

Câu hỏi 11

Máy lạnh dùng môi chất lạnh R12, áp suất sôi 2 bar, áp suất ngưng tụ 30 bar. Dung dịch muối được làm lạnh trong bình bay hơi với lưu lượng 121000 kg/h, nhiệt độ giảm từ 10°C đến -1°C. Nhiệt dung riêng của dung dịch của dung dịch muối  $C_m = 3,8 \text{ kJ/kg.K}$ . Lưu lượng môi chất lạnh là :

- a) 30,54kg/s
- b) 109,95 kg/s
- c) 109952,17 kg/s

Câu hỏi 12

Một bơm nhiệt lấy 22 kJ nhiệt từ nguồn lạnh có nhiệt độ 10 °C và cấp nhiệt cho vật cần làm nóng ở nhiệt độ 29 °C. Công tiêu hao của bơm nhiệt này là 13 kJ. Xác định hệ số bơm nhiệt.

- a) 1,692
- b) 2,692
- c) 2,591

Câu hỏi 13

Để đốt nóng 8 kg Không khí ở điều kiện đẳng áp từ nhiệt độ 43 °C, người ta mất một nhiệt lượng 123 kJ/kg. Công giãn nở bằng?

- a) 220,472 kJ
- b) 281,143 kJ
- c) 322,68 kJ

Câu hỏi 14

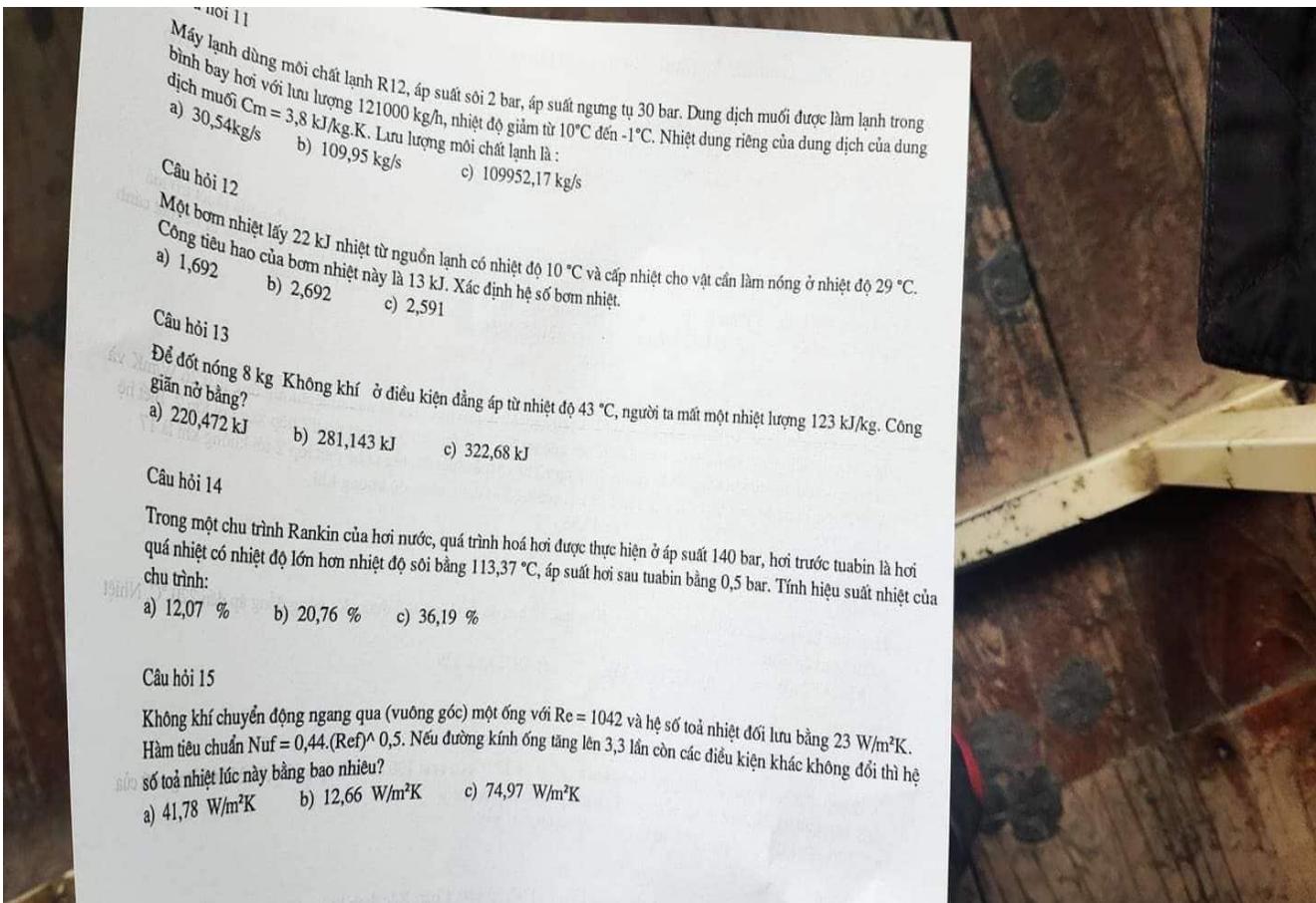
Trong một chu trình Rankin của hơi nước, quá trình hoà hơi được thực hiện ở áp suất 140 bar, hơi trước tuabin là hơi quá nhiệt có nhiệt độ lớn hơn nhiệt độ sôi bằng 113,37 °C, áp suất hơi sau tuabin bằng 0,5 bar. Tính hiệu suất nhiệt của chu trình:

- a) 12,07 %
- b) 20,76 %
- c) 36,19 %

Câu hỏi 15

Không khí chuyển động ngang qua (vuông góc) một ống với  $Re = 1042$  và hệ số tỏa nhiệt đổi lưu bằng  $23 \text{ W/m}^2\text{K}$ . Hàm tiêu chuẩn  $Nuf = 0,44$ .(Ref)^0,5. Nếu đường kính ống tăng lên 3,3 lần còn các điều kiện khác không đổi thì hệ số tỏa nhiệt lúc này bằng bao nhiêu?

- a) 41,78  $\text{W/m}^2\text{K}$
- b) 12,66  $\text{W/m}^2\text{K}$
- c) 74,97  $\text{W/m}^2\text{K}$



2020-1-15 19:09

$$\Rightarrow T_2 - T_1 = (t_2 - t_1) + d \cdot d_{193} (t_2 - t_1)$$

$$\Rightarrow d = \frac{(T_2 - T_1) - (t_2 - t_1)}{d_{193} (t_2 - t_1)} = \frac{5,85 - 4}{1,193 \times 4} = 0,200$$

$$= 200,777 \text{ (kg/kJ)}$$

Câu 1: Trong 1kg khí trộn khanh khí nén, khí khí thực hiện ở áp suất 120 bar, khí nén có độ ẩm 125,87°C. Phối khí tua bin - 0,15 bar. Tính hiệu suất nhiệt chu trình

Giải:

$$P_1 = 120 \text{ bar}$$

$$t_1 = t_3 + 125,87^\circ\text{C} = 324,63 + 125,87 = 450^\circ\text{C}$$

Làm bảng 1:  $\xrightarrow{B5} \begin{cases} i_f = 3472 \\ s_f = 6749 \end{cases}$

$$P_2 = 0,15 \text{ bar}$$

$$s_f = s_2 = 6,298$$

$$P_2 \xrightarrow{B4} \begin{cases} i_2' = 826,1 \\ i_2'' = 2599 \end{cases}$$

$$s_2' = 0,7550$$

$$s_2'' = 0,8007$$

$$\Rightarrow x_2 = \frac{s_2 - s_2''}{s_2' - s_2''} = 0,764$$

$$i_2 = i_2' + x_2(i_2'' - i_2') = 2039$$

$$\eta = \frac{i_1 - i_2}{i_1 - i_2'} = 33,16\%$$

Câu 2: đối với không khí ẩm với điều kiện p const,   
  $d = 0,06 \text{ kg/kg}$  từ trạng thái 1 có độ ẩm hàng không đổi  
 nhiệt độ t\_1 đến trạng thái 2 có độ ẩm tăng 50%  
 HẢI TIẾN



**MÃ ĐỀ: 350; Làm bài 70 phút; Sử dụng ĐTDD thu 60 ngày cá SIM; HE2012**

Câu hỏi 1

Để đốt nóng 2 kg CH<sub>4</sub> ở điều kiện đẳng áp với nhiệt độ 37 °C, người ta mất một nhiệt lượng 317 kJ/kg. Công giải: m/s bằng?

