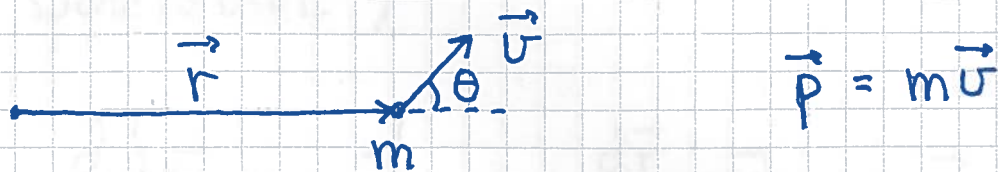


Dreieimpuls [YF 10.5 ; LL 6.6]

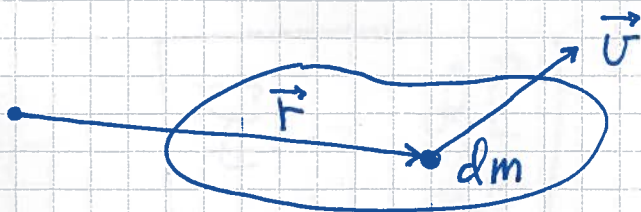


Massens dreieimpuls: $\vec{L} = \vec{r} \times \vec{p}$

Retning: $\vec{L} \perp \vec{r}$ og \vec{p} (her: ut av planet)

Abs.verdi: $L = r \cdot p \cdot \sin \theta$

For partikkelsystem:

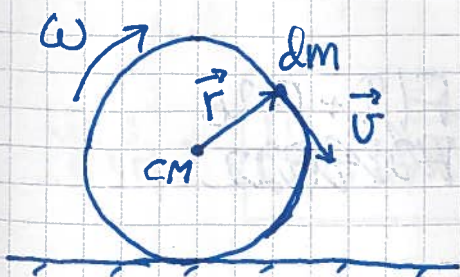


$$d\vec{p} = dm \cdot \vec{u}$$

$$d\vec{L} = \vec{r} \times d\vec{p}$$

$$\vec{L} = \int d\vec{L} = \int \vec{r} \times d\vec{p} = \text{systemets totale dreieimpuls}$$

Eks: Rullende ring; CM som ref.punkt



$$d\vec{L} = \vec{r} \times \vec{u} dm = r \cdot v \cdot dm \cdot \hat{\omega}$$

$$= r \cdot r\omega \cdot dm \cdot \hat{\omega} = dm \cdot R^2 \cdot \vec{\omega}$$

$$\Rightarrow \vec{L} = MR^2 \vec{\omega} = I_0 \vec{\omega}$$

$\hat{\omega}$ inn i planet

N2 for rotasjon ("spinnsetsen")

[YF 10.5; LL 6.6]

(75)

$$\begin{aligned}\underline{\frac{d\vec{L}}{dt}} &= \frac{d}{dt} \left\{ \vec{r} \times m\vec{v} \right\} = m \underbrace{\frac{d\vec{r}}{dt} \times \vec{v}}_{=\vec{v} \times \vec{v} = 0} + m\vec{r} \times \frac{d\vec{v}}{dt} \\ &= \vec{r} \times (m\vec{a}) \stackrel{N2}{=} \vec{r} \times \vec{F} = \underline{\vec{\tau}}\end{aligned}$$

(som generaliseres til partikkelsystem på tilsvarende vis som s. 73 og s. 74)

Altså:

$$\boxed{\vec{\tau} = \frac{d\vec{L}}{dt}}$$

med

$\vec{\tau}$ = netto ytre dreiemoment på systemet

\vec{L} = systemets totale dreieimpuls

Jf. $\vec{F} = d\vec{p}/dt$; N2 for translasjon

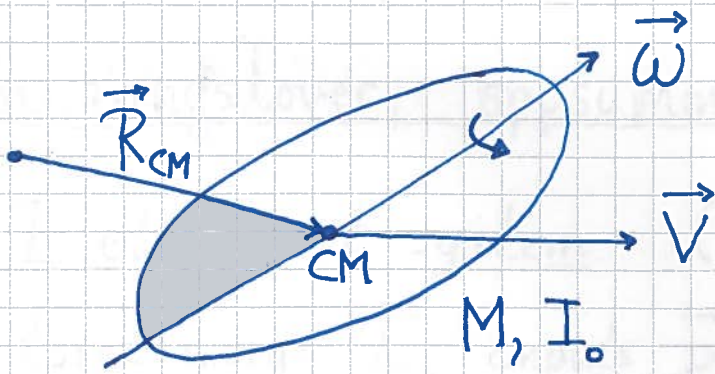
Merk: $\boxed{\text{Hvis } \vec{\tau} = 0, \text{ er } \vec{L} \text{ bevart}}$

Total \vec{L} for stivt legeme [YF 10.5; LL 6.6] (76)

- Fra def. følger at for punktmasse M i avstand \vec{R}_{cm} fra ref.punktet (=origo), og med hastighet \vec{V} , er $\vec{L}_b = \vec{R}_{cm} \times M\vec{V}$.
- Eks. side 74 antyder at stivt legeme med treghetsmoment I_0 mhp akse gjennom CM, og med vinkelhastighet ω om denne akse, dvs $\vec{\omega}$ langs samme akse gjennom CM, har dreieimpuls $\vec{L}_s = I_0 \vec{\omega}$ mhp CM.
- Det kan vises (se utlagt notat) at for stivt legeme med refleksjonssymmetri^(*) om rotasjonsaksen er total dreieimpuls

$$\begin{aligned}\vec{L} &= \vec{L}_b + \vec{L}_s \\ &= \vec{R}_{cm} \times M\vec{V} + I_0 \vec{\omega}\end{aligned}$$

