

13/6 - 2014

1a) Vi har $u(x,t)$ som hastighetsvektor
 $p(x,t)$ som trykk
 ρ, ν som konstant tetthet
 og kinematisk viskositet.
 Konservering av masse og Newton's
 2 lov gir da

$$\frac{\partial u}{\partial t} + (u \cdot \nabla) u = -\frac{1}{\rho} \nabla p + \nu \nabla^2 u + f,$$

$$\nabla \cdot u = 0,$$

Som kalles Navier-Stokes likninger.

Grensebetingelse: $u = (0, 0, 0)$ No-slip
ved vegg.

1b) Laminær strøm er rettlinjert og
 parallell med vegg. Hastigheten
 forenkles da $u(x,t) = (0, 0, u(x,y))$

Det er ingen konveksjon eller tids-
 avhengighet og vi har i z -retning:

$$(1) \quad 0 = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial z} + \nu \nabla^2 u$$

$$u = 0 \text{ ved vegg}$$

1c) Trenger en variasjonsformulering.

Banker test funksjon v , ganger denne med (1) og integrerer over domenet Ω . Benytter Γ for den eksterne grensen (ve...

$$\int \sigma = - \int \frac{1}{\beta} \nabla_{\mathbb{E}} p \cdot v + v \nabla^2 u \cdot v \, d\Omega$$

$$0 = - \int \frac{1}{\beta} \nabla_{\mathbb{E}} p \cdot v \, d\Omega + \int v \cdot \nabla u \cdot n \, d\Gamma - v \int \nabla v \cdot \nabla u \, d\Omega$$

Vi har dirichlet grensebetingelse på Γ
Så vi ender opp med

$$0 = - \int \frac{1}{\beta} \nabla_{\mathbb{E}} p \cdot v \, d\Omega - v \int \nabla v \cdot \nabla u \, d\Omega$$

Fenics implementering:

from dolfin import *

mesh = Mesh("MyMesh") # les inn et mesh

V = FunctionSpace(mesh, 'CG', 1)

u = TrialFunction(V)

v = TestFunction(V)

gradp = Constant(-1) : Sett en eller annen trykkgradient

ν = Constant(0.01) : Sett viskositet

1c) fortsatt.

$$F = \text{inner}(\text{grad} p, v) dx + v \cdot \text{inner}(\text{grad}(u), \text{grad}(u))$$

$u_- = \text{Function}(v)$

$bc = \text{DirichletBC}(v, 0, \text{"on-boundary"})$

$\text{solve}(\text{lhs}(F) == \text{rhs}(F), u_-, bc)$

1d) Se lecture notes eller white s. 400.

1e) $u = \bar{u} + u'$
 $p = \bar{p} + p'$

Midler masse-konservering

$$\nabla \cdot u = 0$$

Kommutering gir

$$\nabla \cdot \bar{u} = 0$$

Midler N-S, Boussinesq (u · ∇)u = ∇ · (uu)

$$\frac{\partial u}{\partial t} + \nabla \cdot (uu) = -\frac{1}{\rho} \nabla p + \nu \nabla^2 u + f$$

Kommutering:

$$\frac{\partial \bar{u}}{\partial t} + \nabla \cdot (\bar{u}\bar{u}) = -\frac{1}{\rho} \nabla \bar{p} + \nu \nabla^2 \bar{u} + \bar{f}$$

$$\begin{aligned}
 7e) \quad \overline{u'u} &= \overline{(\bar{u} + u')(\bar{u} + u')} \\
 &= \overline{\bar{u}\bar{u}} + \overline{u'\bar{u}} + \overline{\bar{u}u'} + \overline{u'u'} \\
 &= \overline{\bar{u}\bar{u}} + \overline{u'u'}
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 \Rightarrow \nabla \cdot \overline{u'u} &= \nabla \cdot (\overline{\bar{u}\bar{u}} + \overline{u'u'}) \\
 &= (\overline{\bar{u} \cdot \nabla})\bar{u} + \nabla \cdot \overline{u'u'}
 \end{aligned}$$

RANS:

$$\begin{aligned}
 \frac{\partial \bar{u}}{\partial t} + (\overline{\bar{u} \cdot \nabla})\bar{u} &= -\frac{1}{\rho} \nabla \bar{p} + \nu \nabla^2 \bar{u} - \nabla \cdot \overline{u'u'} + \bar{f} \\
 \nabla \cdot \bar{u} &= 0
 \end{aligned}$$

