

Forelesning 3, kapittel 2

7)

Tidspunkt for forelesning mandag

12-14 evt flytte fluidkurset?

Vi har kommet frem til

$$\vec{P}_{-n} = -\vec{P}_n$$

Vi gjør nå uttrykkene veldig konkrete

\vec{P}_x er spenningen på en flate

normalt til x-aksen

3-komponenter

$$\vec{P}_x =$$

$$\begin{bmatrix} P_{xx} \\ P_{xy} \\ P_{xz} \end{bmatrix}$$

normalspenning

skjærspenning

2)

Tilsvarende

$$\vec{P}_y = \begin{bmatrix} P_{yx} \\ P_{yy} \\ P_{yz} \end{bmatrix}, \quad \vec{P}_z = \begin{bmatrix} P_{zx} \\ P_{zy} \\ P_{zz} \end{bmatrix}$$

Vi kan ordne dette som

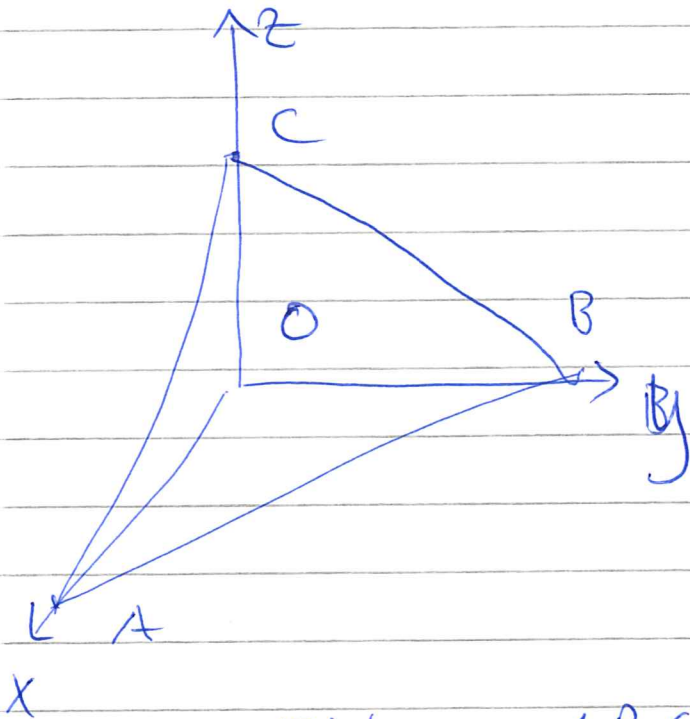
$$\vec{P} = \begin{pmatrix} P_{xx} & P_{xy} & P_{xz} \\ P_{yx} & P_{yy} & P_{yz} \\ P_{zx} & P_{zy} & P_{zz} \end{pmatrix}$$

Ved hjelp av Cauchy's spenningsrelasjoner får vi konkrete uttrykk for komponentene i spennings tensoren.

3)

la oss se på et

tetraheder



- Flaten ABC kaller vi

$\odot d\sigma_n$

- Flaten $\odot OCB$ kaller vi

$d\sigma_x$

- Flaten $\odot OAC$ er $d\sigma_y$

- Flaten $\odot AOB$ er $d\sigma_z$

4)

Det er åpenbart da at

AOC er projeksjonen av

ABC inn på xz -planet, $y=0$.

Tilsvarende med OBC, AOB .

Vi skriver

$$d\sigma_x = n_x d\sigma_n$$

$$d\sigma_y = n_y d\sigma_n$$

$$d\sigma_z = n_z d\sigma_n$$

n_x, n_y, n_z

er komponentene
av enhetsnormalen.

Følgelig

$$n = \frac{1}{\sqrt{3}} (1, 1, 1)$$

$$\Rightarrow n_x = n_y = n_z$$

legg merke til at dette er

intuitivt riktig, men litt vanskelig å formulere

formulere

Videre har vi at

5)

$$\vec{P}_{-x} = -\vec{P}_x$$

$$\vec{P}_{-y} = -\vec{P}_y$$

$$\vec{P}_{-z} = -\vec{P}_z$$

Den totale kraften på tetrahedret, er som følger

$$\vec{F} = \vec{P}_n d\vec{\sigma}_n + \vec{P}_{-x} d\vec{\sigma}_x + \vec{P}_{-y} d\vec{\sigma}_y + \vec{P}_{-z} d\vec{\sigma}_z$$

