

NORGES TEKNISK-NATURVITENSKAPELIGE UNIVERSITET
INSTITUTT FOR ENERGI- og PROSESSTEKNIKK

Faglig kontakt under eksamen:
Iver Brevik, tlf. 735 93555

KONTINUASJONSEKSAMEN I FAG TEP4105 FLUIDMEKANIKK
FOR FAK. NT (FYSIKK OG MATEMATIKK) OG FAK. IME
(TEKNISK KYBERNETIKK)

3. august 2009

Tid: 0900 - 1300

Studiepoeng: 7,5

Sensuren faller innen 24. august

Hjelpemidler C: Typegodkjent kalkulator, i henhold til NTNU's regler.
Trykte hjelpemidler: Formelsamling i matematikk. Formelliste, vedheftet
oppgavesettet.

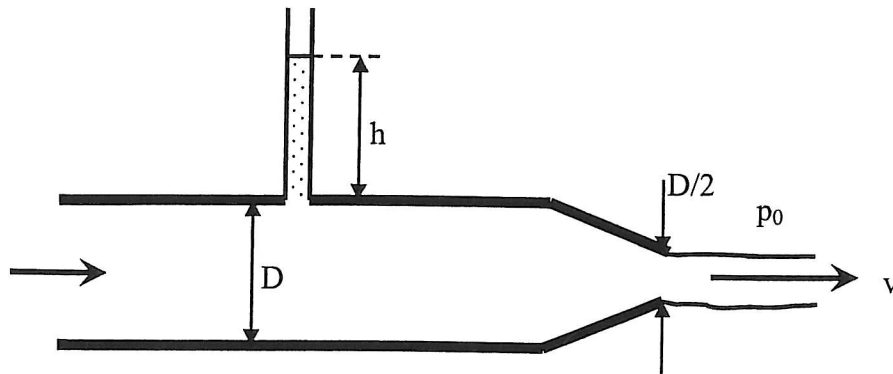
Oppgave 1.

For å beskrive en to-dimensjonal stasjonær strømning av inkompressibel og friksjonsfri fluid inn mot den faste veggen $y = 0$, benyttes strømfunksjonen

$$\psi(r, \theta) = \frac{1}{2} A r^2 \sin(2\theta), \quad 0 \leq \theta \leq \pi, \quad A = \text{konstant} > 0 \quad (1)$$

- Finn hastighetskomponentene v_r og v_θ i henholdsvis r - og θ -retning, og vis at origo er et stagnasjonspunkt.
- Vis at hastighetsfeltet er virvlingsfritt, og finn hastighetspotensialet $\phi(r, \theta)$.

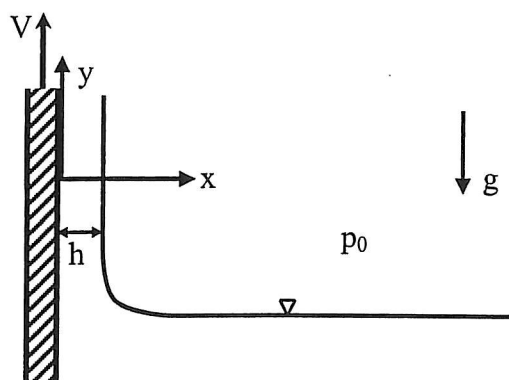
Oppgave 2



Et rør med diameter D ender i et munnstykke med utløpsdiameter $D/2$ mot atmosfæren. Røret ligger i rett horisontal linje på bakken og det er påmontert en tynn vertikal manometergren som er åpen mot atmosfæren. I røret strømmer det vann av tetthet ρ og uten viskositet. Vannets stighøyde i manometeret er h , atmosfæretrykket er p_0 , og tyngdens akselerasjon er g . Trykket kan regnes konstant over tverrsnittet av røret.

- Bestem trykket inne i røret.
- Finn hastigheten v i utløpet av munnstykket.
- Finn kraften som virker fra strømmingen på munnstykket.

Oppgave 3.



En væske med viskositetskoeffisient μ og tetthet ρ trekkes opp fra et reservoar ved hjelp av et vertikalt transportbelte med konstant hastighet V . Væsken danner en film med konstant tykkelse h og med strømlinjer parallelt med den viste y -aksen langs båndet. Atmosfæretrykket er p_0 , tyngdens akselerasjon er g og tangensialspenning mellom væskefilm og atmosfæren neglisjeres.