- a) 21,38 kJ      b) 27 kJ      c) 54 kJ

Câu hỏi 2

Một bom nhiệt lấp 16 kJ nhiệt từ nguồn lạnh có nhiệt độ 8 °C và cấp nhiệt cho vật cần làm nóng ở nhiệt độ 28 °C.

Công tiêu hao của bom nhiệt này là 7 kJ. Xác định hệ số bom nhiệt.

- a) 3,286      b) 0,438      c) 2,438

Câu hỏi 3

Máy nén thực hiện đoạn nhiệt không khí có nhiệt độ 22 °C, áp suất 100 kPa tới áp suất 0,9 MPa. Năng suất của máy nén tính tại đầu hút là 26 m<sup>3</sup>/phút. Tính công suất của máy nén.

- a) -112,036 kW      b) -144,101 kW      c) -132,472 kW

Câu hỏi 4

Một tấm thép có diện tích bề mặt F = 3,5 m<sup>2</sup>, độ dày bằng 0,9, nhiệt độ tẩm thép là 302 K. Sau một thời gian nung sưởi bức xạ riêng của tấm giảm đi 3,7 lần thì nhiệt độ của tấm thép là bao nhiêu?

- a) 418,85 K      b) 249,46 K      c) 217,75 K

Câu hỏi 5

Vách phẳng gồm 2 lớp có chiều dày các lớp 61 = 200 mm, 62 = 240 mm. Hệ số dẫn nhiệt trong ứng là 0,68 W/mK, và 0,86 W/mK. Khí nóng có nhiệt độ  $t_1 = 221^\circ\text{C}$  tiếp xúc với lớp 1, không khí có nhiệt độ  $t_2$  tiếp xúc với lớp 2. Biết hệ số tỏa nhiệt đối lưu từ khí nóng tới bề mặt là 20 W/m<sup>2</sup>K, hệ số tỏa nhiệt đối lưu từ bề mặt lớp 2 tới không khí là 15 W/m<sup>2</sup>K. Nhiệt độ bề mặt tiếp xúc giữa lớp 1 và 2 là 135°C. Xác định nhiệt độ không khí:

- a) 46,03°C      b) 104,59°C      c) 49,71°C

Câu hỏi 6

Vách phẳng có cạnh, dày  $\delta = 3$  mm, hệ số dẫn nhiệt là 41 W/mK, một phần hơi nước ngưng tụ (tỷ lệ quan nhiệt trung bình 35 W/m<sup>2</sup>K), phần kia được làm lạnh nền điện tích truyền nhiệt tăng lên 6 lần và hệ số tỏa nhiệt từ bề mặt cao hơn tới không khí bằng 18 W/m<sup>2</sup>K. Hệ số truyền nhiệt tĩnh đối với bề mặt phẳng không làm lạnh bằng:

- a) 17,86 W/m<sup>2</sup>K      b) 107,15 W/m<sup>2</sup>K      c) 65,67 W/m<sup>2</sup>K

Câu hỏi 7

Không khí chuyển động ngang (vuông góc) qua một ống có số Reynolds bằng 920 và hệ số tỏa nhiệt đối lưu bằng 35 W/m<sup>2</sup>K. Nếu đường kính ống tăng lên 5 lần thì hệ số tỏa nhiệt đối lưu bằng bao nhiêu khi các điều kiện khác không đổi?

- a) 18,27 W/m<sup>2</sup>K      b) 26,02 W/m<sup>2</sup>K      c) 15,65 W/m<sup>2</sup>K

Câu hỏi 8

Hơi nước bão hòa ám có lưu lượng 27 kg/s ở áp suất 8 bar, độ ẩm bằng 0,2 được đốt nóng đẳng áp đến 290 °C. Nhập lượng cản cấp bằng:

- a) 18591,65 kW      b) 479,62 kW      c) 12949,74 kW

Câu hỏi 9

Đốt nóng không khí với điều kiện áp suất không đổi, độ chân hơi không đổi  $d = 0,05$  kg/kg từ trạng thái 1 có độ ẩm tương đối bằng 87%, nhiệt độ t<sub>1</sub> đến trạng thái 2 có độ ẩm tương đối bằng 32%, nhiệt độ t<sub>2</sub>. Tính tỷ số phản ứng khử bão hòa cực đại của hơi nước ứng với trạng thái 1 và trạng thái 2.

- a) 2,72      b) 0,37      c) 0,54

Câu hỏi 10

Một khối lập phương có cạnh b = 191 mm và độ dày của vách bằng 0,65 được học không tiếp xúc bởi môi trường lập phương có cạnh gấp 4,9 lần, độ dày bằng 0,8. Độ đệm quy định là?

- a) 0,559      b) 0,646      c) 0,441



l khói lấp phẳng có cạnh b = 150 mm và độ dày của vách  
bằng 0,7 được bọc kẽm tiếp xúc bởi 1 khói lấp phẳng  
cạnh gấp 3,5 lần độ dày 0,75. Độ dày của vách  
bằng 0,7 được bọc không tiếp xúc bởi 1 khói lấp phẳng  
cạnh gấp 3,5. Độ dày quy đổi bằng?

Giai:

Độ dày quy đổi của 2 vật bọc nhau:

$$\begin{aligned} \text{đqd} &= 1/\left[\frac{F_1}{e_1} + \frac{F_2}{e_2} \left(\frac{1}{e_2} - 1\right)\right] \\ &= 1/\left[\frac{1}{0,7} + \frac{0,15^2 \cdot 6}{0,15^2 \cdot 3,5^2} \left(\frac{1}{0,75} - 1\right)\right] \\ &= 1/\left[\frac{1}{0,7} \cdot \frac{1}{3,5^2} \left(\frac{1}{0,75} - 1\right)\right] = \frac{1}{1,456} = 0,687. \end{aligned}$$

Câu 13: Trong 1 thiết bị тепло đổi nhiệt dung hơi nén bao kín  
ngưng tụ ở áp suất 0,5 bar để làm nóng không khí. Nhiệt  
độ không khí tăng từ  $30^\circ\text{C} \rightarrow 72^\circ\text{C}$ . Độ chênh lệch nhiệt  
độ trung bình?

