



HÖGSKOLAN
I SKÖVDE

Institutionen för Ingenjörsvetenskap

TENTAMEN

Kurs: Konceptuell Maskinteknik

Kurskod: MT102G

Högskolepoäng för tentamen: 1,0 hp

Datum: 2025-06-09

Skrivtid: 8:15-12:30

Ansvarig lärare: Niclas Strand

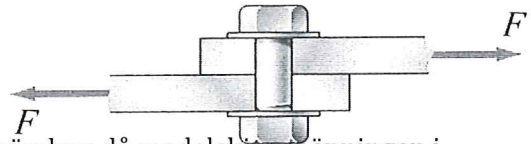
Hjälpmedel/bilagor: Valfri miniräknare

- Anvisningar:
- ☒ Ta nytt blad för varje ny uppgift.
 - ☒ Skriv endast på en sida av papperet.
 - ☒ Skriv namn och personnummer på samtliga inlämnade blad.
 - ☒ Numrera lösbladen löpande.
 - ☒ Använd inte röd penna.
 - ☒ Markera med kryss på omslaget vilka uppgifter som är lösta.

För godkänt resultat på tentamen krävs att alla uppgifter bedöms med betyget G. För G krävs att minst två av deluppgifterna (a, b, och c) för varje uppgift bedöms med G.

Uppgift 1 (U/G)

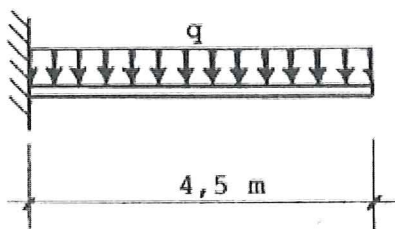
Två rektangulära plåtar med tjockleken t är sammanfogade med en skruv med diametern d . Plåtarna belastas med en dragkraft F i vardera änden.



- Plåttjockleken t ökas (medan allt annat är lika). Hur förändras då medelskjuvspänningen i skruven? Ökar den, minskar den eller är den oförändrad?
- Skruvdiametern d ökas (medan allt annat är lika). Hur förändras då medelskjuvspänningen i skruven? Ökar den, minskar den eller är den oförändrad?
- Bestäm medelskjuvspänningen i skruven (uttryckt i givna parametrar).

Uppgift 2 (U/G)

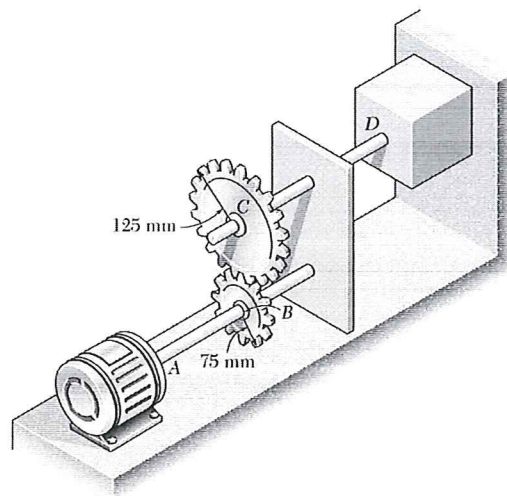
En konsolbalk av stål med längden $L = 4,5\text{m}$ och profil IPE240 belastas med en jämnt utbredd last $q=3.5\text{kN/m}$ enligt. Till följd av detta erhålls det största snittmomentet i balken vid infästningen i väggen.



- Beräkna den maximala normalspänningen vid infästningen.
Hur förändras denna maximala normalspänning under följande två scenarier (b och c)? Ange om den ökar, minskar (eller är oförändrad) och i så fall med vilken faktor?
- den utbredda lasten q ersätts med en punktlast med samma totala kraft[N] i den fria änden (dvs $x = 4,5\text{ m}$)
- Balkens längd ändras från 4.5m till 5m (medan allt annat är lika).

