

## TENTAMEN – MEKANIK MI, TMMI03

Lördagen den 3 juni 2014, klockan 14–18

### Kursadministratör

Anna Wahlund, anna.wahlund@liu.se, 013-281157

### Examinator

Joakim Holmberg

### Tentamensjour

Joakim Holmberg, joakim.holmberg@liu.se, 013-282338

### Besöker salen

15:30

### Antal uppgifter

5 stycken uppgifter, där varje uppgift ger maximalt 3 poäng

### Antal sidor

7 stycken (inklusive försättsblad)

### Hjälpmedel

Formelblad (medföljer tentamenstesen) samt räknedosa

### Betygsgränser

<u>Summa poäng</u>	<u>Betyg</u>
0–5	UK
6–8	3
9–11	4
12–15	5

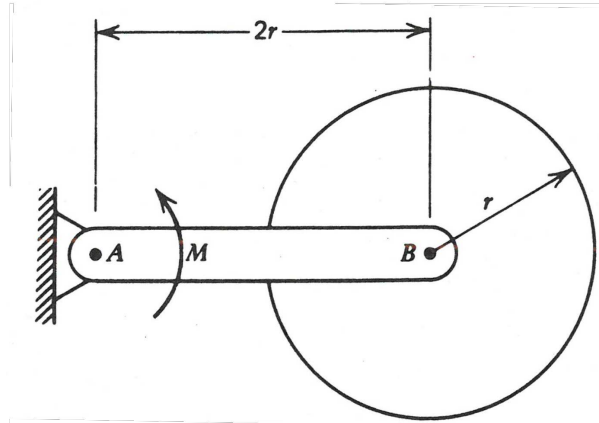
### Svar

Anslås på kurshemsidan efter skrivtidens slut

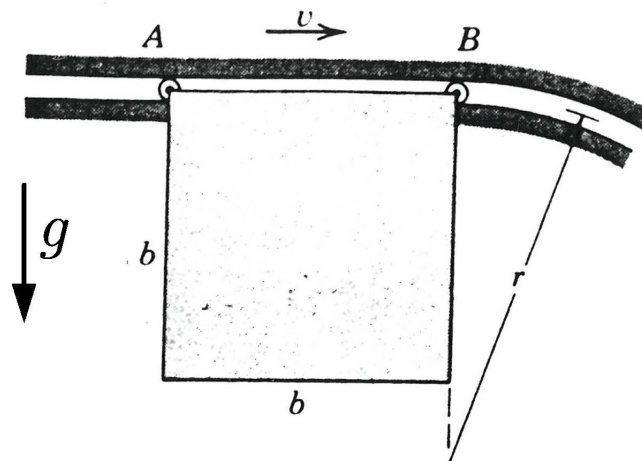
[http://www.solidmechanics.iei.liu.se/Examiners/Courses/Bachelor\\_Level/tmmi03/](http://www.solidmechanics.iei.liu.se/Examiners/Courses/Bachelor_Level/tmmi03/)

## TENTAMEN I MEKANIK (TMMI03)

- 1 Den tunna stängen  $\mathcal{AB}$  med massan  $m$  och längden  $2r$  sitter i en friktionsfri gångjärnsled vid  $\mathcal{A}$ . En cirkulär skiva med massan  $m$  och radien  $r$  sitter (vid sitt masscentrum) fast i stängens vid punkten  $\mathcal{B}$ . Jämför kraftparsmomentet  $M$  som måste appliceras på stängen för att stängens vinkelacceleration ska bli  $\alpha$  då: a) kontakten vid  $\mathcal{B}$  är en friktionsfri sprint, respektive b) kontakten vid  $\mathcal{B}$  är en punktsvets. Stång och skiva är från början i vila. All rörelse sker i ett horisontalplan. (3p)

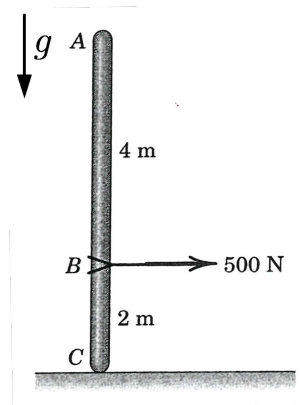


- 2 En kvadratisk platta med massan  $m$  är upphängd i ett vertikalt plan via de friktionsfria hörnhjulen  $\mathcal{A}$  och  $\mathcal{B}$ . Hjulets radie är försumbar. Plattans masscentrum har farten  $v$  åt höger precis då hjulet  $\mathcal{B}$  går in i kurvan (den cirkulära delen av banan) med krökningsradien  $r$ . Vid detta ögonblick, bestäm normalkraften från banan på hjul  $\mathcal{A}$  respektive  $\mathcal{B}$ . (3p)