Giai:  $P = 0,5$   $\xrightarrow{\text{Tra bảng 4}}$   $t = 127,43^\circ\text{C}$

$$\Delta t_1 = t - t_1'' = 127,43 - 30 = 97,13$$

$$\Delta t_2 = t - t_2' = 127,43 - 72 = 55,43$$

$$\rightarrow \Delta_t = \frac{\Delta t_1 - \Delta t_2}{\ln \frac{\Delta t_1}{\Delta t_2}} = 74,47^\circ\text{C.}$$

$$\ln \frac{\Delta t_1}{\Delta t_2}$$

Câu 14: Vách phẳng có cạnh, dày  $\delta = 7\text{mm}$ , hàn sẹo dài  $45\text{W/mK}$ , một phía hơi nước ngưng tụ (bỏ qua nhiệt độ, độ ẩm, đổi nhiệt phía hơi nước), phia kia là làm mát

Câu 3: Độ nóng khi với điều kiện áp suất không đổi, độ chua khí không đổi = 0,05 kg/kgek, tì trọng thái 1 có độ ẩm thường đổi bằng 85%, nhiệt độ  $t_1$ , trạng thái 2 có độ ẩm thường đổi bằng 35%, nhiệt độ  $t_2$ . Tính tì số phần áp suất bão hòa của hơi ẩm khi nước ưng với trạng thái 1 và 2. (0,01)

Giai:

$$d = \frac{G_n}{G_k} = 0,622, \quad P_h \text{ mà } P \text{ const} \rightarrow P_h = \frac{P}{d}$$

$$\frac{P_1}{P_{h\max}} = \frac{P_h}{P_{h\max}}, \quad \frac{P_2}{P_{h\max}} = \frac{P_h}{P_{h\max}} \rightarrow \frac{P_{h\max}}{P_{h\max}} = \frac{P_2}{P_1} = \frac{35}{85} = 0,41$$

Câu 4: Độ độ nóng 3kg không khí ở điều kiện đồng áp từ nhiệt độ  $21^\circ C$ , người ta mất một lượng nhiệt  $104 \text{ kJ/kg}$ . Công giãn nở bằng:

Giai:

$$L_x \text{ giãn nở} = Q \text{ (độ)} - \Delta u \rightarrow Q = G \cdot C_p \cdot \Delta t$$

$$\rightarrow \Delta u = \frac{Q}{k-1}$$

$$\rightarrow L_x = Q \left(1 - \frac{1}{k}\right) = G \cdot q \cdot \left(1 - \frac{1}{k}\right)$$

$$= 3 \cdot 104 \cdot \left(1 - \frac{1}{1,14}\right) = 89,193 \text{ kJ}$$

2020-1-15 19:08  
HAI TIEN

Memo No.

Date

2020-1-15 | 9:09  
Memo No.

Câu 16) 1 tảng thép có diện tích  $F = 1,5 \text{ m}^2$ , độ dày  $a = 99 \text{ mm}$ ,  $T_1 = 850^\circ\text{C}$ . Nhiệt độ của tảng thép sẽ giảm đi bao nhiêu lần khi dòng nhiệt bức xạ riêng giảm đi 5 lần.

$$\text{Giải: } \frac{E_1}{E_2} = \left(\frac{T_1}{T_2}\right)^4 \rightarrow \left(\frac{T_1}{T_2}\right)^4 = 5 \rightarrow T_2 \text{ giảm } \frac{1}{\sqrt[4]{5}} \text{ lần}$$

Câu 17) Trong thiết bị trao đổi nhiệt bằng chìa, môi trường là 2700 kg hơi nước bão hòa khô áp suất  $p = 10 \text{ bar}$  chuyển từ thành nước bão hòa. Nước làm mát ( $C_p = 4110 \text{ kJ/kg.K}$ ) có nhiệt độ vào và ra khỏi thiết bị là  $20^\circ\text{C}$  và  $70^\circ\text{C}$ . Tính lưu lượng làm mát.

Giải: Tra bảng 4:

$$Q_{12} = G_r \cdot (i'' - i') = 2700 \cdot (2778 - 762,7) / 160 \\ = 1511,475$$

$$Q_{12} = G \cdot C_p \cdot \Delta t \Rightarrow G = \frac{Q_{12}}{C_p \cdot \Delta t} \\ \rightarrow G = \frac{1511,475}{418 \cdot 50} = 723,1 (\text{kg/s})$$

Câu 18: Vách có cánh, mặt bên trái có diện tích  $0,85 \text{ m}^2$ , hệ số传热  $1800 \text{ W/m}^2\text{K}$ , mặt phải có diện tích  $\pi r^2$ , hệ số传热  $44 \text{ kcal/m}^2\text{K}$ , vách dày  $26 \text{ mm}$ , hệ số传热  $51 \text{ W/m}^2\text{K}$ . Trong 7 phút lỗ nhiệt truyền từ trái sang phải  $= 150 \text{ kcal}$ . Nếu môi trường phía ngoài  $118^\circ\text{C}$ , tính nhiệt độ phía  $\theta$  có cánh.

$$\text{Giải: } 1 \text{ kcal} = 4118 (\text{J}) \quad x_2 = \frac{44 \cdot 10^3 \cdot 4118}{3600}$$

$$Q = \frac{150 \cdot 10^3 \cdot 4118}{7 \cdot 60} = 1492,86 \text{ (W)} \quad = 51,089 \text{ W/m}^2\text{K}$$

HAI TIẾN



a) 20,34 °C      b) 22,47 °C      c) 11,85°C

Câu hỏi 4

Hơi nước bão hòa ẩm có lưu lượng 34 kg/s ở áp suất 12 bar, độ ẩm bằng 0,6 được đổi nóng đẳng áp đến 220 °C. Nhiệt lượng cần cấp bằng:

- a) 85424,72 kW      b) 43248,68 kW      c) 29739,12 kW

Câu hỏi 5

Máy nén thực hiện nén đoạn nhiệt không khí có nhiệt độ 17 °C, áp suất 100 kPa tới áp suất 0,85 MPa. Năng suất của máy nén tính tại đầu hút là 31 m<sup>3</sup>/phút. Tính công suất của máy nén.

- a) -126,755 kW      b) -152,46 kW      c) -169,216 kW

Câu hỏi 6

Không khí ẩm có độ ẩm tương đối 80 %, nhiệt độ 40 °C, áp suất 1 bar. Xác định lượng không khí khô có trong 400 lít không khí ẩm này?

- a) 4,46 kg      b) 0,42kg      c) 0,58 kg

Câu hỏi 7

Một tấm thép có diện tích bề mặt F = 1,6 m<sup>2</sup>, độ den bằng 0,8, nhiệt độ tấm thép là 300 K. Sau một thời gian nâng suất bức xạ riêng của tấm giảm đi 1,5 lần thì nhiệt độ của tấm thép là bao nhiêu:

- a) 332 K      b) 271,08 K      c) 155,87 K

Câu hỏi 8

Một khối lấp phương có cạnh b = 197 mm và độ den của vách bằng 0,79 được bọc không tiếp xúc bởi một khối lấp phương có cạnh gấp 4,1 lần, độ den bằng 0,65 . Độ den quy dân là?

- a) 0,554      b) 0,771      c) 0,446

Câu hỏi 9

Không khí ẩm có độ ẩm tương đối bằng 60%, độ chứa hơi bằng 39 g/kgc, áp suất bằng 1 bar, ép suất riêng phần cục đại của hơi nước trong không khí ẩm này bằng?

- a) 164,05 kPa      b) 9,834kPa      c) 14,449 kPa

Câu hỏi 10

Vách phẳng gồm 2 lớp, Gradien nhiệt độ trong lớp thứ nhất là 45 K/m, trong lớp thứ 2 là 60 K/m. Khi hệ số dẫn nhiệt của lớp thứ nhất bằng 1,1 W/mK thì mật độ dòng nhiệt qua lớp thứ 2 là:

- a) 49,5 W/m<sup>2</sup>      b) 70,983 W/m<sup>2</sup>      c) 89,918 W/m<sup>2</sup>



2020-1-15 19:10

HOKUYO

Memo No.