(*) Symmetrisk når $\vec{g} \rightarrow -\vec{g}$



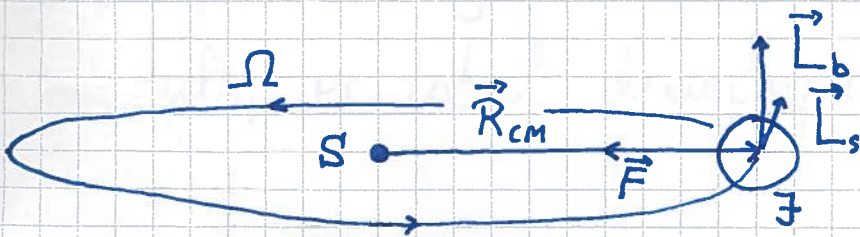
Banedreieimpuls, pga bevegelsen til CM:

$$\vec{L}_b = \vec{R}_{cm} \times M\vec{V}$$

Indre dreieimpuls ("spinn"), pga rotasjon om CM:

$$\vec{L}_s = I_0 \vec{\omega}$$

Eks: Jordas \vec{L} relativt sola



$$\vec{\tau} = \vec{R}_{cm} \times \vec{F} = 0 \Rightarrow \vec{L} = \vec{L}_b + \vec{L}_s = \text{konstant}$$

$$L_b = R_{cm} M V = R_{cm}^2 M \Omega \sim (1.5 \cdot 10^{11} \text{ m})^2 \cdot 6 \cdot 10^{24} \text{ kg} \cdot \frac{2\pi}{1 \text{ år}} \\ \sim 2.7 \cdot 10^{40} \text{ Js}$$

$$L_s = I_0 \omega \approx \frac{1}{3} M R^2 \omega \\ \sim \frac{1}{3} \cdot 6 \cdot 10^{24} \text{ kg} \cdot (6.37 \cdot 10^6 \text{ m})^2 \cdot \frac{2\pi}{1 \text{ døgn}} \sim 6 \cdot 10^{33} \text{ Js}$$

$$\Rightarrow L \approx L_b$$

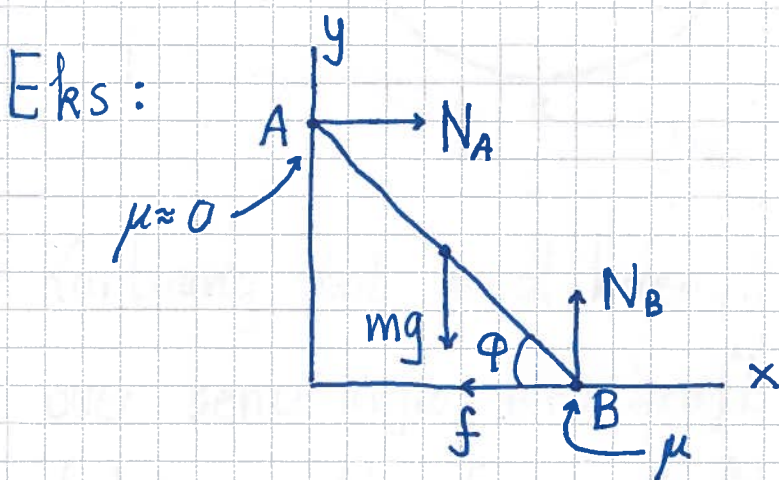
Bevaningslover, oppsummert

78

- I et isolert system (ingen ytre krefter) er total energi E , impuls \vec{p} og dreieimpuls \vec{L} bevart.
- I et konservativt system er mekanisk energi $K + U$ bevart.
- Hvis netto ytre kraft på et system er null, er total impuls \vec{p} bevart.
- Hvis netto ytre dreiemoment på et system er null, er total dreieimpuls \vec{L} bevart.

Statisk likevekt [YF 11.1-11.3; LL 7.1] (79)

Et stivt legeme forblir i ro, med $\vec{p} = 0$ og $\vec{L} = 0$, bare dersom netto ytre kraft og netto ytre dreiemoment begge er lik null.



Når glir stigen?

$$\sum F_x = 0 \Rightarrow f = N_A \quad ; \quad \sum F_y = 0 \Rightarrow N_B = mg$$

$$\sum \tau_B = 0 \Rightarrow mg \frac{L}{2} \cos \varphi - N_A L \sin \varphi = 0$$

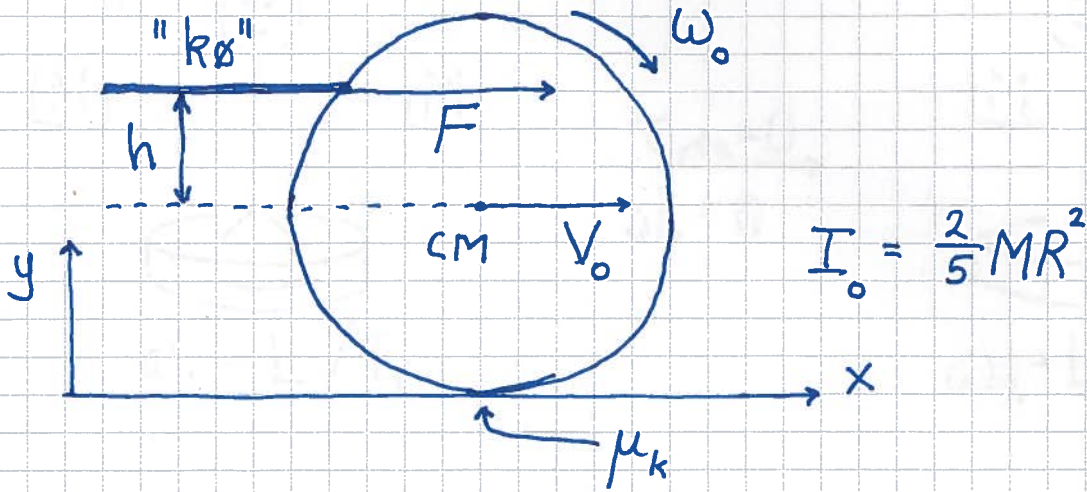
$$f_{\max} = \mu N_B = \mu mg \quad ; \quad f = N_A$$

$$\Rightarrow \frac{1}{2} \cos \varphi_{\min} = \mu \sin \varphi_{\min} \Rightarrow \tan \varphi_{\min} = \frac{1}{2\mu}$$

$$\text{Hvis } \mu = 0.3, \text{ er } \varphi_{\min} = \arctan\left\{\frac{1}{0.6}\right\} = 59^\circ$$

Rotasjonsdynamikk ; eksempler.

