

# Tentamen i FFM515 Mekanik 1

*Tid och plats:* Måndagen den 6 mars 2006 klockan 08.30-12.30 i V.

*Hjälpmedel:* Typgodkänd räknedosa.

*Examinator:* Måns Henningson, 0737-296826.

*Poängberäkning:* Varje uppgift bedöms med 0, 1, 2 eller 3 poäng enligt följande principer:  
För 3 poäng krävs en helt korrekt lösning.

Mindre fel ger 1 poängs avdrag.

Allvarliga fel (t ex dimensionsfel eller andra orimliga resultat) ger 2 poängs avdrag.

Allvarliga principiella fel eller en ofullständig lösning ger 0 poäng på uppgiften.

*Betygsgränser:* För att bli godkänd krävs minst 6 poäng totalt på uppgifterna 1-4.

För de som är godkända bestäms betyget av den totala poängen på uppgifterna 1-6 så att 6-11 poäng ger betyg 3, 12-14 poäng ger betyg 4 och 15-18 poäng ger betyg 5.

## Grundläggande uppgifter

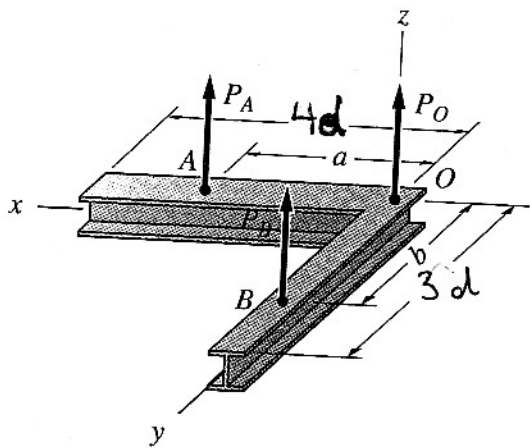
1. Den L-formade homogena balken med längden  $7d$  hålls i jämvikt med tre vertikala kablar, som är fästa i punkterna A, B och O. Bestäm avstånden  $a$  och  $b$  så att krafterna i de tre kablarna blir lika stora.
2. Den homogena stängen med längden  $\frac{9}{2}r$  och den homogena cylindern med radien  $r$  har vardera massan  $m$ . Vad är det minsta värdet på den statiska friktionskoefficienten  $\mu_s$  i punkterna A, B och C, för vilket jämvikt kan råda?  
*Ledning:* Bestäm först  $\sin \theta$  och  $\cos \theta$ , där  $\theta$  är vinkeln mellan stängen och underlaget.
3. Pinnen P glider i spår både i armen OA, som roterar med vinkelhastigheten  $\dot{\theta} = \omega$ , och i den fasta cirkelbågen BC. Uttryck P's fart  $v$  (d v s hastighetens storlek) då  $\theta = 60^\circ$ .  
*Observera:* Figuren är inte skalenlig!
4. Hylsan C ges en viss acceleration  $a_C$ . Bestäm accelerationerna  $a_A$  och  $a_B$  för kropparna A och B, som har massorna  $m_A$  respektive  $m_B$ . Övriga massor samt friktionen försummas.

## Överkursuppgifter

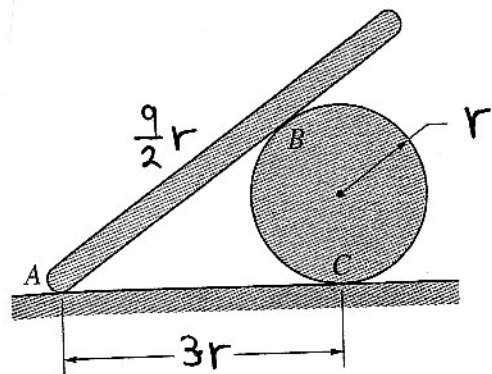
5. Bestäm förhållandet  $L/R$  så att den homogena ståltråden böjd enligt figuren kan vara i jämvikt.  
*Ledning:* Beräkna tyngdkraftfördelningens vridmoment med avseende på den punkt där ståltråden vidrör bordet.
6. Konstruktionen kan fritt vrida sig kring  $z$ -axeln, och har ursprungligen vinkelhastigheten  $\dot{\theta} = \omega_0$  då vinkeln  $\alpha = 60^\circ$ . Genom att anpassa den pålagda vertikala kraften  $F$  kan man ändra vinkeln  $\alpha$ . Bestäm vinkelhastigheten  $\dot{\theta}$  då vinkeln  $\alpha = 30^\circ$ . De båda kulorna har lika stora massor. Övriga massor samt friktionen försummas.  
*Ledning:* Använd att en viss storhet är bevarad under förloppet.

