<u>t</u> 62

a) Nach **Erg. 13** mit x = 1,4 $\Pi_{\text{opt}} = (T_3/T_1)^{x/(2 \cdot x - 2)} = (1023/288)^{1,4/(2,8 - 2)}$ $\Pi_{\text{opt}} = 9,2$ also vorhandenes Π günstig!

b)
$$W_{t,K,s} = \Delta h_{K,s} = \frac{\varkappa}{\varkappa-1} \cdot R \cdot T_1 \cdot \left[\pi^{(\varkappa-1)/\varkappa} - 1 \right]$$
 $W_{t,K,s} = \frac{1,4}{1,4-1} \cdot 287 \cdot 288 \cdot \left[9^{(1,4-1)/1,4} - 1 \right] \left[\frac{J}{kg \cdot K} \cdot K \right]$
 $W_{t,K,s} = 252684 \text{ J/kg} \approx 253 \text{ kJ/kg}$
 $W_{t,T,s} = \Delta h_{T,s} = \frac{\varkappa}{\varkappa-1} \cdot R \cdot T_3 \cdot \left[1 - (1/\pi)^{(\varkappa-1)/\varkappa} \right]$
 $W_{t,T,s} = \frac{1,4}{1,4-1} \cdot 287 \cdot 1023 \cdot \left[1 - (1/9)^{(1,4-1)/1,4} \right]$
 $W_{t,T,s} = 479093 \text{ J/kg} \approx 479 \text{ kJ/kg}$

Mit den Werten ergibt sich:

$$\Delta h_{N,s} = \Delta h_{T,s} - \Delta h_{K,s} = w_{t,T,s} - w_{t,K,s}$$

 $\Delta h_{N,s} = 479 - 253 = 226 \text{ kJ/kg}$

Oder nach Erg. 13:

$$\eta_{A,\text{th}} = 1 - (1/\pi)^{(\varkappa-1)/\varkappa} = 1 - (1/9)^{(1,4-1)/1,4}$$

 $\eta_{A,\text{th}} = 0,466 \approx 0,47 \text{ (wie zuvor!)}$

c) Nach Unterabschnitt: 11.4.4 Rauchgaswerte: \varkappa = 1,37; R = 277 J/(kg K) Erwartete Wirkungsgrade bei vielstufigem Axialverdichter $\eta_{\rm K,s}$ = 0,88 mehrstufiger Axialturbine $\eta_{\rm T,s}$ = 0,9

Kompressor:
$$w_{t,K} = w_{t,K,s}/\eta_{K,s}$$
 mit
 $w_{t,K,s} = \Delta h_{K,s} \approx 253 \text{ kJ/kg}$ (nach Frage a)
 $w_{t,K} = 253/0.88 = 287.5 \text{ kJ/kg}$

Turbine:
$$w_{t,T} = w_{t,T,s} \cdot \eta_{T,s}$$
 $w_{t,T,s} = \Delta h_{T,s} = \frac{\varkappa}{\varkappa - 1} \cdot R \cdot T_3 \cdot \left[1 - (1/\pi_T)^{(\varkappa - 1)/\varkappa} \right]_{wobei}$
 $\pi_T = p_3/p_4$
 $p_4 = p_1 = 1 \text{ bar}$
 $p_3 = p_2 - \Delta p_{BK} = p_2 - 0.05 \cdot p_2 = 0.95 \cdot p_2$
 $p_3 = 0.95 \cdot \pi_K \cdot p_1 = 0.95 \cdot 9 \cdot 1 = 8.55 \text{ bar}$
 $\pi_T = 8.55/1 = 8.55$

$$w_{t,T,s} = \frac{1.37}{1.37-1} \cdot 277 \cdot 1023 \cdot \left[1 - (1/8,55)^{(1,37-1)/1,37}\right]$$

$$w_{t,T,s} = 461511 \text{ J/kg} \approx 461.5 \text{ kJ/kg}$$

$$w_{t,T} = 461,5.0,9 = 415 \text{ kJ/kg}$$

$$\underline{\mathbf{w}_{t,N}} = \mathbf{w}_{t,T} - \mathbf{w}_{t,K} = 415 - 287,5 = 127,5 \text{ kJ/kg}$$

d)

<u>Pkt. 1</u>, Kompressoreintritt: $p_1 = 1$ bar; $t_1 = 15$ °C <u>Pkt. 2</u>, Kompressoraustritt: $p_2 = \pi_{K} \cdot p_1 = 9$ bar

$$\Delta T_{K} = T_{2} - T_{1} = \eta_{K,s}^{-1} \cdot T_{1} \cdot \left[\pi^{(\varkappa-1)/\varkappa} - 1 \right]$$
 (Erg. 13)
= 288.0,88⁻¹. $\left[9^{(1,37-1)/1,37} - 1 \right] [K] = 265 \text{ K}$

 $\frac{T_2}{T_2} = T_1 + \Delta T_K = 288 + 265 = 553 \text{ K} \longrightarrow t_2 = 278 \text{ °C}$

