UNIVERSITETET I OSLO

Det matematisk-naturvitenskapelige fakultet

Eksamen i: MEK3220/MEK4220 — Kontinuumsmekanikk

Eksamensdag: Onsdag 2. desember 2015.

Tid for eksamen: 09.00 - 13.00.

Oppgavesettet er på 7 sider.

Vedlegg: Ingen

Tillatte hjelpemidler: Rottman: Mathematische Formel-

samlung, godkjent kalkulator.

Kontroller at oppgavesettet er komplett før du begynner å besvare spørsmålene.

Alle svar må begrunnes. Svar som f.eks ja/nei eller venstre/høyre teller ikke som svar. Formelark ligger bakerst.

Oppgave 1.

- (10 poeng) a) Utled Navier's elastisitetslikning fra Cauchy's likevektslikning og Hooke's lov.
- (10 poeng) b) Anta Hooke's lov og beregn normal og skjærspenning med hensyn på planet z=0.
- (10 poeng) c) Anta Hooke's lov og regn ut spenning for en stiv bevegelse i 2D. Stiv bevegelse i 2D er som følger:

$$\boldsymbol{u} = c \begin{pmatrix} -y \\ x \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} a \\ b \end{pmatrix}$$

(Fortsettes side 2.)

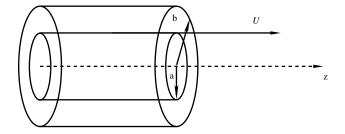


Figure 1: Strømning mellom to sylindere hvor den ene beveger seg.

Oppgave 2.

I denne oppgaven skal vi se på strømningen mellom to sylindere (med radius a og b), hvorav den indre beveger seg med (stasjonær) hastighet U, som vist i Figur 1. Væsken er inkompressibel og Newtonsk.

- (10 poeng) a) Bruk kontinuitetslikningen og θ -komponenten til Navier-Stokes likninger til å argumentere for at strømningen i dette tilfelle vil være på formen:
 - $\mathbf{u} = u_z(r)\mathbf{e}_z$, gitt at strømningen er stasjonær, z-uavhengig, og rotasjonelt symmetrisk (θ-uavhengig).
- (10 poeng) b) Utled analytisk løsning for hastighet under forutsetning av at trykket er 0.
- (10 poeng) c) Anta nå at strømningen utsettes for et trykkfall slik at $\nabla p = \beta \mathbf{e}_z$, hvor β er konstant, og regn ut analytisk løsning.
- (10 poeng) d) Regn ut normal- og skjær-spenningen på veggene.

Oppgave 3.

En masse M er plassert på en stav, som vist i figur 2. Vi ser bort fra vekten til staven. (HINT: Det kan lønne seg å regne i kartesiske koordinater så lenge som mulig.)

(Fortsettes side 3.)

(10 poeng) a) Staven har et rundt tversnitt med radius R, en lengde L og er laget av gull. Når staven belastes, så vil en kraft $M\vec{g}$ virke på staven i z-retning, se figur 2. Vi antar at stress tensoren er gitt ved

$$\sigma_{xx} = \sigma_{yy} = \sigma_{xy} = \sigma_{yz} = \sigma_{zx} = 0, \quad \sigma_{zz} = \sigma_0, \tag{1}$$

hvor

$$\sigma_0 = -\frac{Mg}{\pi R^2},\tag{2}$$

og g er tyngdens akselerasjonen ($g=9.81m/s^2$). Beregn forskyvingsveltet $\boldsymbol{u}=(u,v,w)$ for en stav med Youngs modul E og Poisson ratio ν . Hva er lengde L' og radius R' til staven etter belastning? Anta at maksimal spenning (yield stress) som gull tåler er 100 MPa. Hva er maksimal vekt $M_{\rm max}$ som en stav med radius R=3.5mm kan bære?

- (20 poeng) b) I praksis viser seg det at staven knekker ved belastninger som er mye mindre enn M_{max} . Årsaken er at staven bøyes som vist i figur 3. Vi ønsker å se nærmere på problemet og finne en passende radius R til en stav som tåler en gitt vekt M. Staven har lengde L. Vi går frem på følgende måte:
 - Anta at y-komponenten til momentet M_y i staven er gitt ved: $M_y(z) = u(z)Mg$ og finn differensiallikningen for den horizontale forskyvingskomponenten u(z).
 - Anta null forskyvning (eller fritt opplagret) i z=0 og z=L og videre at $u(z)=\sin(\omega z)$. Finn mulige verdiene til ω som oppfyller randbetingelsen. Finn den minste verdien til M som oppfyller differensiallikningen (og randbetingelser).
 - Beregn flatetreghetsmomentet I for en rund stav med radius R, som er gitt i vårt tilfelle er gitt ved:

$$I = \int_{A_0} x^2 \, dx dy,\tag{3}$$

hvor integralet tas over tversnittet.

• Finn uttrykket for radius R.

(Fortsettes side 4.)

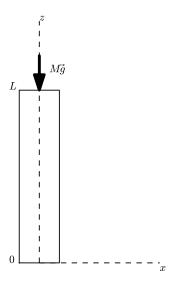


Figure 2: Stav under last.

 \bullet Anta at vi har en vekt M=150 kg. Finn tykkelsen til staven som trengs for å bære massen. Staven er laget av gull med E=79 GPa og har lengden L=1 m.

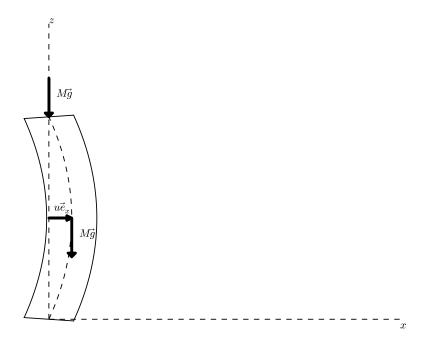


Figure 3: Knekking av stav under last.

