

Kapittel 11

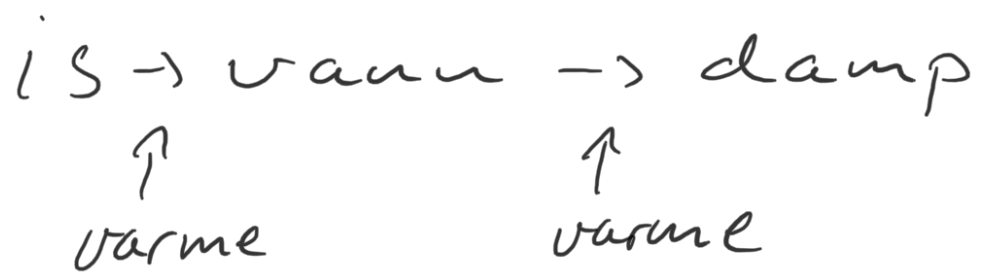
Varme

Et lukket system i en viss tilstand har en indre energi E , som er funksjon av 2 tilstandsvariable

Den indre energien representerer den energien som må tilføres systemet for å nå denne tilstanden. Men indre energi er ikke bare molekylers bevegelse

$$E \neq \frac{\partial E}{\partial T} T = C T$$

Det er også, for eksempel, energi til faseoverganger



For små endringer i energi uten faseovergang har man

$$\Delta E = \frac{\partial E}{\partial T} \Delta T$$

$$\Delta E = C \Delta T$$

Og fra termodynamikkens første lov får vi da

$$\frac{\partial T}{\partial t} + \vec{v} \cdot \nabla T = \chi \nabla^2 T + \frac{q}{\rho c}$$

Gjelder altså ikke ved faseovergang.

Tar man bort konveksjon og kildeledd får man

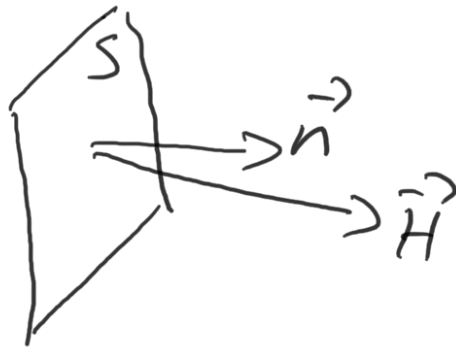
$$\frac{\partial T}{\partial t} = \chi \nabla^2 T$$

som heter varmelikninga
eller "heat equation".

Linear med mange kjente
løsninger.

Eksempel

Finn varmefluksen gjennom en
vilkårlig flate S .



$$\vec{H} = \rho E \vec{v} - k \nabla T$$

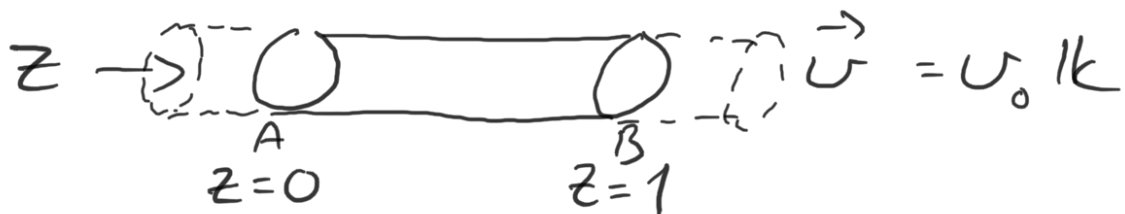
$$\vec{H} \text{ i retning } \vec{n} = \vec{H} \cdot \vec{n}$$

Summert over flate

$$\int_S \vec{H} \cdot \vec{n} d\sigma = \int_S (\rho E \vec{v} - k \nabla T) \cdot \vec{n} d\sigma$$

Må kjenne S, ρ, E, \vec{v}, k og T for å finne et tall!

Anta nå at vi ser på strømning i del av et rør



Strømmer inn ved A og ut ved B. Strømmer ikke gjennom rørveggen.