- a) I det oppgitte (faste) akse-systemet, vis at bevegelsesligningen for væsken blir

$$0 = -\rho g + \mu \frac{d^2 v}{dx^2}$$

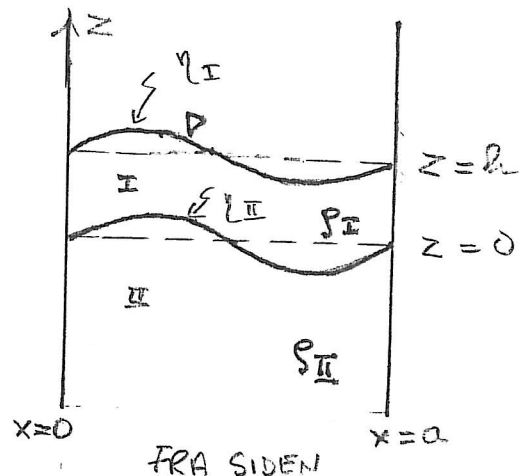
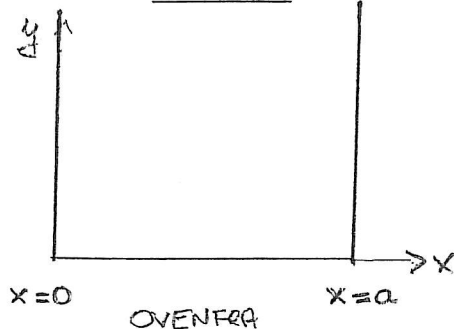
- b) Angi grensebetingelsene på hastighetskomponenten i y -retning, og vis at hastighetsprofilen gjennom filmen er gitt ved

$$v = \frac{g}{\nu} x \left(\frac{x}{2} - h \right) + V$$

hvor $\nu = \mu / \rho$.

- c) Skisser typiske hastighetsprofil for tilfellene: $v(h) > 0$, $v(h) < 0$ og $v(h) = 0$ og bestem til slutt hastigheten V slik at netto volumstrøm i filmen blir lik null.

Oppgave 4



Oppgaven går ut på å analysere de stasjonære svingningene i et system av to overlagrede ideelle væsker I og II i en tank. Tankens bredde i x -retningen er a , mens bredden i y -retningen antas uendelig stor. Øvre væske I er et sjikt med høyde h , mens nedre væske II kan antas uendelig dyp. Dersom systemet er i ro, er den frie overflaten beliggende i høyde $z = h$, mens nedre grenseflate (interfasen) er i høyde $z = 0$. De konstante tettheter er henholdsvis ρ_I og ρ_{II} . Se bort fra atmosfæretrykk, viskositet og overflatespenning. Det oppgis at hastighetspotensialene i de to områdene kan skrives på formen

$$\phi_I = (Ae^{-kz} + Be^{kz})f(x) \cos \omega t,$$

$$\phi_{II} = Ce^{kz}f(x) \cos \omega t,$$

hvor A, B, C er konstanter.

1) Gjør bruk av inkompressibilitetsbetingelsen, samt den kinematiske betingelsen ved de vertikale veggene $x = 0$ og $x = a$, til å bestemme formen av funksjonen $f(x)$. Bestem hvilke diskrete verdier bølgetallet k kan ha.

2) Forklar hvorfor en kan i lineær bølgeteori skrive den kinematiske og den dynamiske grensebetingelse ved interfasen slik (Bernoulli-konstanten settes lik null):

$$\frac{\partial \eta_I}{\partial t} = \frac{\partial \phi_I}{\partial z}, \quad \frac{\partial \phi_I}{\partial t} + \frac{p_I}{\rho_I} + g\eta_I = 0, \quad z = 0.$$

De samme ligninger gjelder for væske II ved $z = 0$.

Benytt trykkbetingelsen ved interfasen til å vise at ϕ_I og ϕ_{II} må tilfredsstille følgende differensialligning:

$$\rho_I \frac{\partial^2 \phi_I}{\partial t^2} - \rho_{II} \frac{\partial^2 \phi_{II}}{\partial t^2} + g(\rho_I - \rho_{II}) \frac{\partial \phi_{II}}{\partial z} = 0, \quad z = 0.$$

Examen i TEP 4105 Fluidmekanikk, 3. august 2009

Løsning Oppgave 1

Gitt $\psi = \frac{1}{2} A r^2 \sin 2\theta$, $0 \leq \theta \leq \pi$, $A > 0$

a) $V_r = \frac{1}{r} \frac{\partial \psi}{\partial \theta} = \underline{A r \cos 2\theta}$

$V_\theta = -\frac{\partial \psi}{\partial r} = -\underline{A r \sin 2\theta}$

$\Rightarrow V^2 = V_r^2 + V_\theta^2 = A^2 r^2 (\cos^2 2\theta + \sin^2 2\theta) = A^2 r^2$

$V^2 = 0$ i origo, $r = 0$. Derfor er origo et stagnasjonspunkt.

b) Fra formelark: $\zeta_z = \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r V_\theta) - \frac{1}{r} \frac{\partial V_r}{\partial \theta}$