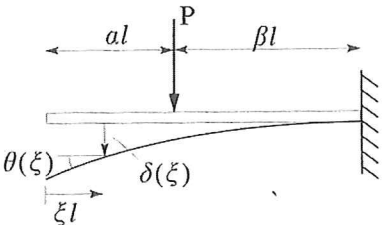
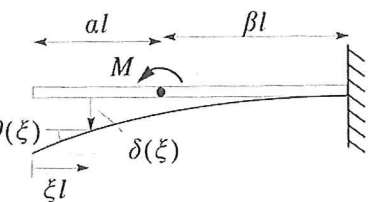
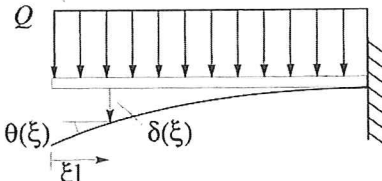
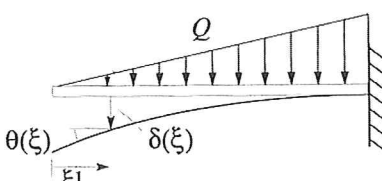
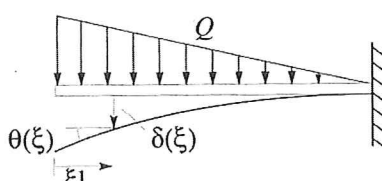
Uppgift 3 (U/G)

Motorn vid A genererar effekten 160 kW med varvtalet 1500 varv per minut (rpm). Vid D sitter ett maskinverktyg som applicerar ett mothållande moment på axeln CD så att varvtalet på axlarna är konstanta. Motorn är kopplad till en massiv axel AB som via kugghjulen B och C överför rotationsrörelse till en annan massiv axel (axel CD). Axlarna är tillverkade av samma material och har samma diameter $D=50$ mm.

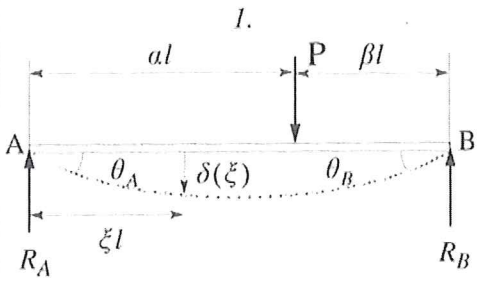
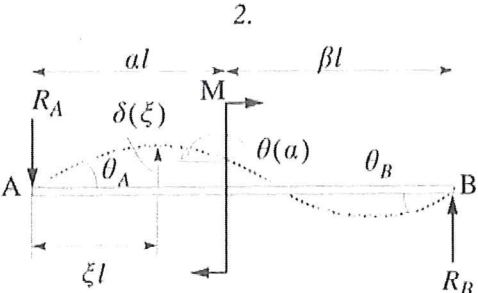
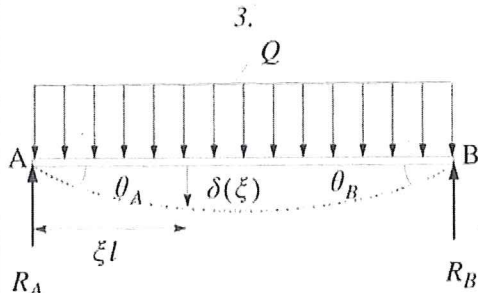
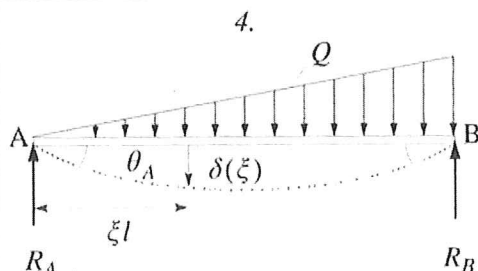
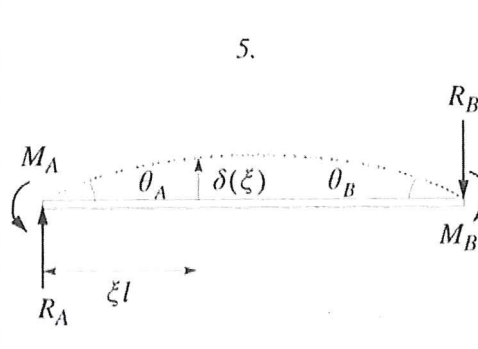


- a) Vilken axel (AB eller CD) roterar med störst varvtal?
- b) I vilken axel (AB eller CD) är vridmomentet störst?
- c) Bestäm skjuvspänningen i respektive axel.

