

## Kapittel 10

# Feltlikninger for fluider

### Oppgave 1

Gitt et to-dimensjonalt strømfelt

$$\mathbf{v} = -\omega y \mathbf{i} + \omega x \mathbf{j}.$$

a) Den konvekktive akselerasjonen for et to-dimensjonalt felt er gitt ved

$$\begin{aligned} \mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} &= v_x \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial x} + v_y \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial y} \\ &= -\omega y \omega \mathbf{j} + \omega x (-\omega \mathbf{i}) \\ &= -\omega^2 (x \mathbf{i} + y \mathbf{j}). \end{aligned}$$

b) Bevegelseslikninga (Euler-likninga):

$$\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + \mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} = -\frac{1}{\rho} \nabla p + \mathbf{g}.$$

Feltet er uavhengig av tiden og trykkraften er den eneste kraften som virker slik at  $\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} = 0$  og  $\mathbf{g} = 0$ . Bevegelseslikninga forenkler seg til

$$-\omega^2 (x \mathbf{i} + y \mathbf{j}) = -\frac{1}{\rho} \nabla p$$

og trykkgradienten blir

$$\nabla p = \rho \omega^2 (x \mathbf{i} + y \mathbf{j}).$$

Trykket finner vi ved å skrive ut trykkgradientens komponenter

$$\frac{\partial p}{\partial x} \mathbf{i} + \frac{\partial p}{\partial y} \mathbf{j} = \rho \omega^2 (x \mathbf{i} + y \mathbf{j}).$$

Dette er ei vektorlikning med to likninger for å bestemme  $p$ :

$$\begin{aligned} \frac{\partial p}{\partial x} = \rho \omega^2 x &\Rightarrow p(x, y) = \frac{1}{2} \rho \omega^2 x^2 + f_1(y) \\ \frac{\partial p}{\partial y} = \rho \omega^2 y &\Rightarrow p(x, y) = \frac{1}{2} \rho \omega^2 y^2 + f_2(x). \end{aligned}$$

For å få en entydig  $p$  må vi velge

$$f_1(y) = \frac{1}{2}\rho\omega^2 y^2 + C, \quad f_2(x) = \frac{1}{2}\rho\omega^2 x^2 + C$$

slik at det generelle uttrykket for trykket blir

$$p(x, y) = \frac{1}{2}\rho\omega^2 (x^2 + y^2) + C.$$

Trykket i origo skal være lik  $p_0$ :  $p(0, 0) = C = p_0$  slik at

$$p(x, y) = \frac{1}{2}\rho\omega^2 (x^2 + y^2) + p_0.$$

## Oppgave 2

Prisen per kilo for et parti laks er gitt ved formelen

$$P = 40 + 5 \cdot 10^{-2}x - 10t.$$

a) Endringen i verdien per tid av laksen er gitt ved den partikkelderiverte til  $P$ :

$$\frac{DP}{dt} = \frac{\partial P}{\partial t} + \mathbf{v} \cdot \nabla P.$$

Hastighetsfeltet kan skrives som  $\mathbf{v} = 600\mathbf{i}$  der  $\mathbf{i}$  er en enhetsvektor i retning sørover fra Trondheim. Vi får da

$$\begin{aligned} \frac{\partial P}{\partial t} &= -10 \\ \mathbf{v} \cdot \nabla P &= 600 \frac{\partial P}{\partial x} = 600 \cdot 5 \cdot 10^{-2} = 30 \end{aligned}$$

og endringen i prisen per døgn per kilo blir

$$\frac{DP}{dt} = -10 + 30 = 20.$$

b) Prisendringen på grunn av alder er gitt ved den lokalderverte av  $P$  med hensyn på tid:  $\frac{\partial P}{\partial t} = -10$ . Prisendringen på grunn av forskjell i markedspris er gitt ved den konvektivt deriverte:  $\mathbf{v} \cdot \nabla P = 30$ .

c) For at laksen ikke skal avta i verdi må  $\frac{DP}{dt} \geq 0$ , dvs.

$$\mathbf{v} \cdot \nabla P \geq -\frac{\partial P}{\partial t} = 10.$$

La  $v_x$  være (gjennomsnitts)hastigheten til traileren. Vektorfeltet kan da skrives som  $\mathbf{v} = v_x \mathbf{i}$  og

$$\begin{aligned} v_x \cdot 5 \cdot 10^{-2} &\geq 10 \\ v_x &\geq 10 \cdot 5^{-1} \cdot 10^2 \\ v_x &\geq 200. \end{aligned}$$

Traileren må altså kjøre i minst 200 km per døgn for at verdien av laksen ikke skal avta.

