Esame di Fisica Tecnica – Ingegneria Gestionale 3 – A.A. 2014/2015 prova del 24/06/2015

Cognome e Nome:	Matricola:			
			X	У

Esercizio 1

Un dispositivo cilindro-pistone contiene 1+x/10 kg di acqua alla temperatura di 300+5x K. Sapendo che il titolo del vapore è di 0.05+y/10, determinare il volume delimitato dal pistone: ______ m³ [3 punti]

Risposta = V * m 'm3

Esercizio 2

In una valvola di laminazione entra del refrigerante R134a in condizioni di liquido saturo alla temperatura di 30+x°C, sapendo che all'uscita la temperatura è pari a –10°, determinare la conseguente variazione di entropia specifica: _____kJ/kg.K [3 punti]

```
ti = 30 + y '°C
tf = -10 '°C
hi = hlsat134(ti)
si = slsat134(ti)

hl10 = 38.55 'kJ/kg
sl10 = 0.15504 'kJ/kgK
sv10 = 0.93766 'kJ/kgK
hv10 = 244.51 'kJ/kg
'h = (1 - tit) * hl + titolo*hv = hl + titolo*(hv-hl) ===> titolo = (hi - hl10) / (hv10 - hl10)
s = (1 - titolo) * sl10 + titolo * sv10
Risposta = s - si 'kW
```

Esercizio 3

Calcolare la variazione che si osserva nel COP di un frigorifero che funziona in base ad un ciclo inverso di Carnot se la temperatura del pozzo a cui si cede calore viene variata da 15+x °C a 25-y °C, mentre la temperatura della cella rimane costante a 5°C: ______ [3 punti]

```
TS1 = 15 + x + 273.15 'K
TS2 = 25 - y + 273.15 'K
TI1 = 5 + 273.15 'K
COP1 = TI1 / (TS1 - TI1)
COP2 = TI1 / (TS2 - TI1)
Var = COP2 - COP1
Risposta = Var 'adim
```

NOTE: E' necessario consegnare solo il presente foglio debitamente compilato. Salvo diversa indicazione i risultati saranno considerati corretti se il valore sarà contenuto entro un intervallo del ±2% rispetto al valore di riferimento. La consegna con almeno 40 min di anticipo dà diritto al 10% di incremento sulla valutazione conseguita, mentre l'incremento sarà proporzionalmente ridotto se l'anticipo è inferiore.

Esercizio 4

Un impianto funziona in base ad un ciclo Brayton con rigenerazione, prelevando aria alla temperatura di 300 K e 1 bar, per portarla, all'ingresso in turbina, ad una pressione di 7+x/10 bar e a una temperatura di 1200+10y K. Sapendo che in camera di combustione viene bruciata (con rendimento di combustione del 95%) una portata massica di 3+y kg/min di un combustibile avente potere calorifico di 9000 kcal/kg, sapendo che la temperatura all'uscita del rigeneratore è di 20 K più bassa della temperatura di uscita dalla turbina, determinare:

- la temperatura di uscita dalla turbina: K [3 punti]

- la potenza utile netta erogata: MW [3 punti]

- l'efficienza della rigenerazione: _______% [3 punti]

```
T1 = 300 'K
p1 = 1 'bar
beta = 7 + x / 10
PUn = 1 + y / 10 'MW

PUn = PUn * 1000 'kW
t3 = 1200 + 10 * y 'K

hc = 9000 * 4.187 'kJ/kg
mc = (3 + y) / 60 \text{ 'kg/s}
' parametri per ciclo ad aria standard
k = 1.4
cp = 1.005
cv = 0.718
' trovo prima t2 e t4
T2 = T1 * (beta ^ ((k - 1) / k))
t4 = t3 * beta ^ ((1 - k) / k)
t5 = t4 - 20
' trovo i lavori specifici
Lc = cp * (T2 - T1)
1T = cp * (t3 - t4)
' calcolo la portata massica di fluido evolvente
lUn = lT - Lc
' sapendo che la potenza somministrata il caldaia sarà:
Q = hc * mc * 0.95 'kW
 e che questa sarà pure uguale a m*cp*(t3-t5) ==>
m = Q / (cp * (t3 - t5)) 'kg/s
PUn = m * lUn / 1000 'MW
eps = (t5 - T2) / (t4 - T2)
Risposta 1 = t4 'K
Risposta 2 = PUn 'MW
Risposta 3 = eps * 100 '%
```

