Vecchio Ordinamento		Cognomo Nomo
Nuovo Ordinamento	П	Cognome, Nome

# Prova scritta di Fisica Tecnica, Fisica Tecnica Ambientale – 07.06.2011 (Ing. Civile)

#### Esercizio 1

In un ciclo Rankine a vapore surriscaldato una portata di vapore nelle condizioni 3 entra in turbina e viene espansa sino alle condizioni 4. Il fluido viene successivamente condensato isobaricamente sino alle condizioni di liquido saturo 1 in ingresso alla pompa che lo porta nelle condizioni 2. Con l'ausilio del diagramma termodinamico h-s fornito si chiede di determinare:

- 1. la rappresentazione schematica del ciclo in un diagramma *T-s* ed *h-s*;
- 2. entalpia  $h_3$  ed entropia  $s_3$  nelle condizioni di ingresso alla turbina;
- 3. entalpia  $h_4$  ed entropia  $s_4$  nelle condizioni di uscita dalla turbina;
- 4. il rendimento isoentropico dell'espansione  $\eta_{ie}$ ;
- 5. l'entalpia del liquido  $\hat{h_l}$  prima della compressione;
- 6. il lavoro specifico di compressione  $l_{12}$ ;
- 7. l'entalpia del liquido dopo la compressione  $h_2$ ;
- 8. il rendimento termodinamico del ciclo  $\eta_t$ .

	$t_3$	$p_3$	$p_4$	$x_4$
	(°C)	(MPa)	(MPa)	
Tema A	350	3	0.05	0.95
Tema B	400	2	0.02	0.95

Dati: calore specifico del liquido  $c_l = 4,187 \text{ kJ/(kg K)}$ 

# Esercizio 2

Un cilindro in acciaio avente diametro D e lunghezza L è riscaldato per mezzo di una resistenza elettrica che dissipa un flusso termico q. Il cilindro è raffreddato da una corrente d'aria che lo investe trasversalmente con velocità  $u_{\infty}$  e temperatura  $t_{\infty}$ . Trascurando gli effetti di bordo e usando la correlazione

$$\overline{\text{Nu}} = 0.683 \, \text{Re}^{0.456} \text{Pr}^{1/3}$$

si calcolino:

- 1. il coefficiente di convezione medio  $\bar{h}$ ;
- 2. la temperatura superficiale  $t_s$ , supposta uniforme, del cilindro.
- 3. La generazione di calore per unità di volume
- 4. La massima temperatura del cilindro

	D	L	$u_{\infty}$	q	$t_{\infty}$
Gruppo	(cm)	(cm)	(m/s)	(W)	(°C)
A	2	10	5	40	20
В	3	15	4	50	20

dati aria:  $\alpha = 2.42 \cdot 10^{-5} \text{ m}^2/\text{s}$ ,  $v = 1.71 \cdot 10^{-5} \text{ m}^2/\text{s}$ ,  $k_{aria} = 0.0273 \text{ W/(m K)}$ 

dati acciaio:  $k_{acc} = 14 \text{ W/(m K)}$ 

# Esercizio 1

$$h_3 = 3119 \text{ kJ/kg}$$
;  $s_3 = 6,74 \text{ kJ/(kg K)}$ 

$$s_{4id} = s_3$$
;  $h_4 = 2520$  kJ/(kg K)

$$\eta_{is} = \frac{(h_3 - h_4)}{(h_3 - h_{4id})} = 0$$
, 7468

$$t_1 = t_4 = 80 \,^{\circ} C$$
;  $h_l = c_l \cdot t_1 = 335,9$  kJ/kg

$$l_c = h_1 - h_2 = -v_i \cdot (p_2 - p_1) = 0$$
,  $001 \cdot (3000 - 50) = -3$ ,  $450 \text{ kJ/kg}$ 

$$h_2 = h_1 - l_c = 338, 4 \text{ kJ/kg}$$

$$l_{34} = h_3 - h_4 = 590$$
, 0 kJ/kg

$$\eta = \frac{l_{12} + l_{34}}{q_{23}} = 0$$
, 2116

$$\eta = \frac{h_3 - h_1}{h_3 - h_1} = 0$$
, 2126

# Esercizio 2

$$Re = \frac{Du_{\infty}}{v} = 5848$$
;  $Pr = \frac{v}{a} = 0.707$ 

$$\overline{Nu} = 31,76$$

$$\alpha = \frac{\overline{\text{Nu}} \lambda}{D} = 43,35 \text{ W/(m}^2 \text{K)}$$

$$q = \bar{\alpha} \pi D L(t_s - t_\infty) \Rightarrow t_s = 166.8 \text{ }^{\circ}\text{C}$$

$$t_{max} = t_s + \frac{\dot{q} \cdot (D/2)^2}{4 \lambda_{acc}} = 169,1 \text{ °C}$$