

# POLITECNICO DI MILANO DIPARTIMENTO DI ENERGIA

#### SISTEMI ENERGETICI PER INGEGNERIA FISICA

xx/xx/2019

# Allievi fisici

Allegare alle soluzioni il presente testo indicando (in STAMPATELLO):

NOME E COGNOME.....

Tempo a disposizione: XXX

**Leggere attentamente le avvertenze**: Indicare chiaramente nome e cognome su <u>tutti</u> i fogli da consegnare. Rispondere <u>brevemente</u> ma <u>con chiarezza solamente ai quesiti posti, evidenziando le necessarie unità di misura</u>. Calcoli e spiegazioni - pur corretti in sé - che non rispondono ai quesiti posti <u>non</u> saranno considerati ai fini della valutazione del compito. Nel caso sia richiesta una <u>soluzione grafica</u> indicare con chiarezza sui grafici allegati la soluzione proposta.

## Dati per la risoluzione dei quesiti

Costante universale dei gas  $\Re$  = 8314 J/(kmol·K) Massa molecolare aria = 28.9 kg/kmol; Calore specifico acqua= 4186 J/kg·K.

#### **ESERCIZIO 1**

Una macchina idraulica elabora una portata di acqua. I diametri dei condotti in ingresso e in uscita sono rispettivamente  $D_1$ =0.2 m e  $D_2$ =0.18 m; nel condotto di aspirazione l'acqua fluisce con velocità pari a 3 m/s. La sezione di scarico è posta alla stessa quota della sezione di ingresso della macchina. Sapendo che la pressione sulla sezione di ingresso è pari a 2 bar e che la pressione sulla sezione di scarico è pari a 15 bar si calcoli l'energia ideale della macchina e si indichi se la macchina è motrice o operatrice. Calcolare inoltre la potenza elettrica scambiata con l'esterno sapendo che i rendimenti organico ed elettrico sono rispettivamente pari a 0.94 e 0.96 e che l'incremento di temperatura dell'acqua attraverso la macchina è pari a 0.1K. [R: I=1720.96 J/kg, I=179.74 kW]

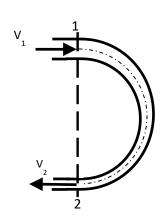
#### □ ESERCIZIO 2

Una portata di vapore surriscaldato a 10 bar e 400 °C attraversa una valvola di riduzione di pressione e subisce una diminuzione di pressione fino a 5 bar (adiabaticamente); successivamente il vapore viene espanso isoentropicamente fino alla pressione di 0.1 bar. Rappresentare qualitativamente sul diagramma di Mollier la successione delle due trasformazioni; il titolo del vapore al termine dell'espansione sarà minore di uno? Determinare inoltre la variazione di entalpia ed entropia tra le condizioni iniziali e finali.

[R:  $\Delta$ s=0.31684 kJ/kgK,  $\Delta$ h=-797.0 kJ/kg, x=0.95]

### **ESERCIZIO 3**

Una corrente d'acqua, che percorre una tubazione ad asse orizzontale, del diametro di 200 mm, con una velocità media di 5 m/s, imbocca una curva a sezione decrescente che devia orizzontalmente la corrente di 180° prima di immettersi in una tubazione del diametro di 150 mm. Calcolare la componente orizzontale della spinta sulla curva, essendo la pressione nella sezione di ingresso 1 e in quella di uscita 2 dalla curva, rispettivamente, p1=88.7 kPa, p2 =51.4 kPa. [Rx=5876.6N, Ry=0, Rz=G]



#### **ESERCIZIO 4**

Un tubo in acciaio (k= 15 W/mK), di lunghezza 1 m e raggio interno ed esterno pari rispettivamente a 200 mm e 250 mm contiene residui radioattivi che generano una potenza termica uniforme pari a 10<sup>5</sup> W/m<sup>3</sup>; all'esterno la superficie del tubo è esposta al flusso di un liquido con temperatura pari a 25°C e coefficiente convettivo h= 500 W/m<sup>2</sup>K.

Nell'ipotesi di regime stazionario e sistema schematizzabile come monodimensionale si richiede di:

- Determinare la resistenza termica di conduzione del tubo di acciaio
- Determinare la resistenza termica di convezione
- Determinare la temperatura della superficie interna del tubo

[Risultati:  $R_{cond} = 2.37 \cdot 10^{-3} \text{K/W}$ ;  $R_{conv} = 1.273 \cdot 10^{-3} \text{K/W}$ ;  $T_{Ri} = 70.8 \, ^{\circ}\text{C}$ ]

## **ESERCIZIO 5**

Una lattina cilindrica di diametro pari a 53 mm e altezza di 113 mm (si consideri lo spessore trascurabile) è estratta dal frigorifero alla temperatura  $T_{f0}$ =6°C e posta su un tavolo in una stanza in cui la temperatura dell'aria è  $T_{\infty}$ =24°C. Calcolare la temperatura del contenuto della lattina dopo 2 ore. Determinare il tempo t\* richiesto affinchè la lattina raggiunga la temperatura di 20°C. Si consideri come unica resistenza termica quella convettiva con l'aria esterna (h=4.5 W/m²K).