*Lycka till!*

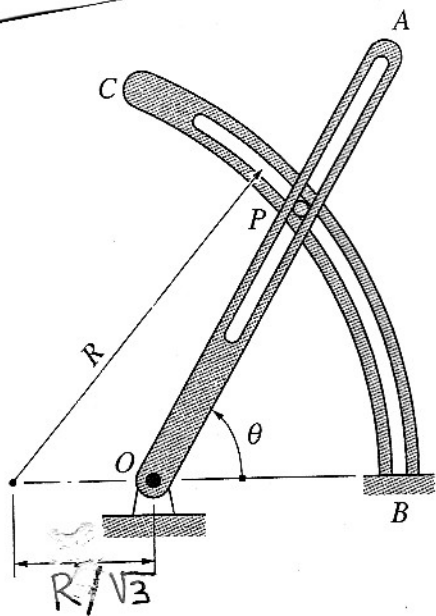
1.



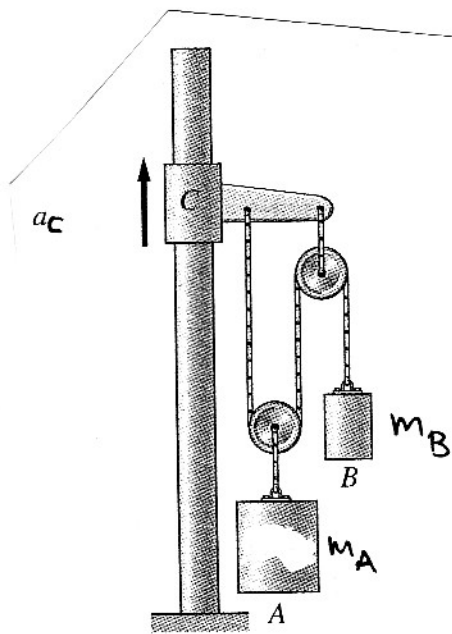
2.



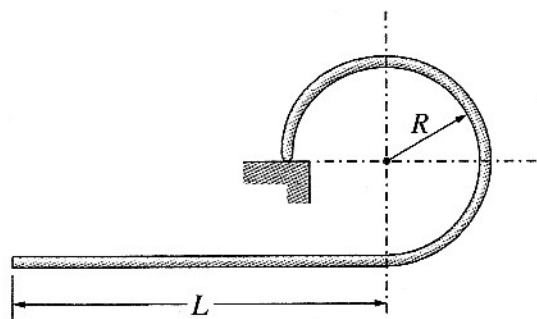
3.



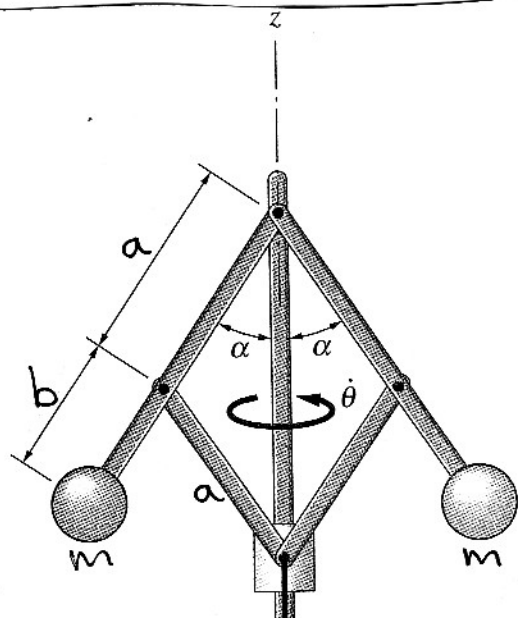
4.



