Cognome	Nome	Matricola

Prova scritta di Fisica Tecnica, Fisica Tecnica Ambientale – 01.07.2025

(Ing. Civile e Ambientale, Ing. Navale)

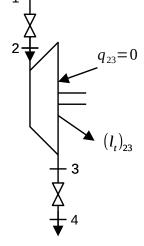
Esercizio Termodinamica

Una turbina ad aria, adiabatica verso l'esterno, opera in regime stazionario ed è controllata da due valvole di laminazione. Le condizioni dell'aria all'ingresso sono t_1 e p_1 , mentre le condizioni all'uscita sono t_4 e p_4 . Si conosce inoltre il valore della pressione all'uscita della turbina, p_3 , ed il valore del rendimento isoentropico di espansione η_{ie} .

Considerando l'aria un gas ideale a calori specifici costanti, R = 0.287 kJ/(kg K) k=1.4, e trascurando le variazioni di energia cinetica e potenziale, si chiede nell'ordine:

- 1. Si rappresenti qualitativamente il processo su un diagramma T,s evidenziando i punti 1,2,3,4 oltre al punto di fine espansione isoentropica 3_{id};
- 2. Si determinino le temperature $T_2 e T_3$ [K];
- 3. si calcoli il lavoro tecnico specifico $(l_t)_{23}$ [kJ/kg] fornito dalla turbina;
- 4. Si determini la temperatura T_{3id} [K] in uscita dalla turbina con espansione ideale;
- 5. si calcoli la pressione p_2 ;
- 6. Si calcoli la generazione di entropia specifica $(\Delta s_{14})_{irr}$ relativa all'intero processo 1234;

tema	t_{I}	t_4	p_I	p_4	p_3	$\eta_{\it ie}$
	(°C)	(°C)	(MPa)	(MPa)	(MPa)	(-)
A	500	200	1.1	0.1	0.15	0.92
В	480	220	1,1	0,1	0,13	0,91



Rispondere alle seguenti domande utilizzando soprattutto formule, disegni e diagrammi, riducendo l'esposizione testuale al minimo indispensabile e seguendo la traccia indicata.

1) Cicli inversi a compressione di vapore

- 1. rappresentare lo schema di impianto compreso di tutti i componenti
- 2. rappresentare le trasformazioni nei diagrammi *T-s* e *p-h* gli stati indicati numericamente devono corrispondere a quanto riportato nello schema richiesto dalla domanda precedente.
- 3. ricavare il coefficiente di effetto utile per ciclo frigorifero e per ciclo a pompa di calore
- 4. **ricavare** la relazione esistente tra coefficiente di effetto utile per ciclo frigorifero e per ciclo a pompa di calore

2.
$$t_2 = t_1 = 500 \,^{\circ}C$$
; $t_3 = t_4 = 200 \,^{\circ}C$

3.
$$c_p = R \cdot \frac{k}{k-1} = 1.0045 \text{ kJ/(kg K)}; (l_t)_{23} = c_p \cdot (T_2 - T_3) = 301,35 \text{ kJ/kg}$$

4.
$$\eta_{ie} = \frac{(T_2 - T_3)}{(T_2 - T_{3,id})} \Rightarrow T_{3,id} = T_2 - \frac{(T_2 - T_3)}{\eta_{ic}} = 431,2 \text{ K}$$

5.
$$T_{3,id} = T_2 \cdot \left(\frac{p_3}{p_2}\right)^{\frac{k-1}{k}} \Rightarrow p_2 = p_3 \cdot \left(\frac{T_2}{T_{3,id}}\right)^{\frac{k}{k-1}} = 1,0203 \text{ Mpa}$$

6.
$$s_4 - s_1 = \frac{q_{14}}{T_{amb}} + \Delta s_{irr}; q_{14} = 0; \Delta s_{irr} = s_4 - s_1 = c_p \cdot \ln\left(\frac{T_4}{T_1}\right) - R \cdot \ln\left(\frac{p_4}{p_1}\right) = 0,1949 \text{ kJ/(kg K)}$$