Eks 1: Snooker [LL 6.7 ; Øv. 6]



Kortvarig støt med køen, $\Delta t \approx 0$, i høyde h over senterlinja med kraft $F \gg f$; $f =$ friksjonskraft fra underlaget.

N2, trans. : $F \Delta t = \Delta p = MV_0$

N2, rot. om CM : $\tau \Delta t = Fh \Delta t = \Delta L = I_0 \omega_0$

\Rightarrow Sluring i starten, med mindre $h = \dots$

Ren rulling etter hvert, uansett h -verdi.

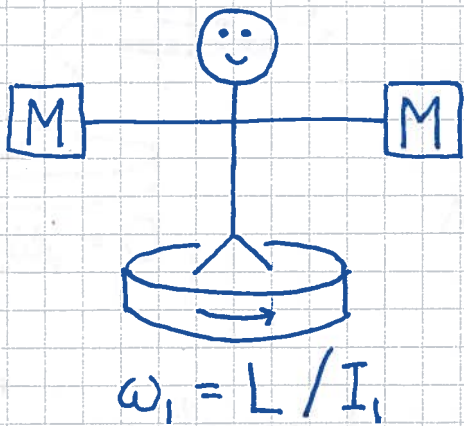
Med origo som ref. punkt:

$$\left. \begin{aligned} \vec{L}_b &= \vec{R}_{CM} \times M\vec{V} = -RMV \hat{z} \\ \vec{L}_s &= I_0 \vec{\omega} = -\frac{2}{5}RMV \hat{z} \end{aligned} \right\} \text{ ved ren rulling}$$

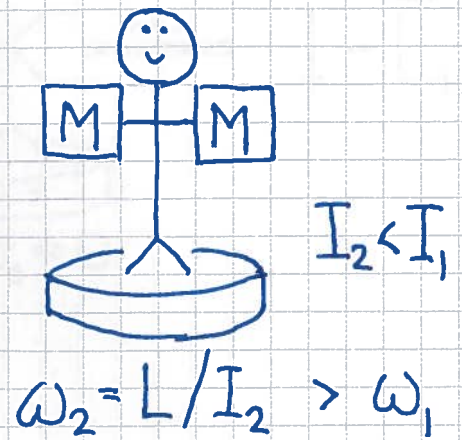
Eks 2: Piruett [YF 10.6; LL 6.5]

(81)

Prinsipp: Bevart $L = I\omega$, redusert I , økt ω .



$$\begin{array}{c} \sum \tau_{\text{ytre}} = 0 \\ \hline \Delta L = 0 \end{array} \rightarrow$$



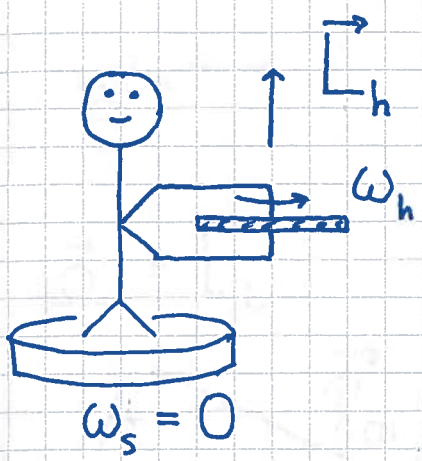
K_{rot} øker:

$$K_1 = \frac{1}{2} I_1 \omega_1^2$$

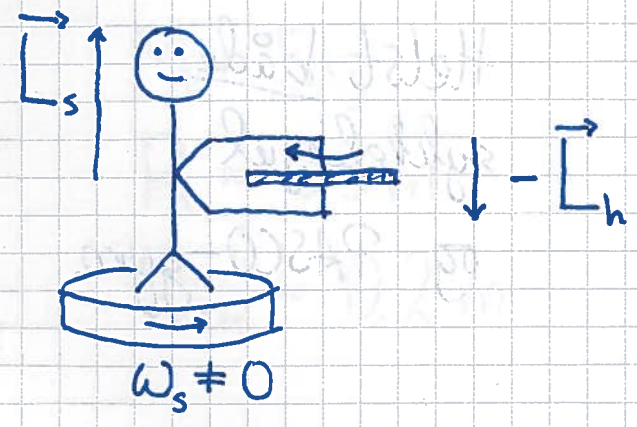
$$K_2 = \frac{1}{2} I_2 \omega_2^2 = \frac{1}{2} I_1 \omega_1 \cdot \omega_2 = K_1 \cdot \frac{\omega_2}{\omega_1} > K_1$$

Musklene gjør arbeid på de to massene M.

Eks 3: Student med roterende hjul



Snu hjul
 $\vec{\tau}_{\text{ytre}} = 0$
 $\Delta \vec{L} = 0$



\vec{L} er bevart.