Innsatt: $\underline{\zeta_z} = \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (-A r^2 \sin 2\theta) - \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} (A r \cos 2\theta)$

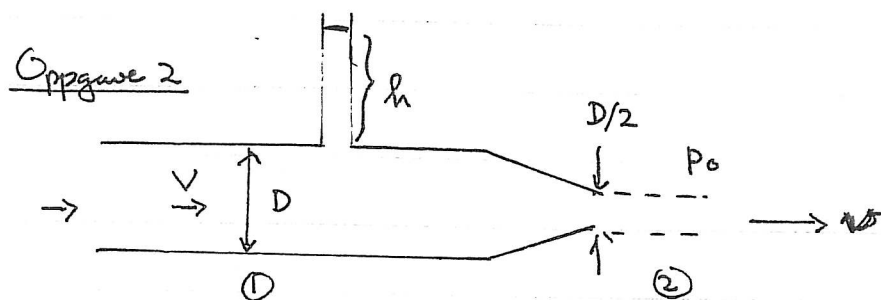
$= -2A \sin 2\theta + 2A \sin 2\theta = \underline{0}$

Altså vinkelingsfritt (potensial) hastighetsfelt.

Hastighetspotensial ϕ må oppfylle $\frac{\partial \phi}{\partial r} = A r \cos 2\theta$

Enkleste løsning $\phi = \frac{1}{2} A r^2 \cos 2\theta$

Eksamen i TEP 4105 Fluidmekanikk, 3. august 2009.



Hastighet inne i røret er V , utløpshastighet er v .

a) Trykket inne i røret er p_0 pluss det hydrostatiske trykk:

$$p = p_0 + \gamma \cdot h, \quad \gamma = \rho g.$$

b) Horisontal Bernoulli (ser bort fra atmosfæretrykket p_0):

$$\frac{\gamma \cdot h}{\rho} + \frac{1}{2} V^2 = \frac{1}{2} v^2$$

Sammenhengene mellom V og v finnes av kontinuitetsligningen:

$$V \cdot \frac{\pi D^2}{4} = v \cdot \frac{\pi}{4} \left(\frac{D}{2}\right)^2 = v \cdot \pi \frac{D^2}{16}; \quad V = \frac{1}{4} v.$$

Bernoulli altså $\frac{\gamma h}{\rho} + \frac{1}{2} \frac{v^2}{16} = \frac{1}{2} v^2, \quad gh = \frac{15}{32} v^2$

$$v = \sqrt{\frac{32}{15} gh}$$

c) Bruker $\sum F = \dot{M}_{UT} - \dot{M}_{INN}$, hvor

$\sum F = p \cdot \frac{\pi D^2}{4} + F$, her er F kraft på vannet i CV mellom snittene ① og ②. Trenger bare gaga-trykket $\gamma \cdot h$.

$$\dot{M}_{UT} = \rho v^2 \cdot \frac{\pi D^2}{16}, \quad \dot{M}_{INN} = \rho V^2 \cdot \frac{\pi D^2}{4} \Rightarrow$$

$$\dot{M}_{UT} - \dot{M}_{INN} = \rho \cdot \frac{32}{15} gh \cdot \frac{\pi D^2}{16} - \rho \cdot \frac{1}{16} \cdot \frac{32}{15} gh \cdot \frac{\pi D^2}{4} = \frac{1}{10} \rho gh \pi D^2$$

$$\frac{\rho gh}{4} \pi D^2 + F = \frac{1}{10} \rho gh \pi D^2, \quad F = -\frac{3}{20} \rho gh \pi D^2$$

Kraft på manestykket har motsatt fortegn, og er altså $\frac{3}{20} \rho gh \pi D^2$, rettet mot høyre.



Oppgave 3

Væskehastighet (u, v) .

a) Kontinuitetslign. $\nabla \cdot \vec{v} = \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0$.

I filmen er $u = 0$, altså $\frac{\partial v}{\partial y} = 0$, $v = v(x)$.

Navier-Stokes i x-retning: $0 = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + \underbrace{\nu \nabla^2 u}_0$, \Rightarrow

$p = \text{konstant}$ på tvers av filmen.

p avhenger ikke av y , på grunn av symmetri.

Altså $p \equiv p_0$ i filmen.

Navier-Stokes i y-retning: $0 = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial y} - g + \underbrace{\nu \nabla^2 v}_0$

Altså $0 = -\rho g + \mu \frac{d^2 v}{dx^2}$, $\mu = \rho \nu$

b) Grenselbetingelser: Ved $x=0$ er $v = V$ (belteets hastighet).