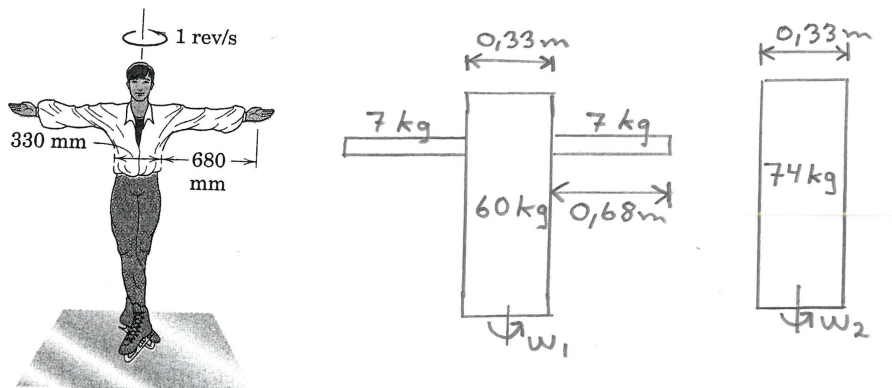


3 Stången  $ABC$ , med massan 50 kg, balanserar i vertikal position när en horisontell kraft på 500 N appliceras vid  $B$ . I kontaktpunkten vid  $C$  är friktionskoefficienten  $\mu_s = \mu_k = \mu = 0.3$ .

- Visa att stången börjar att röra på sig vid  $C$  när kraften vid  $B$  appliceras. (1p)
- Bestäm accelerationsvektorn  $\bar{a}_A$  precis när kraften vid  $B$  appliceras. (2p)

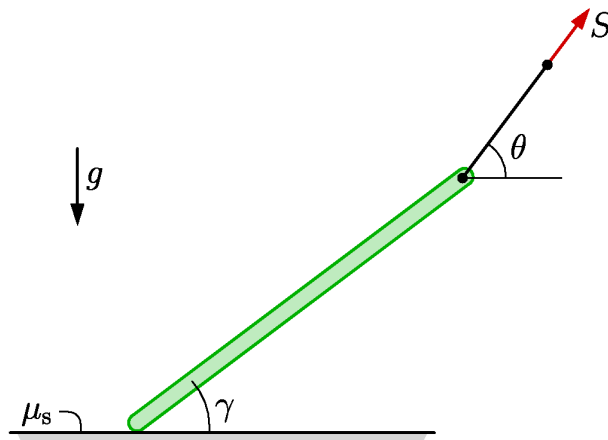


4 En konståkare med massan 74 kg roterar med 1 varv/sekund kring sin vertikala axel då armarna är utsträckta. Uppskatta rotationsfarten som uppstår då armarna dras in och placeras längs med kroppen. Approximera armarna som tunna stänger då de är utsträckta och övriga kroppen som en solid cylinder. Efter att armarna har dragits in och placerats längs med kroppen kan de anses ingå i en solid cylinder tillsammans med den övriga kroppen, se figur. Kontakten med isen är friktionsfri. (3p)



5 Ena änden av en smal stång med massan  $m$  vilar mot ett horisontellt underlag. Den statiska friktionskoefficienten är  $\mu_s$ . Stångens andra ände är fäst i ett sträckt snöre. Då stången börjar glida har snöret vinkeln  $\theta$  gentemot horisontalplanet.

- Visa att  $\theta = \arctan\left(\frac{1}{\mu_s} + 2 \tan \gamma\right)$ . (3p)



---

punkt.

### Statik

- Kraft- och momentlag

$$\Sigma \bar{F} = 0, \quad \Sigma \bar{M} = 0$$

- Friktion

Det statiska friktionsvillkoret är

$$F \leq \mu_s N$$

där  $F$  är friktionskraftens belopp och  $N$  är normalkraftens belopp.