Før: $\vec{L} = \vec{L}_h$

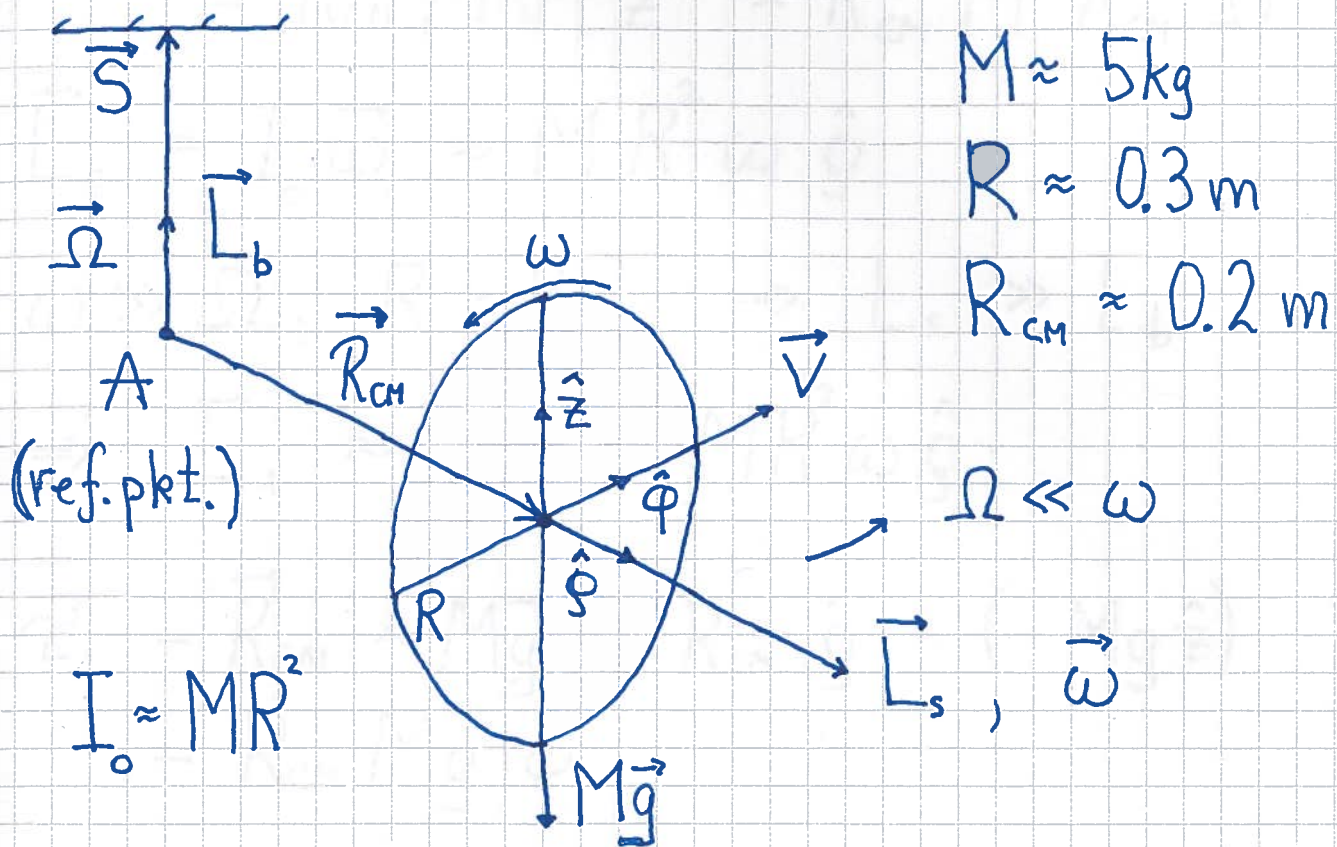
Etter: $\vec{L} = \vec{L}_s - \vec{L}_h$

$\Rightarrow \vec{L}_s = 2\vec{L}_h$

$\Rightarrow \omega_s \neq 0$

Eks 4: Presesjon [YF 10.7 ; LL 6.10]

(83)



Exp: $T_\Omega = \frac{2\pi}{\Omega} \approx 5 \text{ s}$ når hjulet settes i rotasjon for hånd.

Finn sammenheng mellom ω og Ω .

Løsning: N2 for rotasjon om A.

$$\vec{\tau}_A = d\vec{L}_A / dt$$

med
$$\vec{L}_A = \vec{L}_b + \vec{L}_s$$

$$\vec{L}_b = \vec{R}_{cm} \times M\vec{V} = R_{cm} \hat{g} \times MV \hat{\phi} \quad (84)$$

$$= R_{cm} MV \hat{z} = R_{cm} M R_{cm} \Omega \hat{z}$$

$$\vec{L}_s = I_o \vec{\omega} \approx MR^2 \omega \hat{g}$$

$$\omega \gg \Omega, \quad R \sim R_{cm} \Rightarrow L_s \gg L_b$$

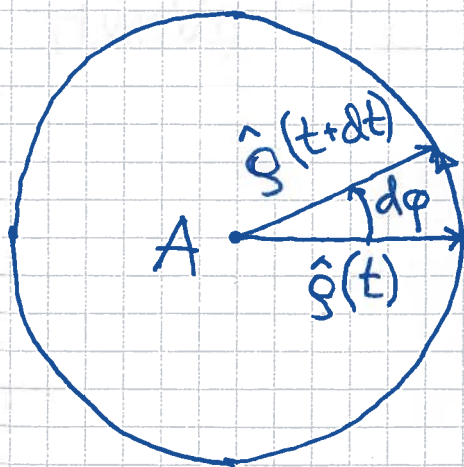
$$\Rightarrow \vec{L}_A \approx \vec{L}_s = MR^2 \omega \hat{g}$$

$$\vec{\tau}_A = \vec{R}_{cm} \times M\vec{g} = R_{cm} \hat{g} \times (-Mg \hat{z})$$

$$= R_{cm} Mg \hat{\phi}$$

$$d\vec{L}_A / dt = MR^2 \omega d\hat{g} / dt$$

Sett ned langs z-aksen:



$$d\hat{g} = \underbrace{|\hat{g}|}_{=1} \cdot d\phi \cdot \hat{\phi} = d\phi \hat{\phi}$$

$$\Rightarrow \frac{d\hat{g}}{dt} = \frac{d\phi}{dt} \cdot \hat{\phi} = \Omega \cdot \hat{\phi}$$

Dermed:

$$R_{cm} Mg \hat{\phi} = MR^2 \omega \Omega \hat{\phi}$$

$$\Rightarrow \omega = R_{cm} g / R^2 \Omega$$

$$\Rightarrow \frac{2\pi}{T_\omega} = \frac{R_{cm} g T_\Omega}{R^2 \cdot 2\pi}$$

$$\Rightarrow \underline{T_\omega = \frac{(2\pi R)^2}{R_{cm} g T_\Omega}}$$

Tallverdi:

$$T_\omega \approx \frac{(2\pi \cdot 0.3)^2}{0.2 \cdot 10 \cdot 5} \approx \frac{2^2}{10} = \underline{0.4 s}$$

dus ca 2.5 omdreiningen pr sekund;
rimelig!

