

# Løsningsforslag Øving 1

## TEP4100 Fluidmekanikk, Vår 2013

---

### Oppgave 1-52

**Løsning** Luftstrømmen gjennom en vindturbin er analysert. Basert på en dimensjonsanalyse er et uttrykk for massestrømmen gjennom turbinarealet funnet.

**Antagelser** Vinden angriper turbinbladene med en uniform hastighet.

**Analyse** Massestrømmen er avhengig av tettheten til luft, gjennomsnittlig vindhastighet og tverrsnittsarealet som avhenger av bladdiameteren. Enheten til massestrømmen  $\dot{m}$  er kg/s. De ulike størrelsene skal ordnes slik at vi ender opp med de riktige enhetene. Vi har følgende informasjon

$\dot{m}$  [kg/s] er en funksjon av  $\rho$  [kg/m<sup>3</sup>],  $D$  [m] og  $V$  [m/s]

Den eneste måten å ende opp med enheten kg/s for massestrømmen er å multiplisere størrelsene  $\rho$  og  $V$  med kvadratet av  $D$ . Vi får  $\frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \cdot \frac{\text{m}}{\text{s}} \cdot \text{m}^2 = \frac{\text{kg}}{\text{s}}$ . Proporsjonalitetsforholdet er derfor

$\dot{m}$  er proporsjonal med  $\rho V D^2$

eller

$$\dot{m} = C \rho V D^2$$

hvor proporsjonalitetskonstanten er  $C = \pi/4$  slik at  $\dot{m} = \rho V (\pi D^2/4)$ .

**Diskusjon** Merk at den dimensjonsløse proporsjonalitetskonstanten ikke kan bestemmes ved hjelp av denne tilnærmingen. Vi skal finne denne i kapittel 5-2.

---

## Oppgave 1-56

**Løsning** Luftmotstanden som virker på en bil er uttrykt ved hjelp av drag-koeffisienten, tettheten til luft, bilens hastighet og frontalarealet til bilen.

**Analyse** Drag-kraften (luftmotstanden) er avhengig av en dimensjonsløs drag-koeffisient, luftens tetthet, bilens hastighet og frontalarealet. Enheten for kraften  $F$  er newton N, som er ekvivalent med  $\text{kg}\cdot\text{m}/\text{s}^2$ . De ulike størrelsene må derfor ordnes slik at vi ender opp med enheten  $\text{kg}\cdot\text{m}/\text{s}^2$  for drag-kraften. Vi har følgende informasjon

$$F_D [\text{kg}\cdot\text{m}/\text{s}^2] \leftrightarrow C_D [], A_{\text{front}} [\text{m}^2], \rho [\text{kg}/\text{m}^3] \text{ og } V [\text{m}/\text{s}]$$

Den eneste måten å ende opp med enheten  $\text{kg}\cdot\text{m}/\text{s}^2$  for drag-kraften er å multiplisere tettheten med kvadratet av hastigheten og frontalarealet. Vi velger å la drag-koeffisienten delt på 2 være proporsjonalitetskonstanten. Da får vi følgende uttrykk

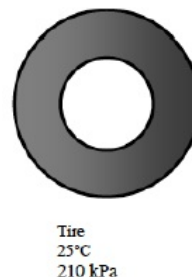
$$F_D = \frac{C_D}{2} \rho V^2 A_{\text{front}}$$

**Diskusjon** Begrunnelsen for at proporsjonalitetskonstanten er drag-koeffisienten delt på 2 kan ikke utledes fra dimensjonsanalysen, men vil bli gjennomgått i kapittel 11-2.

---

## Oppgave 2-12

**Løsning** Et bildekk er fylt med luft. Vi skal finne ut hvor mye trykket øker når luftens temperatur øker. Vi skal også finne mengden luft som må slippes ut for å gjenopprette trykket vi hadde før oppvarmingen. For løsning av MatLab-delen av oppgaven, se *MatLab-LF.m* på It'sLearning



**Antagelser** **1** Luft har egenskaper som en ideell gass. **2** Dekkets volum  $\mathcal{V}$  er konstant.

**Egenskaper** Gasskonstanten til luft er  $R = 287 \frac{\text{J}}{\text{kg}\cdot\text{K}} = 287 \frac{\text{Pa}\cdot\text{m}^3}{\text{kg}\cdot\text{K}}$ . Atmosfæretrykket er oppgitt som  $P_{\text{atm}} = 100 \text{ kPa}$ .

