

Tentamen i Mekanik I del 1

Statik och partikeldynamik

TMME27

2019-01-10, kl 08.00-13.00

Tentamenskod: TEN1

Tentsal: TER1, TER3, TERE

Examinator: Peter Schmidt

Tentajour: Peter Schmidt, Tel. 28 27 43,
(Besöker salarna ca 9.00)

Kursadministratör: Anna Wahlund, Tel. 28 11 57,
email anna.wahlund@liu.se

Antal uppgifter: 6

Hjälpmedel: Inga hjälpmedel utöver skriv och ritverktyg.
Formelblad bifogas.
Vid behov Svensk-Persisk ordbok.

Svar anslås på kurssidan i Lisam efter skrivnings-
tillfället. Tentan lämnas efter rättning till Studerande-
expeditionen i A-huset, ing 19C.

Betygsgränser: 5 = 12-15 p
4 = 9-11 p
3 = 6-8 p
1 = 0-5 p (UK)

Totalt antal sidor inkl. försättsbladet: 8

Teoridel:

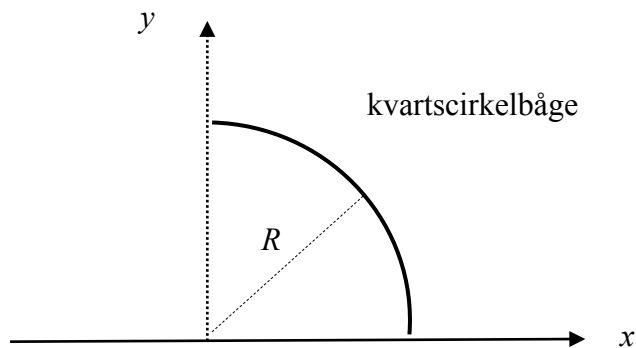
1)

Centroiden för en linje definieras som bekant som

$$\mathbf{r}_c = \frac{\int_L \mathbf{r} dL}{\int_L dL}$$

Visa att centroidens läge i y -led för cirkelbågen med radien R i figuren nedan ges av:

$$y_c = \frac{2R}{\pi} \quad (1p)$$

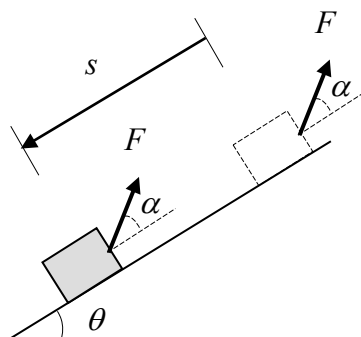


2a)

En partikel förflyttar sig en sträcka s nedför ett lutande plan med lutningsvinkeln θ enligt figur. Partikeln bromsas in under rörelsen med en konstant kraft F som hela tiden bildar vinkeln α mot planet. Utgå från definitionen av arbete, $U = \int_1^2 \mathbf{F} \circ d\mathbf{r}$

och visa att arbetet som kraften F uträttar på partikeln under förflyttningen är

$$U = -F s \cos\alpha. \quad (1p)$$



2b)

Utgå från Newtons kraftlag $\sum \mathbf{F} = m \mathbf{a}$ och definitionen av rörelsemängd $\mathbf{G} = m \mathbf{v}$ och härled impulslagen för en partikel, dvs

