

ESERCIZIO n.1

Determinare il rendimento isentropico di espansione di una turbina a gas adiabatica ed operante in regime stazionario che produce un lavoro specifico $l = 2000 \text{ kJ/kg}$ espandendo una portata di elio (gas perfetto monoatomico) da uno stato di ingresso noto ($P_1 = 8 \text{ bar}$, $T_1 = 800^\circ\text{C}$) ad una condizione di uscita con $P_2 = 2 \text{ bar}$. **[0.84]**

DEFINIZIONI

$$\eta_{IET} = \frac{\dot{L}_{reale}}{\dot{L}_{ideale}} = \frac{\dot{m} l_{reale}}{\dot{m} l_{ideale}} \quad \text{Rendimento isentropico di espansione turbina}$$

$$\dot{L} = \dot{m} l$$

$$\dot{L}_{turbina} = \dot{m} (h_1 - h_2)$$

$$l_{ideale} = h_1 - h_{2ideale} = c_p (T_1 - T_{2ideale}) \quad l_{reale} = h_1 - h_{2reale}$$

DATI

$$l_{reale} = 2000 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}} = 2 \cdot 10^6 \frac{\text{J}}{\text{kg}}$$

$$P_1 = 8 \text{ bar} = 8 \cdot 10^5 \text{ Pa} \quad T_1 = 800^\circ\text{C} = 1073 \text{ K}$$

$$P_2 = 2 \text{ bar} = 2 \cdot 10^5 \text{ Pa}$$

$$m_{m\text{ elio}} \simeq 4,0026 \frac{\text{g}}{\text{mol}} \quad R^* = \frac{R}{m_m} = 8,314 \frac{\text{J}}{\text{mol} \cdot \text{K}} \cdot \frac{1}{4,0026} \frac{\text{mol}}{\text{g}} = 2078,5 \frac{\text{J}}{\text{kg} \cdot \text{K}}$$

$$c_{p\text{ elio}} = \frac{5}{2} R^* \simeq 5193 \frac{\text{J}}{\text{kg} \cdot \text{K}}$$

$$\eta_{IET} = ?$$

Conversioni

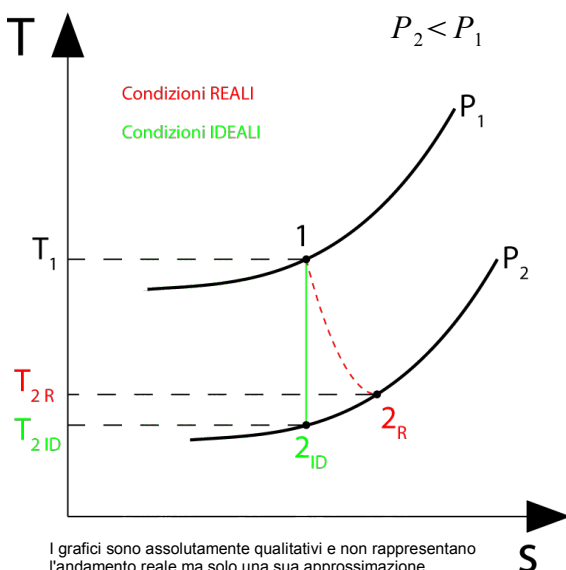
$$1 \text{ bar} = 10^5 \text{ Pa}$$

$$0^\circ\text{C} = 273,15 \text{ K}$$

Unità di misura

$$P [\text{Pa}] = \frac{F}{l^2} \left[\frac{\text{N}}{\text{m}^2} \right] = \left[\frac{\text{kg}}{\text{m} \cdot \text{s}^2} \right]$$

SOLUZIONE



T_{2ID} è l'unica incognita necessaria per il calcolo di l_{ideale} e la ricavo come segue:

Bilancio entropico

$$\Delta s_{1 \rightarrow 2ID} = c_p \ln \left(\frac{T_{2ID}}{T_1} \right) - R^* \ln \left(\frac{P_2}{P_1} \right) = 0 \quad (\text{Turbina adiabatica})$$