Svingninger [YF 14 ; LL 9] (86)

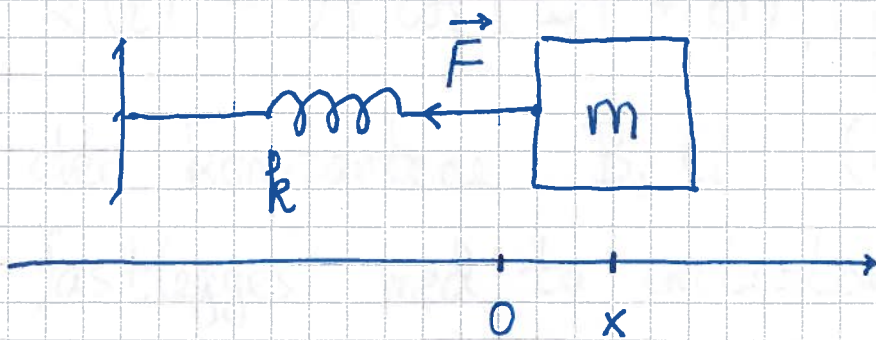
Generelt: Periodisk oppførsel omkring en likevekt.

En kraft trekker systemet tilbake mot likevekt. (Eng: "restoring force")

Eks: Masse / fjær. Pendler. Fiolinstreng.

Atomer i molekyler og faste stoffer. Osu.

Harmonisk oscillator [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
sammenpressing ($x < 0$)

\vec{F} = kraft på m fra fjæra; retning tilbake
mot likevekt

Ideell fjær oppfyller Hookes lov :

$$\vec{F} = -k \times \hat{x}$$

k = fjærkonstanten

$$[k] = \text{N/m}$$

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

$$\Rightarrow \ddot{x} + \omega_0^2 x = 0 \quad ; \quad \omega_0^2 = k/m$$

som er bevegelsesligning for harmonisk oscillator i 1D, med løsning

$$x(t) = B \cos \omega_0 t + C \sin \omega_0 t, \text{ evt.}$$

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

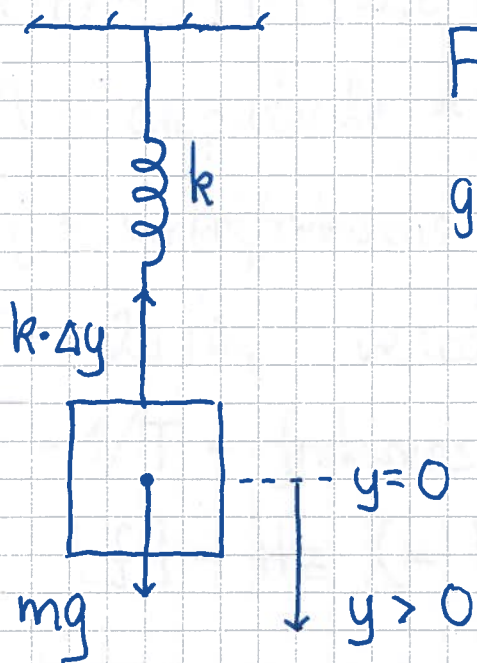
der konstantene B, C (evt. A, φ)

fastlegges med to initialbetingelser,

$$\text{f.eks. } x(0) = x_0 \text{ og } \dot{x}(0) = v_0$$

En konstant tilleggskraft forandrer likevektsposisjonen, men gir uendret bevegelsesligning.

Eks: Masse og fjær i tyngdefeltet



Fjærforlengelse i likevekt, Δy ,
gitt ved N1:

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

Anta m (CM) i $y=0$
i strukket likevekt.

N2 når m er i posisjon y :

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

$$\Rightarrow \ddot{y} + \omega_0^2 y = 0 \quad ; \quad \omega_0^2 = k/m$$

dos harmoniske svingninger omkring den
strukkede likevekten

Diverse størrelser (jf. sirkelbevegelse):

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

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

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

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

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

$[f] = \text{Hz} (= 1/s)$

$\omega_0 t + \varphi$ = svingningens fase

φ = fasekonstant; $[\varphi] = 1$

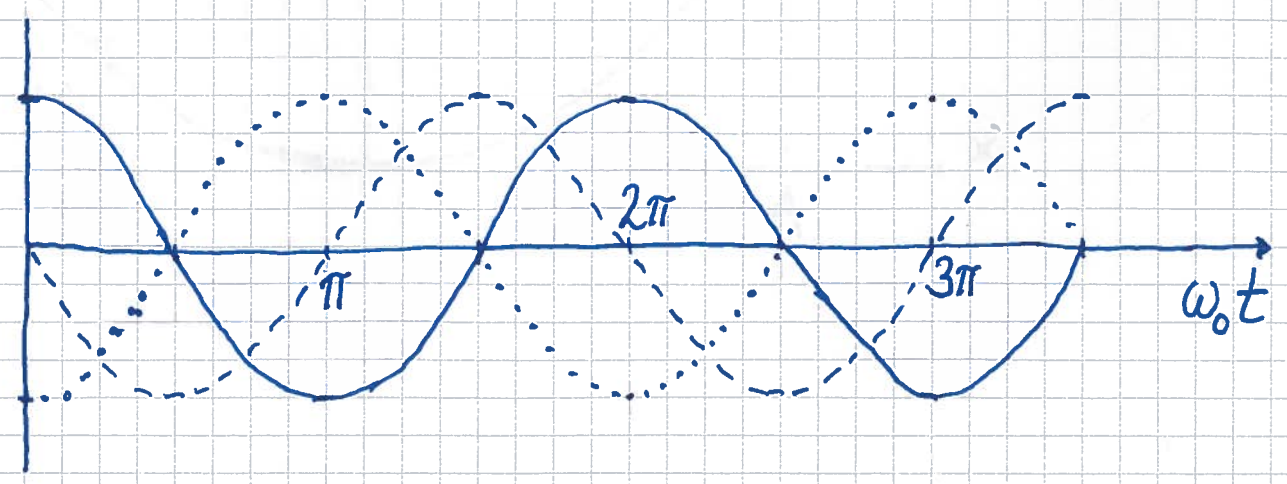
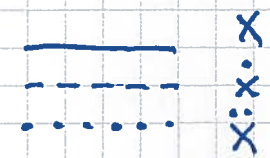
$\dot{x}(t) = -\omega_0 A \sin \omega_0 t = \omega_0 A \cos(\omega_0 t + \varphi + \pi/2)$