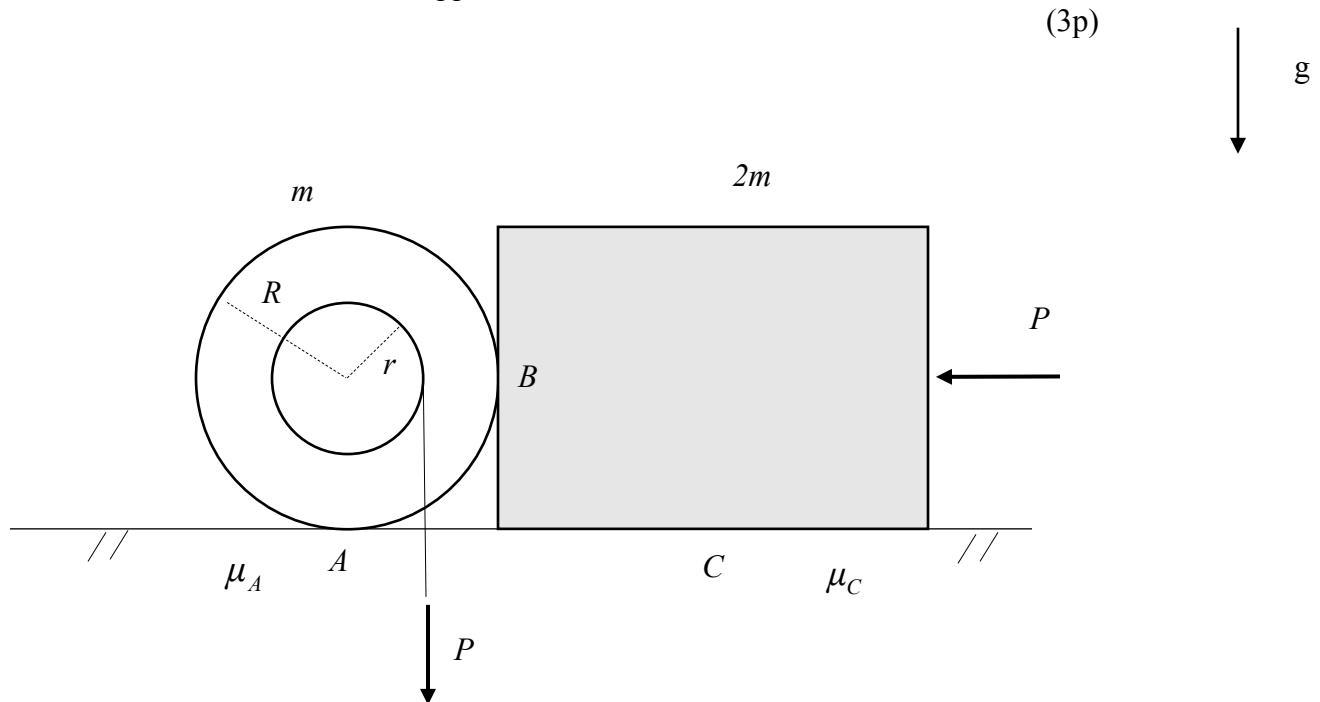
$$\int_{t_1}^{t_2} \sum \mathbf{F} dt = \mathbf{G}_2 - \mathbf{G}_1 \quad (1p)$$

Problemdel:

3)

En kabelrulle med massan m och ett rätblock med massan $2m$ är placerade på ett horisontellt underlag enligt figur. Rullen har ytterradien R och innerradien r och är i kontakt med rätblocket vid B . Systemet belastas genom att man drar med en vertikal kraft P i snöret som är fäst i rullens innercirkel och samtidigt applicerar en lika stor horisontell kraft P åt vänster på rätblocket, se figur. Friktionskoefficienten vid kontakten mellan rullen och underlaget vid A har värdet $\mu_A = 1/4$ och mellan rätblocket och underlaget vid C är värdet $\mu_C = 1/5$.

Kontakten mellan rullen och rätblocket vid B är friktionsfri. Kraften P ökas på båda ställena från noll och uppåt. Hur stor kan kraften P vara om alla kropparna ska befinna sig i vila? Ange även åt vilket håll friktionskraften vid A och C är riktad. Låt $R = 2r$ vid beräkningen och det får antas att rätblocket inte tippar.



4)

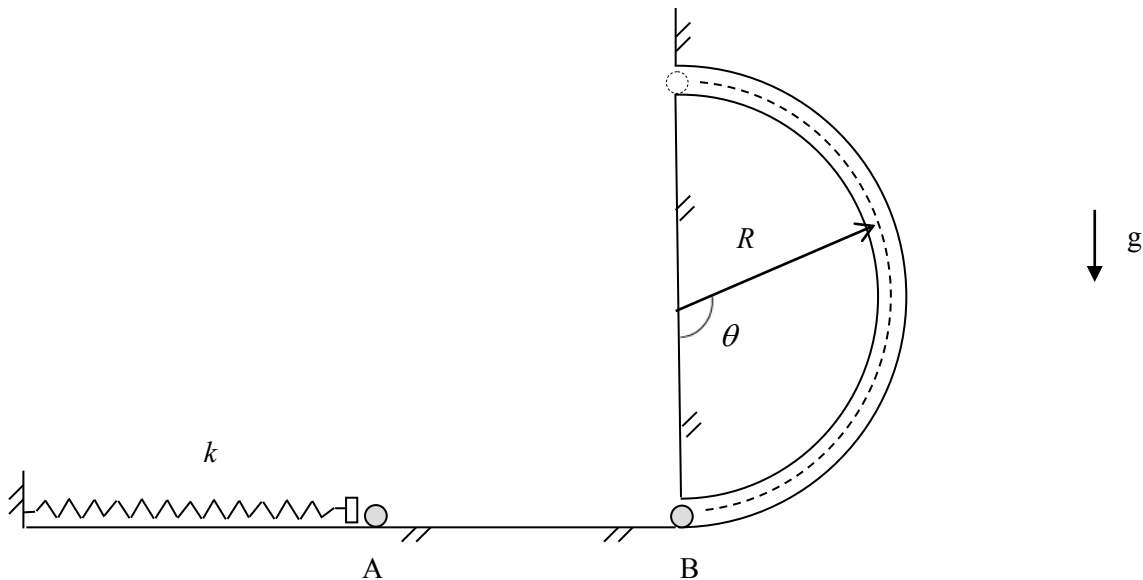
En partikel A med massan m är intryckt i en fjäder med fjäderkonstanten k och fjäderns deformation (ihoptryckning) i detta läge är δ . Partikeln A släpps från vila i detta intryckta läge och kolliderar senare med en stillastående partikel B som även den har massan m , se figur. Efter kollisionen (stöten) åker partiklarna i ett cirkulärt spår vars radie är R . Man observerar att partikel B efter kollisionen precis når upp till den högsta punkten på cirkeln. Energiförlusten vid kollisionen antas vara den enda energiförlusten i systemet.