Ricavo T_{2ID}

$$T_2 = T_1 \left(\frac{P_2}{P_1} \right)^{\frac{R^*}{c_p}} = 1073 \text{ K} \left(\frac{2 \cdot 10^5 \text{ Pa}}{8 \cdot 10^5 \text{ Pa}} \right)^{\frac{2}{5}} \simeq 616 \text{ K}$$

Sostituisco il valore nella formula del lavoro specifico ideale

$$l_{ideale} = c_p (T_1 - T_{2ID}) = 5193 \frac{\text{J}}{\text{kg} \cdot \text{K}} (1073 - 616) \text{ K} = 2373201 \frac{\text{J}}{\text{kg}}$$

$$\eta_{IET} = \frac{l_{reale}}{l_{ideale}} = \frac{2 \cdot 10^6}{2373201} \simeq 0,84$$

ESERCIZIO n.5

Un compressore comprime adiabaticamente una portata d'aria $\dot{m} = 50 \text{ Kg/h}$.

La pressione e la temperatura dell'aria all'ingresso del compressore sono $P_1 = 1 \text{ bar}$ e $T_1 = 20^\circ \text{C}$. All'uscita dal compressore l'aria ha una pressione di $P_2 = 5 \text{ bar}$. Nell'ipotesi che il compressore operi **stazionalmente**, che abbia un rendimento isoentropico $\eta_c = 0,9$ e che l'aria si comporti come un gas perfetto, determinare la temperatura dell'aria all'uscita del compressore T_2 e la potenza assorbita dalla macchina.

[479.4 K; -2.6 kW]

DEFINIZIONI

$$\eta_c = \frac{\dot{L}_{reale}}{\dot{L}_{ideale}} \quad \text{Rendimento isoentropico di compressione}$$

Bilanci potenze:

$$\frac{dE}{dt} = \dot{m}(h_1 - h_2) + \dot{Q} - \dot{L}$$

$$\frac{dS}{dt} = \dot{m}(s_1 - s_2) + \dot{S}_{IRR} + \dot{S}_{Q\leftarrow}$$

DATI

$$\dot{m} = 50 \frac{\text{kg}}{\text{h}} = \frac{50}{3600} \frac{\text{kg}}{\text{s}}$$

$$P_1 = 1 \text{ bar} = 10^5 \text{ Pa} \quad T_1 = 20^\circ \text{C} = 293 \text{ K}$$

$$P_2 = 5 \text{ bar} = 5 \cdot 10^5 \text{ Pa}$$

$$\eta_c = 0,9$$

$$m_m \simeq 29 \frac{\text{g}}{\text{mol}} \quad R^* = \frac{8314}{29} \frac{\text{J}}{\text{kg} \cdot \text{K}} \quad c_p = \frac{7}{2} R^* \quad \text{Ipotesi: Aria} \simeq \text{Gas Perfetto biatomico}$$

Conversioni

$$1 \text{ bar} = 10^5 \text{ Pa}$$

$$0^\circ \text{C} = 273,15 \text{ K}$$

Unità di misura

$$P [\text{Pa}] = \frac{F}{l^2} \left[\frac{\text{N}}{\text{m}^2} \right] = \left[\frac{\text{kg}}{\text{m} \cdot \text{s}^2} \right]$$

$$T_{2R} = ? [\text{K}] \quad \dot{L}_R = ? [\text{W}]$$

SOLUZIONE

$$\stackrel{=0 \text{ staz.}}{\frac{dE}{dt}} = \dot{m}(h_1 - h_2) + \stackrel{=0 \text{ adiab.}}{\dot{Q}} - \dot{L} = 0$$

$$\stackrel{=0 \text{ staz.}}{\frac{dS}{dt}} = \dot{m}(s_1 - s_2) + \stackrel{=0}{\dot{S}_{IRR}} + \stackrel{=0 \text{ adiab.}}{\dot{S}_{Q\leftarrow}} = \dot{m} \left(c_p \ln \left(\frac{T_{2ID}}{T_1} \right) - R^* \ln \left(\frac{P_2}{P_1} \right) \right) = 0$$

