Fra sist: dQ=0 => 0 = dU + dW (1.600)

Antar reversibelt arbeid og ideall gass:

atw = p.dV = nRT dV/V

Fra s. 20: nR = Gp - Cv

Fra s. 19: dU = Gv dT

 $\Rightarrow$  0 =  $G_v dT + (G_p - G_v) T <math>\stackrel{QV}{\nabla}$ 

 $\Rightarrow \frac{\partial T}{T} = -\left(\frac{C_{P}}{C_{V}} - 1\right) \frac{\partial V}{V}$ 

Vi definerer adiabatkonstanten & = Gp/Gv (8 >1)

og integrerer på begge sider:

lnT = - (8-1) ln V + konst.

=> ln { T· V8-1} = konst.

⇒ T.V er konstant langs en adiabat

Med T=pV/nR = pV-konst. får vi

pV·V8-1 = pV er konst. langs adiabat

Med V = nRT/p = konst. T/p får vi

p. (T/p) = leonst.

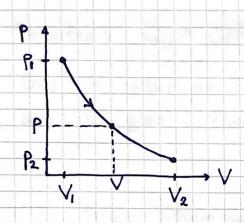
dus p.T. 8-1 er konst. langs adiabat

Adiabat: pV = konst.; 81>1

Isoterm : p V = konst.

=> Adiabater er brattere enn isotermer i pV-diagram.

Arbeid ved adiabatisk utvidelse:



Ettersom Q=0, bor vi finna  $W = -\Delta U = -G_V \Delta T$  med  $\Delta T = T_2 - T_1$ .

Langs adiabaten er  $p \vee^{\aleph} = p_1 \vee_1^{\aleph} = p_2 \vee_2^{\aleph}$ , dus  $p(V) = p_1 \vee_1^{\aleph} \vee^{-\aleph}$  evt.  $p(V) = p_2 \vee_2^{\aleph} \vee^{-\aleph}$ Dermed:

 $V = \int_{1}^{\sqrt{2}} \rho(v) dv = \rho_{\mathbf{j}} V_{\mathbf{j}}^{8} \int_{1}^{\sqrt{2}} -8 dv$ 

 $= p_{i} \vee_{i}^{w} \cdot \left( \vee_{i}^{1-w} - \vee_{i}^{1-w} \right) / \left( 1-w \right)$ 

 $= (\rho_1 \vee_1 - \rho_2 \vee_2)/(\aleph - 1)$ 

som kan omskrives:

 $p_1V_1 - p_2V_2 = nR(T_1 - T_2) = -nR\Delta T$ 

 $8-1 = (G_p - G_v)/G_v = nR/G_v$ 

=> W = - G, AT = - AU; OK!

H = U+pV H = systemets entalpi (tilstandsfunksjon)

$$\Rightarrow C_{p} = \left(\frac{dQ}{dT}\right)_{p} = \left(\frac{dU + pdV}{dT}\right)_{p} = \left(\frac{d(U + pV)}{dT}\right)_{p} = \left(\frac{dH}{dT}\right)_{p}$$

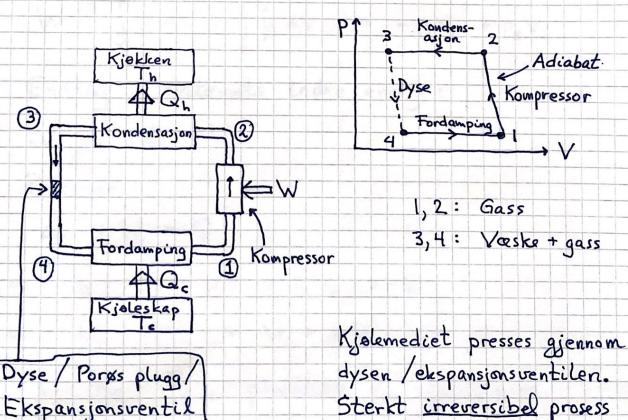
Dessuten:  $G_v = \left(\frac{dU}{dT}\right)_v$ 

Dus: H spiller en tilsvarende rolle à isobare prosesser som U gjør i isokore prosesser.

