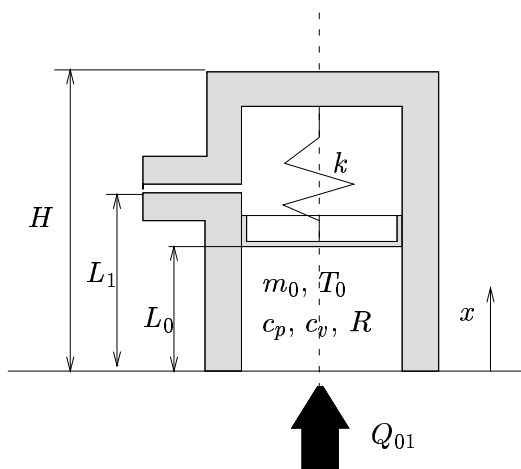


- 2) Gegeben ist ein Behälter, in dem sich ein ideales Gas (gegebener konstanter Stoffwerte c_p, c_v, R), der Masse m_0 bei Umgebungstemperatur $T_0 = T_U$ befindet. Die Feder, die den Kolben niederdrückt, besitzt eine lineare Kennlinie ($F = kx$). Sie ist entspannt, wenn der Kolben (Kolbenfläche A , Gewicht vernachlässigbar) am Boden aufliegt. Der Umgebungsdruck ist zu vernachlässigen.

- Drücken Sie p als Funktion von x aus.
- Wie groß sind p_0 und V_0 ?
- Welche Wärmemenge Q_{01} muß dem Gas zugeführt werden, damit der Kolben bis zur Auslaßöffnung (L_1) hinaufgedrückt wird?
- Berechnen Sie die spezifischen Entropieänderung ($s_1 - s_0$) des Gases in Abhängigkeit der Stoffwerte und der Längen L_1 und L_0 .



Lösung:

- a.)

$$p = \frac{F}{A} = \frac{kx}{A}$$

Aus $pV = m_0RT$ und $V = Ax$ folgt weiters

$$x = \sqrt{\frac{m_0RT}{k}}$$

sodass als unabhängige Zustandsgrösse entweder x oder T verwendet werden kann.

- b.) Im Ausgangszustand gilt:

$$x = L_0 = \sqrt{\frac{m_0RT_0}{k}}, \quad p = p_0 = \frac{kL_0}{A} = \frac{\sqrt{k m_0 R T_0}}{A}, \quad V = V_0 = AL_0 = A\sqrt{\frac{m_0RT_0}{k}}$$

- c.)

$$Q_{01} = U_1 - U_0 - W_{01}$$

Mit $dT = \frac{2kx}{m_0R}dx$ und $dV = Adx$ folgt

$$U_1 - U_0 = m_0c_v \int_{T_0}^{T_1} dT = \frac{kc_vL_0^2}{R} \left(\frac{L_1^2}{L_0^2} - 1 \right) = m_0c_vT_0 \left(\frac{L_1^2}{L_0^2} - 1 \right),$$

$$-W_{01} = \int_{V_0}^{V_1} p dV = \frac{kL_0^2}{2} \left(\frac{L_1^2}{L_0^2} - 1 \right) = \frac{m_0 R T_0}{2} \left(\frac{L_1^2}{L_0^2} - 1 \right),$$

$$Q_{01} = \frac{c_p + c_v}{2} m_0 T_0 \left(\frac{L_1^2}{L_0^2} - 1 \right) = \frac{k}{2} \frac{c_p + c_v}{c_p - c_v} L_0^2 \left(\frac{L_1^2}{L_0^2} - 1 \right)$$

d.)

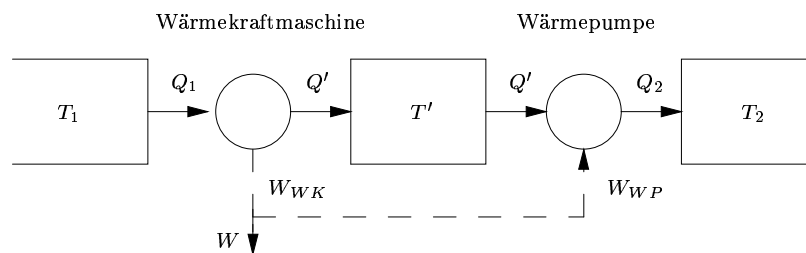
$$ds = c_v \frac{dT}{T} + R \frac{dV}{V}$$

