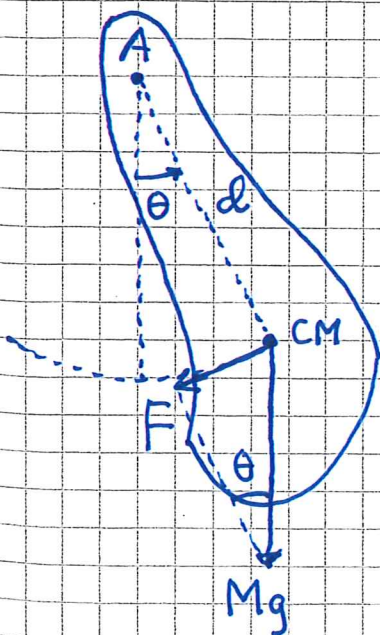
Anta små utsving, $|\theta| \ll 1 \Rightarrow \sin \theta \approx \theta$

$$\Rightarrow \ddot{\theta} + \omega_0^2 \theta = 0; \quad \omega_0 = \sqrt{g/L}$$

Eks: Foucaultpendelen i Realbygget: $L = 25 \text{ m} \Rightarrow T \approx 10 \text{ s}$.

Fysisk pendel [OS1 15.4 ; VF 14.6 ; LL 9.6]

Stivt legeme, masse M , treghetsmoment I mhp A



$$N2 \text{ for rot. om fast akse } A: \tau = I \ddot{\theta}$$

$$\text{der } \tau = -F \cdot d = -Mgd \sin \theta$$

$$(\tau > 0 \text{ mot klokke}; \quad \theta > 0 \text{ mot klokke})$$

$$\Rightarrow -Mgd \sin \theta = I \ddot{\theta}$$

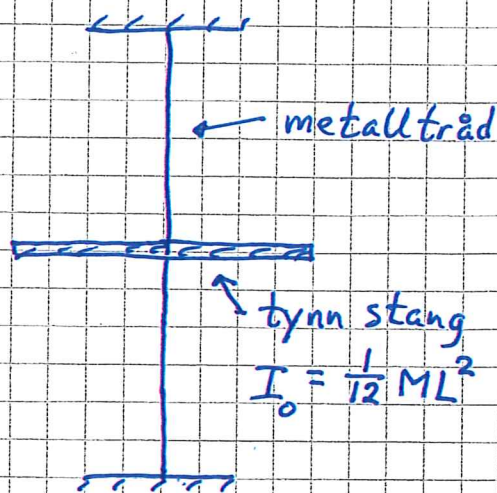
$$\text{Anta } |\theta| \ll 1 \Rightarrow \sin \theta \approx \theta$$

$$\Rightarrow \ddot{\theta} + \omega_0^2 \theta = 0; \quad \omega_0 = \sqrt{Mgd/I}$$

Torsjionspendel

[OS1 15.4; YF 14.4; LL 9.6]

(81)

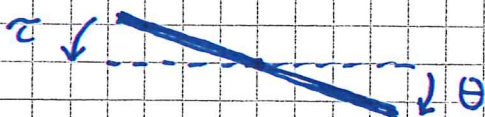


Hookes lov: Vridning av metalltråden en vinkel θ gir dreiemoment

$$\tau = -\kappa \theta$$

på stanga; κ er her metalltrådens torsjonsstivhet

Sett langs metalltråden:



N2 for rot. om trådaksen:

$$\tau = I_0 \ddot{\theta} \quad \text{med} \quad \tau = -\kappa \theta$$

\Rightarrow

$$\ddot{\theta} + \omega_0^2 \theta = 0; \quad \omega_0 = \sqrt{\kappa / I_0}$$

Exp: $M = 50 \text{ g}$, $L = 11 \text{ cm}$, $T = 0.8 \text{ s}$

$$\Rightarrow \kappa = I_0 \omega_0^2 = \frac{1}{12} ML^2 \cdot \left(\frac{2\pi}{T}\right)^2 \approx \underline{0.003 \text{ Nm}}$$