

UNIVERSITETET I OSLO

Det matematisk-naturvitenskapelige fakultet

Eksamen i:	MEK 3300/4300 — Viskøs strømning og turbulens.
Eksamensdag:	Torsdag 18. desember 2003.
Tid for eksamen:	14.30 – 17.30
Oppgavesettet er på 5 sider.	
Vedlegg:	Ingen.
Tillatte hjelpemidler:	Matematisk formelsamling (K. Rottmann).

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

Oppgave 1.

Rommet mellom to koaksiale sylindere med radius a (ytre) og b (indre) (se figur 1.1) er fylt med en viskøs væske med konstant viskositet og konstant tetthet. Det går en væskestrøm

$$\mathbf{u}(r, \theta) = \mathbf{i}_r u(r, \theta) + \mathbf{i}_\theta v(r, \theta) \quad (1.1)$$

i rommet mellom sylindrene. Ved den ytre cylinderen $r = a$ er det gitt at

$$\int_0^\pi \mathbf{u}(a, \theta) \cdot \mathbf{i}_r a d\theta = Q_0 \quad (1.2)$$

For $\pi \leq \theta \leq 2\pi$ og $r = a$ er

$$\mathbf{u}(a, \theta) = \mathbf{i}_r U_0 \left[\sin \theta + \frac{1}{5} \sin 3\theta \right] \quad (1.3)$$

a) Finn U_0 når $\mathbf{u}(b, \theta) = 0$.

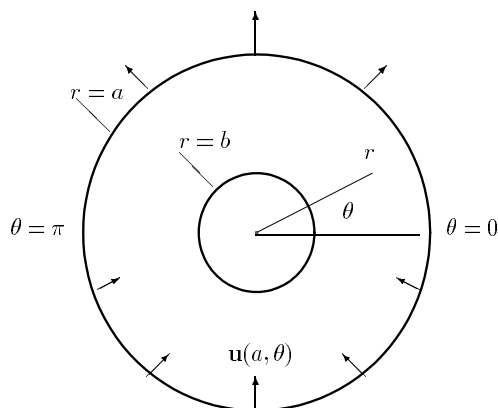
Det er også gitt at

$$\int_0^{2\pi} \mathbf{i}_r \cdot [\rho \mathbf{u} \mathbf{u} - \mathcal{P}]_{r=a} a d\theta = \mathbf{M} \quad (1.4)$$

for denne tidsuavhengige strømningen. \mathcal{P} er spenningstensoren.

(Fortsettes side 2.)

- b) Finn kraften som virker på den indre sylindere pr. meter lengde uttrykt ved \mathbf{M} når $\mathbf{u}(b, \theta) = 0$.



Figur 1.1 viser problemets geometri

Oppgave 2.

Rommet mellom to parallelle plan $y = \pm h$ (se figur 2.1) er fylt med homogent fluid med konstant tetthet ρ og konstant kinematisk viskositet ν . For $t < 0$ er

$$\mathbf{u}(x, y, z, t) = 0 \quad (2.1)$$

$$p(x, y, z, t) = p_0 \quad (\text{konstant}) \quad (2.2)$$

der $\mathbf{u}(x, y, z, t)$ er hastighetsfeltet og $p(x, y, z, t)$ trykkfeltet. For $t \geq 0$ er

$$\nabla p = -c \mathbf{i} \quad (2.3)$$

der c er en positiv konstant og \mathbf{i} enhetsvektor i x -retningen. Den gitte trykkgradienten (2.3) driver hastighetsfeltet

$$\mathbf{u}(x, y, z, t) = u(y, t) \mathbf{i} \quad (2.4)$$

Randbetingelsen er

$$u(y = \pm h, t) = 0 \quad (2.5)$$

Initialbetingelsen er

$$u(y, t = 0) = 0 \quad (2.6)$$

Det antas at

$$\lim_{t \rightarrow \infty} [u(y, t)] = U_0(y) \quad (2.7)$$

- a) Finn hastigheten $U_0(y)$.

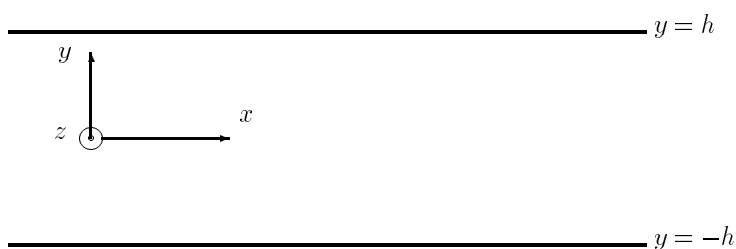
(Fortsettes side 3.)

