

سری سوال: یک ۱

زمان آزمون (دقیقه): تستی: ۰ ۱۲۰: تشریحی:

تعداد سوالات: تستی: ۰ تشریحی: ۵

عنوان درس: ترمودینامیک ۲

رشته تحصیلی/ گد درس: مهندسی مکانیک گرایش جامدات، مهندسی مکانیک گرایش حرارت و سیالات، مهندسی مکانیک گرایش ساخت و تولید، مهندسی مکانیک- تبدیل انرژی ۱۳۱۵۰۲۲

استفاده از ماشین حساب مهندسی، کتاب درسی مجاز است

نمره ۲،۸۰

- سیکل برایتون همراه با بازیابی را که از هوا به عنوان سیال عامل استفاده می کند دارای نسبت فشار ۸ است. دماهای ماکزیمم و مینیمم در سیکل  $1150K$  و  $310K$  است. اگر بازده آدیباٽیک کمپرسور ۷۵ درصد و برای توربین ۸۲ درصد و کارایی بازیاب ۶۵ درصد باشد مطلوبست:

- الف- دمای هوا در خروجی توربین
- ب- کار خالص خروجی
- ج- بازده گرمایی

نمره ۲،۸۰

- پمپ گرمایی بر مبنای سیکل تراکمی ایده آلی و با مبرد  $a = 134a$  کار می کند و از این پمپ برای گرمایش آب  $15^{\circ}C$  تا دمای  $54^{\circ}C$  استفاده می شود. فشارها در اوپراتور و کندانسور به ترتیب  $0.18kg/s$  و  $0.32MPa$  و  $1.4MPa$  هستند. قدرت داده شده به پمپ گرما را بیابید.

نمره ۲،۸۰

- الف- با شروع از رابطه  $dh = Tds + v dP$  نشان دهید که شبیه خط فشار ثابت در نمودار  $s - h$ : (۱) در ناحیه اشباع مقدار ثابتی دارد، (۲) در ناحیه فوق گرم بر حسب دما افزایش می یابد.

ب- برای گازی با معادله حالت  $(P + \frac{a}{v^2})v = RT$  در فرآیند تکدما رابطه های زیر را بیابید.

$$\Delta u - 1$$

$$\Delta h - 2$$

$$\Delta s - 3$$

سری سوال: ۱ یک

زمان آزمون (دقیقه): تستی: ۰ ۱۲۰: تشریحی:

تعداد سوالات: تستی: ۰ تشریحی: ۵

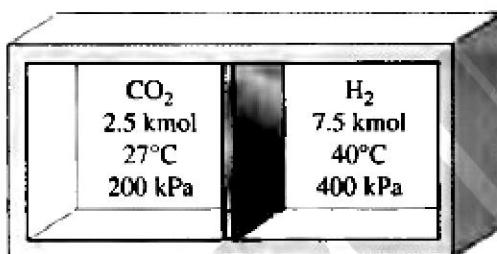
عنوان درس: ترمودینامیک ۲

رشته تحصیلی/گد درس: مهندسی مکانیک گرایش جامدات، مهندسی مکانیک گرایش حرارت و سیالات، مهندسی مکانیک گرایش ساخت و تولید، مهندسی مکانیک-تبديل انرژی ۱۳۱۵۰۲۲

۲.۸۰ - تانک صلب عایقی توسط پارتيشن به دو محفظه تقسیم شده است. یک محفظه حاوی  $CO_2$  ۲.۵ kmol گاز در شرایط  $27^\circ C$  و  $200kPa$  است و محفظه دیگر حاوی  $H_2$  ۷.۵ kmol گاز در شرایط  $40^\circ C$  و  $400kPa$  است. پارتيشن را برابر داریم و دو گاز مخلوط می‌شوند.

مطلوبست: (الف) دمای مخلوط

(ب) فشار مخلوط پس از برقراری تعادل. گرمایی ویژه هر دو گاز را در دمای اتفاق ارزیابی کنید.



۲.۸۰

-۵ هوا با آهنگ  $\frac{m^3}{min}$  ۶ در شرایط  $95kPa, 15^\circ C$  و با رطوبت نسبی ۳۰ درصد وارد مجرای گرمکن می‌شود و

در  $25^\circ C$  خارج می‌شود. مطلوبست:

الف- آهنگ انتقال گرما در مجرای گرمکن

ب- رطوبت نسبی هوای خروجی

سری سوال: یک ۱

زمان آزمون (دقیقه): تستی: ۰ ۱۲۰: تشریحی: ۵

تعداد سوالات: تستی: ۰ تشریحی: ۵

عنوان درس: ترمودینامیک ۲

رشته تحصیلی/گد درس: مهندسی مکانیک گرایش جامدات، مهندسی مکانیک گرایش حرارت و سیالات، مهندسی مکانیک گرایش ساخت و تولید، مهندسی مکانیک-تبديل انرژی ۱۳۱۵۰۲۲