(Fortsettes side 6.)

Formler

Vi bruker boldface notasjon for vektorer.

1. Youngs modul E og Poisson ratio ν : Lamé parameterne λ og μ er relatert til E og ν på følgende måte:

$$E = \frac{\mu (3\lambda + 2\mu)}{\lambda + \mu} \quad \nu = \frac{\lambda}{2(\lambda + \mu)} \tag{4}$$

2. Hooke's lov for et isotropt materiale

$$\sigma_{ij} = \lambda \sum_{k=1}^{3} \epsilon_k \delta_{ij} + 2\mu \epsilon_{ij}$$

3. invers Hooke's lov:

$$\epsilon_{ij} = \frac{1}{E} (\sigma_{ij} - \nu (\sum_{k=1}^{3} \sigma_{kk} \delta_{ij} - \sigma_{ij}))$$

4. Newtonsk væske:

$$\sigma_{ij} = -p\delta_{ij} + 2\eta S_{ij},$$

hvor S er tøyningsrate tensoren.

5. Coulomb-Saint-Venant's lov:

$$M_t = \mu J \tau$$

6. Radiell deformasjon av sylinder:

$$(\lambda + 2\mu)\frac{d}{dr}\left(\frac{1}{r}\frac{d(ru_r)}{dr}\right) = -f_r,$$

hvor u_r er radiell forskyvning og f_r radiell kraft.

(Fortsettes side 7.)

7. Euler-Bernoulli's lov:

$$M_b = EI\kappa$$

hvor κ ofte approksimeres som 1/R eller $\partial^2 y/\partial z^2$

8. Navier-Stokes likninger (og kontinuitetslikningen) for en inkompressibelt Newtonsk væske

$$\rho(\frac{\partial \boldsymbol{v}}{\partial t} + (\boldsymbol{v} \cdot \nabla)\boldsymbol{v}) = -\nabla p + \eta \nabla^2 \boldsymbol{v} + \rho \boldsymbol{f}$$
$$\nabla \cdot \boldsymbol{v} = 0$$

9. Navier-Stokes ligninger i sylinder-koordinater:

$$\begin{split} &\rho\left(\frac{\partial u_r}{\partial t} + u_r \frac{\partial u_r}{\partial r} + \frac{u_\theta}{r} \frac{\partial u_r}{\partial \theta} - \frac{u_\theta^2}{r} + u_z \frac{\partial u_z}{\partial z}\right) = \\ &-\frac{\partial p}{\partial r} + \eta\left(\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r \frac{\partial u_r}{\partial r}) - \frac{u_r}{r^2} + \frac{1}{r^2} \frac{\partial^2 u_r}{\partial \theta^2} - \frac{2}{r^2} \frac{\partial u_\theta}{\partial \theta} + \frac{\partial^2 u_r}{\partial z^2}\right) + \rho f_r \\ &\rho\left(\frac{\partial u_\theta}{\partial t} + u_r \frac{\partial u_\theta}{\partial r} + \frac{u_\theta}{r} \frac{\partial u_\theta}{\partial \theta} + \frac{u_r u_\theta}{r} + u_z \frac{\partial u_\theta}{\partial z}\right) = \\ &-\frac{1}{r} \frac{\partial p}{\partial \theta} + \eta\left(\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r \frac{\partial u_\theta}{\partial r}) - \frac{u_\theta}{r^2} + \frac{1}{r^2} \frac{\partial^2 u_\theta}{\partial \theta^2} + \frac{2}{r^2} \frac{\partial u_r}{\partial \theta} + \frac{\partial^2 u_\theta}{\partial z^2}\right) + \rho f_\theta \\ &\rho\left(\frac{\partial u_z}{\partial t} + u_r \frac{\partial u_z}{\partial r} + \frac{u_\theta}{r} \frac{\partial u_z}{\partial \theta} + u_z \frac{\partial u_z}{\partial z}\right) = \\ &-\frac{\partial p}{\partial z} + \eta\left(\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r \frac{\partial u_z}{\partial r}) + \frac{1}{r^2} \frac{\partial^2 u_z}{\partial \theta^2} + \frac{\partial^2 u_z}{\partial z^2}\right) + \rho f_z \end{split}$$

10. Kontinuitetslikning i sylinder-koordinater:

$$\frac{1}{r}\frac{\partial(ru_r)}{\partial r} + \frac{1}{r}\frac{\partial u_\theta}{\partial \theta} + \frac{\partial u_z}{\partial z} = 0$$

11. Cauchy's likevektslikningen:

$$0 = \sum_{j} \frac{\partial}{\partial x_{j}} \sigma_{ji} + f_{i}$$

12. Tøying in sylinder-oordinater:

$$\epsilon_{rr} = \frac{\partial u_r}{\partial r} \qquad \epsilon_{\theta\theta} = \frac{1}{r} \frac{\partial u_{\theta}}{\partial \theta} + \frac{u_r}{r} \qquad \epsilon_{zz} = \frac{\partial u_z}{\partial z}$$

$$\epsilon_{r\theta} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_{\theta}}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial u_r}{\partial \theta} - \frac{u_{\theta}}{r} \right) \quad \epsilon_{rz} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_r}{\partial z} + \frac{\partial u_z}{\partial r} \right) \quad \epsilon_{\theta z} = \frac{1}{2} \left(\frac{1}{r} \frac{\partial u_z}{\partial \theta} + \frac{\partial u_{\theta}}{\partial z} \right)$$
SLUTT