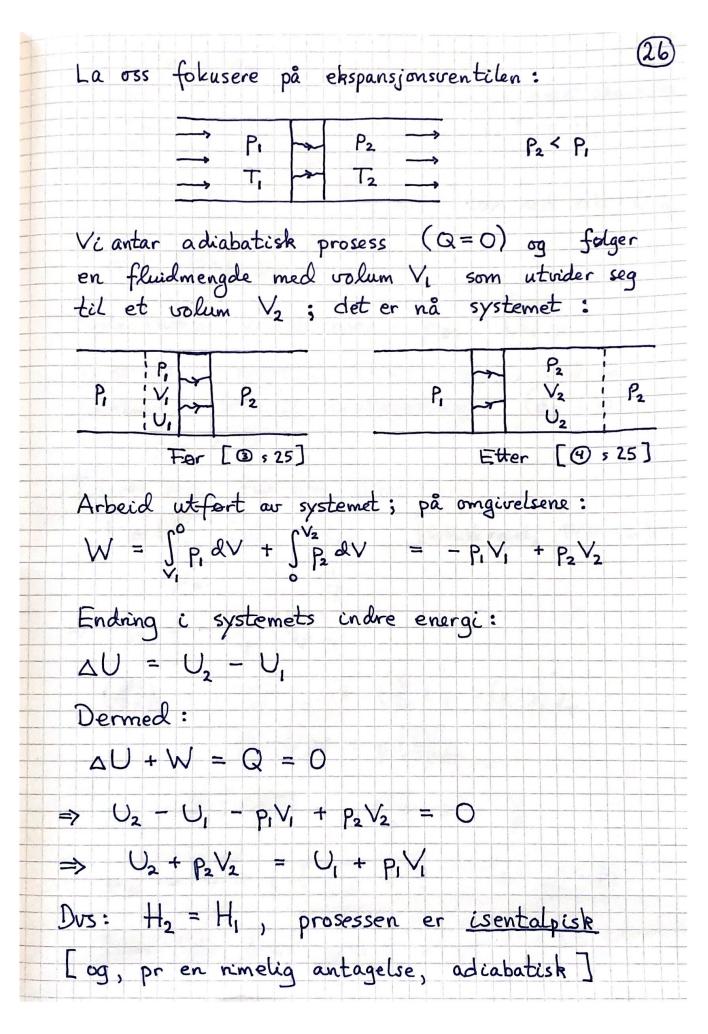
Joule - Thomson - effekten 2.11 [LHL 17.8]

Motivasjon: Kjøleskap, med kompressor. (Lab!)

Skisse:



med betydelig trykkfall.



27 Temperaturending: Vi må i praksis ha aukjøling hvis kjøleskapet skal virke. De aktuelle tilstandsvariablene er her p, T og H, dus T = T (p, H). Dermed: dT = (3T) dp + (3T) dH, som med dH = O gir  $dT = \left(\frac{3}{9}\right)^{1} d\rho$ Foule-Thomson-koeffisienten:  $\mu_{3T} = \begin{pmatrix} \partial T \\ \partial P \end{pmatrix}_{H}$ Vi ser da at aukjøling, dT < 0, oppnås ved en isentalpisk (dH=0) trykkreduksjon (dp < 0) når  $\mu_{\text{FT}} > 0$ . Ideell gass fungerer ikke:  $-1 = \left(\frac{\partial T}{\partial P}\right)_{H} \left(\frac{\partial P}{\partial H}\right)_{T} \left(\frac{\partial H}{\partial T}\right)_{P}$  [Syklisk regel; PCH 1.6]  $\mu_{37}$   $G_p$  $\Rightarrow \mu^{\pm 1} = -\frac{C^b}{l} \cdot \left(\frac{\partial b}{\partial H}\right)^L$  $\left(\frac{3b}{3H}\right)^{\perp} = \left(\frac{3b}{3\Omega(\perp)}\right)^{\perp} + \left(\frac{3b}{3}\left(b \cdot \Lambda(b^{\perp}\perp)\right)\right)^{\perp}$  $= 0 + \wedge + b \cdot \left(\frac{3b}{9\lambda}\right)^{\perp}$  $\left(\frac{\partial V}{\partial P}\right)_{T} = \frac{\partial}{\partial P}\left(\frac{r_{R}RT}{P}\right) = -\frac{r_{R}RT}{P^{2}} = -\frac{V}{P}$  $\Rightarrow \mu_{3T} = V + p \cdot \left(-\frac{V}{P}\right) = 0 \Rightarrow \Delta T = 0$ Bruker ilche ideell gass i praksis / på lab.