5.



6.



1. Balken angrips av tyngdkrafter  $-4W \hat{k}$  och  $-3W \hat{k}$  i punkter med Ortsvektorer  $2d \hat{i}$  respektive  $\frac{3d}{2} \hat{j}$ , samt av tre krafter  $F \hat{k}$  som angriper i punkter med Ortsvektorer  $0$ ,  $a \hat{i}$  och  $b \hat{j}$ .

Kraftjämvikt ger att  $(3F - 7W) \hat{k} = 0$

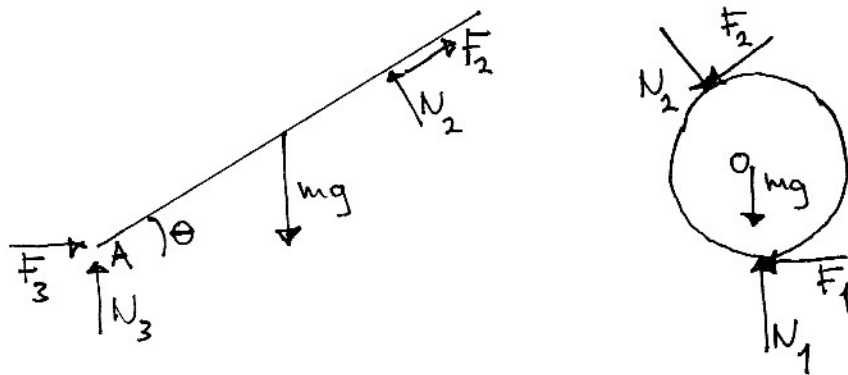
och momentjämvikt kring  $0$  ger att

$$\begin{aligned} 0 &= 2d \hat{i} \times (-4W \hat{k}) + \frac{3d}{2} \hat{j} \times (-3W \hat{k}) \\ &\quad + 0 \times F \hat{k} + a \hat{i} \times F \hat{k} + b \hat{j} \times F \hat{k} \\ &= \left(-\frac{9dW}{2} + bF\right) \hat{i} + (8dW - aF) \hat{j} \end{aligned}$$

Härur fås att

$$\begin{cases} a = \frac{24}{7} d \\ b = \frac{27}{14} d \end{cases}$$

2. Frilägg stängen och cylindern separat



Vinkeln mellan stängen och underlaget är

$$\theta = 2 \arctan \frac{1}{3} \quad \text{så att} \quad \sin \theta = \frac{3}{5}, \quad \cos \theta = \frac{4}{5}$$

Jämviktsekvationer för stängen:

$$\begin{aligned} \uparrow: & \left\{ \begin{aligned} N_3 - mg + \frac{4}{5} N_2 + \frac{3}{5} F_2 &= 0 \\ F_3 - \frac{3}{5} N_2 + \frac{4}{5} F_2 &= 0 \\ -mg \frac{9r}{4} + \frac{4}{5} N_2 3r &= 0 \end{aligned} \right. \end{aligned}$$

och för cylindern:

$$\begin{aligned} \uparrow: & \left\{ \begin{aligned} N_1 - mg - \frac{4}{5} N_2 - \frac{3}{5} F_2 &= 0 \\ \frac{3}{5} N_2 - \frac{4}{5} F_2 - F_1 &= 0 \\ r F_2 - r F_1 &= 0 \end{aligned} \right. \end{aligned}$$

