

UNIVERSITETET I OSLO

Det matematisk-naturvitenskapelige fakultet

Eksamens i: MEK4300/9300 — Viskøs strømning
og turbulens.

Eksamensdag: Fredag 11. juni 2010.

Tid for eksamen: 9.00–12.00.

Oppgavesettet er på 3 sider.

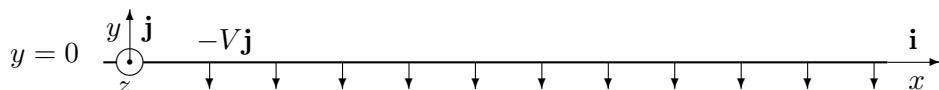
Vedlegg: Ingen.

Tillatte hjelpeemidler: Rottmann: Matematische Formelsammlung,
godkjent kalkulator.

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

Oppgave 1

$$y = h \quad \overbrace{\qquad\qquad\qquad\qquad\qquad\qquad\qquad\qquad\qquad\qquad\qquad\qquad\qquad}^{-V\mathbf{j}}$$



Figur 1 viser skjematisk rommet mellom to plan $y = h$, $y = 0$ omtalt i teksten. Lekkasjehastigheten $-V\mathbf{j}$ referert til i oppgaveteksten er indikert. Det kartesiske (x, y, z) -koordinatsystemet som brukes i oppgaven, er også vist i figuren.

Et homogent newtonsk fluid med kontant tetthet ρ og konstant kinematisk viskositet ν strømmer gjennom rommet mellom to plan $y = 0$ og $y = h$ som skissert i figur 1. Hastigheten i fluidet, $\mathbf{u} = iu + jv$, er indusert av følgende randbetingelser

$$u(x, y = 0, z) = 0 \tag{1}$$

$$u(x, y = h, z) = U \tag{2}$$

$$v(x, y = 0, z) = v(x, y = h, z) = -V \tag{3}$$

$$w(x, y = 0, z) = w(x, y = h, z) = 0 \tag{4}$$

Bevegelsen er fullt utviklet. Det er ingen annen bevegelse i fluidet enn den som induseres av ovenstående randbetingelser, og $V > 0$. Vi betrakter et kontrollvolum begrenset av kanalveggene $y = 0$ og $y = h$, og de matematisk definerte planene $x = 0$ og $x = a$, $z = 0$ og $z = b$. Spenningsstensoren \mathcal{P} er gitt på kontrollvolumets begrensningsflater som følger

$$\mathcal{P}(0 \leq x \leq a, y = 0, 0 \leq z \leq b) = -p_0 \mathcal{E} + (\mathbf{i}\mathbf{j} + \mathbf{j}\mathbf{i})\tau_0 \tag{5}$$

(Fortsettes på side 2.)

$$\mathcal{P}(0 \leq x \leq a, y = h, 0 \leq z \leq b) = -p_0 \mathcal{E} + (\mathbf{i}\mathbf{j} + \mathbf{j}\mathbf{i})\tau_1 \quad (6)$$

$$\mathcal{P}(x = 0, 0 \leq y \leq h, 0 \leq z \leq b) = \mathcal{P}(x = a, 0 \leq y \leq h, 0 \leq z \leq b) \quad (7)$$

$$\mathcal{P}(0 \leq x \leq a, 0 \leq y \leq h, z = 0) = \mathcal{P}(0 \leq x \leq a, 0 \leq y \leq h, z = b) \quad (8)$$

hvor

$$\mathcal{E} = \mathbf{i}\mathbf{i} + \mathbf{j}\mathbf{j} + \mathbf{k}\mathbf{k} \quad (9)$$

og p_0 , τ_0 og τ_1 er konstanter.

- a) Finn x -komponenten av integral momentum balanse likning ved bruk av de gitte randbetingelser.
- b) Finn hastighetskomponentene u og v .