### Oppgave 3

Et punktvirvelfelt er gitt ved

$$v_x = -\frac{Ay}{r^2}, \quad v_y = \frac{Ax}{r^2}, \quad r^2 = x^2 + y^2.$$

a) Den konvekktive akselerasjonen er gitt ved

$$\begin{aligned} \mathbf{a} &= \mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} \\ &= v_x \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial x} + v_y \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial y} \\ &= -\frac{Ay}{r^2} \left[ \frac{Ay \cdot 2x}{r^4} \mathbf{i} + \frac{A(x^2 + y^2) - Ax \cdot 2x}{r^4} \mathbf{j} \right] \\ &\quad + \frac{Ax}{r^2} \left[ \frac{-A(x^2 + y^2) + Ay \cdot 2y}{r^4} \mathbf{i} - \frac{Ax \cdot 2y}{r^4} \mathbf{j} \right] \\ &= -\frac{A^2}{r^3} \left[ \frac{2xy^2 + x^3 - xy^2}{r^3} \mathbf{i} + \frac{y^3 - yx^2 + 2x^2y}{r^3} \mathbf{j} \right] \\ &= -\frac{A^2}{r^3} \left[ \frac{x(x^2 + y^2)}{r^3} \mathbf{i} + \frac{y(x^2 + y^2)}{r^3} \mathbf{j} \right] \\ &= -\frac{A^2}{r^3} \left[ \frac{x}{r} \mathbf{i} + \frac{y}{r} \mathbf{j} \right] \\ &= -\frac{A^2}{r^3} \frac{\mathbf{r}}{r}. \end{aligned}$$

b) Sentripetalakselerasjonen må ha retning normalt på en sirkelbue inn mot origo. Retningen til  $\mathbf{a}$  er  $-\mathbf{r}$  som peker inn mot origo.

c) Trykkgradienten kan finnes fra Euler-likninga:

$$\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + \mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} = -\frac{1}{\rho} \nabla p + \mathbf{g}.$$

Feltet er stasjonært (uavhengig av tiden) og det er ingen ytre krefter som virker inn. Euler-likninga forenkler seg da til

$$\begin{aligned} \mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} &= -\frac{1}{\rho} \nabla p \\ -\frac{A^2}{r^3} \frac{\mathbf{r}}{r} &= -\frac{1}{\rho} \nabla p \\ \nabla p &= \rho \frac{A^2}{r^3} \frac{\mathbf{r}}{r}. \end{aligned}$$

Vektoren  $\mathbf{r}$  kan vi uttrykke i polakoordinater som  $\mathbf{r} = r\mathbf{i}_r$ . Gradientvektoren i polarkoordinater er

$$\nabla p = \frac{\partial p}{\partial r} \mathbf{i}_r + \frac{1}{r} \frac{\partial p}{\partial \theta} \mathbf{i}_\theta.$$

Vi får følgende likninger for løsning av  $p$ :

$$\begin{aligned}\frac{\partial p}{\partial r} &= \rho \frac{A^2}{r^3} &\Rightarrow & p(r, \theta) = \rho A^2 \left( -\frac{1}{2} \frac{1}{r^2} \right) + f(\theta) \\ \frac{1}{r} \frac{\partial p}{\partial \theta} &= 0 &\Rightarrow & p = p(r) \quad \Rightarrow \quad f(\theta) = C.\end{aligned}$$

Med betingelsen om at trykket uendelig langt fra origo er  $p_0$  får vi  $p(r \rightarrow \infty) = p_0 \Rightarrow C = p_0$  og trykket blir

$$p(r) = p_0 - \frac{\rho A^2}{2r^2}.$$

## Oppgave 4

Gitt hastighetsfeltet

$$\mathbf{v} = \frac{x}{1+t} \mathbf{i} + \frac{2y}{1+t} \mathbf{j} - \frac{3z}{1+t} \mathbf{k}. \quad (10.1)$$

Den lokale akselerasjonen:

$$\begin{aligned}\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} &= -\frac{x}{(1+t)^2} \mathbf{i} - \frac{2y}{(1+t)^2} \mathbf{j} + \frac{3z}{(1+t)^2} \mathbf{k} \\ &= -\frac{1}{(1+t)^2} [x\mathbf{i} + 2y\mathbf{j} - 3z\mathbf{k}].\end{aligned}$$