Låt $k = 9mg/R$ och $\delta = R$.

Beräkna:

a) stöttalet e mellan partiklarna A och B vid kollisionen (2p)

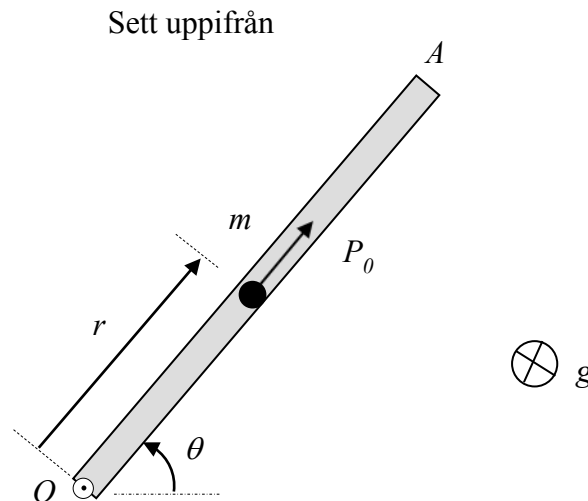
b) normalkraften från spåret på partikel B när den passerar läget $\theta = \pi/2$ (1p)



5)

En partikel med massan m kan friktionsfritt röra sig inuti ett horisontellt rör enligt figur. Röret är fixerat vid O och roterar moturs med konstant vinkelhastighet $\dot{\theta} = \omega$. En given konstant kraft P_0 verkar i radiell riktning på partikeln hela tiden. Partikeln startas vid tiden $t = 0$ genom att den släpps utan hastighet relativt röret då avståndet $r = r_0$ (d.v.s $r = r_0$ och $\dot{r} = 0$ då $t = 0$). Beräkna läget r och normalkraften N från röret på partikeln som funktion av tiden t .

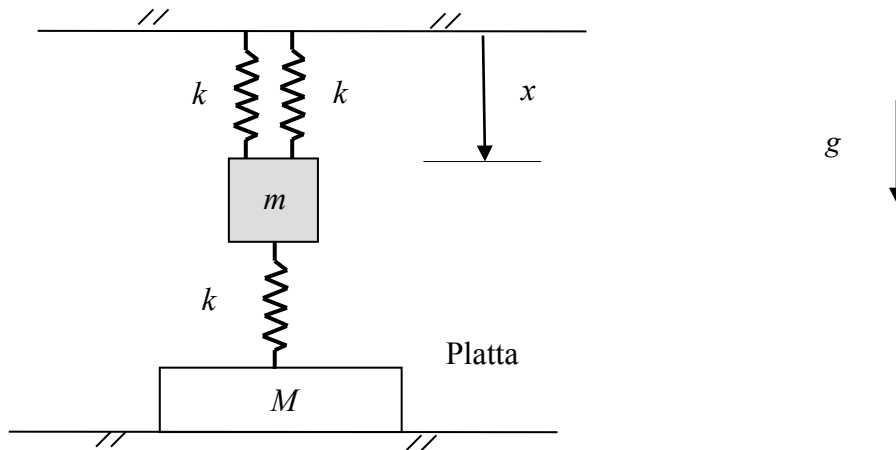
(3p)



6)

En partikel med massan m är kopplad till tre fjädrar med fjäderkonstanten k vardera enligt figur. Den undre fjädern är fäst i en platta med massan M som är placerad på ett horisontellt underlag. Alla fjädrarna är ospända då $x = L_0$, där L_0 är den ospända längden för respektive fjäder. Systemet startas vid tiden $t = 0$ genom att massan m släpps utan hastighet från positionen $x = L_0 + mg / 4k$. Beräkna läget x samt normalkraften N mellan plattan och underlaget som funktion av tiden för den efterföljande rörelsen. Det får antas att plattans massa M är så pass stor så att plattan inte lättar från underlaget (d.v.s. den befinner sig i kontakt med underlaget hela tiden).