Date / /

$$Q = \frac{C_F}{\frac{1}{E_1} + \left(\frac{1}{E_2} - 1\right) \frac{F_1}{F_2}} \left[ \left( \frac{T_1}{100} \right)^4 - \left( \frac{T_2}{100} \right)^4 \right]$$

$$F_1 = \pi d l$$

$$\frac{F_2}{F_1} = 0 \text{ (do phông rỗng)}$$

$$\rightarrow Q = \frac{567 \cdot \pi d l}{1/E_1 = 0.9} \left[ \left( \frac{196+273}{100} \right)^4 - \left( \frac{33+273}{100} \right)^4 \right]$$

$$\rightarrow Q =$$

Câu 30: Xét nhiệt độ truyền nhiệt qua <sup>ống</sup> đt Pb - Cd  
 (đt qua 2 lớp nhiệt từ dẫn nhiệt & chịu dây niken)  
 biết h = 20' ta có nhiệt Q bên ngoài vách tường ứng là  
 18 W/m<sup>2</sup>, 28 W/m<sup>2</sup>

$$R = \frac{1}{\pi d} \left( \frac{1}{\alpha_1} + \frac{1}{\alpha_2} \right) = \frac{1}{3,14 \cdot 0,0168} \left( \frac{1}{18} + \frac{1}{28} \right)$$

$$\approx 0,0265$$

G

Memo No. \_\_\_\_\_

36-35 Date 27/05/22  
46-36 05/05/22

$\alpha = 0.02$

$t = 36^\circ\text{C}$  Ma bằng 3 + nồng suy

$\phi = 80\% - \frac{P_h}{P} \rightarrow P_h = 0.048$

$P_{h\max}$

$d = 0.622 \quad P_h = 0.662 \cdot 0.048 = 0.03$

$P - P_h = 1 - 0.048$

$d = \frac{G_H}{G_E} \quad \text{vs } G_H = P_h \cdot V$

9319 ( $t + 273$ )

$\Rightarrow G_E = 0.32 \text{ kg}$

Câu 10:

Vách phẳng gồm 2 lớp Gradient nhiệt độ trong lớp thứ nhất là  $15 \text{ K/m}$ . Trong lớp thứ 2 là  $25 \text{ K/m}$ . Khi hệ số dẫn nhiệt của lớp thứ nhất bằng  $0.76 \text{ W/m.K}$  thì mảng độ dòng nhiệt qua lớp thứ 2 là:

Giai:  $q_1 = q_2 = -A_1 \cdot \text{grad}_t = -0.76 \times 15 = -11.4 \left( \frac{\text{W}}{\text{m}} \right)$

Câu 11:

1 Tấm thép có diện tích bề mặt  $F = 1.2 \text{ m}^2$  đặt trên gác 5, nhiệt độ tấm thép là  $350\text{K}$ . Sau một thời gian, nồng suýt biến xa xiềng của tấm giảm đi 1/7 lần. Nhiệt độ bề mặt của tấm thép là bao nhiêu?

Giai:

$$\frac{E}{F} = \frac{q}{T} \rightarrow E = q \cdot F \cdot \left( \frac{T}{100} \right)^4 \rightarrow 1.7 = \frac{q}{F} \cdot \left( \frac{T_1}{T_2} \right)^4 \rightarrow \frac{q}{F} = \frac{1.7}{\left( \frac{T_1}{T_2} \right)^4} \rightarrow \frac{q}{F} = 306.52 \text{ (K)}$$

Câu 12:

2020-1-15 19:08

Câu hỏi 11

Máy lạnh dùng môi chất lạnh R12, áp suất sôi 2 bar, áp suất ngưng tụ 20 bar. Dung dịch muối được làm lạnh trong bình bay hơi với lưu lượng 25000 kg/h, nhiệt độ giảm từ 7°C đến -2°C. Nhiệt dung riêng của dung dịch của dung dịch muối  $C_m = 3,8 \text{ kJ/kg.K}$ . Lưu lượng môi chất lạnh là :

- a) 0,88kg/s      b) 3,35 kg/s      c) 12042,25 kg/s

Câu hỏi 12

Không khí chuyển động ngang qua (vuông góc) một ống với  $Re = 1025$  và hệ số toả nhiệt đối lưu bằng  $25 \text{ W/m}^2\text{K}$ . Hâm tiêu chuẩn  $Nuf = 0,44 \cdot (\text{Ref})^{0,5}$ . Nếu đường kính ống tăng lên 3,1 lần còn các điều kiện khác không đổi thì hệ số toả nhiệt lúc này bằng bao nhiêu?

- a)  $34,02 \text{ W/m}^2\text{K}$       b)  $14,2 \text{ W/m}^2\text{K}$       c)  $44,23 \text{ W/m}^2\text{K}$

Câu hỏi 13

Khi bị làm nguội đi  $3^\circ\text{C}$  nhưng vẫn chưa đạt đến trạng thái bão hòa, lượng không khí ẩm tương ứng với 1 kg không khí khô toả ra một lượng nhiệt bằng  $7500 \text{ J}$ . Hãy xác định độ chia hơi của không khí ẩm này?

- a)  $891,293 \text{ g/kgk}$       b)  $777,202 \text{ g/kgk}$       c)  $2,992 \text{ g/kgk}$

Câu hỏi 14

Lưu lượng khí N2 vào máy nén Piston 2 cấp là  $500 \text{ kg/h}$ . Nhiệt độ vào và ra mỗi cấp tương ứng là  $24^\circ\text{C}$  và  $118^\circ\text{C}$ .

Xác định công suất nhiệt của thiết bị làm mát trung gian nếu coi quá trình làm mát là đẳng áp.

- a)  $47000 \text{ kW}$       b)  $21,942 \text{ kW}$       c)  $13,662 \text{ kW}$

Câu hỏi 15

Trong một chu trình Rankin của hơi nước, quá trình hoá hơi được thực hiện ở áp suất 30 bar, hơi trước tuabin là hơi quá nhiệt có nhiệt độ lớn hơn nhiệt độ sôi bằng  $216,17^\circ\text{C}$ , áp suất hơi sau tuabin bằng 0,15 bar. Tính hiệu suất nhiệt của chu trình:

- a)  $7,01\%$       b)  $33,6\%$       c)  $40,68\%$

danh sách



9

8

2020-1-15 19:10

Memo No.

Date / /

Memo N

Câu 25: Vách tuy lõm 2 lớp, dài 17m, đường kính đường  
rỗng  $d_1 = 184 \text{ mm}$ ;  $d_2 = 224 \text{ mm}$ ;  $d_3 = 294 \text{ mm}$ . Vô  
đo đồng nhiệt qua bề mặt ngoài cung là  $143 \text{ W/m}^2$   
nhiệt bề mặt ngoài cung  $64^\circ\text{C}$ , hệ số dẫn tản nhiệt  
tô  $57 \text{ W/mK}$ . Xét nhiệt độ mặt tiếp giáp giữa 2 lớp

Giải:

$$\text{Ta có } Q = \pi \cdot d_3 \cdot l \cdot q_f = q_f \cdot l$$

$$\rightarrow q_f = \frac{Q}{\pi d_3 l} = \frac{q_f \pi d_3}{l}$$

$$= \rightarrow 143 \cdot \pi \cdot 0,324 = 145,556 \text{ (W/mK)}$$

$$= \rightarrow Q = q_f \cdot l = 2479,456$$

$$\text{Ta có } q_2 = q_f \Leftrightarrow \frac{t_2 - t_3}{\delta} \quad Q = q_f \cdot l = 2479,456$$

$$Q = \frac{t_2 - t_3}{\frac{1}{2\pi k} \cdot \frac{\ln d_3}{d_2}} \quad Q = \frac{t_2 - t_3}{\frac{1}{2\pi k_2 l} \cdot \frac{\ln d_3}{d_2}} = 2479,456$$

$$\rightarrow t_2 = 65,82^\circ\text{C}$$

Câu 26: Không khí chuyển động ngang (1) qua ống u  
tri số Reynolds = 960 và hệ số tản nhiệt đối lưu  $31$   
 $\text{W/mK}$ . Nếu tăng 10 lần thì hệ số tản nhiệt đối lưu

Giải:

$$\begin{aligned} q_2 &= q_f \cdot \frac{0,216 \cdot Re_2^{0,6} \cdot d_1}{0,93 \cdot Re_1^{0,5} \cdot d_2} \\ &= 31 \cdot \frac{0,216 \cdot (1,19 \cdot 960)^{0,6}}{0,93 \cdot 960^{0,5}} \cdot \frac{1}{1,19} \\ &= 23,94 \text{ W/m}^2\text{K} \end{aligned}$$

HẢI TIỀN

2020-1-15 19:10

Memo No.