Mit $\frac{dT}{T} = 2 \frac{dx}{x}$ und $\frac{dV}{V} = \frac{dx}{x}$ folgt

$$s_1 - s_0 = (c_p + c_v) \ln \frac{L_1}{L_0}$$

- 3) Eine Carnot-Wärmekraftmaschine arbeitet zwischen einem Energiespeicher 1 mit der Temperatur T_1 und einem endlichen Körper der Temperatur T' . Die Temperatur dieses Körpers wird mittels einer Carnot-Wärmepumpe konstant gehalten. Die Wärmepumpe führt ihre Abwärme einem Energiespeicher 2 mit der Temperatur T_2 zu, und wird mit einem Teil der von der Wärmekraftmaschine verrichteten Arbeit W_{WK} betrieben. Es ist $T_1 > T_2 > T'$.

Wie groß ist die Prozessnettoarbeit W , die der Wärmepumpe zugeführte Arbeit W_{WP} , und die von der Wärmekraftmaschine verrichtete Arbeit W_{WK} , wenn die der Wärmekraftmaschine zugeführte Wärme Q_1 beträgt?



Lösung:

Wärmekraftmaschine:

$$W_{WK} = -|W_{WK}| = -\eta_C Q_1 = -\left(1 - \frac{T'}{T_1}\right) Q_1$$

Die gekoppelte Wärmekraftmaschine und Wärmepumpe kann insgesamt wieder als Wärmekraftmaschine aufgefasst werden. Da diese dann ebenfalls reversibel zwischen zwei konstanten Temperaturniveaus T_1 und T_2 arbeitet, besitzt sie den Carnot-Wirkungsgrad. Daher gilt:

$$W = -|W| = -\eta_C Q_1 = -\left(1 - \frac{T_2}{T_1}\right) Q_1$$

Daraus folgt für die der Wärmepumpe zugeführte Arbeit

$$W_{WP} = |W_{WK}| - |W| = (T_2 - T') \frac{Q_1}{T_1} > 0$$

- 4) In einem geschlossenen Behälter (Ausgangsdruck $p_1 = 10$ bar) befindet sich Naßdampf (Dampfgehalt $x_1 = 0.2$) im thermodynamischen Gleichgewicht. Der Naßdampf wird solange quasistatisch und isochor erwärmt, bis nur noch eine Phase vorliegt.

- Welche Endtemperatur T_2 stellt sich ein?
- Veranschaulichen Sie diesen Vorgang im p,v - und im T,s -Diagramm.
- Welche Wärmemenge muß pro Masseneinheit zugeführt werden?

Lösung:

Zustand 1:

$$p_1 = 10 \text{ bar, } (T_1 \approx 180^\circ \text{C}) \quad v'_1 = 1,1273 \text{ dm}^3/\text{kg} \quad v''_1 = 0,1944 \text{ m}^3/\text{kg} \quad h'_1 = 762,5 \text{ kJ/kg} \quad h''_1 = 2776,2 \text{ kJ/kg}$$

$$v_1 = (1 - x_1)v'_1 + x_1v''_1 = 39,79 \text{ dm}^3/\text{kg}$$

$$h_1 = (1 - x_1)h'_1 + x_1h''_1 = 1165,24 \text{ kJ/kg}$$

$$v''_2 = v_1 \Rightarrow \vartheta_2 = 263,58^\circ \text{C}$$

Zustand 2:

$$p_2 = 49,848 \text{ bar, } \vartheta_2 = 263,58^\circ \text{C} \quad v_2 = v''_1 = 39,79 \text{ dm}^3/\text{kg} \quad h_2 = h''_1 = 2794,07 \text{ kJ/kg}$$

$$du = dh - pdv - vdp = dh - vdp$$

$$\Rightarrow q_{12} = h_2 - h_1 - v_1(p_2 - p_1) = 1470,3 \text{ kJ/kg}$$

- 5) In einem Gefäß befindet sich 40 kg Eis mit der Temperatur $\vartheta_E = -10^\circ \text{C}$. Wieviel Wasser der Temperatur $\vartheta_F = 30^\circ \text{C}$ muß dem Gefäß mindestens hinzugefügt werden, um das Eis vollständig zu schmelzen?

Berechnen Sie außerdem die Entropieänderung dieses Vorganges und begründen Sie, warum dieser reversibel oder irreversibel ist.

$$c_{p,E} = 2,1 \text{ kJ/kg K, } c_{p,F} = 4,19 \text{ kJ/kg K, } l_0 = 333,5 \text{ kJ/kg.}$$

Etwaiger Wärmeaustausch mit der Umgebung kann vernachlässigt werden.