= hastighet

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

= akselerasjon

Grafisk, med $\varphi = 0$:



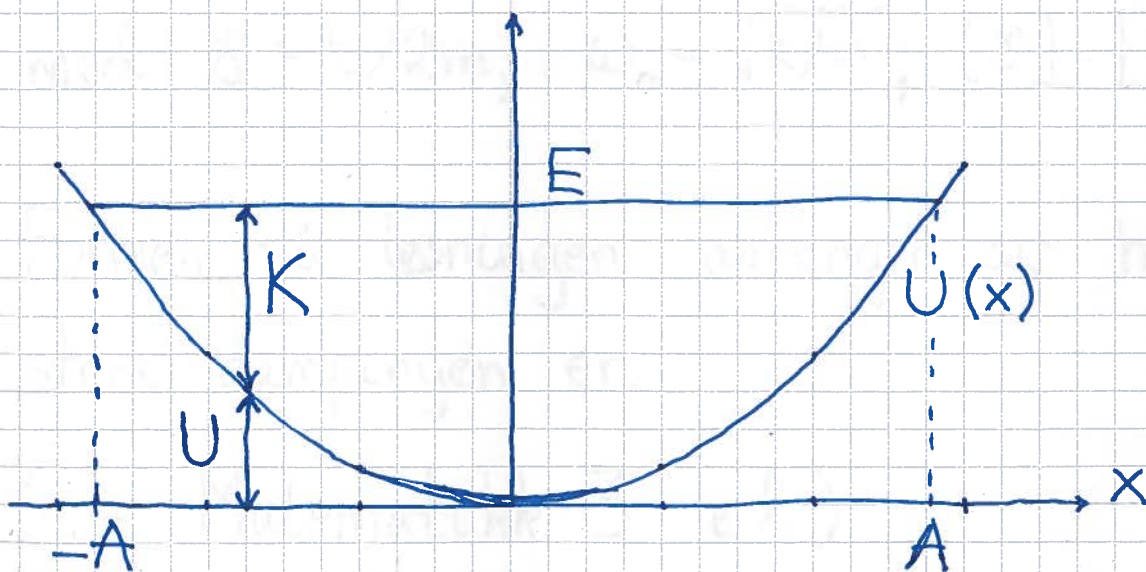
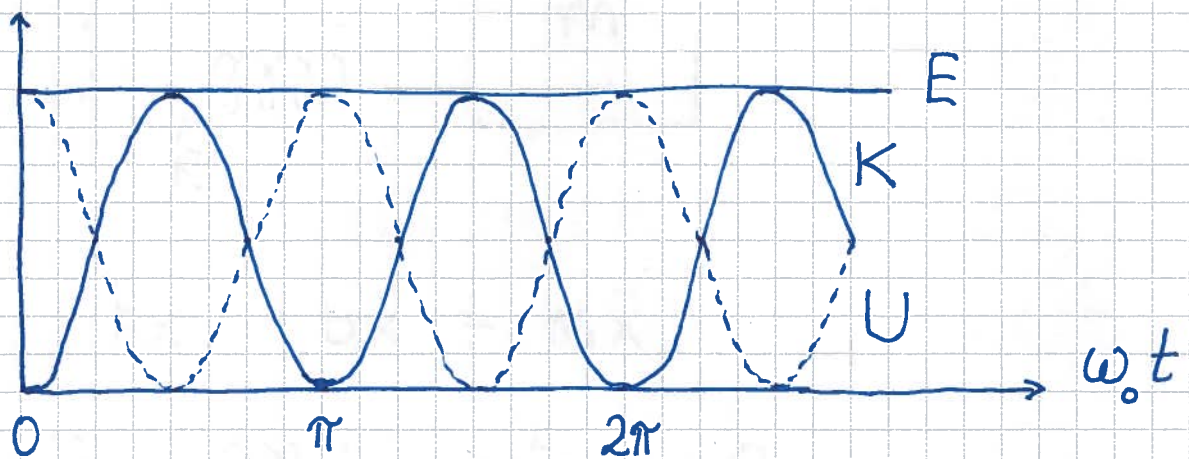
Energi i en harmonisk oscillator [YF 14.3; LL 9.4] ⁽⁹⁰⁾

Konservativt system \Rightarrow Mek. energi er bevart

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

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

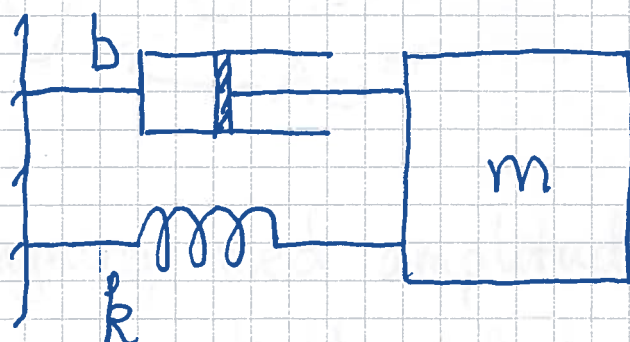
$$\Rightarrow E = K + U = \frac{1}{2} k A^2 \quad (\text{uavh. av } t)$$



Dempet fri svingning [YF 14.7; LL 9.7] (91)

Antar friksjonskraft $f = -b\dot{x}$, dvs som ved langsom bevegelse i fluid.