Date / /

Memo N

Câu 25: Vách tuy lõm 2 lớp, dài 17m, đường kính đường  
rỗng  $d_1 = 184 \text{ mm}$ ;  $d_2 = 224 \text{ mm}$ ;  $d_3 = 294 \text{ mm}$ . Vô  
đo đồng nhiệt qua bề mặt ngoài cung là  $143 \text{ W/m}^2$   
nhiệt bề mặt ngoài cung  $64^\circ\text{C}$ , hệ số dẫn tản nhiệt  
tô  $47 \text{ W/mK}$ . Xét nhiệt độ mặt tiếp giáp giữa 2 lớp

Giải:

$$\text{Ta có } Q = \pi \cdot d_3 \cdot l \cdot q_f = q_f \cdot l$$

$$\rightarrow q_f = \frac{Q}{\pi d_3 l} = \frac{q_f \pi d_3}{l}$$

$$= \rightarrow 143 \cdot \pi \cdot 0,324 = 145,556 \text{ (W/mK)}$$

$$= \rightarrow Q = q_f \cdot l = 2779,456$$

$$\text{Ta có } q_2 = q_f \Leftrightarrow \frac{t_2 - t_3}{\delta} \quad Q = q_f \cdot l = 2779,456$$

$$Q = \frac{t_2 - t_3}{\frac{1}{2\pi k} \cdot \frac{\ln d_3}{d_2}} \quad Q = \frac{t_2 - t_3}{\frac{1}{2\pi k_2 l} \cdot \frac{\ln d_3}{d_2}} = 2779,456$$

$$\rightarrow t_2 = 65,82^\circ\text{C}.$$

Câu 26: Không khí chuyển động ngang (1) qua lõng ống  
triangular Reynolds = 960 và hệ số tản nhiệt đối lưu  $31$   
 $\text{W/mK}$ . Nếu tăng 10 lần thì hệ số tản nhiệt đối lưu

Giải:

$$\begin{aligned} q_2 &= q_f \cdot \frac{0,216 \cdot Re_2^{0,6} \cdot d_1}{0,93 \cdot Re_1^{0,5} \cdot d_2} \\ &= 31 \cdot \frac{0,216 \cdot (1,19 \cdot 960)^{0,6}}{0,93 \cdot 960^{0,5}} \cdot \frac{1}{1,19} \\ &= 23,94 \text{ W/m}^2\text{K} \end{aligned}$$

HẢI TIỀN

**MÃ ĐỀ: 381; Làm bài 70 phút; Sử dụng ĐTDĐ thu 60 ngày cǎ SIM; HE2012**

Câu hỏi 1

Vách trù gồm hai lớp, dài 12 m có đường kính tương ứng  $d_1 = 120$  mm,  $d_2 = 210$  mm,  $d_3 = 310$  mm. Biết mật độ dòng nhiệt qua bề mặt ngoài cùng bằng  $120 \text{ W/m}^2$  và nhiệt độ bề mặt ngoài cùng bằng  $80^\circ\text{C}$ , hệ số dẫn nhiệt của lớp thứ nhất  $0,4 \text{ W/mK}$  và của lớp thứ hai bằng  $0,4 \text{ W/mK}$ . Xác định nhiệt độ bề mặt tiếp giáp giữa 2 lớp:

- a)  $108,6^\circ\text{C}$       b)  $98,11^\circ\text{C}$       c)  $209,58^\circ\text{C}$

Câu hỏi 2

Trong thiết bị trao đổi nhiệt cùng chiều, mỗi giờ có 2200 kg hơi nước bão hòa khô ở áp suất  $p = 5$  bar ngưng tụ thành nước bão hòa. Nước làm mát ( $C_p = 4,18 \text{ kJ/kgK}$ ) có nhiệt độ vào và ra khỏi thiết bị là  $20^\circ\text{C}$  và  $70^\circ\text{C}$ . Tính lưu lượng nước làm mát.

- a)  $6,167 \text{ kg/s}$       b)  $33,878 \text{ kg/s}$       c)  $66,908 \text{ kg/s}$

Câu hỏi 3

Vách có cánh, mặt bên trái có diện tích  $0,5 \text{ m}^2$ , hệ số tỏa nhiệt  $1800 \text{ W/m}^2\text{K}$ , mặt bên phải có diện tích  $4,7 \text{ m}^2$ , hệ số tỏa nhiệt  $30 \text{ kcal/m}^2\text{.h.K}$ , vách dày 20 mm, hệ số dẫn nhiệt bằng  $46 \text{ W/mK}$ . Trong 5 phút lượng nhiệt truyền từ bên trái sang bên phải bằng 75 kcal. Nhiệt độ của môi trường ở phía có cánh bằng  $125^\circ\text{C}$ . Tính nhiệt độ môi trường ở phía không có cánh?

- a)  $116,55^\circ\text{C}$       b)  $104,03^\circ\text{C}$       c)  $133,45^\circ\text{C}$

Câu hỏi 4

Xác định nhiệt trao đổi nhiệt qua ống có đường kính trung bình bằng 620mm (bỏ qua ảnh hưởng của nhiệt trao đổi nhiệt và chiều dày của vách) biết hệ số tỏa nhiệt ở 2 bên bề mặt vách tương ứng là  $36 \text{ W/m}^2\text{K}$  và  $22 \text{ W/m}^2\text{K}$

- a)  $0,1181 \text{ mK/W}$       b)  $0,0612 \text{ mK/W}$       c)  $0,0376 \text{ mK/W}$

Câu hỏi 5

Một ống thép dài 6 m, đường kính 120 mm, hệ số hấp thụ 0,78, nhiệt độ bề mặt ống  $160^\circ\text{C}$ . ống đặt trong một phòng rộng có nhiệt độ tường phòng  $28^\circ\text{C}$ . Lượng nhiệt trao đổi bằng bức xạ giữa ống thép và tường phòng trong 3 h là?

- a)  $707,03 \text{ kJ}$       b)  $29095,04 \text{ kJ}$       c)  $1612,65 \text{ kJ}$

Câu hỏi 6

Một tấm thép có diện tích  $0,7 \text{ m}^2$ , độden bằng 0,7, nhiệt độ bằng  $550^\circ\text{C}$ . Nhiệt độ tuyệt đối của tấm thép sẽ giảm đi bao nhiêu lần khi dòng nhiệt bức xạ riêng giảm đi 3,5 lần:

- a) Giảm 0,67 lần      b) Giảm 1,37 lần      c) Giảm 2,38 lần

Câu hỏi 7

Động cơ nhiệt làm việc theo chu trình Carnot làm việc ở 2 nguồn nhiệt  $521^\circ\text{C}$  và  $25^\circ\text{C}$  sinh ra công 3 kW. Lượng nhiệt do môi chất lấy đi từ nguồn nóng trong 8 phút là bao nhiêu?

- a)  $2305,161 \text{ kJ}$       b)  $5882,011 \text{ kJ}$       c)  $5211,727 \text{ kJ}$

Câu hỏi 8

Để đốt nóng 3 kg CO chứa trong bình kín ở nhiệt độ  $21^\circ\text{C}$  cần cấp một nhiệt lượng  $111 \text{ kJ/kg}$ . Biến thiên entanpi bằng?

- a)  $466,2 \text{ kJ}$       b)  $558,725 \text{ kJ}$       c)  $755,161 \text{ kJ}$

Câu hỏi 9

Không khí ẩm có độ ẩm tương đối bằng 60%, độ chứa hơi bằng  $39 \text{ g/kgk}$ , áp suất bằng 1 bar. ẽp suất riêng phần cực đại của hơi nước trong không khí ẩm này bằng?