Le proprietà termofisiche della bevanda sono  $\rho_f=1000$  kg/m³,  $c_f=4.1$ kJ/kgK,  $k_f=0.6$ W/mK. [Risultati:14.8°C,4.51h]

#### **ESERCIZIO 6**

Determinare il coefficiente di scambio termico convettivo medio e la potenza termica scambiata (W/m) per un cilindro indefinito in acciaio di diametro 10 cm alla temperatura superficiale di 125°C investito trasversalmente da un flusso di aria a 25°C alla velocità di 10 m/s. Per il calcolo del numero di Nusselt medio si faccia riferimento alla seguente correlazione in cui le proprietà termofisiche sono valutate alla temperatura di film:

 ReD
 C
 m

 0.4-4
 0.989
 0.330

 4-40
 0.911
 0.385

 40-4000
 0.683
 0.466

 4000-40,00
 0.193
 0.618

Nu<sub>D</sub>=C Re<sub>D</sub><sup>m</sup>Pr<sup>1/3</sup>

0.027

0.805

Le proprietà dell'acciaio e del fluido valutate alla T<sub>film</sub> sono:

40,000-

400,000

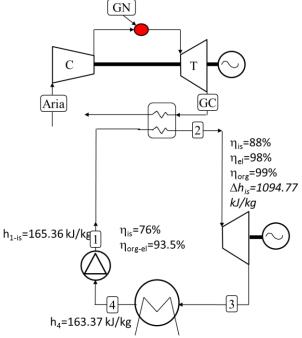
- $k_{acc}$ =15 W/mK  $\rho_{acc}$ =7800 kg/m³  $c_{acc}$ =1 kJ/kgK
- $k_{fl}=0.0294 \text{ W/mK} \rho_{fl}=1.00 \text{ kg/m}^3 \text{ c}_{fl}=1009.3 \text{ J/kgK}, \mu_{fl}=2.083\text{E}-5 \text{ Pa*s}$

[Risultati: 41.65 W/m<sup>2</sup>K, 1308.49 W/m]

#### **ESERCIZIO 7**

Una turbina a gas opera secondo un ciclo Brayton aperto. Il compressore aspira una portata di aria pari a 600 kg/s. La potenza termica in ingresso è pari a 514 MW e viene fornita dalla combustione di 15 kg/s di gas naturale. Il rendimento della turbina a gas è pari 39.4%. Considerata l'elevata temperatura dei gas di scarico (T<sub>GC</sub>=473°C, c<sub>p</sub>=1.08 kJ/kg/K) si decide di sfruttare la corrente di gas allo scarico della turbina come sorgente di calore di un ciclo a vapore con surriscaldamento (Ciclo combinato riportato in figura). La portata di vapore prodotta è 65 kg/s mentre la pressione e la temperatura massima del ciclo sono rispettivamente 20 bar e 450°C. Le caratteristiche del ciclo a vapore sono riportate in figura. Si chiede di:

- Rappresentare il ciclo a vapore nel diagramma T-s allegato
- Calcolare la potenza elettrica della turbina a gas
- Calcolare la portata massica dei gas di scarico della turbina a gas (punto GC)
- Calcolare la potenza termica in ingresso al ciclo a vapore
- Calcolare la temperatura dei gas a valle della cessione di calore (Gcout)
- Determinare la pressione di condensazione e il titolo di vapore allo scarico della turbina
- Calcolare la potenza elettrica netta del ciclo a vapore e il rendimento netto complessivo dell'impianto



## **QUESITO 1 (DOMANDA APERTA)**

.....

## **QUESITO 2 (DOMANDE A RISPOSTA GUIDATA)**

Rispondere alle seguenti 16 domande a risposta guidata. Segnare la casella relativa alla sola risposta corretta (1 punto per risposta corretta, -0.25 punti se sbagliata).

Il valore di entalpia di un fluido riportato su un diagramma T-s	<ul> <li>Dipende dallo stato di riferimento adottato</li> <li>E' sempre crescente con la temperatura</li> <li>E' indipendente dalla pressione</li> </ul>
	□ Può essere letto sull'asse delle ascisse
ideale il rapporto di compressione è pari a 18 e la	<ul> <li>□ II lavoro specifico è pari a circa 227 kJ/kg</li> <li>□ II lavoro specifico è pari a 188 kJ/kg</li> <li>□ II lavoro specifico è pari a 240 kJ/kg</li> <li>□ II lavoro specifico è pari a circa 164 kJ/kg</li> </ul>
In un condotto a sezione costante, per un fluido incomprimibile	<ul> <li>La portata volumetrica tra ingresso e uscita è sempre uguale</li> <li>In regime stazionario la portata massica tra ingresso e uscita è diversa.</li> <li>La velocità di ingresso è maggiore di quella in uscita</li> <li>La densità varia tra ingresso e uscita</li> </ul>