(3p)



Formelblad som bifogas tentamen i Partikeldynamik:

Kinematik:

Hastighet och acceleration

- Naturliga komponenter $n - t$

$$\mathbf{v} = \dot{s}\mathbf{e}_t$$
$$\mathbf{a} = \ddot{s}\mathbf{e}_t + \frac{\dot{s}^2}{\rho}\mathbf{e}_n$$

Krökningen κ och krökningsradien ρ för en kurva $x = x(u)$, $y = y(u)$ ges av:

$$\kappa = \frac{\left| \frac{d^2y}{du^2} \frac{dx}{du} - \frac{dy}{du} \frac{d^2x}{du^2} \right|}{\left\{ \left(\frac{dx}{du} \right)^2 + \left(\frac{dy}{du} \right)^2 \right\}^{3/2}}, \quad \rho = 1/\kappa$$

- Polära koordinater $r - \theta$

$$\mathbf{v} = \dot{r}\mathbf{e}_r + r\dot{\theta}\mathbf{e}_\theta$$
$$\mathbf{a} = (\ddot{r} - r\dot{\theta}^2)\mathbf{e}_r + (r\ddot{\theta} + 2\dot{r}\dot{\theta})\mathbf{e}_\theta$$

Kinetik:

- Kraftlagen

$$\sum \mathbf{F} = m\mathbf{a}$$

- Mekaniska energisatsen

$$U = \Delta T + \Delta V_g + \Delta V_e$$

där

$$U = \int_1^2 \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r}, \quad T = \frac{1}{2}mv^2, \quad V_g = mgh, \quad V_e = \frac{1}{2}kx^2$$

- Impuls och impulsmomentekvationen

$$\int_{t_1}^{t_2} \sum \mathbf{F} dt = \mathbf{G}_2 - \mathbf{G}_1, \quad \mathbf{G} = m\mathbf{v}$$

$$\int_{t_1}^{t_2} \mathbf{M}_o dt = \mathbf{H}_{o2} - \mathbf{H}_{o1}, \quad \mathbf{H}_o = \mathbf{r} \times m\mathbf{v}$$

$$\mathbf{M}_o = \mathbf{r} \times \sum \mathbf{F}$$

- Stöttal

$$e = \frac{(v_2')_n - (v_1')_n}{(v_1)_n - (v_2)_n}$$

- Svängningar

$$\ddot{x} + 2\zeta\omega_n\dot{x} + \omega_n^2x = \omega_n^2x_1 + \frac{F_{01}}{m}\sin\omega t + \frac{F_{02}}{m}\cos\omega t$$

Lösningen till differentialekvationen ovan kan skrivas $x = x_h + x_p$.
Homogena lösningen x_h ges av:

$$\zeta > 1, \quad x_h = Ae^{\omega_n t(-\zeta + \sqrt{\zeta^2 - 1})} + Be^{\omega_n t(-\zeta - \sqrt{\zeta^2 - 1})}$$

$$\zeta = 1, \quad x_h = (A + Bt)e^{-\omega_n t}$$

$$\zeta < 1, \quad x_h = e^{-\zeta\omega_n t}(A\cos\omega_d t + B\sin\omega_d t) = Ce^{-\zeta\omega_n t}\sin(\omega_d t + \Psi)$$

$$\omega_d = \omega_n \sqrt{1 - \zeta^2}$$

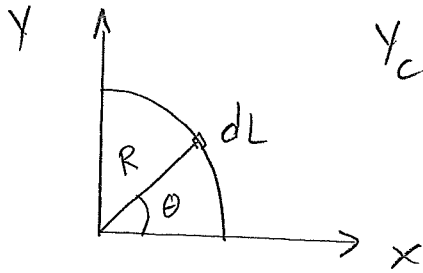
Partikulärlösningen x_p vid en harmonisk störningskraft beräknas med ansatsen:¹

$$x_p = C_1 + C_2\cos\omega t + C_3\sin\omega t$$

¹om $\zeta = 0$ förutsättes att $\omega \neq \omega_n$

2019-01-10

1)