Temperaturen på planet $y = 0$ er T_0 (konstant). Temperaturen på planet $y = h$ er

$$T(x, y = h, z, t) = T_0 + \Delta T \sin(\omega t) \quad (10)$$

hvor ΔT er en konstant. Temperaturlikningen er

$$\frac{\partial T}{\partial t} + \mathbf{u} \cdot \nabla T = \kappa \nabla^2 T + \phi(y) \quad (11)$$

- c) Neglisjer dissipasjonen $\phi(y)$ og verifiser at med

$$T(y, t) = T_0 + \Delta T \Theta(y, t) \quad (12)$$

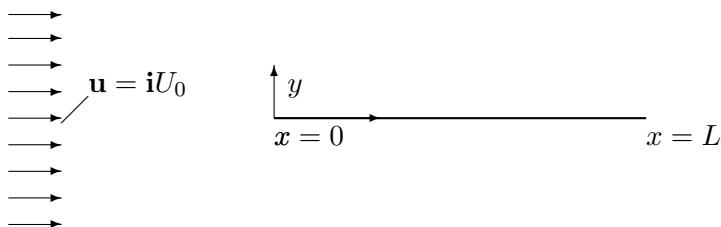
kan løsningen for $\Theta(y, t)$ skrives

$$\Theta(y, t) = \Re\{[A_1 \exp(\alpha_1 y) + A_2 \exp(\alpha_2 y)] \exp(i\omega t)\} \quad (13)$$

$$\alpha_1 = \frac{-V + \sqrt{V^2 + 4i\omega\kappa}}{2\kappa} \quad (14)$$

$$\alpha_2 = \frac{-V - \sqrt{V^2 + 4i\omega\kappa}}{2\kappa} \quad (15)$$

Opgave 2



Figur 2 viser skjematisk en flat plate i $y = 0$ og $0 < x < L$ omtalt i teksten.

En fullt utviklet viskøs grensesjiktsstrømning er etablert langs en flat plate. som indikert i figur 2. Hastighetsfeltet i grensesjiktet har en x -component som er approksimert med

$$u(x, y) = U_0 (1 - \exp(-\alpha(x)y)) \quad (16)$$

U_0 er konstant, og $\alpha(x) = \frac{1}{5} \sqrt{\frac{U_0}{\nu_x}}$, hvor ν er fluidets konstante kinematiske viskositet.

- a) Finn y -komponenten $v(x, y)$ av hastighetsfeltet i grensesjiktet.
- b) Finn forskyvningstykken (displacement thickness) $\delta^*(x)$ i grensesjiktet.

Opgave 3

I et newtonsk fluid med konstant tetthet ρ og konstant kinematisk viskositet ν er det etablert en statistisk stasjonær turbulent strømningstilstand. Hastighetsfeltet betegnes $\mathbf{u}(\mathbf{x}, t)$ og trykkfeltet $p(\mathbf{x}, t)$. Reynolds dekomposisjon av feltene skal innføres slik at

$$\mathbf{U}(\mathbf{x}) = \lim_{T \rightarrow \infty} \left[\frac{1}{T} \int_0^T \mathbf{u}(\mathbf{x}, t) dt \right] \quad (17)$$

$$P(\mathbf{x}) = \lim_{T \rightarrow \infty} \left[\frac{1}{T} \int_0^T p(\mathbf{x}, t) dt \right] \quad (18)$$

og dermed $\mathbf{u}(\mathbf{x}, t) = \mathbf{U}(\mathbf{x}) + \mathbf{u}'(\mathbf{x}, t)$, og $p(\mathbf{x}, t) = P(\mathbf{x}) + p'(\mathbf{x}, t)$.

- a) Finn Reynolds-midlet momentum likning og Reynolds-midlet kontinuitetslikning.
- b) Finn likningen for middelstrømmens kinetiske energi pr. masseenhet $\frac{1}{2} U_i U_i$.
- c) Vis at likningen for turbulensens kinetiske energi pr. masseenhet $\frac{1}{2} \overline{u'_i u'_i}$ kan skrives

$$\begin{aligned} U_j \frac{\partial}{\partial x_j} \left[\frac{1}{2} \overline{u'_i u'_i} \right] &= - \frac{\partial}{\partial x_j} \left[\overline{p' u'_j} + \frac{1}{2} \overline{u'_i u'_i u'_j} - 2\nu \overline{u'_i s'_{ij}} \right] \\ &\quad - \overline{u'_i u'_j} S_{ij} - 2\nu \overline{s'_{ij} s'_{ij}} \end{aligned} \quad (19)$$

hvor $S_{ij} = \frac{1}{2} (\frac{\partial U_i}{\partial x_j} + \frac{\partial U_j}{\partial x_i})$, og $s'_{ij} = \frac{1}{2} (\frac{\partial u'_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u'_j}{\partial x_i})$.

- d) Hva representerer $\overline{u'_i u'_j} S_{ij}$ og $2\nu \overline{s'_{ij} s'_{ij}}$ fysisk?

SLUTT