- a)  $164,05 \text{ kPa}$       b)  $9,834 \text{ kPa}$       c)  $15,618 \text{ kPa}$

Câu hỏi 10

Nhiệt lượng cần cấp để đốt nóng đẳng áp 25 kg nước từ trạng thái hơi bão hòa ẩm có độ khô  $x = 0,3$ , áp suất 20 bar, đến nhiệt độ  $350^\circ\text{C}$  bằng:

- a)  $75651,06 \text{ kJ}$       b)  $41458,75 \text{ kJ}$       c)  $207449,06 \text{ kJ}$

**MÃ ĐỀ: 398; Làm bài 70 phút; Sử dụng ĐTDD thu 60 ngày cá SIM; HE2012**

Câu hỏi 1

Trong một thiết bị trao đổi nhiệt dùng hơi nước bão hòa ngưng tụ ở áp suất 7 bar để đốt nóng không khí. Nhiệt độ không khí tăng từ 20 °C đến 75 °C. Độ chênh nhiệt độ trung bình logarit bằng:

- a) 99,23 °C      b) 115,28 °C      c) 284,07 °C

Câu hỏi 2

Vách phẳng có cánh, dày  $\delta = 9$  mm, hệ số dẫn nhiệt là  $47 \text{ W/mK}$ , một phía hơi nước ngưng tụ (bỏ qua nhiệt trở tản nhiệt phía hơi nước), phía kia được làm cánh nên diện tích truyền nhiệt tăng lên 12 lần và hệ số tản nhiệt từ bề mặt cánh tới không khí bằng  $15 \text{ W/m}^2\text{K}$ . Hệ số truyền nhiệt tính đối với bề mặt phẳng không làm cánh bằng:

- a)  $174 \text{ W/m}^2\text{K}$       b)  $211,73 \text{ W/m}^2\text{K}$       c)  $221,55 \text{ W/m}^2\text{K}$

Câu hỏi 3

Vách phẳng gồm 2 lớp có chiều dày các lớp  $\delta_1 = 140$  mm,  $\delta_2 = 180$  mm. Hệ số dẫn nhiệt tương ứng là  $0,26 \text{ W/mK}$  và  $0,62 \text{ W/mK}$ . Khí nóng có nhiệt độ  $t_1 = 262^\circ\text{C}$  tiếp xúc với lớp 1, không khí có nhiệt độ  $t_2$  tiếp xúc với lớp 2. Biết hệ số tản nhiệt đối lưu từ khí nóng tới bề mặt là  $20 \text{ W/m}^2\text{K}$ , hệ số tản nhiệt đối lưu từ bề mặt lớp 2 tới không khí là  $17 \text{ W/m}^2\text{K}$ . Nhiệt độ bề mặt tiếp xúc giữa lớp 1 và 2 là  $105^\circ\text{C}$ . Xác định nhiệt độ không khí:

- a)  $20,34^\circ\text{C}$       b)  $22,47^\circ\text{C}$       c)  $11,85^\circ\text{C}$

Câu hỏi 4

Hơi nước bão hòa ẩm có lưu lượng  $34 \text{ kg/s}$  ở áp suất 12 bar, độ ẩm bằng 0,6 được đốt nóng đẳng áp đến  $220^\circ\text{C}$ . Nhiệt lượng cần cấp bằng:

- a)  $85424,72 \text{ kW}$       b)  $43248,68 \text{ kW}$       c)  $29739,12 \text{ kW}$

Câu hỏi 5

Máy nén thực hiện nén đoạn nhiệt không khí có nhiệt độ  $17^\circ\text{C}$ , áp suất  $100 \text{ kPa}$  tới áp suất  $0,85 \text{ MPa}$ . Năng suất của máy nén tính tại đầu hút là  $31 \text{ m}^3/\text{phút}$ . Tính công suất của máy nén.

- a)  $-755 \text{ kW}$       b)  $-152,46 \text{ kW}$       c)  $-169,216 \text{ kW}$

hàng  
teng  
đe t<sub>1</sub>,  
%, which  
ai cùa

Câu 5: Máy bơm nhiệt công suất 12KJ, hút từ nguồn lạnh có nhiệt độ 6°C và cấp nhiệt cho vật cần sấy làm nóng từ nhiệt độ 26°C tăng lên 40°C. Xác định hố số bơm nhiệt.

Giai:

$$Q_1 = 12 \text{ KJ} \Rightarrow \varphi = \frac{Q_1}{L_0} + 1 = \frac{12}{4} + 1 = 4$$

$$L_0 = 4 \text{ KJ}$$

$P_h = \text{const}$

$P_2 = 35\%$

$\eta = 85\%$

dương

st

Câu 6: Máy nén thực hiện nén etanen nhiệt khí có nhiệt 30°C áp suất 100 kPa ra áp suất 1,2 MPa. Năng suất máy là 300 kg/h. Tính công suất của máy nén.

$$L = \frac{k}{k-1} P_1 V \left[ 1 - \left( \frac{P_2}{P_1} \right)^{\frac{k-1}{k}} \right]$$

$$= \frac{1.4}{1.4-1} \cdot 10^5 \cdot \frac{30}{60} \left[ 1 - \left( \frac{1.2}{1} \right)^{\frac{1.4-1}{1.4}} \right]$$

$$= -132,689 \text{ (kW)}$$

At

Câu 7: Trong một chu trình Rankin của hơi nước, quá trình hơi nước được thực hiện ở áp suất 14 bar, hơi nước qua bìn sò hơi quá nhiệt có nhiệt độ hơi nén bằng 154,96 °C. Áp suất hơi sau bìn bằng 0,5 bar. Tính hiệu suất nhiệt của chu trình.

Giai:  $f P_1 = 14$  bar

$$t = t_{\text{phát}} p_1 \rightarrow \text{độ quá } t^\circ = 195,04 + 154,96 - 550^\circ$$

Thay bảng 5  $\rightarrow f i_1 = 3147$

$$s_1 = 7113$$

HAI TIẾN

TIẾN

2020-1-15 19:08

2020-1-15 19:09

Memo No. \_\_\_\_\_

Date / /

1.  $\delta =$   
iều lún

2.  $d = 1,5$   
lần  
với giờ có  
bar

$P = 9,18$   
 $0^{\circ}\text{C}$  và

3.  $160$

$$\rightarrow Q = \frac{t_f - t_1}{\alpha_1 F_1 + \frac{\delta}{\lambda F_1} + \frac{1}{\alpha_2 F_2}} = \frac{t_f - t_1}{1300,0,85 + 0,026 \cdot 1,0,85 + 5,089,7} = 1492,86$$

$$\rightarrow t_f = 124,42^{\circ}\text{C}$$

Quá trình: Máy lạnh dùng môi chất  $R_{12}$ , áp suất sôi 2 bar, áp suất ngưng tụ 10 bar,  $d^2$  muối đặc làm lạnh trung bình bay hơi với lưu lượng 1000 kg/h, nhiệt độ giảm từ  $6 \rightarrow (-4)^{\circ}\text{C}$ . Nhiệt dung riêng của  $d^2$  muối  $C_m = 3,8 \text{ kJ/kgK}$ , lưu lượng môi chất danh là.

Gửi:

$$Q = G \cdot C_{m\text{chất}} (t_2 - t_1) = \frac{1000 \cdot 3,8 (6 - (-4))}{3600} = 105,56$$

$$\begin{cases} P_1 = 2; x_1 = 1 \\ P_2 = 10; x_2 = 0 \end{cases} \xrightarrow[\text{Thi R}_{12}]{} \begin{cases} i_1 = 645 \\ i_2 = 540 \end{cases}$$

$$Q = G_{m\text{chất}} (i_1 - i_2) \Rightarrow G_{m\text{chất}} = \frac{Q}{i_1 - i_2} = 101 \text{ g/s}$$

Công: Khi bị làm nguội đi  $4^{\circ}\text{C}$  nhưng vẫn chưa đạt đến trạng thái bão hòa, lượng không khí ẩm đường đi  $1 \text{ kg K}^2$  khô tạo 1 kg nhiệt  $5,550 \text{ J}$ . Hãy tính độ chia hơi nước của không khí ẩm này.