$$y_c = \frac{\int y dL}{\int dL}$$

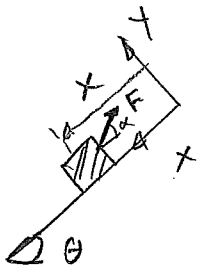
$$\begin{cases} dL = R d\theta \\ y = R \sin \theta \end{cases}$$

$$\int_L y dL = \int_0^{\pi/2} R \sin \theta R d\theta = R^2 [-\cos \theta]_0^{\pi/2} = R^2 //$$

$$\int_L dL = \int_0^{\pi/2} R d\theta = R [\theta]_0^{\pi/2} = R \frac{\pi}{2} //$$

$$y_c = \frac{R^2}{R \frac{\pi}{2}} = \frac{2R}{\pi} \quad \text{V.S.V.} //$$

2a)



$$U = \int_1^2 \vec{F} \cdot d\vec{r}$$

$$\vec{F} = -F \cos \alpha \vec{e}_x + F \sin \alpha \vec{e}_y$$

$$\vec{r} = x \vec{e}_x ; d\vec{r} = dx \vec{e}_x$$

$$U = \int_1^2 (-F \cos \alpha \vec{e}_x + F \sin \alpha \vec{e}_y) \cdot dx \vec{e}_x = \int_0^s -F \cos \alpha dx$$

$$U = -F \cos \alpha \int_0^s dx = -F \cos \alpha [x]_0^s = -F \cos \alpha \cdot s //$$

V.S.V.

$$2b) \quad \Sigma \bar{F} = m \bar{a} = m \frac{d\bar{v}}{dt} = \frac{d}{dt} (m\bar{v})$$

mult. med dt och integrera mellan t_1 och t_2

$$\int_{t_1}^{t_2} \Sigma \bar{F} dt = \int_{t_1}^{t_2} \frac{d}{dt} (m\bar{v}) dt = [m\bar{v}]_{t_1}^{t_2} =$$

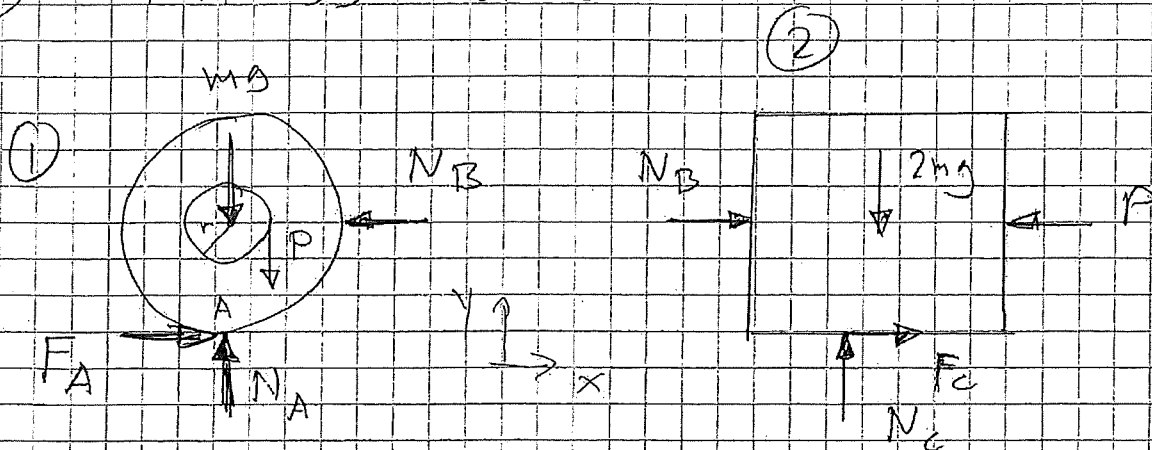
$$= m\bar{v}(t_2) - m\bar{v}(t_1) = m\bar{v}_2 - m\bar{v}_1,$$

Men $\bar{G} = m\bar{v}$ och $\bar{G}_2 = m\bar{v}_2$, $\bar{G}_1 = m\bar{v}_1$,

$$\text{S\u00e5ledes: } \int_{t_1}^{t_2} \Sigma \bar{F} dt = \bar{G}_2 - \bar{G}_1 \quad \text{v.s.v.}$$

//

3) Friktion delarna



$\sum F_x = 0$, $\sum F_y = 0$, $\sum M_z = 0$ ger för givet P .