[Det er \vec{P}_{-x} , \vec{P}_{-y} , \vec{P}_{-z} pga

måten vi tegnet tetrahedret inn

i koordinatsystemet]

FlakNormalen peker i negativ retning]

6)

 \Rightarrow

$$\vec{F} = \vec{P}_n d\sigma_n - \vec{P}_x d\sigma_x - \vec{P}_y d\sigma_y - \vec{P}_z d\sigma_z$$

$$= \left(\vec{P}_n - n_x \vec{P}_x - n_y \vec{P}_y - n_z \vec{P}_z \right) d\sigma_n$$

Tetrahedrets volum: $V = \frac{1}{3} h d\sigma_n$

Tetrahedrets masse: $M = \frac{1}{3} \rho h d\sigma_n$

Kraft per masseenhet

$$\vec{a} = \frac{\vec{F}}{M} = \frac{\left(\vec{P}_n - n_x \vec{P}_x - n_y \vec{P}_y - n_z \vec{P}_z \right) d\sigma_n}{\frac{1}{3} \rho h d\sigma_n}$$

For at

\vec{a} ikke skal gå mot

vendelig når h går mot

0 må

$$P_h \xrightarrow{h \rightarrow 0} n_x \vec{P}_x + n_y \vec{P}_y + n_z \vec{P}_z$$

P_a komponent form

$$P_{n_x} = n_x P_{xx} + n_y P_{yx} + n_z P_{zx}$$

$$P_{n_y} = n_x P_{xy} + n_y P_{yy} + n_z P_{zy}$$

$$P_{n_z} = n_x P_{xz} + n_y P_{yz} + n_z P_{zz}$$

eller

$$\vec{P}_h = \vec{n} \cdot \vec{P}$$

8)

Vi har altså ~~komp~~

kommet frem til et uttrykk for
spenningssoren.

Dette er selvfølgelig litt

baklengs ettersom vi ikke visste

at vi lette etter den.

Uansett så har vi kommet

frem til at vi kan holde

oversikt over alle kreftene
(virtuell)

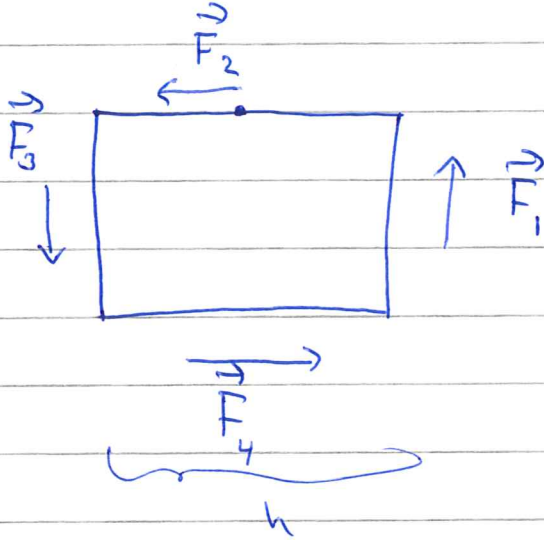
i en boks eller tetrahedon

med en spenningssensor \square

9)

Det er en ting vi ikke

har fått med oss : rotasjonen.



Intuitivt får vi følelsen her

dersom

$$\vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \vec{F}_3 + \vec{F}_4 \neq 0$$

og $h \rightarrow 0$.

Dreiemoment, kjapt

10)

Bevægelsesmengde

$$\vec{p} = m\vec{v}$$

Newton's 2 lov

$$\frac{\partial \vec{p}}{\partial t} = \vec{F}$$

Dreiemoment

$$\vec{L} = \vec{r} \times \vec{p} = I \vec{\omega}$$

Torsjon

$$\frac{d\vec{L}}{dt} = \vec{r} \times \vec{F} = \vec{\tau} = I \frac{d\vec{\omega}}{dt}$$

\vec{L} dreiemoment

$\vec{\omega}$ vinkelhastighet

$\vec{\tau}$ torsjon.