7f) Vi har $\bar{u}(x, y, z, t) = (0, 0, \bar{w}(x, y))$
 Kun en komponent i z-retning
 Rettlinjet parallell strøm uten
 tids avhengighet. Ingen \bar{f} .

$$\frac{\partial \bar{w}}{\partial z} = 0 \quad \text{fra massekonservering}$$

7f) Momentum likning z-retning

(5)

$$0 = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial \bar{p}}{\partial z} + \nu \nabla^2 \bar{w} - \nabla \cdot \overline{w'u'}$$

Bruker $u = (u, v, w)$

Har da

$$\nabla \cdot \overline{w'u'} = \frac{\partial}{\partial x} (\overline{w'u'}) + \frac{\partial}{\partial y} (\overline{w'u'}) + \frac{\partial}{\partial z} (\overline{w'u'})$$

Siden det er ingen endring i z-retning.

Likningen for \bar{w} blir:

$$0 = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial \bar{p}}{\partial z} + \nu \nabla^2 \bar{w} - \frac{\partial}{\partial x} \overline{w'u'} - \frac{\partial}{\partial y} \overline{w'u'}$$

med $\bar{w} = 0$ på veggen.

Vi har 1 likning, men 3 ukjente; $\bar{w}, \overline{w'u'}, \overline{w'u'}$

For å løse dette trenger vi flere likninger. En eddy-viskositetsmodell er generelt:

$$\overline{u_i u_j} = 2\nu_T \bar{S}_{ij} - \frac{2}{3} k \delta_{ij}$$

der ν_T = turbulent viskositet

k = kinetisk energi.

$$\bar{S}_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial \bar{u}_i}{\partial x_j} + \frac{\partial \bar{u}_j}{\partial x_i} \right)$$

Vi trenger kun modeller der $i=3$ og $j=1$ eller 2 . Det at vi trenger ikke k

$$\overline{w'u'} = 2 \nu_T \cdot \frac{1}{2} \left(\frac{\partial \bar{w}}{\partial x} + \frac{\partial \bar{u}}{\partial z} \right)$$

$$\overline{w'u'} = \nu_T \frac{\partial \bar{w}}{\partial x}$$

$$\overline{w'v'} = \nu_T \left(\frac{\partial \bar{w}}{\partial y} + \frac{\partial \bar{v}}{\partial z} \right)$$

$$\overline{w'v'} = \nu_T \frac{\partial \bar{w}}{\partial y}$$

ν_T må også modelleres. Med en mixing length modell har man

$$\nu_T = \beta l^2 |\bar{S}_{ij}|$$

der l er en mixing length som kan settes som en funksjon av avstanden til veggen.

ν_T kan også modelleres ved å innføre enda flere parametere, for eksempel k og ϵ (dissipasjon). Da er

$$\nu_T \sim \frac{k^2}{\epsilon}$$

(7)

2a) Viskøst stress er $\tau_{ij} = \mu \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$
altså lineært proportionalt med strain

2b)
$$\frac{\partial u}{\partial t} = \nu \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial z}$$

$$\frac{\partial u}{\partial t} = \nu \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \beta$$

$u(y, 0) = 0$ Initialbetingelse

$u(\pm 1, t) = 0$ Grænsebetingelse

2c) Stasjonær hastighed $\bar{u}(y)$

$$\nu \frac{\partial^2 \bar{u}}{\partial y^2} + \beta = 0$$

$$\bar{u} = -\frac{1}{2} \frac{\beta}{\nu} y^2 + Ay + B$$

Grænsebet:

1) $0 = -\frac{\beta}{2\nu} + A + B$ $y = 1$

2) $0 = -\frac{\beta}{2\nu} - A + B$ $y = -1$

2c) 1) $A = \frac{\beta}{2\nu} - B$

2) $0 = -\frac{\beta}{2\nu} - \left(\frac{\beta}{2\nu} - B\right) + B$

$2B = \frac{\beta}{\nu}$

$B = \frac{\beta}{2\nu}$

$A = 0$

$\bar{u}(y) = \frac{\beta}{2\nu} (1 - y^2)$

2d) $u(y,t) = v(y,t) + \bar{u}(y)$

Setter inn i likning for $u(y,t)$

$\frac{\partial u}{\partial t} = \nu \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \underbrace{\nu \frac{\partial^2 \bar{u}}{\partial y^2}}_{=-\beta} + \beta$