① $\rightarrow F_A - N_B = 0$ (1)

$\uparrow N_A - mg - P = 0$ (2)

$\curvearrowright N_B \cdot R - P \cdot r = 0$ (3)

② $\rightarrow N_B + F_C - P = 0$ (4)

$\uparrow N_C - 2mg = 0$ (5)

Med $R = 2r$ lös vi (1) -- (5)

$$\begin{cases} F_A = \frac{1}{2} P \\ N_A = P + mg \end{cases}$$

$$\begin{cases} F_C = \frac{1}{2} P \\ N_C = 2mg \end{cases}$$

$N_B = \frac{P}{2}$ där $P \geq 0$

Villkor: $|F_A| \leq \mu_A |N_A|$, $N_A \geq 0$ (*)

$$|F_c| \leq \mu_c |N_c|, \quad N_c \geq 0 \quad (**)$$

$$N_B \geq 0 \quad (\text{ok})$$

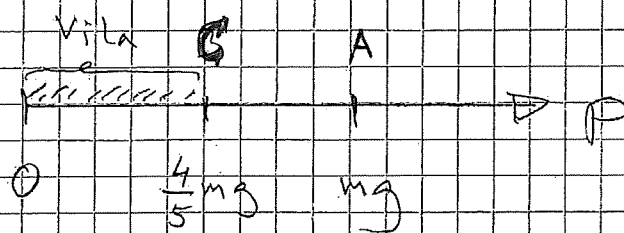
(*) ger $\frac{1}{2} P \leq \frac{1}{4} (P + mg)$, $N_A \geq 0$ (ok)

divs $P \leq mg$ A

(**) ger $\frac{1}{2} P \leq \frac{1}{5} \cdot 2mg$, $N_c \geq 0$ (ok)

divs $P \leq \frac{4}{5} mg$ B

Således:



Vi får $0 \leq P \leq \frac{4}{5} mg$ divs

$$P_{\max} = \frac{4}{5} mg \quad //$$

F_A, F_c åt höger //

4)

Före stöten för part A.

$$u = \Delta T + \Delta V_g + \Delta V_e$$

$\underline{\hspace{2cm}}$
 $= 0$

$$0 = \frac{1}{2} m V_{A_1}^2 - \frac{1}{2} k d^2$$

$$V_{A_1}^2 = \frac{k}{m} d^2 = \frac{9 \text{ mB}}{R} \cdot \frac{1}{m} \cdot R^2 = 9 g R$$

$$\begin{cases} V_{A_1} = 3 \sqrt{gR} & \text{Före stöten} \\ V_{B_1} = 0 \end{cases}$$

Efter stöten för part B.

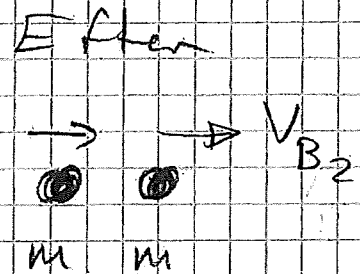
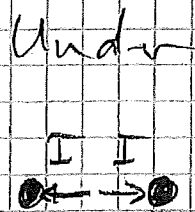
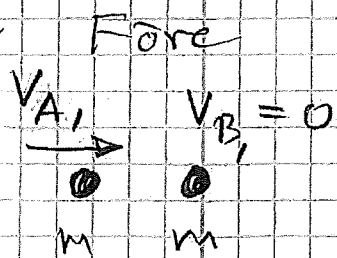
$$u = \Delta T + \Delta V_g + \Delta V_e$$

$\underline{\hspace{2cm}}$
 $= 0$

$$0 = 0 - \frac{1}{2} m V_{B_2}^2 + mg \cdot 2R$$

$$\begin{cases} V_{B_2} = 2 \sqrt{gR} & \text{Efter stöten} \\ V_{A_2} = ? \end{cases}$$

Stöten



$$\Delta G_{\text{system}} = 0 \quad \text{ger}$$

$$\rightarrow 0 = m v_{A2} + m v_{B2} - m v_{A1}$$

$$\text{ger} \quad v_{A2} = v_{A1} - v_{B2} = 3\sqrt{gR} - 2\sqrt{gR}$$

$$v_{A2} = \sqrt{gR}$$

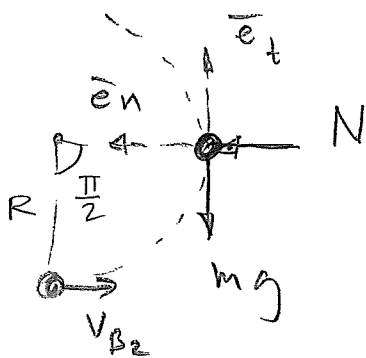
Stötkoeff $e = \frac{v_{B2} - v_{A2}}{v_{A1} - v_{B1}} =$

$$= \frac{2\sqrt{gR} - \sqrt{gR}}{3\sqrt{gR} - 0} = \frac{1}{3}$$

a) Svar $e = \frac{1}{3} \quad //$

Normal kraften på partikel B
 då $\theta = \frac{\pi}{2}$

Frilägg (vid $\theta = \frac{\pi}{2}$)