(Alternativ: $f = -D\dot{x}^2$ eller $f = \mu_k N$)



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

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

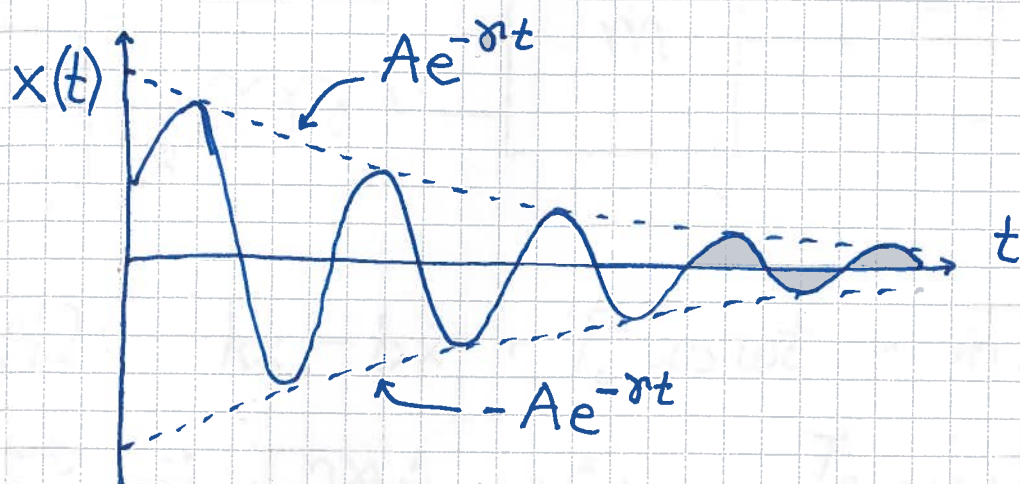
$$\text{med } \gamma = b/2m, \quad \omega_0 = \sqrt{k/m}; \quad [\gamma] = [\omega_0] = \frac{1}{s}$$

Formen på løsningen avhenger av hvor sterk dempingen er.

(Se Matematikk 3 e.l.)

Underkritisk (svak) damping ; $\gamma < \omega_0$

$$x(t) = A e^{-\gamma t} \sin(\omega t + \varphi) ; \quad \omega = \sqrt{\omega_0^2 - \gamma^2}$$



dis svingning med amplitude, $Ae^{-\gamma t}$, som avtar eksponentielt med t ; etter en "karakteristisk" tid $\tau = 1/\gamma$ er amplituden redusert til $A/e \approx 0.37 A$.

Overkritisk (sterk) damping ; $\gamma > \omega_0$

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

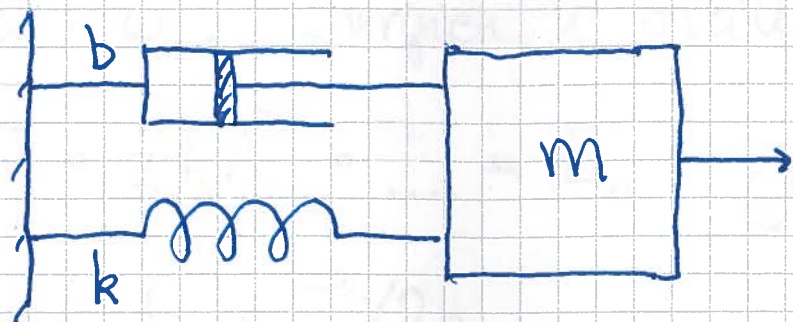
$$\alpha_1 = \gamma + \sqrt{\gamma^2 - \omega_0^2} , \quad \alpha_2 = \gamma - \sqrt{\gamma^2 - \omega_0^2}$$

Kritisk damping, $\gamma = \omega_0$ ($\Rightarrow \alpha_1 = \alpha_2 = \gamma$)

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

Minste damping som ikke gir svingninger ;
bra f.eks. i støtdempere.

Tvingen svingning; resonans [YF 14.8; LL 9.9] (93)



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

= ytre harmonisk kraft

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

$$\rightarrow \ddot{x} + 2\gamma\dot{x} + \omega_0^2 x = \frac{F_0}{m} \cos \omega t \quad \left(\begin{array}{l} \gamma = b/2m \\ \omega_0 = \sqrt{k/m} \end{array} \right)$$

Generell løsning: $x(t) = x_h(t) + x_p(t)$

der "homogen" løsning x_h oppfyller

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

slik at $x_h \sim \exp(-\gamma t) \rightarrow 0$ når $t \gg 1/\gamma$. Dvs,

$x_h(t)$ er kun viktig for innsvingningsforløpet.

Antar nå at $t \gg 1/\gamma$, slik at

$$x(t) = x_p(t) = A(\omega) \sin[\omega t + \varphi(\omega)]$$

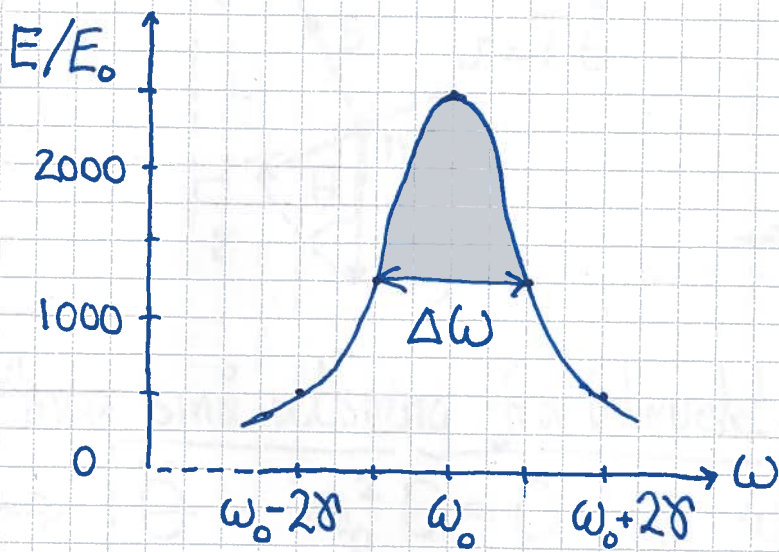
Innsetting av x_p , \dot{x}_p og \ddot{x}_p i N2 gir