Gửi: Entanpi  $K^2$  ẩm:

$$I_1 = t_1 + d(2500 + 1,93 t_1)$$

$$I_2 = t_2 + d(2500 + 1,93 t_2)$$

HẢI TIẾN

**MÃ ĐỀ: 381; Làm bài 70 phút; Sử dụng ĐTDĐ thu 60 ngày cù SIM; HE2012**

Câu hỏi 1

Vách trù gồm hai lớp, dài 12 m có đường kính tương ứng  $d_1 = 120$  mm,  $d_2 = 210$  mm,  $d_3 = 310$  mm. Biết mật độ dòng nhiệt qua bề mặt ngoài cùng bằng  $120 \text{ W/m}^2$  và nhiệt độ bề mặt ngoài cùng bằng  $80^\circ\text{C}$ , hệ số dẫn nhiệt của lớp thứ nhất  $0,4 \text{ W/mK}$  và của lớp thứ hai bằng  $0,4 \text{ W/mK}$ . Xác định nhiệt độ bề mặt tiếp giáp giữa 2 lớp:

- a)  $108,6^\circ\text{C}$       b)  $98,11^\circ\text{C}$       c)  $209,58^\circ\text{C}$

Câu hỏi 2

Trong thiết bị trao đổi nhiệt cùng chiều, mỗi giờ có  $2200 \text{ kg}$  hơi nước bão hòa khô ở áp suất  $p = 5 \text{ bar}$  ngưng tụ thành nước bão hòa. Nước làm mát ( $C_p = 4,18 \text{ kJ/kgK}$ ) có nhiệt độ vào và ra khỏi thiết bị là  $20^\circ\text{C}$  và  $70^\circ\text{C}$ . Tính lưu lượng nước làm mát.

- a)  $6,167 \text{ kg/s}$       b)  $33,878 \text{ kg/s}$       c)  $66,908 \text{ kg/s}$

Câu hỏi 3

Vách có cánh, mặt bên trái có diện tích  $0,5 \text{ m}^2$ , hệ số tỏa nhiệt  $1800 \text{ W/m}^2\text{K}$ , mặt bên phải có diện tích  $4,7 \text{ m}^2$ , hệ số tỏa nhiệt  $30 \text{ kcal/m}^2\text{.h.K}$ , vách dày  $20 \text{ mm}$ , hệ số dẫn nhiệt bằng  $46 \text{ W/mK}$ . Trong 5 phút lượng nhiệt truyền từ bên trái sang bên phải bằng  $75 \text{ kcal}$ . Nhiệt độ của môi trường ở phía có cánh bằng  $125^\circ\text{C}$ . Tính nhiệt độ môi trường ở phía không có cánh?

- a)  $116,55^\circ\text{C}$       b)  $104,03^\circ\text{C}$       c)  $133,45^\circ\text{C}$

Câu hỏi 4

Xác định nhiệt trở truyền nhiệt qua ống có đường kính trung bình bằng  $620\text{mm}$  (bỏ qua ảnh hưởng của nhiệt trở dẫn nhiệt và chiều dày của vách) biết hệ số tỏa nhiệt ở 2 bên bề mặt vách tương ứng là  $36\text{W/m}^2\text{K}$  và  $22\text{W/m}^2\text{K}$

- a)  $0,1181 \text{ mK/W}$       b)  $0,0612 \text{ mK/W}$       c)  $0,0376 \text{ mK/W}$

Câu hỏi 5

Một ống thép dài  $6 \text{ m}$ , đường kính  $120 \text{ mm}$ , hệ số hấp thụ  $0,78$ , nhiệt độ bề mặt ống  $160^\circ\text{C}$ . ống đặt trong một phòng rộng có nhiệt độ tường phòng  $28^\circ\text{C}$ . Lượng nhiệt trao đổi bằng bức xạ giữa ống thép và tường phòng trong  $3 \text{ h}$  là?

- a)  $707,03 \text{ kJ}$       b)  $29095,04 \text{ kJ}$       c)  $1612,65 \text{ kJ}$

Câu hỏi 6

Một tấm thép có diện tích  $0,7 \text{ m}^2$ , độ den bằng  $0,7$ , nhiệt độ bằng  $550^\circ\text{C}$ . Nhiệt độ tuyệt đối của tấm thép sẽ giảm đi bao nhiêu lần khi dòng nhiệt bức xạ riêng giảm đi  $3,5$  lần:

- a) Giảm  $0,67$  lần      b) Giảm  $1,37$  lần      c) Giảm  $2,38$  lần

Câu hỏi 7

Động cơ nhiệt làm việc theo chu trình Carnot làm việc ở 2 nguồn nhiệt  $521^\circ\text{C}$  và  $25^\circ\text{C}$  sinh ra công  $3 \text{ kW}$ . Lượng nhiệt do môi chất lấy đi từ nguồn nóng trong  $8 \text{ phút}$  là bao nhiêu?

- a)  $2305,161 \text{ kJ}$       b)  $5882,011 \text{ kJ}$       c)  $5211,727 \text{ kJ}$

Câu hỏi 8

Để đốt nóng  $3 \text{ kg}$  CO chứa trong bình kín ở nhiệt độ  $21^\circ\text{C}$  cần cấp một nhiệt lượng  $111 \text{ kJ/kg}$ . Biến thiên entanpi bằng?

- a)  $466,2 \text{ kJ}$       b)  $558,725 \text{ kJ}$       c)  $755,161 \text{ kJ}$

Câu hỏi 9

Không khí ẩm có độ ẩm tương đối bằng  $60\%$ , độ chứa hơi bằng  $39 \text{ g/kgk}$ , áp suất bằng  $1 \text{ bar}$ . ấp suất riêng phần cực đại của hơi nước trong không khí ẩm này bằng?

- a)  $164,05 \text{ kPa}$       b)  $9,834 \text{ kPa}$       c)  $15,618 \text{ kPa}$

Câu hỏi 10

Nhiệt lượng cần cấp để đốt nóng đẳng áp  $25 \text{ kg}$  nước từ trạng thái hơi bão hòa ẩm có độ khô  $x=0,3$ , áp suất  $20 \text{ bar}$ , đến nhiệt độ  $350^\circ\text{C}$  bằng:

- a)  $75651,06 \text{ kJ}$       b)  $41458,75 \text{ kJ}$       c)  $207449,06 \text{ kJ}$

Giả sử: Nhiệt lượng cần để đổi năng lượng áp suất nước  
tại trạng thái khởi đầu có ám có đặc điểm  $x = 0,75$ , áp  
suất 20 bar, độ nhiệt độ  $350^\circ\text{C}$  bằng:

- a) 28181,81 kJ b) 26651,63 kJ c) 193975,63 kJ

Lời:

$$\left| \begin{array}{l} P_1 = 20 \\ x = 0,75 \end{array} \right. \xrightarrow{\text{Tra bảng}} \left| \begin{array}{l} i_1' = 908,5 \\ i_1'' = 2799 \end{array} \right.$$

$$\left. \begin{array}{l} i_1 = i_1' + x(i_1'' - i_1') = 2826,375 \\ P_2 = 20 \\ t_2 = 350 \end{array} \right. \xrightarrow{\text{Tra bảng}} i_2 = 3134$$

$$\rightarrow Q = G(i_2 - i_1) = 26651,625 (\text{kJ})$$

Giả sử: không khí chuyển động ngang (vuông góc) qua mặt  
ống có số Reynolds bằng 940 và hệ số trao đổi nhiệt  
điều hòa bằng  $33 \text{ W/m}^2\text{K}$ . Nếu đường kính ống tăng là  
3,5 lần thì hệ số trao đổi nhiệt điều hòa bằng bao nhiêu?  
khi các điều kiện không đổi?