**Analyse** Totaltrykket før oppvarmingen er

$$P_1 = P_g + P_{\text{atm}} = 210 \text{ kPa} + 100 \text{ kPa} = 3.1 \cdot 10^5 \text{ Pa}$$

Ved å behandle luft som en ideell gass og ved å anta at dekket har konstant masse og volum, finner vi totaltrykket etter oppvarmingen ved hjelp av ideell gass-lov  $P\mathcal{V} = mRT$

$$\frac{P_1 \mathcal{V}_1}{T_1} = \frac{P_2 \mathcal{V}_2}{T_2} \rightarrow P_2 = \frac{T_2}{T_1} P_1 = \frac{323 \text{ K}}{298 \text{ K}} (3.1 \cdot 10^5 \text{ Pa}) = 3.36 \cdot 10^5 \text{ Pa} = 336 \text{ kPa}$$

Trykkøkningen er altså

$$\Delta P = P_2 - P_1 = 336 \text{ kPa} - 310 \text{ kPa} = \mathbf{26.0 \text{ kPa}}$$

Mengden luft som må slippes ut for å gjenopprette trykket er

$$\begin{aligned} m_1 &= \frac{P_1 \mathcal{V}}{RT_1} = \frac{(3.1 \cdot 10^5 \text{ Pa})(0.025 \text{ m}^3)}{(287 \text{ Pa} \cdot \text{m}^3/\text{kg} \cdot \text{K})(298 \text{ K})} = 0.0906 \text{ kg} \\ m_2 &= \frac{P_1 \mathcal{V}}{RT_2} = \frac{(3.1 \cdot 10^5 \text{ Pa})(0.025 \text{ m}^3)}{(287 \text{ Pa} \cdot \text{m}^3/\text{kg} \cdot \text{K})(323 \text{ K})} = 0.0836 \text{ kg} \\ \Delta m &= m_1 - m_2 = 0.0906 \text{ kg} - 0.0836 \text{ kg} = \mathbf{0.0070 \text{ kg}} \end{aligned}$$

**Diskusjon** Merk at totaltrykket, ikke overtrykket, må benyttes når vi regner med ideell gass-lov.

---

## Oppgave 2-20

**Løsning** Det minste tillatte trykket i et rørsystem for å unngå kavitasjon skal bestemmes.

**Egenskaper** Damptrykket til vann ved 35°C er 5.63 kPa, se "saturation pressure" i tabell A-3 med tre signifikante sifre.

**Analyse** For å unngå kavitasjon må trykket overalt i strømmingen være større enn damptrykket (eller metningstrykket) ved den gitte temperaturen. Dermed får vi

$$P_{\min} = P_{\text{sat}@35^\circ\text{C}} = \mathbf{5.63 \text{ kPa}}$$

Derfor må trykket holdes over 5.63 kPa overalt i strømmingen.

**Diskusjon** Merk at damptrykket øker med økende temperatur, og dermed er risikoen for kavitasjon større ved høyere temperaturer.

---

## Oppgave 2-70

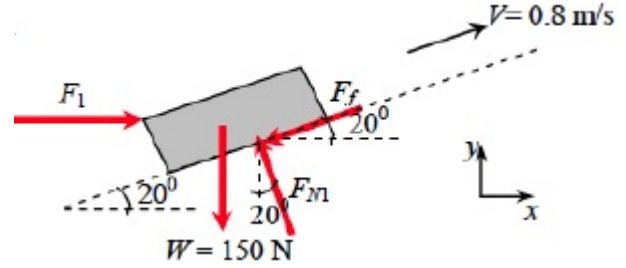
**Løsning** En kloss dyttes opp et skråplan med konstant hastighet. Kraften som virker i horisontal retning når klossen er tørr, samt den prosentvise kraftreduksjonen når en oljefilm legges mellom klossen og skråplanet, er funnet.