Varur fås att  $F_1 = F_2 = F_3 = \frac{1}{5} mg$ ,  $N_1 = \frac{8}{5} mg$ ,  $N_2 = \frac{3}{5} mg$ ,  $N_3 = \frac{2}{5} mg$

så att  $\frac{F_1}{N_1} < \frac{F_2}{N_2} < \frac{F_3}{N_3} = \frac{1}{2}$

Svar:  $\mu = \frac{1}{2}$

3. Beteckna avståndet från O till P med  $r$ .  
Cosinussatsen ger att

$$R^2 = \left(\frac{R}{\sqrt{3}}\right)^2 + r^2 + 2\frac{R}{\sqrt{3}} r \cos \theta$$

Deriveras denna ekvation m a p tiden får man

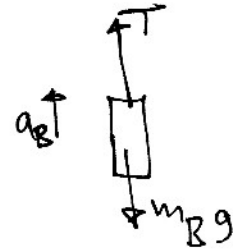
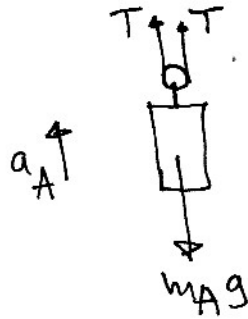
$$0 = 2r\dot{r} + \frac{2R}{\sqrt{3}}\dot{r}\cos\theta - \frac{2R}{\sqrt{3}}r\sin\theta\dot{\theta}$$

Insättning av  $\theta = 60^\circ$  ger att  $r = \frac{R}{\sqrt{3}}$   
och att  $\dot{r} = \frac{R\dot{\theta}}{3}$

Den sökta farten är

$$v = \left(\dot{r}^2 + (r\dot{\theta})^2\right)^{1/2} = \frac{2}{3}R\dot{\theta}$$

4. Frilägg A inklusive den nedre trissan  
samt B:



Newtons andra lag ger nu

$$2T - m_A g = m_A a_A$$

$$T - m_B g = m_B a_B$$

Dessutom har vi att

$$2a_A + a_B = 3a_c$$

på grund av att linan har en konstant längd.

Dessa ekvationer har lösningen

$$\left\{ \begin{array}{l} a_A = \frac{6m_B a_c + (2m_B - m_A)g}{m_A + 4m_B} \\ a_B = \frac{3m_A a_c - 2(2m_B - m_A)g}{m_A + 4m_B} \\ T = \dots \end{array} \right.$$

5. Låt  $\rho$  beteckna massan/längdenhet.

Tyngdkraften på den raka delen utövar då vridmomentet  $m$  a  $\rho$  trådens stödpunkt  $\odot$

$$M_0^{\text{rak}} = \left(\frac{L}{2} - R\right) L \rho g$$

medan tyngdkraften på den böjda delen ger

$$M_0^{\text{böjd}} = - \int_{-\pi/2}^{\pi} R(1 + \cos\theta) \rho g R d\theta = -\rho g R^2 \left(\frac{3\pi}{2} + 1\right)$$

Momentjämvikt ger att

$$0 = M_0^{\text{rak}} + M_0^{\text{böjd}} = \frac{R^2 \rho g}{2} \left( \left(\frac{L}{R}\right)^2 - 2\frac{L}{R} - 3\pi - 2 \right)$$

varur fås att

$$\frac{L}{R} = 1 + \sqrt{3\pi + 3}$$

6. Rörelsemängdsmomentets komponent i z-axelns riktning är

$$H_z = 2((a+b)\sin\alpha)^2 m \dot{\theta}$$

Detta är bevarat under förloppet, eftersom de krafter som påverkar konstruktionen inte utövar något vridmoment  $m$  a p z-axeln.

Härur fås alltså att

$$2((a+b)\sin\alpha_1)^2 m \omega_1 = 2((a+b)\sin\alpha_0)^2 m \omega_0$$

så att

$$\omega_1 = \frac{\sin^2\alpha_0}{\sin^2\alpha_1} \omega_0 = 3\omega_0$$