Den konvektive akselerasjonen:

$$\begin{aligned}\mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} &= v_x \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial x} + v_y \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial y} + v_z \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial z} \\ &= \frac{x}{1+t} \frac{\mathbf{i}}{1+t} + \frac{2y}{1+t} \frac{2\mathbf{j}}{1+t} - \frac{3z}{1+t} \left( -\frac{3\mathbf{k}}{1+t} \right) \\ &= \frac{1}{(1+t)^2} [x\mathbf{i} + 4y\mathbf{j} + 9z\mathbf{k}].\end{aligned}$$

## Oppgave 5

Gitt et hastighetsfelt:

$$\mathbf{v} = ax\mathbf{i} + 2ay\mathbf{j} - 3az\mathbf{k}, \quad a > 0.$$

a) Strømmen til en inkompressibel væske må være divergensfri:

$$\nabla \cdot \mathbf{v} = a + 2a - 3a = 0.$$

b) Feltet er stasjonært slik at akselerasjonen er gitt ved den konvektive akselerasjonen. Det nye feltet er identisk med feltet i likning 10.1 hvis vi setter  $a = \frac{1}{1+t}$ . Vi har da regnet ut den konvektive akselerasjonen før:

$$\mathbf{a} = a^2 [x\mathbf{i} + 4y\mathbf{j} + 9z\mathbf{k}].$$

c) Euler-likninga for et stasjonært felt som ikke er påvirket av ytre krefter:

$$\begin{aligned} \mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} &= -\frac{1}{\rho} \nabla p \\ \nabla p &= -\rho \mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} \\ &= -\rho a^2 [xi + 4yj + 9ak]. \end{aligned}$$

Størrelsen til trykkgradienten:

$$|\nabla p| = \rho a^2 \sqrt{x^2 + 16y^2 + 81z^2}.$$

Retningen:

$$-[xi + 4yj + 9zk].$$

## Oppgave 6

Vi har gitt et to-dimensjonalt hastighetsfelt

$$\mathbf{v} = \frac{Q}{r^2} (xi + yj)$$

der  $Q$  er en konstant.

a) Vi har en strøm for en inkompressibel væske dersom divergensen er null:

$$\begin{aligned} \nabla \cdot \mathbf{v} &= Q \frac{\partial}{\partial x} \left( \frac{x}{x^2 + y^2} \right) + Q \frac{\partial}{\partial y} \left( \frac{y}{x^2 + y^2} \right) \\ &= Q \frac{x^2 + y^2 - 2x \cdot x}{(x^2 + y^2)^2} + Q \frac{x^2 + y^2 - 2y \cdot y}{(x^2 + y^2)^2} \\ &= Q \frac{x^2 + y^2 - 2x^2 + x^2 + y^2 - 2y^2}{r^4} \\ &= 0. \end{aligned}$$

Strømlinjene finner vi fra likninga  $\mathbf{v} \times d\mathbf{r} = 0$ , som blir  $v_x dy = v_y dx$ :

$$\frac{Q}{r^2} x dy = \frac{Q}{r^2} y dx.$$

Denne differensiallikninga er separabel, før vi integrerer forkorter vi så mye som mulig og sørger for at alle  $x$ 'ene er på samme side som  $dx$  og alle  $y$ 'ene er på samme side som  $dy$ :

$$\begin{aligned} \frac{1}{y} dy &= \frac{1}{x} dx \\ \ln |y| &= \ln |x| + C \\ |y| &= e^{\ln|x|+C} \\ &= e^C e^{\ln|x|} \\ y &= Ax \end{aligned}$$

Strømlinjene er altså rette linjer som går gjennom origo. Retningen avhenger av fortegnet til konstanten  $Q$ .

b) Massestrømmen er gitt ved integralet

$$M = \int_{\sigma} \rho \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} \, d\sigma$$

der  $\mathbf{n}$  er normalvektoren til flaten  $\sigma$ . På en sylinderflate er  $\mathbf{n} = \mathbf{i}_r$ . La oss uttrykke vektorfeltet i polarkoordinater:

$$\mathbf{v} = \frac{Q}{r^2}(x\mathbf{i} + y\mathbf{j}) = \frac{Q}{r^2}r\mathbf{i}_r = \frac{Q}{r}\mathbf{i}_r.$$

Massestrømmen blir dermed

$$\begin{aligned} M &= \int_{\sigma} \rho \frac{Q}{r} \mathbf{i}_r \cdot \mathbf{i}_r \, d\sigma \\ &= \rho \frac{Q}{r} \int_{\sigma} d\sigma \\ &= \rho \frac{Q}{r} \cdot A \end{aligned}$$

der  $A$  er arealet til sylinderflaten:  $A = 2\pi r h$  ( $h$  er høyden til sylinderen).