Steady - state
Ingen kilder eller faseovergang

$$\vec{v} \cdot \nabla T = \chi \nabla^2 T$$

Varmetap gjennom veggen pga lav temperatur i

omgivelsene



Varmefluts
gjennom
rørveggen

På grunn av varmetap
vil $T_B < T_A$. Vi antar
lineært fall slik at

$$T(z) = T_A + (T_B - T_A)z$$

$$\nabla T = (T_B - T_A) \mathbf{k}$$

Ser nå på varmebalansen

$$\vec{U} \cdot \nabla T = \chi \nabla^2 T$$

$$\int_V \vec{U} \cdot \nabla T - \chi \nabla^2 T \, dV = 0$$

$$\int_V \nabla \cdot \vec{U} T - \nabla \cdot \chi \nabla T \, dV = 0$$

$$\oint_S (\vec{v}_T - \chi \nabla T) \cdot \vec{n} d\sigma = 0$$

Hele varmelikningen er bestemt av flukser ut av S .

$$\text{Merk } \vec{v}_T - \chi \nabla T = \frac{\vec{H}}{\rho c}$$

$$\oint \vec{v}_T \cdot \vec{n} d\sigma = \int_{S_B} v_0 k T_B \cdot k d\sigma$$

$$- \int_{S_A} v_0 k T_A \cdot k d\sigma$$

$$= v_0 S_B T_B - v_0 S_A T_A$$

$$S_A = S_B = \pi r^2$$

$$\underline{= v_0 \pi r^2 (T_B - T_A)}$$

Varmeflukt pga ledning

$$\oint_S \chi \nabla T \cdot \vec{n} d\sigma$$

har vi gjennom alle flater

$$\oint \chi \nabla T \cdot \vec{n} d\sigma = \int_{S_B} \chi \nabla T \cdot \vec{k} d\sigma$$

$$- \int_{S_A} \chi \nabla T \cdot \vec{k} d\sigma$$

$$\text{Veggen} \rightarrow + \int_w \chi \nabla T \cdot \vec{e}_r d\sigma$$

Ved A og B har vi

$$\nabla T = (T_B - T_A) \vec{k}$$

$$\int_{S_B} \chi (T_B - T_A) \vec{k} \cdot \vec{k} d\sigma = \chi (T_B - T_A) \pi r^2$$

$$- \int_{S_A} \chi (T_B - T_A) \vec{k} \cdot \vec{k} d\sigma = -\chi (T_B - T_A) \pi r^2$$

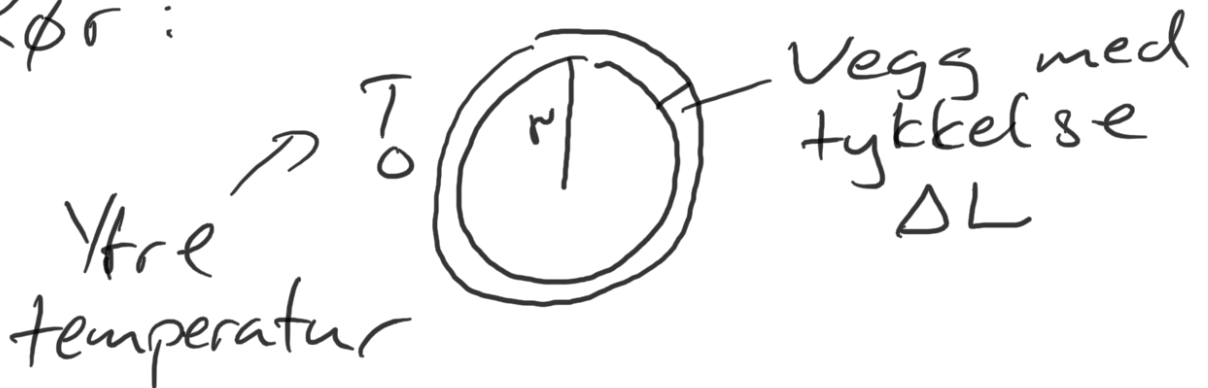
\Rightarrow De to endeflatene
kansellerer.