استفاده از ماشین حساب مهندسی، کتاب درسی مجاز است

نمره ۲.۸۰

۱- الف- ۷۶۳K

ب- ۱۰۱۶۴kj/kg

ج- ۲۱ درصد

فصل ۸ ص ۴۱۵

نمره ۲.۸۰

۲- صفحه ۵۲۷ کتاب

نمره ۲.۸۰

۳- الف-

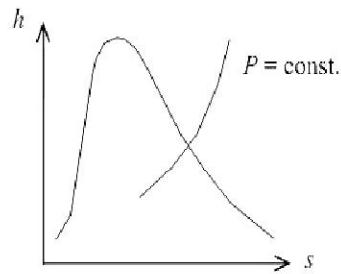
**Analysis** For  $P = \text{constant}$ ,  $dP = 0$  and the given relation reduces to  $dh = Tds$ , which can also be expressed as

$$\left( \frac{\partial h}{\partial s} \right)_P = T$$

Thus the slope of the  $P = \text{constant}$  lines on an  $h-s$  diagram is equal to the temperature.

(a) In the saturation region,  $T = \text{constant}$  for  $P = \text{constant}$  lines, and the slope remains constant.

(b) In the superheat region, the slope increases with increasing temperature since the slope is equal temperature.



سری سوال: ۱ یک

زمان آزمون (دقیقه): تستی: ۰۰ تشریحی: ۱۲۰

تعداد سوالات: تستی: ۰۰ تشریحی: ۵

عنوان درس: ترمودینامیک ۲

رشته تحصیلی/گد درس: مهندسی مکانیک گرایش جامدات، مهندسی مکانیک گرایش حرارت و سیالات، مهندسی مکانیک گرایش ساخت و تولید، مهندسی مکانیک-تبديل انرژی ۱۳۱۵۰۲۲

نمره ۲.۸۰

**Analysis** (a) We take both gases as our system. No heat, work, or mass crosses the system boundary, therefore this is a closed system with  $Q = 0$  and  $W = 0$ . Then the energy balance for this closed system reduces to

$$\begin{aligned} E_{\text{in}} - E_{\text{out}} &= \Delta E_{\text{system}} \\ 0 &= \Delta U = \Delta U_{\text{CO}_2} + \Delta U_{\text{H}_2} \\ 0 &= [mc_v(T_m - T_i)]_{\text{CO}_2} + [mc_v(T_m - T_i)]_{\text{H}_2} \end{aligned}$$

Using  $c_v$  values at room temperature and noting that  $m = NM$ , the final temperature of the mixture is determined to be

$$\begin{aligned} (2.5 \times 44 \text{ kg})(0.657 \text{ kJ/kg}\cdot^\circ\text{C})(T_m - 27^\circ\text{C}) + (7.5 \times 2 \text{ kg})(10.183 \text{ kJ/kg}\cdot^\circ\text{C})(T_m - 40^\circ\text{C}) &= 0 \\ T_m &= 35.8^\circ\text{C} \quad (308.8 \text{ K}) \end{aligned}$$

(b) The volume of each tank is determined from

$$\begin{aligned} V_{\text{CO}_2} &= \left( \frac{NR_u T_i}{P_1} \right)_{\text{CO}_2} = \frac{(2.5 \text{ kmol})(8.314 \text{ kPa}\cdot\text{m}^3/\text{kmol}\cdot\text{K})(300 \text{ K})}{200 \text{ kPa}} = 31.18 \text{ m}^3 \\ V_{\text{H}_2} &= \left( \frac{NR_u T_i}{P_1} \right)_{\text{H}_2} = \frac{(7.5 \text{ kmol})(8.314 \text{ kPa}\cdot\text{m}^3/\text{kmol}\cdot\text{K})(313 \text{ K})}{400 \text{ kPa}} = 48.79 \text{ m}^3 \end{aligned}$$

Thus,

$$\begin{aligned} V_m &= V_{\text{CO}_2} + V_{\text{H}_2} = 31.18 \text{ m}^3 + 48.79 \text{ m}^3 = 79.97 \text{ m}^3 \\ N_m &= N_{\text{CO}_2} + N_{\text{H}_2} = 2.5 \text{ kmol} + 7.5 \text{ kmol} = 10.0 \text{ kmol} \end{aligned}$$

and

$$P_m = \frac{N_m R_u T_m}{V_m} = \frac{(10.0 \text{ kmol})(8.314 \text{ kPa}\cdot\text{m}^3/\text{kmol}\cdot\text{K})(308.8 \text{ K})}{79.97 \text{ m}^3} = 321 \text{ kPa}$$

نمره ۲.۸۰

۵ - الف - kj/min ۶۹.۳

ب - ۱۶.۱ درصد

فصل ۱۳ ص ۵۷۷

CO <sub>2</sub>	H <sub>2</sub>
2.5 kmol	7.5 kmol
200 kPa	400 kPa
27°C	40°C