Vid glidning gäller

$$F = \mu_k N$$

- Masscentrum (tyngdpunkt, geometriskt centrum)

$$\bar{r}_G = \begin{cases} \frac{\int \bar{r} dV}{V}, & \text{för 3D-kropp} \\ \frac{\int \bar{r} dA}{A}, & \text{för 2D-kropp} \\ \frac{\int \bar{r} dL}{L}, & \text{för 1D-kropp} \end{cases}$$

Till exempel:  $X_G = \frac{1}{A} \int x_c dA$ .

### Kinematik

- Differentialsambandet (här i rektangulära koordinater)

$$vdv = ads$$

- Naturliga komponenter

$$\bar{v} = \dot{s}\bar{e}_t = \rho\dot{\beta}\bar{e}_t, \quad \bar{a} = \frac{\dot{s}^2}{\rho}\bar{e}_n + \ddot{s}\bar{e}_t$$

- Polära koordinater

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

- Hastighets- och accelerationssamband. Låt  $\mathcal{A}$  och  $\mathcal{B}$  vara fixa punkter i en stel kropp. Då gäller

$$\begin{aligned} \bar{v}_B &= \bar{v}_A + \bar{\omega} \times \overline{\mathcal{A}\mathcal{B}} \\ \bar{a}_B &= \bar{a}_A + \bar{\omega} \times (\bar{\omega} \times \overline{\mathcal{A}\mathcal{B}}) + \dot{\bar{\omega}} \times \overline{\mathcal{A}\mathcal{B}} \end{aligned}$$

### Kinetik

- Kraft- och momentlagar

$$\begin{aligned} \Sigma \bar{F} &= \dot{\bar{G}} = m\bar{a}_G \\ \Sigma \bar{M}_G &= \dot{\bar{H}}_G, \quad \Sigma \bar{M}_P = \dot{\bar{H}}_P \end{aligned}$$

- Momentlagar (2D)

$$\Sigma M_G = I_G \alpha, \quad \Sigma M_O = I_O \alpha$$

- Förflyttningssatser

$$\begin{aligned} \bar{H}_B &= \bar{H}_A + \overline{\mathcal{B}\mathcal{A}} \times m\bar{v}_G \\ \Sigma \bar{M}_B &= \Sigma \bar{M}_A + \overline{\mathcal{B}\mathcal{A}} \times \Sigma \bar{F} \end{aligned}$$

- Rörelsemängdsmoment

$$\bar{H}_G = I_G \bar{\omega}, \quad \bar{H}_O = I_O \bar{\omega}$$

- Tröghetssamband

$$I_O = I_G + md^2, \quad I_G = \int r^2 dm$$

- Arbete och energi

Energibalans

$$T_1 + V_{g1} + V_{e1} + U'_{1-2} = T_2 + V_{g2} + V_{e2}$$

där En kraft  $\bar{F}$  resp. ett kraftparsmoment  $\bar{C}$  utför arbetet

$$U'_{1-2} = \int_1^2 \bar{F} \cdot d\bar{r} \quad \text{resp.} \quad U'_{1-2} = \int_1^2 \bar{C} \cdot \bar{\omega} dt$$

$$U'_{1-2} = \int_1^2 \bar{F} \cdot d\bar{r} \quad \text{resp.} \quad U'_{1-2} = \int_1^2 C d\theta \quad (2D)$$

Plan rörelse

$$T = \frac{1}{2} m v_G^2 + \frac{1}{2} I_G \omega^2$$

$$T = \frac{1}{2} I_O \omega^2$$

- Impuls och impulsmoment

$$\bar{G}_1 + \int_{t_1}^{t_2} \Sigma \bar{F} dt = \bar{G}_2, \quad \bar{G} = m \bar{v}_G$$

$$\bar{H}_{P_1} + \int_{t_1}^{t_2} \Sigma \bar{M}_P dt = \bar{H}_{P_2}, \quad \bar{H}_{G_1} + \int_{t_1}^{t_2} \Sigma \bar{M}_G dt = \bar{H}_{G_2}$$