Kinematik

$$a_n = \frac{\dot{s}^2}{s} = \frac{v^2}{R}$$

$$a_t = \ddot{s}$$

$$\sum \vec{F} = m\vec{a}$$

$$\vec{e}_n: \leftarrow N = m \frac{v^2}{R} \quad (1)$$

$$\vec{e}_t: \uparrow -mg = m\ddot{s} \quad (2)$$

(1) ger $N = m \frac{v^2}{R}$ där v fås ur

$$U = \Delta T + \Delta V_g + \Delta V_e$$

$= 0$

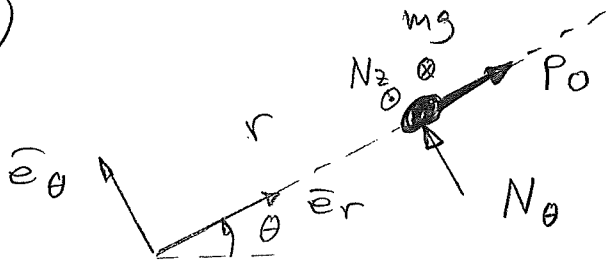
$$0 = \frac{1}{2} m v^2 - \frac{1}{2} m v_{B_2}^2 + mgR \quad \text{dvs}$$

$$v^2 = v_{B_2}^2 - 2gR, \quad v^2 = 2gR; \quad N = 2mg$$

b) svar: $N = 2mg$ //

Frilägg

5)



$$\dot{\theta} = \omega = \text{konst.}, \quad \ddot{\theta} = 0$$

Kinematik (r- θ)

$$a_r = \ddot{r} - r\dot{\theta}^2 = \ddot{r} - r\omega^2$$

$$a_\theta = r\ddot{\theta} + 2\dot{r}\dot{\theta} = \\ = r \cdot 0 + 2\dot{r}\omega = 2\dot{r}\omega$$

$$\sum \vec{F} = m\vec{a} \quad \text{ger}$$

$$\vec{e}_r: \quad \rightarrow \quad P_0 = m(\ddot{r} - r\omega^2) \quad (1)$$

$$\vec{e}_\theta: \quad \uparrow \quad N_\theta = m 2\dot{r}\omega \quad (2)$$

$$\vec{e}_z: \quad \circ \quad N_z - mg = m \cdot 0 \quad (3)$$

$$(1) \quad \text{ger} \quad \ddot{r} - r\omega^2 = \frac{P_0}{m} \quad \text{har lös.}$$

$$r = r_h + r_p$$

- r_p fås med ansatsen $r_p = C_0 = \text{konst.}$

$$\text{ger } r_p = -\frac{P_0}{m\omega^2} \quad //$$

- r_h fås via kar. ekv. till $\ddot{r} - r\omega^2 = 0$

$$\lambda^2 - \omega^2 = 0, \quad \lambda_1 = \omega, \quad \lambda_2 = -\omega, \quad \text{dvs}$$

$$r_h = A e^{\omega t} + B e^{-\omega t} \quad //$$

Således:

$$r(t) = A e^{\omega t} + B e^{-\omega t} - \frac{P_0}{m\omega^2}$$

B.V. då $t=0$,

$$r(0) = r_0 \quad \text{ger} \quad A + B - \frac{P_0}{m\omega^2} = r_0$$

$$\dot{r}(0) = 0 \quad \text{ger} \quad A\omega - B\omega = 0$$

$$\text{Dvs} \quad A = \frac{1}{2} \left(r_0 + \frac{P_0}{m\omega^2} \right) ; \quad B = \frac{1}{2} \left(r_0 + \frac{P_0}{m\omega^2} \right)$$

Således: $r(t) = \frac{1}{2} \left(r_0 + \frac{P_0}{m\omega^2} \right) (e^{\omega t} + e^{-\omega t}) - \frac{P_0}{m\omega^2} //$