**Antagelser** **1** Skråplanet er helt flatt, men tiltet. **2** Friksjonskoeffisienten og oljefilmtykkelsen er uniforme. **3** Vekten av oljelaget er neglisjerbart.

**Egenskaper** Den dynamiske viskositeten av oljen er  $\mu = 0.012 \text{ Pa} \cdot \text{s} = 0.012 \text{ N} \cdot \text{s}/\text{m}^2$ .

### Analyse

(a) Hastigheten til klossen er konstant, dermed er akselerasjonen og resultantkraften som virker på klossen lik 0. Et fritt legeme diagram av klossen er vist i figuren. Kraftbalansen gir



$$\sum F_x = 0 : F_1 - F_f \cos 20^\circ - F_{N1} \sin 20^\circ = 0 \quad (1)$$

$$\sum F_y = 0 : F_{N1} \cos 20^\circ - F_f \sin 20^\circ - W = 0 \quad (2)$$

$$\text{Friksjonskraft: } F_f = f F_{N1} \quad (3)$$

Ved å substituere (3) inn i (2) og løse for  $F_{N1}$  får vi

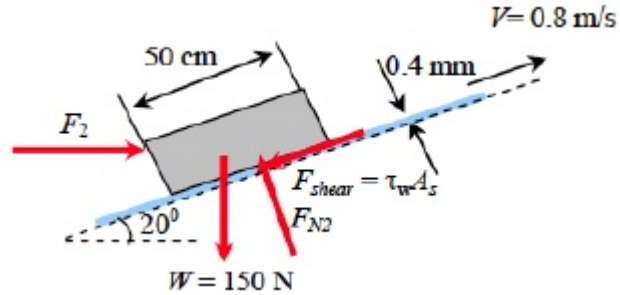
$$F_{N1} = \frac{W}{\cos 20^\circ - f \sin 20^\circ} = \frac{150 \text{ N}}{\cos 20^\circ - 0.27 \sin 20^\circ} = 177.0 \text{ N}$$

Deretter bruker vi (1) til å finne  $F_1$

$$F_1 = F_f \cos 20^\circ + F_{N1} \sin 20^\circ = (0.27 \cdot 177 \text{ N}) \cos 20^\circ + (177 \text{ N}) \sin 20^\circ = \mathbf{105.5 \text{ N}}$$

(b)

Friksjonskraften erstattes nå av en skjærkraft som virker på bunnen av klossen på grunn av oljen. Vi har heftbetingelsen (*no-slip condition*), som betyr at oljen henger fast i skråplanet i bunn og i klossen på toppen. Da kan skjærkraften uttrykkes slik



$$\begin{aligned} F_{skjær} &= \tau_w A_s = \mu A_s \frac{V}{h} \\ &= (0.012 \text{ N} \cdot \text{s/m}^2)(0.5 \cdot 0.2 \text{ m}^2) \frac{0.8 \text{ m/s}}{4 \cdot 10^{-4} \text{ m}} = 2.4 \text{ N} \end{aligned}$$

Ved å erstatte friksjonskraften med skjærkraften i del (a) får vi

$$\sum F_x = 0 : F_2 - F_{skjær} \cos 20^\circ - F_{N2} \sin 20^\circ = 0 \quad (4)$$

$$\sum F_y = 0 : F_{N2} \cos 20^\circ - F_{skjær} \sin 20^\circ - W = 0 \quad (5)$$

(5) gir  $F_{N2} = (F_{skjær} \sin 20^\circ + W) / \cos 20^\circ = [(2.4 \text{ N}) \sin 20^\circ + (150 \text{ N})] / \cos 20^\circ = 160.4 \text{ N}$ . Ved å substituere dette inn i (4) får vi et uttrykk for den nødvendige horisontalkraften

$$F_2 = F_{skjær} \cos 20^\circ + F_{N2} \sin 20^\circ = (2.4 \text{ N}) \cos 20^\circ + (160.5 \text{ N}) \sin 20^\circ = 57.2 \text{ N}$$