Ricavo T_{2ID} ipotizzando un Gas Perfetto biatomico con $c_p = \frac{7}{2} R^*$

$$T_{2ID} = T_1 \left(\frac{P_2}{P_1} \right)^{\frac{R^*}{c_p}} = T_1 \left(\frac{P_2}{P_1} \right)^{\frac{2}{7}} = 293 \text{ K} \cdot 5^{\frac{2}{7}} \simeq 464 \text{ K}$$

$$\eta_c = \frac{\dot{L}_{ID}}{\dot{L}_R} = \frac{\dot{m} c_p (T_1 - T_{2ID})}{\dot{m} c_p (T_1 - T_{2R})} = 0,9$$

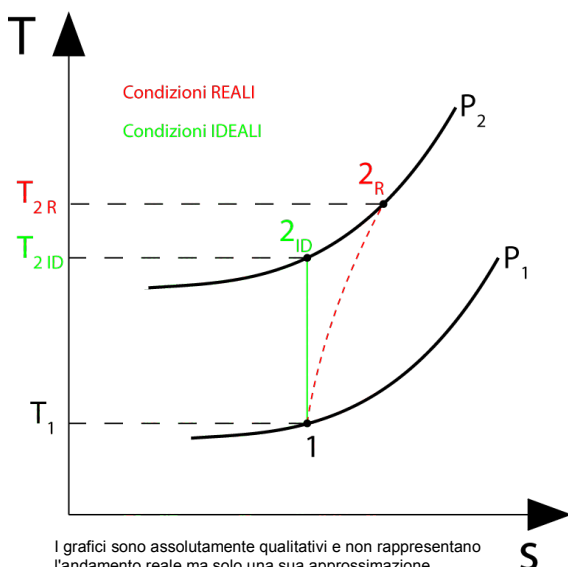
Ricavo T_{2R} dal rendimento

$$T_{2R} \simeq 483 \text{ K}$$

Con T_{2R} posso così calcolare la potenza assorbita

$$\dot{L}_R = \dot{m} c_p (T_1 - T_{2R}) = \frac{50}{3600} \frac{\text{kg}}{\text{s}} \cdot \frac{7}{2} \cdot \frac{8314}{29} \frac{\text{J}}{\text{kg} \cdot \text{K}} \cdot (293 - 483) \text{ K}$$

$$\dot{L}_R \simeq -2,65 \cdot 10^3 \text{ W} = -2,65 \text{ kW}$$



I grafici sono assolutamente qualitativi e non rappresentano l'andamento reale ma solo una sua approssimazione.

ESERCIZIO n.8

Facendo uso delle tabelle allegate determinare il rendimento isoentropico di espansione di una turbina adiabatica che opera in regime stazionario di cui sono note le condizioni di ingresso ($P_1 = 200 \text{ bar}$, $T_1 = 500^\circ\text{C}$, $h_1 = 3241 \text{ kJ/kg}$, $s_1 = 6,146 \text{ kJ/kgK}$), la pressione in uscita $P_2 = 7 \text{ bar}$ ed il lavoro specifico reale prodotto $l_{\text{reale}} = 650 \text{ kJ/kg}$. [0,9]

DEFINIZIONI

$$\eta_{IET} = \frac{l_{\text{reale}}}{l_{\text{ideale}}} \quad \text{Rendimento isoentropico di espansione}$$

$$l = h_1 - h_2 \quad l_{\text{ideale}} = h_1 - h_{2\text{ideale}} \quad l_{\text{reale}} = h_1 - h_{2\text{reale}}$$

$$s_{\text{bifase}} = (1-x)s_l + xs_v = s_l + x(s_v - s_l) = s_l + xs_{lv}$$

DATI

I valori di entropia ed entalpia sono ripresi da tabelle differenti, per cui sono leggermente diversi da quelli del testo