- Stöttal

$$e = \frac{v_2' - v_1'}{v_1 - v_2}$$

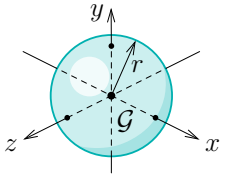
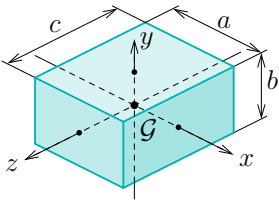
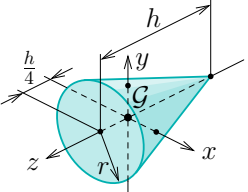
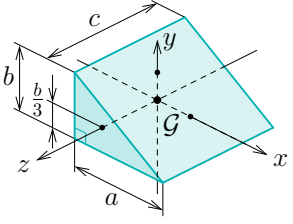
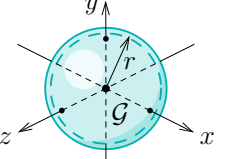
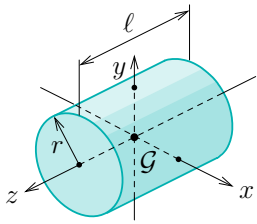
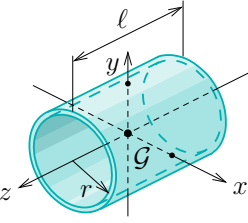
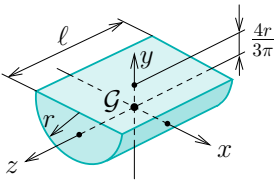
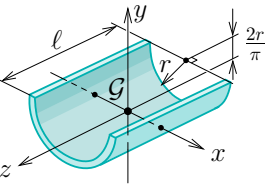
## Algebra

$$\bar{a} \cdot (\bar{b} \times \bar{c}) = \bar{b} \cdot (\bar{c} \times \bar{a})$$

$$\bar{a} \times (\bar{b} \times \bar{c}) = \bar{b} (\bar{a} \cdot \bar{c}) - \bar{c} (\bar{a} \cdot \bar{b})$$

$$|\bar{a} \times \bar{b}| = |\bar{a}| |\bar{b}| \sin \varphi$$

Tröghetsmatrisens diagonal  $I_{G_{xx}}$ ,  $I_{G_{yy}}$  och  $I_{G_{zz}}$  m.a.p. masscentrum  $\mathcal{G}$  för tredimensionella kroppar, skal och stänger med jämnt fördelad massa  $m$ .

klot		$I_{G_{xx}} = I_{G_{yy}} = I_{G_{zz}} = \frac{2}{5}mr^2$			
rätblock		$I_{G_{xx}} = \frac{1}{12}m(b^2 + c^2)$ $I_{G_{yy}} = \frac{1}{12}m(a^2 + c^2)$ $I_{G_{zz}} = \frac{1}{12}m(a^2 + b^2)$	kon		$I_{G_{xx}} = I_{G_{yy}} = \frac{3}{20}mr^2 + \frac{3}{80}mh^2$ $I_{G_{zz}} = \frac{3}{10}mr^2$
rätvinkligt prisma		$I_{G_{zz}} = \frac{1}{18}m(a^2 + b^2)$	sfäriskt skal		$I_{G_{xx}} = I_{G_{yy}} = I_{G_{zz}} = \frac{2}{3}mr^2$
cylinder		$I_{G_{xx}} = I_{G_{yy}} = \frac{1}{4}mr^2 + \frac{1}{12}m\ell^2$ $I_{G_{zz}} = \frac{1}{2}mr^2$	cylinderskal		$I_{G_{xx}} = I_{G_{yy}} = \frac{1}{2}mr^2 + \frac{1}{12}m\ell^2$ $I_{G_{zz}} = mr^2$
halvcylinder		$I_{G_{xx}} = \left(\frac{1}{4} - \frac{16}{9\pi^2}\right)mr^2 + \frac{1}{12}m\ell^2$ $I_{G_{yy}} = \frac{1}{4}mr^2 + \frac{1}{12}m\ell^2$ $I_{G_{zz}} = \left(\frac{1}{2} - \frac{16}{9\pi^2}\right)mr^2$	halvcylinderskal		$I_{G_{xx}} = \left(\frac{1}{2} - \frac{4}{\pi^2}\right)mr^2 + \frac{1}{12}m\ell^2$ $I_{G_{yy}} = \frac{1}{2}mr^2 + \frac{1}{12}m\ell^2$ $I_{G_{zz}} = \left(1 - \frac{4}{\pi^2}\right)mr^2$