Da får vi en prosentvis reduksjon på

$$\frac{F_1 - F_2}{F_1} \cdot 100\% = \frac{105.5 - 57.2}{105.5} \cdot 100\% = \mathbf{45.8\%}$$

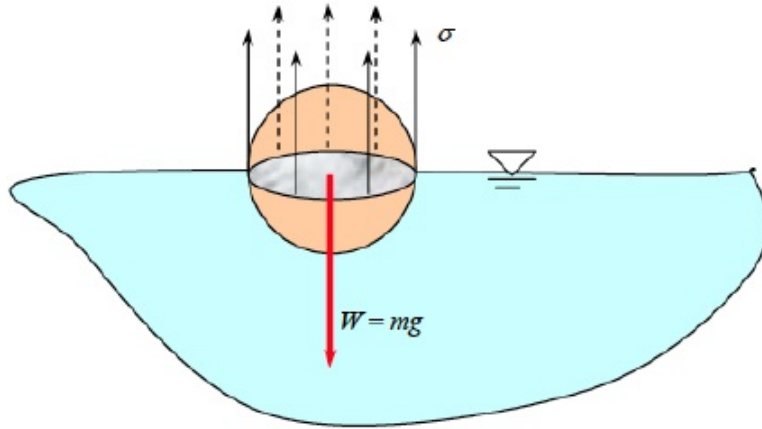
**Diskusjon** Merk at kraften som kreves for å dytte klossen opp skråplanet reduseres markant ved å olje overflaten.

## Oppgave 2-99

**Løsning** En stålkule holder seg flytende i vann på grunn av overflatespenningen. Den største diameteren kulen kan ha og fortsatt holde seg flytende bestemmes, og utregningen gjentas for aluminium.

### Antagelser

**1** Vannet er rent og har konstant temperatur. **2** Kulen slippes i vannet så sakte at treghetseffekter er neglisjerbare. **3** Kontaktvinkelen er  $0^\circ$  målt i luft, og for maksimal diameter. **4** Oppdrift er ikke tatt med.



**Egenskaper** Overflatespenningen for vann ved  $20^\circ\text{C}$  er  $\sigma_s = 0.073 \text{ N/m} = 0.073 \text{ kg/s}^2$ , se tabell 2-4. Kontaktvinkelen er  $0^\circ$  målt i luft, og tettheten til henholdsvis stål og aluminium er  $\rho_{st} = 7800 \text{ kg/m}^3$  og  $\rho_{Al} = 2700 \text{ kg/m}^3$ .

**Analyse** Overflatespenningskraften og tyngden til kulen kan uttrykkes som

$$F_s = \pi D \sigma_s \text{ og } W = mg = \rho g \mathcal{V} = \rho g \pi D^3 / 6$$

For at kulen skal flyte må nettokraften i vertikalretning være lik null. Når man setter  $F_s = W$  og løser for diameteren  $D$ , får man  $D = \sqrt{\frac{6\sigma_s}{\rho g}}$ . Ved å sette inn for de ulike størrelsene finner man dermed største mulige diameter for henholdsvis stål og aluminium som

$$D_{st} = \sqrt{\frac{6\sigma_s}{\rho g}} = \sqrt{\frac{6(0.073 \text{ kg/s}^2)}{(7800 \text{ kg/m}^3)(9.81 \text{ m/s}^2)}} = 2.4 \cdot 10^{-3} \text{ m} = \mathbf{2.4 \text{ mm}}$$

$$D_{Al} = \sqrt{\frac{6\sigma_s}{\rho g}} = \sqrt{\frac{6(0.073 \text{ kg/s}^2)}{(2700 \text{ kg/m}^3)(9.81 \text{ m/s}^2)}} = 4.1 \cdot 10^{-3} \text{ m} = \mathbf{4.1 \text{ mm}}$$

**Diskusjon** Kulens diameter er omvendt proporsjonal med kvadratroten av tetthet. For en gitt tetthet vil derfor mindre kuler lettere flyte.