- b) Finn egenfunksjonene assosiert med det homogene problemet (svarer til $c = 0$) og bruk disse til å fremstille den generelle løsningen

$$u(y, t) = u_H(y, t) + U_o(y) \quad (2.8)$$

der $u_H(y, t)$ er løsningen av det homogene problemet. Det kan også antas som kjent at for $-1 \leq \eta \leq 1$ er

$$1 - \eta^2 = \frac{32}{\pi^3} \sum_{n=0}^{\infty} \frac{(-1)^n}{(2n+1)^3} \cos \left[\frac{(2n+1)\pi}{2} \eta \right] \quad (2.9)$$



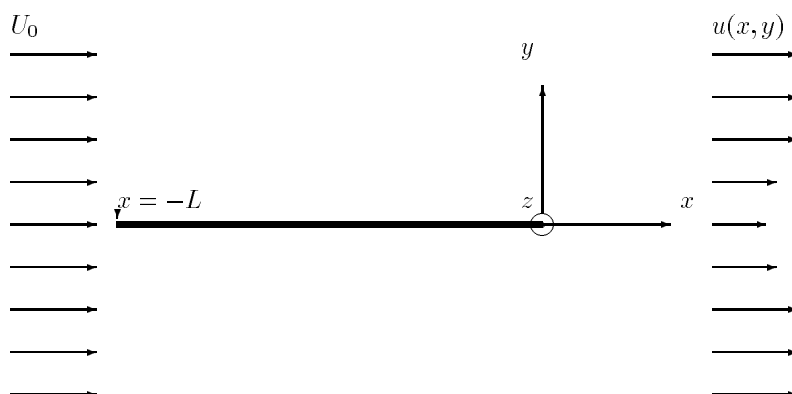
Figur 2.1 viser problemets geometri

Oppgave 3.

Hastigheten i x -retningen i kjølvannet nedstrøms en flat plate er $u(x, y)$, og

$$u(x, y) = U_0 - u_1(x, y) \quad (3.1)$$

hvor U_0 er den konstante og uniforme hastigheten inn mot plata (se figur). Væsken er viskøs med konstant kinematisk viskositet ν og konstant tetthet ρ .



Figur 3.1 viser skjematisk skisse av hastighetsprofiler og den flate plata.

(Fortsettes side 4.)

a) Forklar at for $u_1(x, y)$ gjelder approksimativt

$$U_0 \frac{\partial u_1}{\partial x} = \nu \frac{\partial^2 u_1}{\partial y^2} \quad (3.2)$$

i en slik kjølvannsstrømning.

Det antas at løsningen av $u_1(x, y)$ er av formen

$$u_1(x, y) = Ax^m F(\eta) \quad (3.3)$$

der $\eta = Bx^n$. Forøvrig gjelder at

$$\int_{-\infty}^{+\infty} u_1(x, y) dy = Q \quad (3.4)$$

hvor Q er en konstant uavhengig av x .

b) Bestem similaritets eksponentene m og n .

Oppgave 4.

For statistisk stasjonær turbulent strømning er Reynolds momentumlikning (i -te komponent) gitt som

$$\rho U_j \frac{\partial U_i}{\partial x_j} = -\frac{\partial P}{\partial x_i} + \mu \frac{\partial^2 U_i}{\partial x_j \partial x_j} - \frac{\partial}{\partial x_j} (\rho \overline{u_i u_j}) \quad (4.1)$$

der ρ er væskens konstante tetthet, μ væskens konstante dynamiske viskositet, $U_i(\mathbf{x})$ er i -te komponent av tidsmidlet hastighet, $P(\mathbf{x})$ tidsmidlet trykkfelt, mens $u_i(\mathbf{x}, t)$ er i -te komponent av fluktuasjonsfeltet.

a) Forklar hva

$$\overline{\rho u_i u_j} = \lim_{T \rightarrow \infty} \left[\frac{1}{T} \int_t^{t+T} \rho u_i u_j dt \right] \quad (4.2)$$

representerer fysisk.

I en fullt utviklet, statistisk stasjonær turbulent strømning mellom to plan ($x_2 = 0$, $x_2 = h$) er

$$\left. \begin{aligned} (U_1, U_2, U_3) &= (U_1(x_2), 0, 0) \\ \frac{\partial P}{\partial x_1} &= -c \quad (\text{konstant}) \end{aligned} \right\} \quad (4.3)$$

b) Finn veggspenningen τ_w uttrykt ved c og h .

(Fortsettes side 5.)

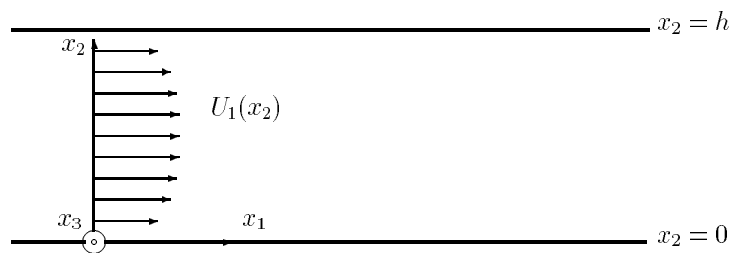
c) Vis at

$$\frac{dU_{1+}}{dx_{2+}} - \frac{\overline{u_1 u_2}}{u_*^2} + 2 \frac{x_{2+}}{R_*} - 1 = 0$$

der

$$U_{1+} = \frac{U_1}{u_*}, \quad x_{2+} = \frac{x_2 u_*}{\nu}, \quad R_* = \frac{u_* h}{\nu}$$

$$u_* = \sqrt{\frac{\tau_w}{\rho}}, \quad \nu = \frac{\mu}{\rho}$$



Figur 4.1 viser skjematisk middelstrømsprofil for turbulent strømning mellom to plan.

SLUTT