Elementarfall för balkar

Belastningsfall, $a + \beta = 1$	θ = vinkeländring, $\delta(\xi = x/l)$ = förskjutning
	$\theta(\xi < a) = \frac{Pl^2}{2EI}\beta^2$ $\delta(\xi < a) = \frac{Pl^3}{6EI}(-\beta^3 + 3\beta^2(1-\xi))$ $\theta(\xi > a) = \frac{Pl^2}{2EI}(\beta^2 - (\xi - a)^2)$ $\delta(\xi > a) = \frac{Pl^3}{6EI}((\xi - a)^3 - 3\beta^2(\xi - a) + 2\beta^3)$ $\theta(a) = \frac{Pl^2}{2EI}\beta^2 \quad \delta(a) = \frac{Pl^3}{3EI}\beta^3$
	$\theta(\xi < a) = \frac{Ml}{EI}\beta$ $\delta(\xi < a) = \frac{Ml^2}{EI}\beta(1-\xi-\beta/2)$ $\theta(\xi > a) = \frac{Ml}{EI}(1-\xi)$ $\delta(\xi > a) = \frac{Ml^2}{2EI}((\xi - a)^2 - 2\beta(\xi - a) + \beta^2)$ $\theta(a) = \frac{Ml}{EI}\beta \quad \delta(a) = \frac{Ml^2}{2EI}\beta^2$
	$\theta(\xi) = \frac{Ql^2}{6EI}(1-\xi^3)$ $\delta(\xi) = \frac{Ql^3}{24EI}(\xi^4 - 4\xi + 3)$
	$\theta(\xi) = \frac{Ql^2}{12EI}(1-\xi^4)$ $\delta(\xi) = \frac{Ql^3}{60EI}(\xi^5 - 5\xi + 4)$
	$\theta(\xi) = \frac{Ql^2}{12EI}(\xi^4 - 4\xi^3 + 3)$ $\delta(\xi) = \frac{Ql^3}{60EI}(-\xi^5 + 5\xi^4 - 15\xi + 11)$

Tabellen är hämtad från *Handbok och formelsamling Hållfasthetslära* av Bengt Sundström m.fl. (1998).

Belastningsfall, ($a + \beta = 1$)	θ = vinkeländring, $\delta(\xi = x/l)$ = förskjutning
1. 	$R_A = \beta P ; R_B = aP$ $\theta_A = \frac{Pl^2}{6EI} a\beta(1 + \beta) ; \theta_B = \frac{Pl^2}{6EI} a\beta(1 + a)$ $\delta(\xi) = \frac{Pl^3}{6EI} \beta [(1 - \beta^2)\xi - \xi^3] \quad \text{för } \xi \leq a$ $\delta(a) = \frac{Pl^3}{3EI} a^2 \beta^2$
2. 	$R_A = R_B = M/l$ $\theta_A = \frac{Ml}{6EI} (1 - 3\beta^2) ; \theta_B = \frac{Ml}{6EI} (1 - 3a^2)$ $\delta(\xi) = \frac{Ml^2}{6EI} ((1 - 3\beta^2)\xi - \xi^3) \quad \text{för } \xi \leq a$ $\delta(a) = \frac{Ml^2}{3EI} a\beta(a - \beta) ; \theta(a) = \frac{Ml}{3EI} (1 - 3a\beta)$
3. 	$R_A = R_B = Q/2$ $\theta_A = \theta_B = \frac{Ql^2}{24EI}$ $\delta(\xi) = \frac{Ql^3}{24EI} (\xi - 2\xi^3 + \xi^4)$ $\delta\left(\frac{1}{2}\right) = \frac{5}{384} \cdot \frac{Ql^3}{EI}$
4. 	$R_A = Q/3 ; R_B = 2Q/3$ $\theta_A = \frac{7Ql^2}{180EI} ; \theta_B = \frac{8Ql^2}{180EI}$ $\delta(\xi) = \frac{Ql^3}{180EI} (7\xi - 10\xi^3 + 3\xi^5)$
5. 	$R_A = R_B = (M_A - M_B)/l$ $\theta_A = \frac{M_A l}{3EI} + \frac{M_B l}{6EI} ; \theta_B = \frac{M_A l}{6EI} + \frac{M_B l}{3EI}$ $\delta(\xi) = \frac{l^2}{6EI} [M_A (2\xi - 3\xi^2 + \xi^3) + M_B (\xi - \xi^3)]$ $M_A = M_B = M : \theta_A = \theta_B = \frac{Ml}{2EI} ;$ $\delta(\xi) = \frac{Ml^2}{2EI} (\xi - \xi^2)$

Tabellen är hämtad från *Handbok och formelsamling Hållfasthetslära* av Bengt Sundström m.fl. (1998).