Lösung:

- a) Wahl des energetischen Bezugspunkts: flüssiges Wasser bei 0°C

$$1. \text{ HS Eis: } H_{E,1} = m_E c_{p,E} \vartheta_{E,1} - l_0 m_E, \quad \text{Wasser: } H_{F,1} = m_F c_{p,F} \vartheta_{F,1}$$

$$H_{E,2} = 0, \quad H_{F,2} = (m_E + m_F) c_{p,F} \vartheta_{F,2}$$

$$1. \text{ HS Gesamt: } H_1 = H_{E,1} + H_{F,1} = H_2 \Rightarrow m_F = m_E \frac{c_{p,E} (\vartheta_{E,2} - \vartheta_{E,1}) + l_0}{c_{p,F} (\vartheta_{F,1} - \vartheta_{F,2})} = \underline{112,81 \text{ kg}}$$

$$\text{wobei } \vartheta_{F,2} = \vartheta_{E,2} = 0^\circ \text{C}$$

b)

$$T_{E/F} = \vartheta_{E/F} + 273,15^\circ \text{K}$$

$$2. \text{ HS Eis: } \Delta S_E = m_E \left(c_{p,E} \ln \frac{T_{E,2}}{T_{E,1}} + \frac{l_0}{T_{E,2}} \right) = 51,971 \text{ kJ/K}$$

$$2. \text{ HS Wasser } \Delta S_F = m_F c_{p,F} \ln \frac{T_{F,2}}{T_{F,1}} = -49,256 \text{ kJ/K}$$

$$\text{gesamt: } \Delta S_{\text{ges.}} = \Delta S_E + \Delta S_F = \underline{2,71 \text{ kJ/K}}$$

Prozess ist irreversibel, weil $\Delta S_{\text{ges.}} > 0$!

6) Zwei Mengen feuchter Luft A und B werden bei $p = 1$ bar isobar gemischt (Mischung M).

A: $m_A = 1$ kg (trockene Luft); $\vartheta_A = 6^\circ\text{C}$; $\psi = 0,9$

B: $h_B = 100$ kJ/kg

Als Ergebnis dieses Prozesses liegt **gesättigte** feuchte Luft mit $x_M = 0,018$ vor.

a) Berechnen Sie x_A und h_A !

b) Berechnen Sie ϑ_M und h_M !

c) Berechnen Sie m_B und x_B !

$$c_{p,L} = 1 \text{ kJ/kgK}; \quad r_0 = 2501,6 \text{ kJ/kg}; \quad c_{p,D} = 1,86 \text{ kJ/kgK}$$

$$x = 0,622 \frac{p_D}{p - p_D}; \quad \psi = \frac{x}{x_S}$$

Dampfdruck-
tabelle für
Wasser:

ϑ $^\circ\text{C}$	p_s mbar
0	6,11
1	6,57
2	7,06
3	7,58
4	8,13
5	8,72
6	9,35
7	10,02
8	10,72
9	11,48
10	12,28
11	13,12
12	14,02
13	14,97
14	15,98
15	17,05
16	18,17
17	19,37
18	20,63
19	21,96
20	23,38
21	24,86
22	26,43
23	28,09
25	31,66

Lösung:

a)

$$x_{sA} = 0,622 \frac{p_s(6^\circ\text{C})}{p - p_s(6^\circ\text{C})} = 5,871 \cdot 10^{-3}$$

$$\Rightarrow x_A = x_{AD} = x_{sA} \psi = \underline{5,284 \cdot 10^{-3}}$$

$$h_A = (c_{pL} + x_{AD} c_{pD}) \vartheta_A + x_{AD} r_0 = \underline{19,276 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}}}$$

b)

$$p_{sM} = \frac{p}{\frac{0,622}{x_M} + 1} = 28,125 \text{ mbar} \quad \Rightarrow \vartheta_M \approx \underline{23^\circ\text{C}}$$

$$h_M = (c_{pL} + x_M c_{pD}) \vartheta_M + x_M r_0 = \underline{68,799 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}}}$$

c)

$$\Delta H = (m_A + m_B) h_M - (m_A h_A + m_B h_B) = 0 \Rightarrow m_B = m_A \frac{h_M - h_A}{h_B - h_M} = \underline{1,587 \text{ kg}}$$

$$m_B x_B + m_A x_A = (m_A + m_B) x_M \Rightarrow x_B = \frac{(m_A + m_B) x_M - m_A x_A}{m_B} = \underline{0,02601}$$