Pkt. 3, Turbineneintritt: p_3 = 8,55 bar; t_3 = 750 °C Pkt. 4, Turbinenaustritt: p_{\perp} = p_1 = 1 bar

$$\Delta T_{T} = T_{3} - T_{4} = \eta_{T,s} \cdot T_{3} \cdot \left[1 - (1/\pi_{T})^{(\varkappa-1)/\varkappa}\right]$$
 (Erg. 13)
= 0,9 \cdot 1023 \cdot \left[1 - (1/8,55)^{(1,37-1)/1,37}\right] = 405 K
 $T_{4} = T_{3} - \Delta T_{T} = 1023 - 405 = 618 K - t_{4} = 345 °C$

e) Nach Gl. (394.1) mit
$$T_3/T_2 = 1023/558 = 1.85$$

$$\frac{\eta_g}{(T_3/T_2) \cdot \eta_{T,s} - 1/\eta_{K,s}} = \frac{1.85 \cdot 0.9 - 1/0.88}{1.85 - 1} = \frac{0.62}{1.85}$$

f) Mit geschätzt $\eta_{BK} = 0.96$ und $\eta_{m} = 0.98$ nach Ab. 17.13:

$$\underline{\eta_{A}} = \eta_{A, th} \cdot \eta_{g} \cdot \eta_{BK} \cdot \eta_{m} = 0,47 \cdot 0,62 \cdot 0,96 \cdot 0,98 = 0,27$$

g) Mit $\dot{m}_T = 0.95 \cdot \dot{m}_K$ aus

$$P_{N} = \dot{m}_{T} \cdot w_{t,T} - \dot{m}_{K} \cdot w_{t,K} = \dot{m}_{K} \cdot (0,95 \cdot w_{t,T} - w_{t,K})$$

$$\dot{m}_{K} = \frac{P_{N}}{0,95 \cdot w_{t,T} - w_{t,K}} = \frac{8200}{0,95 \cdot 415 - 287,5} \left[\frac{kW}{kJ/kg} \right]$$

$$\dot{m}_{K} = 76,8 \text{ kg/s}$$

h) Nach Unterabschnitt 11.4.5.3: $m_{Lu,0} = 14.5 \text{ kgLu/kgBr}$ und $H_u = 42 \text{ MJ/kgBr}$ nach Tab. 11-9. Hieraus folgt die vom Kraftstoff auf die

$$q_{BK,th} = \frac{H_u}{m_{Lu,0}} = \frac{42000}{14.5} \left[\frac{kJ/kgBr}{kgLu/kgBr} \right] \approx 2897 \ kJ/kgLu$$

theoretische Verbrennungsluftmenge bezogene Wärme:

Dagegen beträgt die der Verbrennungsluft tatsächlich zugeführte Wärme nach Erg. 13:

$$q_{BK} = 996 \cdot (T_3 - T_2) + 0.11 \cdot (T_3^2 - T_2^2) \left[J/kgLu \right]$$

$$q_{BK} = 996 \cdot (1023 - 553) + 0.11 \cdot (1023^2 - 553^2)$$

$$q_{BK} = 549599 J/kgLu \approx 549.6 kJ/kgLu$$

Damit die zulässige Rauchgastemperatur nicht überschritten wird, muß die Luftüberschußzahl & betragen:

$$\lambda = q_{BK,th}/q_{BK} = 2897/549,6 = 5,27 = 5,3$$

i)
$$\dot{Q}_{Br} = q_{BK} \cdot \dot{m}_{Lu}$$
 mit $\dot{m}_{Lu} = \dot{m}_{T} = 0.95 \cdot \dot{m}_{K}$
 $\dot{Q}_{Br} = 549.6 \cdot 0.95 \cdot 76.8 [kJ/kg \cdot kg/s]$
 $\dot{Q}_{Br} = 40098 kJ/s \approx 40 MW$

$$\dot{m}_{\rm Br} = \frac{\dot{Q}_{\rm Br}}{H_{\rm u} \cdot \eta_{\rm BK}} = \frac{40098}{42000 \cdot 0.96} \left[\frac{\rm kJ/s}{\rm kJ/kg} \right] = 0.995 \frac{\rm kg}{\rm s} \approx 1 \frac{\rm kg}{\rm s}$$

$$\frac{\dot{m}_{G}}{\dot{m}_{Lu}} = \frac{\dot{m}_{Lu} + \dot{m}_{Br}}{\dot{m}_{Lu}} = \frac{76.8 + 0.995}{76.8} = 1.01296$$
 Oder

$$\frac{m_{G}}{m_{Lu}} = \frac{2 \cdot m_{Lu,0} + 1 \text{ kg}}{2 \cdot m_{Lu,0}} = \frac{5,3 \cdot 14,5 + 1}{5,3 \cdot 14,5} = 1,0130$$

j)
$$q_{WT} = \bar{c}_p \cdot [(t_4 - \Delta t) - t_2]$$

Mit näherungsweise $\bar{c}_p \approx c_p = 1005 \text{ J/(kg·grd)}$
 $q_{WT} = 1005 \cdot [(345 - 50) - 278] [(J/(kg·°C))·°C]$
 $q_{WT} = 17085 \text{ J/kg} \approx 17.1 \text{ kJ/kg}$ Damit $\dot{Q}_{WT} = \dot{m}_T \cdot q_{WT} = 0.95 \cdot \dot{m}_K \cdot q_{WT}$
 $\dot{Q}_{WT} = 0.95 \cdot 78.6 \cdot 17.1 [kg/s·kJ/kg] = 1277 kJ/s$
 $\dot{Q}_{WT} \approx 1.28 \text{ MW}$

Brennstoffeinsparung:

$$\dot{Q}_{WT}/H_{u} = 1,28/42 \left[MW/(MWs/kg)\right] = 0,030 kg/s$$

Das sind ca. 3 % des Brennstoffbedarfs ohne Wärmetauscher. Der Einsatz eines (fast immer aufwendigen) Wärmetauschers lohnt somit kaum.

k)
$$\eta_{A, \text{th}} = 1 - \pi^{(x-1)/3c} \cdot (T_1/T_3)$$
 (Ab. 17.13)
 $\underline{\eta_{A, \text{th}}} = 1 - 9^{(1,4-1)/1,4} \cdot (288/1023) = 0.472$