$$P_1 = 200 \text{ bar} = 20 \text{ MPa}$$

$$T_1 = 500^\circ\text{C}$$

$$h_1 = 3238,2 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}}$$

$$s_1 = 6,14 \frac{\text{kJ}}{\text{kg} \cdot \text{K}}$$

$$P_2 = 7 \text{ bar} = 0,7 \text{ MPa}$$

$$l_{\text{reale}} = 650 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}}$$

$$\eta_{IET} = ?$$

Conversioni

$$1 \text{ bar} = 10^5 \text{ Pa}$$

$$0^\circ\text{C} = 273,15 \text{ K}$$

Unità di misura

$$P [\text{Pa}] = \frac{F}{l^2} \left[\frac{\text{N}}{\text{m}^2} \right] = \left[\frac{\text{kg}}{\text{m} \cdot \text{s}^2} \right]$$

SOLUZIONE

Dal grafico si evince facilmente che $s_{2\text{ideale}} = s_1$ trovandosi sulla stessa isoentropica. Per cui:

$$s_{2\text{ideale}} = s_l @ P_2 + x s_{lv} @ P_2 = s_1$$

Ricavo il titolo:

$$x = \frac{s_1 - s_l}{s_{lv}} = \frac{6,1401 - 1,9922}{4,7158} \approx 0,88$$

Ora posso calcolare $h_{2\text{ideale}}$ e quindi l_{ideale}

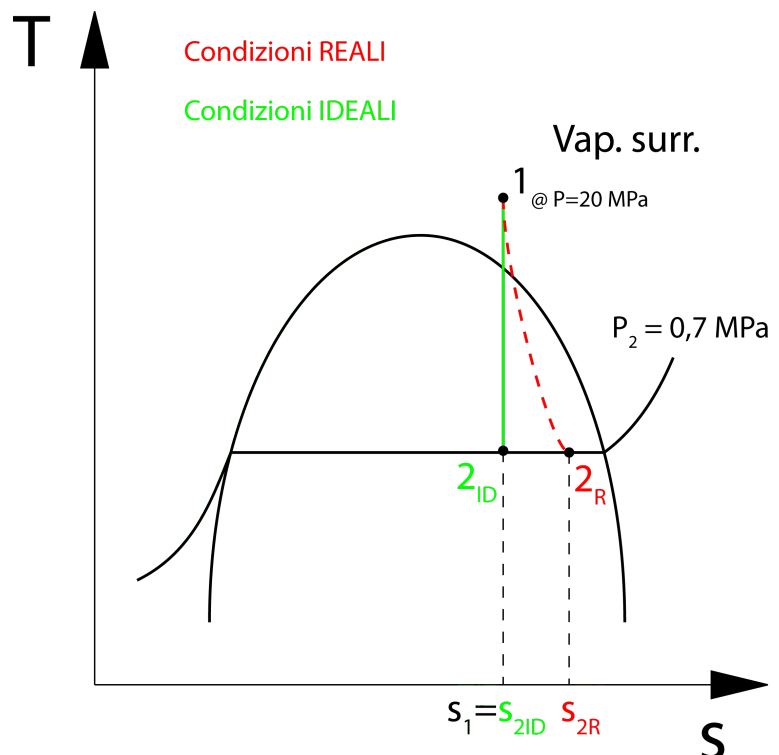
$$h_{2\text{ideale}} = h_l + x h_{lv}$$

$$h_{2\text{ideale}} = 697,22 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}} + 0,88 \cdot 2066,3 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}} = 2515,564 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}}$$

$$l_{\text{ideale}} = h_1 - h_{2\text{ideale}} = 3238,2 - 2515,564 \approx 723$$

Il rendimento isoentropico di espansione è dunque:

$$\eta_{IET} = \frac{l_{\text{reale}}}{l_{\text{ideale}}} = \frac{650}{723} \approx 0,9$$



I grafici sono assolutamente qualitativi e non rappresentano l'andamento reale ma solo una sua approssimazione.