



La macchina ha efficienza

$$\eta = 1 - \frac{T_F}{T_C} = \frac{W}{Q_{IN}}$$

lavoro prodotto in N_C cicli:

$$W_{TOT} = N_C W = N_C \eta Q_{IN} \quad \text{tutto utilizzato per conferire energia cinetica alla turbina}$$

$$W_{TOT} = \frac{1}{2} I \omega_F^2, \quad I = m K^2 \Rightarrow Q_{IN} = \frac{W_{TOT}}{\eta N_C} = \frac{1}{2} \frac{m K^2 \omega_F^2}{\eta N_C}$$

$$\text{dove } Q_{IN} = n R T_C \ln(V_B/V_A) \Rightarrow \frac{V_B}{V_A} = \exp \left[\frac{m K^2 \omega_F^2}{2 \eta N_C \cdot n R T_C} \right]$$

Frenata della turbina converte tutta la sua energia cinetica in energia interna del sistema

$$\frac{1}{2} I \omega_F^2 = \frac{1}{2} m K^2 \omega_F^2 = (n C_p + m C_T) \Delta T$$

$$\Rightarrow T_{fin} = T_C + \frac{m K^2 \omega_F^2}{2 (n C_p + m C_T)}$$

Processo irreversibile per la presenza di forze dissipative:

$$\begin{aligned} \Delta S_M &= \int_{T_C (REV)}^{T_{fin}} \left(\frac{\delta Q_{gas}}{T} + \frac{\delta Q_{turb}}{T} \right) = n C_p \ln \frac{T_{fin}}{T_C} + m C_T \ln \frac{T_{fin}}{T_C} \\ &= (n C_p + m C_T) \ln \frac{T_{fin}}{T_C} \end{aligned}$$

Valori numerici: $\omega_F = 2\pi \cdot 4 \text{ Hz} = 8\pi \text{ s}^{-1}$ $I = m K^2 = 28.8 \text{ kg m}^2$

$$\eta = 1 - \frac{260}{480} = 0.46$$

$$W_{TOT} = \frac{1}{2} I \omega_F^2 = 9.1 \times 10^3 \text{ J}$$

$$Q_{IN} = 4.0 \times 10^3 \text{ J}$$

$$V_B/V_A = 1.39$$

$$\Delta T = 0.23 \text{ K}, \quad T_{fin} = 480.23 \text{ K}$$

$$\Delta S_M = 18.9 \text{ J/K}$$