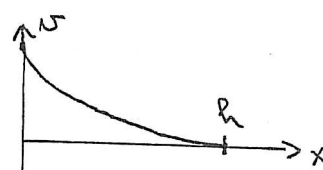
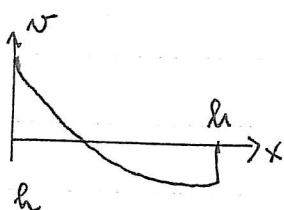
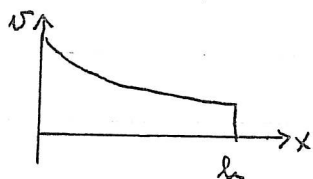
Ved $x=h$ er $\tau = \mu \frac{dv}{dx} = 0$.

Integrerer $\frac{d^2 v}{dx^2} = \frac{\rho g}{\mu}$ to ganger:

$$\frac{dv}{dx} = \frac{\rho g}{\mu} x + C_1, \quad v = \frac{\rho g}{2\mu} x^2 + C_1 x + C_2$$

Av $v(0) = V$ følger $V = C_2$.
 Av $\frac{dv}{dx}|_h = 0$ følger $\frac{\rho g}{\mu} h + C_1 = 0$.
 $\Rightarrow v = \frac{\rho g}{\mu} \left(\frac{1}{2} x^2 - hx \right) + V$

c)



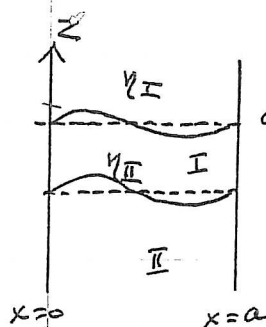
Volumestrøm $Q = \int_0^h v dx = 0$ gir, med $v = \frac{\rho g}{\mu} \left(\frac{1}{2} x^2 - hx \right) + V$,

$$\frac{\rho g}{\mu} \int_0^h \left(\frac{1}{2} x^2 - hx \right) dx + V \cdot h = 0, \quad \underline{V = \frac{\rho g}{3\mu} h^2}$$

Løsning Oppgave 4

$$\text{Gitt } \Phi_I = (Ae^{-kz} + Be^{kz}) f(x) \cos \omega t,$$

$$\Phi_{II} = Ce^{kz} f(x) \cos \omega t.$$



a) Inkompressibilitetsbetingelsen i område I er $\nabla^2 \Phi_I = 0$,
 $\Rightarrow f''(x) + k^2 f(x) = 0$, som gir løsning av
 formen $\sin kx$ og $\cos kx$.

Men kinematisk betingelse ved veggerne $x=0$ og $x=a$
 er at horisontal hastighet $\partial \Phi_I / \partial x = 0$.

Dermed kan ikke løsningen $f(x) = \sin kx$ brukes.

Jøgn bare $f(x) = \cos kx$, slik at

$$\Phi_I = (Ae^{-kz} + Be^{kz}) \cos kx \cos \omega t.$$

Da $\sin ka = 0$ følger $k = \frac{\pi}{a} \cdot n$, hvor $n=1, 2, \dots$

I område II er tilsvarende

$$\Phi_{II} = Ce^{kz} \cos kx \cos \omega t$$

b) Kinematisk betingelse i interfasen $\frac{\partial \eta_{II}}{\partial t} + u \frac{\partial \eta_{II}}{\partial x} = w$ gir, i
 lineær teori, $\frac{\partial \eta_I}{\partial t} = \frac{\partial \Phi_I}{\partial z}$, $z=0$.

Tilsvarende gir dynamisk betingelse i interfasen

$$\frac{\partial \Phi_I}{\partial t} + \frac{p_I}{\rho_I} + \frac{1}{2} V_I^2 + g \eta_{II} = 0 \text{ i lineær teori at}$$

$$(z=0) \quad \frac{\partial \Phi_I}{\partial t} + \frac{p_I}{\rho_I} + g \eta_{II} = 0. \quad \text{Ganger med } \rho_I:$$

$$\rho_I \frac{\partial \Phi_I}{\partial t} + p_I + \rho_I g \eta_{II} = 0$$

$$\text{Tilsvarende: } \rho_{II} \frac{\partial \Phi_{II}}{\partial t} + p_{II} + \rho_{II} g \eta_{II} = 0.$$

$p_I = p_{II}$ i interfasen

$$\text{Subtraher: } \rho_I \frac{\partial \Phi_I}{\partial t} - \rho_{II} \frac{\partial \Phi_{II}}{\partial t} + (\rho_I - \rho_{II}) g \eta_{II} = 0$$

Tidsderivasjon gir, med bruk av $\partial \eta_{II} / \partial t = \partial \Phi_{II} / \partial z$, at

$$\rho_I \frac{\partial^2 \Phi_I}{\partial t^2} - \rho_{II} \frac{\partial^2 \Phi_{II}}{\partial t^2} + (\rho_I - \rho_{II}) g \frac{\partial \Phi_{II}}{\partial z} = 0, \quad z=0$$