- a)  $54,47 \text{ W/m}^2\text{K}$  b)  $19,92 \text{ m W/m}^2\text{K}$  c)  $17,64 \text{ W/m}^2\text{K}$

Giai:

$$Re = 940 \times (10 \times 10^3)$$

$$Nu_f = 0,43 \cdot Re^{0,5} \cdot \epsilon_f^{0,5} \quad (90^\circ \Rightarrow \epsilon_f = 1)$$

~~$$\frac{Nu_f}{Nu_{f1}} = \frac{0,43}{\lambda} \cdot \frac{Re}{Re_1} = \frac{0,43}{\lambda} \cdot \frac{940}{3,5}$$~~

$$\Leftrightarrow \frac{\lambda}{\lambda_1} = \frac{0,43}{(0,43)^{0,5}} = \frac{1}{(0,43)^{0,5}}$$

$$\Leftrightarrow \alpha_2 = \left( \frac{d_1}{d_2} \right)^{0,5} \cdot \alpha_1 = \left( \frac{1}{3,5} \right)^{0,5} \cdot 3,3 = 17,64 (\text{W/m}^2\text{K})$$

HẢI TIỀN

Memo No.

Date / /

$$\left. \begin{array}{l} P_2 = 0,5 \text{ bar.} \\ s_1 = s_2 \end{array} \right\} \xrightarrow{\text{Xa bằng}} \left. \begin{array}{l} i_2' = 340,6 \\ i_2'' = 464,5 \\ s_2' = 1,091 \\ s_2'' = 7,593 \end{array} \right\}$$

$$x = \frac{s_2 - s_2'}{s_2'' - s_2'} = 0,929$$

$$i_2 = i_2' + x(i_2'' - i_2')$$

$$y = \frac{i_1 - i_2}{i_1 - i_2'} = 23,75$$

Câu 8: Máy lạnh dùng môi chất lạnh R12, áp suất số 2 bar, áp suất ngưng tụ 30 bar. Dung dịch muối đặc làm lạnh trong bình bay hơi với lưu lượng 8500 kg/h. Nhiệt độ giảm từ  $10^\circ\text{C} \rightarrow -1^\circ\text{C}$ . Nhiệt dung riêng của dung dịch muối  $C_m = 3,8 \text{ kJ/kg}\cdot\text{K}$ . Lưu lượng môi chất lạnh là:

Giai

$$Q_{\text{nhuộm}} = G \cdot C_m (t_2 - t_1) = \frac{8500}{3600} \cdot 3,8 (10 - (-1))$$

$$= 98,7$$

$$Q_{\text{nm}} = G_{R12} \cdot (y - i_3) \quad | P = 2 \quad (\text{Xa bằng})$$

$$x_1 = 1 \quad | i_1 = 645$$

$$P_2 = 30 \quad | i_2 = 600$$

$$G_{R12} = \frac{98,7}{645 - 600} = 2,15 \text{ (kg/s)} \quad | x_2 = 0$$

Câu 9: Không khí ẩm có độ ẩm tương đối 80%, nhiệt độ  $36^\circ\text{C}$ , áp suất 1 bar. xác định lượng không khí khô có trọng lượng 350 (g) & ẩm này.

Giai2020-1-15 19:08  
HAI TIEN

Memo No.

t =

φ =

d =

d =

=&gt;

Câu 10 :

Váéh

nhái

sô' dàn

mát

Giai :

q

Câu 11 :

1 Tám

0,85 , n

năng s

nhiết

Giai :

E

→

Câu 12 :

2020-1-15 19:10

Memo No.

Date

Ch. đường  
màu Mát  
(W/m<sup>2</sup>),  
độ dày 2  
lớp

Đề: Độ dày 3kg/m<sup>2</sup> chia 1) bình kính có 210 cành  
cấp số 111KJ/kg. Biến thiên Entropi = 0

Giải:

$$Q = \Delta H + \Delta E = 111$$

$$\rightarrow \Delta H = Q = 111$$

$$\text{Đoảng nhiệt: } Q = G \cdot C_v \cdot \Delta t = 3.111 = 333 (\text{kJ})$$

$$\begin{aligned} \text{Biến thiên Entropi: } \Delta S &= Q / C_p \\ &= 111 / 333 = 0,333 = 466,2 (\text{kJ}) \end{aligned}$$

Đề 2: Đóng cọc nhiệt chu trình (acrylic làm việc 2 nguồn)  
nhiệt 400°C và 21°C sinh công 9kW. Ig nhiệt độ môi trường  
tăng từ 21°C nguồn nóng trong 14 phút là bao nhiêu.

Giải:

$$\text{Taco: } \varphi = \frac{T_1}{T_1 - T_2} = \frac{Q_1}{\Phi L}$$

$$\rightarrow \frac{400 + 273}{(400+273) - (21+273)} = \frac{Q_1}{9}$$

$$\rightarrow Q_1 = 15,98 (\text{kW})$$

$$\rightarrow Q = Q_1 \times 14 \times 60 = 13428,2 (\text{kJ})$$

Đề 3: 1 ống thép dài 7m, kẽm hàn 99, nứt bé  
mặt ống 196°C; đig đất (c) phong sông, nứt đất phong 33°C.  
Hàng nhiệt trao đổi bằng bùa giữa ống thép & đig phong  
tăng 6kW là:

Giải:

HẢI TIỀN

HẢI TIỀN

2020-1-15 19:10

Memo No.

Date / /

020077

nhiệt độ  $t_2$  T' từ số phần áp suất bão hòa khí tại cửa

hở nồng ionic với trạng thái 1 và trạng thái 2

$$\text{Giải: } \frac{P_{\text{max}}}{P_{t_2 \text{ max}}} = \frac{q_2}{q_1} = \frac{32\%}{72\%} = 0,39$$

1) hơi  
duabin  
và -

Đ/c 28. Liệu lượng khí CO<sub>2</sub> vào máy nén pítông 2 cấp là 400 kg/h  
nó sẽ ra ra là mỗi cấp là 25°C và 124°C. Xét công  
suất nhiệt tối đa của thiết bị làm mát trung gian  
nếu có quá trình làm mát là đồng áp

Gọi:

Máy nén 2 cấp  $\Rightarrow q_2 - q_1 = 1$  thiết bị làm mát

$$Q_m = (m-1) q_{\text{mean}} \quad C_p = \frac{C_u p}{M}$$

3206

3298

$$q_{\text{mean}} = G \cdot C_p \cdot \Delta T$$

$$= \frac{400}{3600} \cdot \frac{377}{44} \cdot (124-25)$$

$$= 9,425 \text{ kW}$$

Đ/c 29. Nhiệt liều lượng cần cấp để đốt nóng đồng áp là 1719  
nhiệt trạng thái hơi bão hòa ẩm  $w = 0,45$  áp suất  
10 bar đến nồng độ 350°C bằng:

Đ/c:

$$P_1 = 10 \text{ bar} \xrightarrow{\text{Bảng 4}} \begin{cases} i_1' = 908,5 \\ i_1'' = 2799 \end{cases}$$

$$x = 0,45 \Rightarrow i_1 - i_1' + x(i_1' - i_1'') = 1759,225$$

$$P_2 = 10 \text{ bar} \xrightarrow{\text{Bảng 5}} \begin{cases} t_2 = 350 \\ i_2 = 3131 \end{cases}$$

$$Q = G(i_2 - i_1) = H (3131 - 1759,225)$$

$$= 37118,925 \text{ kJ}$$

HAI TIẾN

const.  
ng. độn 80%  
7.32%

TIẾN