$$\begin{aligned} M &= \rho \frac{Q}{r} 2\pi r h \\ &= 2\pi \rho Q h. \end{aligned}$$

c) Akselerasjonen for en væskepartikkel i feltet er gitt ved den konvekktive akselerasjonen siden feltet er stasjonært.

$$\begin{aligned} \mathbf{a} &= v_x \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial x} + v_y \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial y} \\ &= \frac{Q}{r^2} x \left[ \frac{Q(x^2 + y^2) - Qx \cdot 2x}{r^4} \mathbf{i} + \frac{-Qy \cdot 2x}{r^4} \mathbf{j} \right] \\ &\quad + \frac{Q}{r^2} y \left[ \frac{-Qx \cdot 2y}{r^4} \mathbf{i} + \frac{Q(x^2 + y^2) - Qy \cdot 2y}{r^4} \mathbf{j} \right] \\ &= \frac{Q^2}{r^4} \left[ \frac{x(x^2 + y^2 - 2x^2 - 2y^2)}{x^2 + y^2} \mathbf{i} + \frac{y(x^2 + y^2 - 2y^2 - 2x^2)}{x^2 + y^2} \mathbf{j} \right] \\ &= \frac{Q}{r^4} \left[ -x \frac{x^2 + y^2}{x^2 + y^2} \mathbf{i} - y \frac{x^2 + y^2}{x^2 + y^2} \mathbf{j} \right] \\ &= -\frac{Q^2}{r^4} (x\mathbf{i} + y\mathbf{j}). \end{aligned}$$

## Oppgave 7

For en inkompressibel væske i en stasjonær strøm har vi

$$\nabla \cdot \mathbf{v} = 0 \quad \text{og} \quad \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} = 0.$$

Massestrømmen i  $A$ :

$$\begin{aligned} M_A &= \int_{\sigma} \rho \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} \, d\sigma, \quad \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} = U \\ &= \rho U \int_{\sigma} d\sigma \\ &= \rho U A. \end{aligned}$$

Massestrømmen i  $a$ :

$$M_a = \int_{\sigma} \rho \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} \, d\sigma = \rho U_a a$$

der  $U_a$  er strømhastigheten i  $a$  som vi ønsker å finne. Siden vi har en inkompressibel væske må det strømme like mye gjennom  $A$  som  $a$ :

$$\begin{aligned} M_A &= M_a \\ \rho U A &= \rho U_a a \\ \Rightarrow U_a &= \frac{U A}{a}. \end{aligned}$$

Vi ønsker nå å finne trykket i  $a$ . Hvis vi følger en strømlinje fra  $A$  til  $a$  vil  $\mathcal{H}$  fra Bernoullis likning være konstant og vi får

$$\begin{aligned} \frac{p_0}{\rho} + \frac{1}{2} U^2 + gz &= \frac{p_a}{\rho} + \frac{1}{2} \left( \frac{U A}{a} \right)^2 + gz \\ p_a &= p_0 + \frac{1}{2} \rho U^2 - \frac{1}{2} \rho U^2 \frac{A^2}{a^2} \\ &= p_0 + \frac{1}{2} \rho U^2 \left[ 1 - \frac{A^2}{a^2} \right]. \end{aligned}$$

## Oppgave 8

a) Massestrømmen i  $a$ :

$$\int_{\sigma} \rho \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} \, d\sigma = \rho U \int_{\sigma} d\sigma = \rho U a.$$

Massestrømmen i  $b$  (et av rørene):

$$\int_{\sigma} \rho \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} \, d\sigma = \rho U_b \int_{\sigma} d\sigma = \rho U_b b.$$

Vi har en inkompressibel væske så massestrømmen må være konstant:

$$\begin{aligned} \rho U a &= \rho U_b b \\ U_b &= \frac{U a}{2b} \end{aligned}$$

b) Vi følger en strømlinje fra  $a$  til  $b$  (et av rørene):

$$\begin{aligned}\frac{p_0}{\rho} + \frac{1}{2}U^2 + gz &= \frac{p_b}{\rho} + \frac{1}{2}\left(\frac{Ua}{2b}\right)^2 + gz \\ p_b &= p_0 + \frac{1}{2}\rho U^2 - \frac{1}{2}\rho \frac{U^2 a^2}{4b^2} \\ &= p_0 + \frac{1}{2}\rho U^2 \left[1 - \frac{a^2}{4b^2}\right].\end{aligned}$$