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

Resonans: A blir stor hvis $\gamma \ll \omega_0$ og $\omega \approx \omega_0$. Energien i oscillatoren:

$$E = \frac{1}{2}kA^2 = \dots = E_0 \cdot \frac{\omega_0^4}{(\omega^2 - \omega_0^2)^2 + (2\gamma\omega)^2}$$

med $E_0 = F_0^2/2k$.



Eks: $\omega_0 = 100 \gamma$

ω	E/E_0
ω_0	2500
$\omega_0 \pm \gamma$	1250
$\omega_0 \pm 2\gamma$	500

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

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

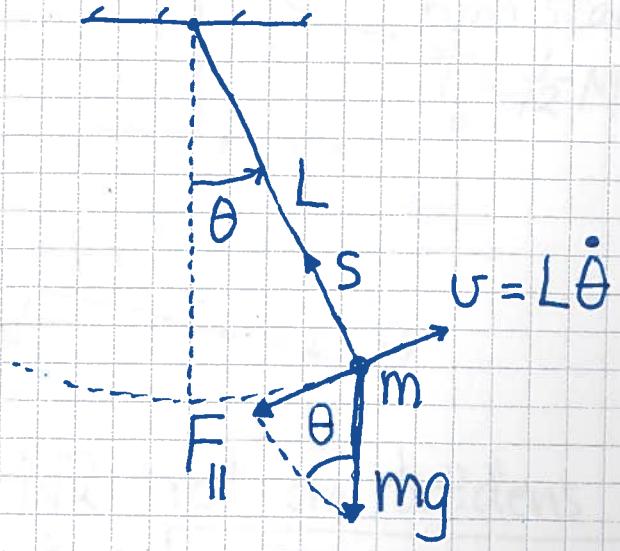
Smal resonanskurve \Rightarrow Høy Q-faktor

Demo: $T_0 \approx 0.65 \text{ s}$, $f_0 \approx 1.55 \text{ Hz}$, $\Delta f \approx 0.15 \text{ Hz}$
 $\Rightarrow Q \approx 10$

Pendler

Matematisk pendel [YF 14.5; LL 9.6]

Punktmasse m i masseløs snor med lengde L .



$$F_{\parallel} = ma_{\parallel} \text{ med}$$

$$F_{\parallel} = -mg \sin \theta,$$

$$a_{\parallel} = \dot{v} = L \ddot{\theta}$$

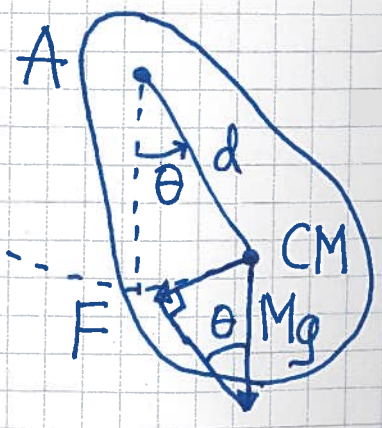
$$\Rightarrow -mg \sin \theta = mL \ddot{\theta}$$

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

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

Fysisk pendel [YF 14.6; LL 9.6]

Stivt legeme, masse M , treghetsmoment I mhp A .



N2, rotasjon om A :

$$\tau = I \ddot{\theta} \text{ med}$$

$$\tau = -F \cdot d = -Mgd \sin \theta$$

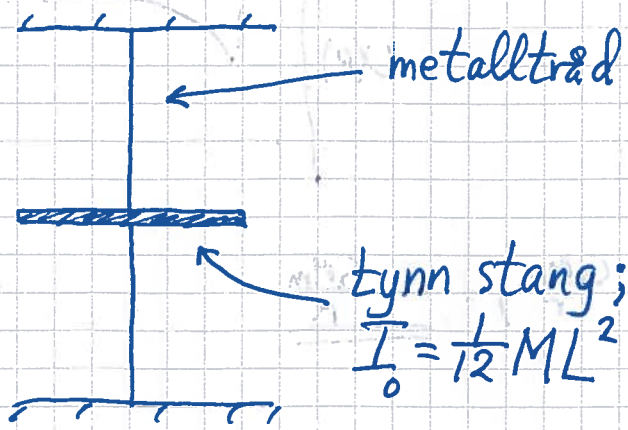
($\tau > 0$ mot klokka)

Anta $|\theta| \ll 1 \Rightarrow$
($\Rightarrow \sin \theta = \theta$)

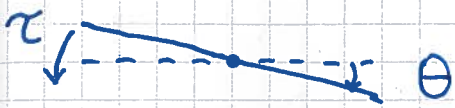
$$\boxed{\ddot{\theta} + \omega_0^2 \theta = 0 ; \omega_0^2 = Mgd/I}$$

Torsjionspendel [YF 14.4; LL 9.6]

(96)



Vridning vinkel θ av metalltråden gir dreiemoment $\tau = -\mathcal{K}\theta$ på stanga; \mathcal{K} = torsjonsstivheten til metalltråden



N2, rot. om trådens akse: $\tau = I_0 \ddot{\theta}$

$$\Rightarrow \ddot{\theta} + \omega_0^2 \theta = 0 ; \omega_0^2 = \mathcal{K} / I_0$$

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

$$\Rightarrow \mathcal{K} = I_0 \omega_0^2 = \frac{1}{12} ML^2 \cdot (2\pi/T)^2$$

$$= ML^2 \pi^2 / 3T^2 \approx \underline{0.003 \text{ Nm}}$$