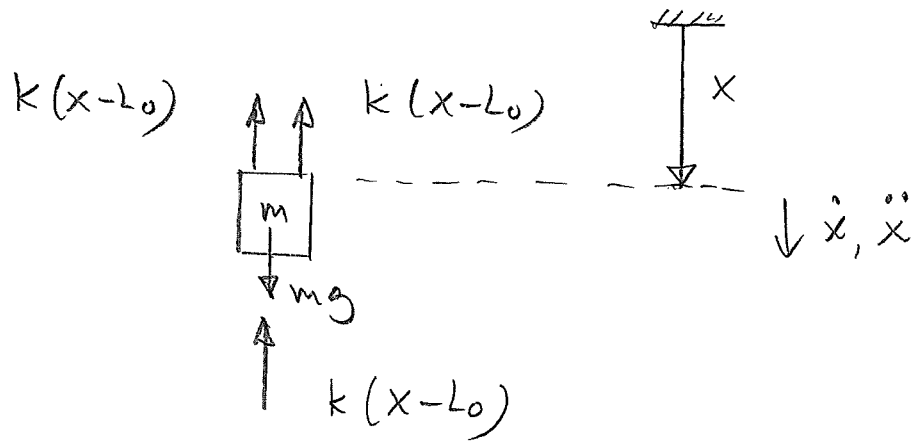
$$(2) \quad \text{ger} \quad N_\theta = 2m\omega \dot{r} \quad , \quad \dot{r} = \omega \frac{1}{2} \left(r_0 + \frac{P_0}{m\omega^2} \right) (e^{\omega t} - e^{-\omega t})$$

$$N_\theta = m\omega^2 \left(r_0 + \frac{P_0}{m\omega^2} \right) (e^{\omega t} - e^{-\omega t}) //$$

$$(3) \quad \text{ger} \quad N_z = mg //$$

Således: $N = \sqrt{N_\theta^2 + N_z^2} //$

6) Fritägg massan m



$$\sum \bar{F} = m\bar{a} \quad \text{ger} \quad \downarrow \quad mg - 3k(x-L_0) = m\ddot{x}$$

$$\ddot{x} + \frac{3k}{m}x = g + \frac{3kL_0}{m}$$

Identifiera med $\ddot{x} + 2\zeta\omega_n\dot{x} + \omega_n^2x = \omega_n^2x_1$,

$$0 = 2\zeta\omega_n, \quad \frac{3k}{m} = \omega_n^2, \quad g + \frac{3k}{m}L_0 = \omega_n^2x_1$$

Dvs: $\zeta = 0$, $\omega_n = \sqrt{\frac{3k}{m}}$, $x_1 = \frac{mg}{3k} + L_0$ och

$$x(t) = A \cos \omega_n t + B \sin \omega_n t + \frac{mg}{3k} + L_0$$

B.V. då $t = 0$

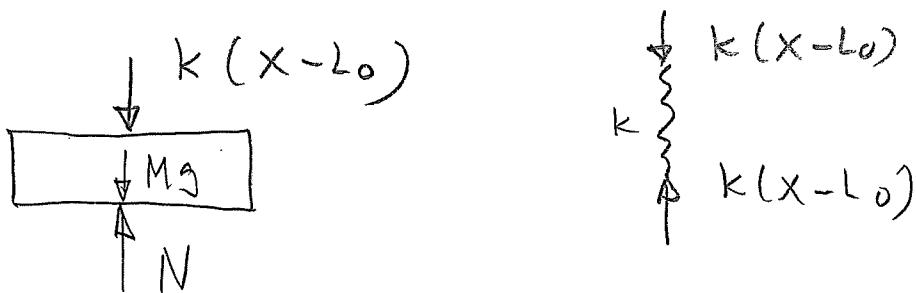
$$x(0) = L_0 + \frac{mg}{4k} \quad \text{ger} \quad A + \frac{mg}{3k} + L_0 = L_0 + \frac{mg}{4k}$$

$$\dot{x}(0) = 0 \quad \text{ger} \quad 0 + B\omega_n = 0$$

Dvs: $A = -\frac{mg}{12k}$, $B = 0$

Således: $x(t) = -\frac{mg}{12k} \cos \omega_n t + \frac{mg}{3k} + L_0$ //

Frilägg plattan och bestäm $N(t)$



$\sum \bar{F} = m\bar{a}$ ger $\downarrow k(x-L_0) + Mg - N = M \cdot 0$

Dvs $N = Mg + k(x-L_0)$

Således: $N(t) = Mg + \frac{mg}{3} \left(1 - \frac{1}{4} \cos \omega_n t\right)$

dar $\omega_n = \sqrt{\frac{3k}{m}}$ //

($N > 0 \forall t$, dvs kontakt)