## Oppgave 9

a) Hvis vi bruker Bernoullis likning på en strømlinje fra overflaten av vannet ( $O$ ) til tappestedet ( $P$ ) får vi:

$$\frac{p_0}{\rho} + \frac{1}{2}\mathbf{v}_0^2 = \frac{p_P}{\rho} + \frac{1}{2}\mathbf{v}_P^2 - gh$$

der vi har lagt nullpunktet for høyden langs vannets overflate. Vi antar nå at trykket ved  $P$  er tilnærmet lik lufttrykket ved vannets overflate ( $p_0$ ) og at strømhastigheten ved overflaten ( $\mathbf{v}_0$ ) er mye mindre enn strømhastigheten i røret ( $\mathbf{v}_P$ ) slik at  $\mathbf{v}_0 \ll \mathbf{v}_P \Rightarrow \mathbf{v}_0 \approx 0$ . Bernoullis likning forenkler seg dermed til

$$\begin{aligned}0 &= \frac{1}{2}v_P^2 - gh \\ v_P &= \sqrt{2gh}.\end{aligned}$$

b) Vi følger nå en strømlinje gjennom røret fra det høyeste punktet ( $A$ ) til tappestedet ( $P$ ).  $\mathcal{H}$  er konstant og vi får

$$\frac{P_A}{\rho} + \frac{1}{2}v_A^2 - g(h - H) = \frac{p_0}{\rho} + \frac{1}{2}v_P^2 - gh.$$

Siden massestrømmen er konstant må  $v_A = v_P$  (vann er inkompressibelt og tverrsnittet i røret antas konstant) og likninga over forenkler seg til

$$\begin{aligned}p_A &= p_0 - \rho gh + \rho g(h - H) \\ &= p_0 - \rho gH.\end{aligned}$$

c) Vi har at lufttrykket er gitt som  $p_0 = 1.01325 \cdot 10^5 \text{Pa}$ . Vi ønsker at trykket i  $A$  ( $p_A$ ) ikke skal bli lavere enn vannets damptrykk på  $2.335 \cdot 10^3 \text{Pa}$ . Vi må altså løse ulikheten  $p_A \geq 2.335 \cdot 10^3 \text{Pa}$ :

$$\begin{aligned}\Rightarrow p_0 - \rho gH &\geq 2.335 \cdot 10^3 \text{Pa} \\ H &\leq \frac{1}{\rho g}(p_0 - 2.335 \cdot 10^3 \text{Pa}) \\ H &\leq \frac{1}{\rho g}(1.01325 \cdot 10^5 \text{Pa} - 2.335 \cdot 10^3 \text{Pa}) \\ H &\leq 9.899 \cdot 10^4 \text{Pa} \frac{1}{\rho g}.\end{aligned}$$



## Oppgave 10

Fra oppgave 9.8 har vi strømkomponentene til en strøm omkring en sylinder i polarkoordinater

$$\begin{aligned}v_r &= U \left[ 1 - \frac{a^2}{r^2} \right] \cos \theta \\v_\theta &= -U \left[ 1 + \frac{a^2}{r^2} \right] \sin \theta\end{aligned}$$

der  $\mathbf{v} = v_r \mathbf{i}_r + v_\theta \mathbf{i}_\theta$  og  $a$  er radius til sylinderen. La oss kalle et punkt på sylinderflaten for  $A$  og et punkt langt oppstrøms fra sylinderen for  $B$ . Følger vi en strømlinje fra  $A$  til  $B$  vil  $\mathcal{H}$  fra Bernoullis likning være konstant og vi får

$$\frac{p_A}{\rho} + \frac{1}{2} \mathbf{v}_A^2 + gz = \frac{p_B}{\rho} + \frac{1}{2} \mathbf{v}_B^2 + gz. \quad (10.2)$$

I punktet  $A$ :

$$\begin{aligned}v_r(r=a) &= 0 \\v_\theta(r=a) &= -2U \sin \theta.\end{aligned}$$

I punktet  $B$ :

$$\begin{aligned}r \gg a &\Rightarrow v_r = U \cos \theta, \quad v_\theta = -U \sin \theta \\ \theta = 0 &\Rightarrow v_r = U, \quad v_\theta = 0\end{aligned}$$

$$p_B = p_0$$

Innsatt i likning 10.2 gir dette

$$\begin{aligned}\frac{p_A}{\rho} + \frac{1}{2} (-2U \sin \theta)^2 &= \frac{p_0}{\rho} + \frac{1}{2} U^2 \\ p_A &= p_0 + \frac{1}{2} \rho U^2 - 2\rho U^2 \sin^2 \theta \\ &= p_0 + \frac{1}{2} \rho U^2 [1 - 4 \sin^2 \theta].\end{aligned}$$