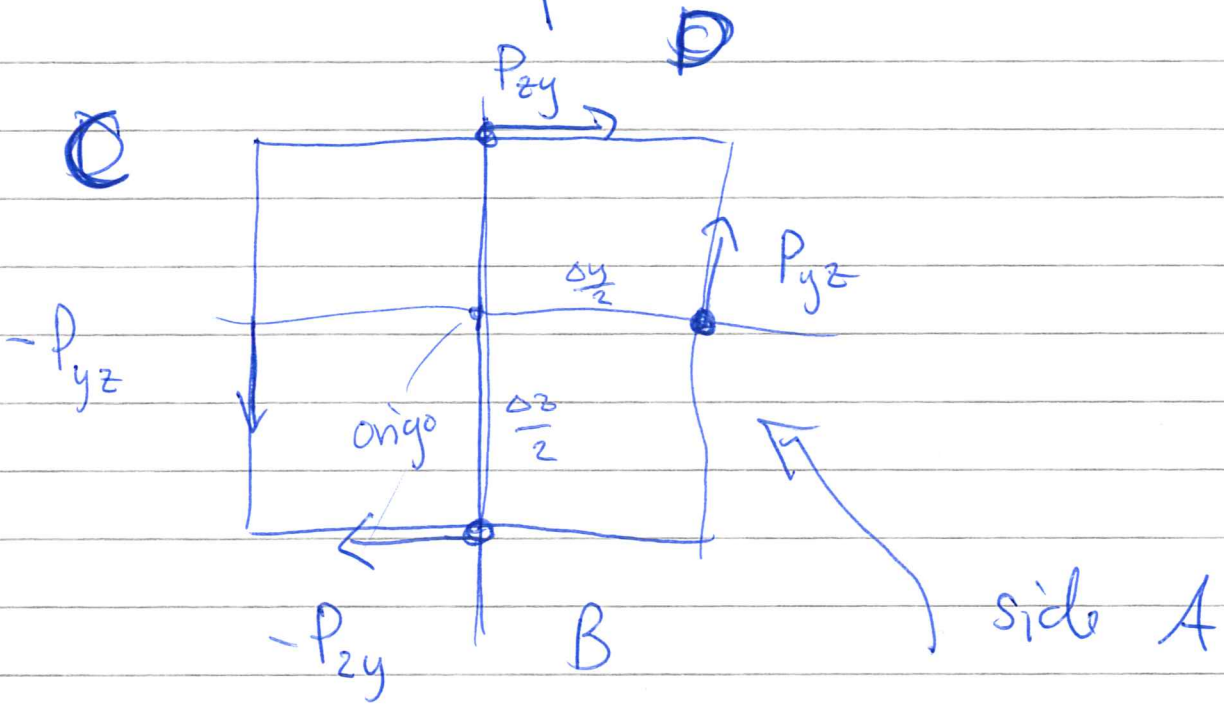
I treghetsmoment

Legg merke til at totalkraft

kan være null, men allikevel

inneholde dreiemoment.

Dreimoment w/hp x-aksen



~~Winkelabsorption~~

Dreimoment (kraft x arm)

~~$M_x = (-P_{2y} - P_{yz})$~~

notakni bruker

M_x

12)

Dreiemoment (kraft x arm)

Side A:

$$\text{arm} : \frac{\Delta y}{2}$$

$$\text{kraft} : P_{yz} \cdot \underbrace{\Delta z \Delta x}_{\text{overflate}}$$

Kraften på side A og C

blir dermed

$$\frac{\Delta y}{2} \times (P_{yz} \Delta z \Delta x)$$

$$+ \frac{-\Delta y}{2} \times (-P_{yz} \Delta z \Delta x)$$

13)

Totalt dreiemoment ρr^2

A, B, C, D

$$M_x = (P_{zy} - P_{yz}) \Delta x \Delta y \Delta z$$

$$I_x = m r^2 \approx \rho \Delta x \Delta y \Delta z \left(\frac{\Delta x}{2}\right)^2$$

Vinkelakselasjonen:

$$\dot{\Omega}_x = \frac{M_x}{I_x} = \frac{P_{zy} - P_{yz}}{\left(\frac{\Delta x}{2}\right)^2}$$

Altså $\dot{\Omega}_x \xrightarrow[\Delta x \rightarrow 0]{} \infty$ dersom

ikke $P_{zy} \rightarrow P_{yz}$.

Følgelig bør spenningsaksoren

være symmetrisk for at

ikke uønskelig rotasjoner

skal dukke opp av intet.