(1) $\frac{\partial v}{\partial t} = \nu \frac{\partial^2 v}{\partial y^2}$

Grensebetingelser

$v(\pm 1, t) = 0$

Initialbetingelse

$v(y, 0) = -\bar{u}$

2a)

(9)

Løser ved separasjon av variable

$$v(y, t) = V(y)T(t)$$

Setter inn i (1) og separerer

$$V \dot{T} = VT V''$$

$$\frac{\dot{T}}{VT} = \frac{V''}{V} (= -\lambda^2)$$

Venstre side kun avhengig av t og høyre side y , altså må begge sider være konstant. Konstanten må være negativ for at vi skal kunne få fysisk realistiske løsninger.

Løser trivielt for T :

$$\frac{\dot{T}}{VT} = -\lambda^2$$

$$T(t) = e^{-\nu \lambda^2 t}$$

2a) Løser for V :

$$V'' + \lambda^2 V = 0$$

har generell løsning

$$V(y) = A \cos(\lambda y) + B \sin(\lambda y)$$

Grænsebetingelse $V(\pm 1) = 0$

Velger $\lambda = \lambda_k = \frac{(2k-1)\pi}{2}$, $k = 1, 2, 3, \dots$

slik at $\cos(\pm \lambda_k) = 0$

og $B = 0$

Superposisjon gir

$$V(y) = \sum_{k=1}^{\infty} A_k \cos(\lambda_k y)$$

Vi finner A_k fra initialbetingelse

$$v(y, 0) = v(y)T(0) = v(y) = -\bar{u}$$

$$-\bar{u} = \sum_{k=1}^{\infty} A_k \cos(\lambda_k y)$$

2d) Ganger med $\cos(\lambda_m y)$ og integrerer
fra $y = -1$ til $y = 1$:

$$\int_{-1}^1 \bar{u} \cos(\lambda_m y) dy = \int_{-1}^1 \sum_{k=1}^{\infty} A_k \cos(\lambda_k y) \cos(\lambda_m y) dy$$
$$= \int_{-1}^1 A_m \cos^2(\lambda_m y) dy$$

$$A_m = \frac{\int_{-1}^1 \bar{u} \cos(\lambda_m y) dy}{\int_{-1}^1 \cos^2(\lambda_m y) dy}$$

Har at

$$\int_{-1}^1 \cos^2(\lambda_m y) dy = \frac{\cos(\lambda_m y) \sin(\lambda_m y)}{\lambda_m} \Big|_{-1}^1$$

$$+ \int_{-1}^1 \sin^2(\lambda_m y) dy$$

$$\int_{-1}^1 \cos^2(\lambda_m y) dy = \int_{-1}^1 (1 - \cos^2(\lambda_m y)) dy$$

$$2 \int_{-1}^1 \cos^2(\lambda_m y) dy = 2$$

$$\int_{-1}^1 \cos^2(\lambda_m y) dy = 1$$

2d) Trenger nå bare:

12

$$A_m = \int_{-1}^1 \bar{u} \cos(\lambda_m y) dy, \quad \text{der } \bar{u} = \frac{3}{2V} (1-y^2)$$

$$A_m = \int_{-1}^1 \frac{3}{2V} (1-y^2) \cos(\lambda_m y) dy$$

der det er oppgitt at

$$\int_{-1}^1 (1-y^2) \cos(\lambda_m y) dy = \frac{4(-1)^{m-1}}{\lambda_m^3}$$

Altså har vi

$$A_m = \frac{3}{2V} \frac{4(-1)^{m-1}}{\lambda_m^3}, \quad m=1, 2, 3, \dots$$

$$A_m = \frac{2 \cdot 3 (-1)^{m-1}}{V \lambda_m^3}$$

Og dermed

$$v(y, t) = \sum_{k=1}^{\infty} \frac{2 \cdot 3 (-1)^{k-1}}{V \lambda_k^3} \cos(\lambda_k y) e^{-V \lambda_k^2 t}$$

Som satt inn gir:

$$\underline{u(y, t) = v(y, t) + \bar{u}(y)}$$