Esercizio 5

La parete di un forno è costituita da uno strato interno in mattoni refrattari (s=15 cm, λ = 0.5+y/10 W/mK), uno strato isolante (λ = 0.03 W/mK) e uno strato esterno in lamiera d'acciaio (s = 5 mm, λ = 50 W/mK). Sapendo che le temperature interne ed esterne al forno sono, rispettivamente di 300+10x °C e 20 °C, e che i coefficienti di scambio termico superficiale interno ed esterno sono rispettivamente 35 W/m²K e 15 W/m²K, determinare:

- lo spessore di materiale isolante necessario affinchè la temperatura sulla superficie esterna della lamiera non superi i 45°C: cm [3 punti]

- la potenza termica per unità di superficie scambiata attraverso la parete del forno: W/m² [3 punti]

```
s1 = 0.15 'm

11 = 0.5 + y / 10 'W/mK

12 = 0.03 'W/mK

s3 = 0.005 'm

13 = 50 'W/mK

ti = 300 + 10 * x '°C

te = 20 '°C

hi = 35 'W/m2K

he = 15 'W/m2K
```

NOTE: E' necessario consegnare solo il presente foglio debitamente compilato. Salvo diversa indicazione i risultati saranno considerati corretti se il valore sarà contenuto entro un intervallo del ±2% rispetto al valore di riferimento. La consegna con almeno 40 min di anticipo dà diritto al 10% di incremento sulla valutazione conseguita, mentre l'incremento sarà proporzionalmente ridotto se l'anticipo è inferiore.

```
Ts = 45 '°C
'Calcoliamo le resistenze note...
Ri = 1 / hi
R1 = s1 / 11
R3 = s3 / 13
Re = 1 / he
' perchè Ts sia 45 °C deve essere
' Re/Rt = (Ts-te)/(ti-te)
Rt = Re * (ti - te) / (Ts - te)
R2 = Rt - Ri - R1 - R3 - Re
s2 = R2 * 12
Q = (ti - te) / Rt
Risposta 1 = s2 * 100 'cm
Risposta 2 = Q 'W/m2
```

Esercizio 6

Nella cucina di un ristorante, avente un volume di 100+10x, si è rotto l'impianto di ventilazione forzata. Sapendo che viene prodotta una quantità di vapore pari a 400+10y g/h, e che quando iniziano le attività di preparazione la temperatura è di 17 °C e l'umidità relativa è del 40+x %, e che dopo tre ore di funzionamento continuo la temperatura è divenuta 21+x/10 °C, determinare:

- L'umidità assoluta presente in ambiente: _____°C [3 punti]
- L'umidità relativa presente in ambiente: _____°C [3 punti]

```
V = 100 + 10 * x 'mc
mv = 400 + 10 * y 'g/h
ti = 17 '°C
Uri = 40 + x '%
Dt = 3 'h
tf = 21 + x / 10 '°C
' ricaviamo le condizioni iniziali
pa = 101325 'Pressione atmosferica
ps = psat(ti)
xi = (6.22 * Uri * ps) / (pa - Uri * ps / 100)
dens = 1.2 \text{ 'kg/m3}
' pertanto inizialmente la massa di vapore presente sarà:
mvi = xi * V * dens 'g
'dopo 3 ore di funzionamento
mvf = mvi + mv * Dt 'g
xf = mvf / (V * dens) 'q/kq
ps = psat(tf)
urf = (pa - ps) * (xf/1000) / ((0.622+(x/1000) * ps)
Risposta 1 = xf 'g/kg
Risposta 2 = urf '%
```