Formler i hållfasthetslära

Grundläggande begrepp

$$\text{Normalspänning: } \sigma = \frac{N}{A}$$

$$\text{Medelskjuvspänning: } \bar{\tau} = \frac{T}{A}$$

$$\text{Normaltöjning: } \varepsilon = \frac{\delta}{L}$$

$$\text{Hållkanttryck: } \sigma_b = \frac{F}{A_{proj}}$$

$$\text{Säkerhetsfaktor: } n = \frac{\sigma_s}{\sigma_{till}}$$

$$\text{Hookes lag: } \sigma = E\varepsilon$$

$$\text{Stångförlängning: } \delta = \frac{NL}{EA}$$

Böjning

$$\text{Maximal normalspänning: } |\sigma|_{\max} = \frac{M}{W_b}$$

Vridning

$$\text{Maximal skjuvspänning: } \tau_{\max} = \frac{M_v}{W_v}$$

Transmission av rotationsrörelse och moment mellan axlar

$$\text{Förhållandet mellan vinkelhastighet } \omega \text{ och varvtal } n: \omega = \frac{2\pi n}{60}$$

$$\text{Motoreffekt: } P = M_v \cdot \omega$$

$$\text{Utväxling: } \frac{M_B}{M_A} = \frac{n_A}{n_B} = \frac{\omega_A}{\omega_B} = \frac{r_B}{r_A} \quad \text{där } r_A \text{ och } r_B \text{ är kugghjulsradier}$$

Beteckningslista

σ : Normalspänning

τ : Skjuvspänning

ε : Normaltöjning

E : Elasticitetsmodul

σ_b : Hållkanttryck

σ_s : Sträckgräns

σ_{till} : Tillåten normalspänning

n : Säkerhetsfaktor

N : Normalkraft

T : Tvärkraft

F : Kraft

M : Moment

A : Tvärsnittsarea

A_{proj} : Projicerad area

L : Längd

δ : Förlängning

W_b : Böjmotstånd

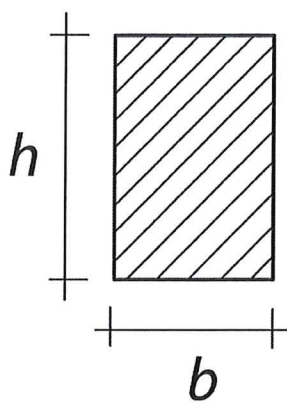
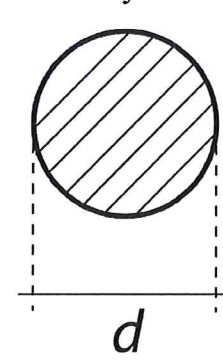
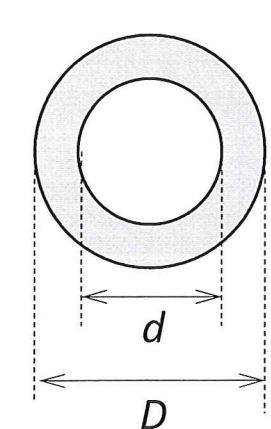
I : Yttröghetsmoment

W_v : Vridmotstånd

ω : Vinkelhastighet

P : Effekt

Tvärsnittsdata för några vanliga geometrier

Tvärsnitt	Yttröghetmoment	Böjmotstånd	Vridmotstånd
Rektangel 	$\frac{bh^3}{12}$	$\frac{bh^2}{6}$	-
Massiv cylinder 	$\frac{\pi d^4}{64}$	$\frac{\pi d^3}{32}$	$\frac{\pi d^3}{16}$
Cirkulärt rör 	$\frac{\pi(D^4 - d^4)}{64}$	$\frac{\pi(D^4 - d^4)}{32D}$	$\frac{\pi(D^4 - d^4)}{16D}$