Veggen:

$$\int_w \kappa \nabla T \cdot \hat{n}_r d\sigma = \dot{Q}$$

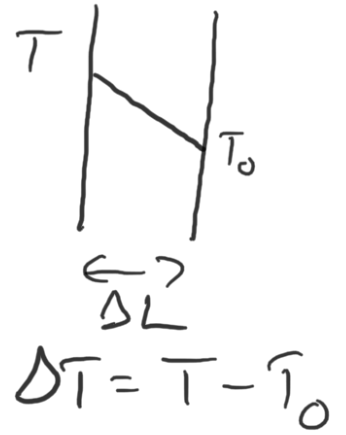
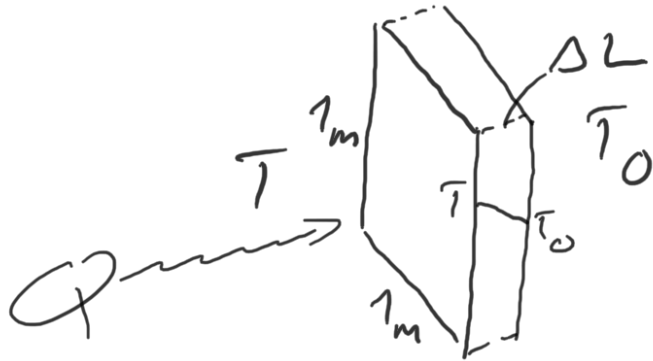
Varmetap gjennom veggen er en grensebetingelse!

Rør:



Vi må vite hvordan veggen leder varme. Varmetap gjennom 1 m^2 stor flate for et materiale finnes i oppslagsverk. Generelt har man

$$\frac{\text{Varmeflukt}}{A} = \frac{k \Delta T}{\Delta L}$$



$$k : \frac{W}{m K}$$

Luft : 0,025 (!)

Glass : 0,84

Kopper : 386

Glava : 0,035

Varmetap per flateareal:

$$\frac{k}{\Delta L} (T - T_0) \left[\frac{W}{m^2} \right]$$

Dette brukes for å finne varmetapet gjennom veggen

$$-\rho c \int_w x \nabla T \cdot \vec{u}_r d\sigma = \int_w \frac{k}{\Delta L} \Delta T d\sigma$$

Merk: ρc er nødvendig for å få riktige enheter.

$$\rho c x \nabla T : \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \frac{\text{J}}{\text{kg K}} \frac{\text{m}^2}{\text{s}} \frac{\text{K}}{\text{m}} : \frac{\text{J}}{\text{m}^2 \text{s}} = \frac{\text{W}}{\text{m}^2}$$

Hvis vi vet alle betingelser,

$T_A, T_B, v_0, T_0, \rho, c, r, \Delta L,$

Kan vi finne k ?

Vi går tilbake til balanselikningen vår for røret:

$$\rho c \cdot \oint (\vec{v}_T - x \nabla T) \cdot \vec{n} d\sigma = 0$$

$$\rho C U_0 \pi r^2 (T_B - T_A) = \rho C \oint \chi \nabla T \cdot \hat{u}_r d\sigma$$

$$= \int_w \rho C \chi \nabla T \cdot \hat{u}_r d\sigma$$

$$= - \int_w \frac{k}{\Delta L} \Delta T d\sigma$$

$$\Delta T = T - T_0 = T_A + (T_B - T_A) z - T_0$$

$$\int_w \frac{k}{\Delta L} \Delta T d\sigma = \int_0^L \int_0^{2\pi} \frac{k}{\Delta L} (T_A + (T_B - T_A) z - T_0) r d\theta dz$$

$$= \int_0^L \frac{2\pi r k}{\Delta L} (T_A + (T_B - T_A) z - T_0) dz$$

$$= \frac{2\pi r k}{\Delta L} \left(\frac{1}{2} (T_A + T_B) - T_0 \right)$$

$$\rho C U_0 \pi r^2 (T_B - T_A) = - \frac{2\pi r k}{\Delta L} \left(\frac{1}{2} (T_A + T_B) - T_0 \right)$$

$$k = \frac{\beta \rho v_0 r \Delta L (T_A - T_B)}{T_A + T_B - 2T_0}$$

Varmeledningkoeffisienten
kan finnes ved indirekte
å måle $T_A, T_B, T_0, \Delta L, v_0, \dots$

