

بِسْمِ اللَّهِ الرَّحْمَنِ الرَّحِيمِ

در آستان جانان از آسمان میندیش  
کز اوج سربلندی افقی به خاک پستی  
صوفی پیاله سما حافظ قرابه برهنز  
ای کوه آستینان تاکی دراز دستی



# فصل چہارم: تحلیل انرژی سیستم بسته

## Energy Analysis of Closed Systems

اکبر اقبالی

# قانون اول برای سیستم بسته

$$E_{in} - E_{out} = \Delta E_{system}$$

$$Q_{net} - W_{net} = \Delta E_{system}$$

$$Q_{net} = Q_{in} - Q_{out}$$

$$W_{net} = (W_{out} - W_{in})_{other} + W_b$$

$$W_b = \int_1^2 P dV$$

$E = \text{Internal energy} + \text{Kinetic energy} + \text{Potential energy}$

$$E = U + KE + PE$$

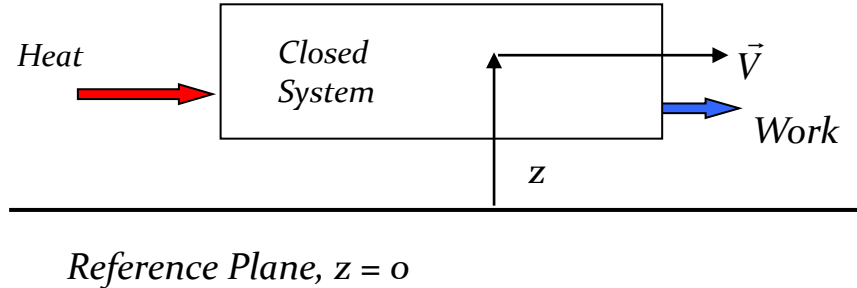
$$KE = \int_{\vec{V}=0}^{\vec{V}} m \vec{V} d\vec{V} = \frac{m \vec{V}^2}{2}$$

$$PE = \int_{z=0}^z mg dz = mgz$$

$$\Delta E = \Delta U + \Delta KE + \Delta PE$$

$$Q_{net} - W_{net} = \Delta U + \Delta KE + \Delta PE$$

$$Q_{net} - W_{net} = \Delta U$$



سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

$C_p$  و  $C_v$

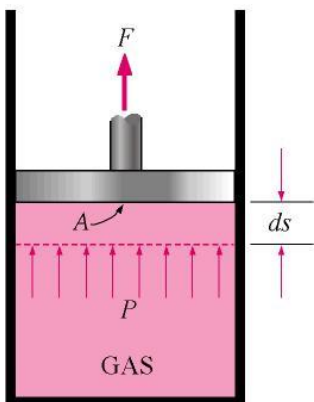
روش حل

انرژی و آنتالپی

# کار مرزی

کار از ضرب نیرو در جابجایی محاسبه می شود.

از ضرب فشار در سطح، نیرو حاصل می شود.



$$W_b = \int_1^2 \delta W_b = \int_1^2 F ds = \int_1^2 \frac{F}{A} A ds$$

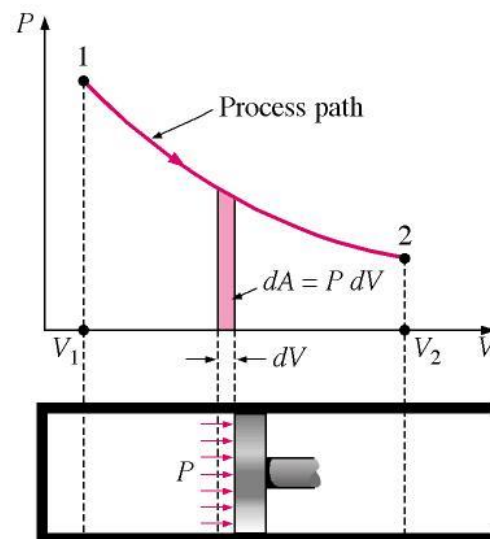
$$= \int_1^2 P dV$$

$$\delta W_b = P dV$$

$$W_b = W_{\text{friction}} + W_{\text{atm}} + W_{\text{crank}}$$

$$= \int_1^2 (F_{\text{friction}} + P_{\text{atm}} A + F_{\text{crank}}) ds$$

$$P = f(V)$$



سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

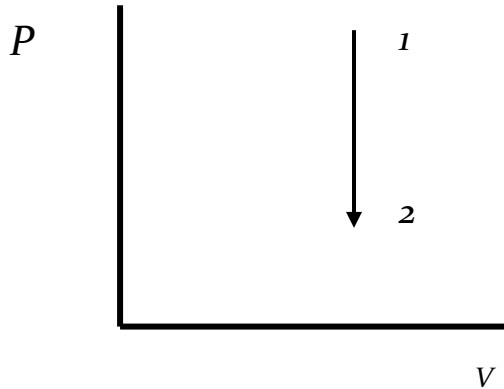
گرمای ویژه

Cp و Cv

روش حل

انرژی و آنتالپی

# انواع فرآیندها

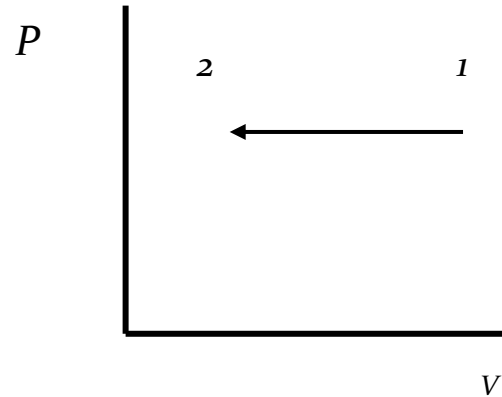


*P-V diagram for  $V = \text{constant}$*

$$W_b = \int_1^2 P dV = 0$$

*P-V diagram for  $T = \text{constant}$*

$$P = \frac{mRT}{V}$$



*P-V diagram for  $P = \text{constant}$*

$$W_b = \int_1^2 P dV = P \int_1^2 dV = P(V_2 - V_1)$$

$$\begin{aligned} W_b &= \int_1^2 P dV = \int_1^2 \frac{mRT}{V} dV \\ &= mRT \ln\left(\frac{V_2}{V_1}\right) \end{aligned}$$



سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

$C_p$  و  $C_v$

روش حل

انرژی و آنتالپی

ترمودینامیک - فصل چهارم

# انواع فرآیندها



The polytropic process

$$PV^n = \text{constant}$$

Process	Exponent $n$
Constant pressure	0
Constant volume	$\infty$
Isothermal & ideal gas	1
Adiabatic & ideal gas	$k = C_p/C_v$

An ideal gas - polytropic process

$$\begin{aligned}W_b &= \int_1^2 P dV = \int_1^2 \frac{\text{Const}}{V^n} dV \\&= \frac{P_2 V_2 - P_1 V_1}{1-n}, \quad n \neq 1 \\&= PV \ln\left(\frac{V_2}{V_1}\right), \quad n = 1\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}W_b &= \int_1^2 P dV = \int_1^2 \frac{\text{Const}}{V^n} dV \\&= \frac{mR(T_2 - T_1)}{1-n}, \quad n \neq 1 \\&= mRT \ln\left(\frac{V_2}{V_1}\right), \quad n = 1\end{aligned}$$

سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

$C_p$  و  $C_v$

روش حل

انرژی و آنتالپی

ترمودینامیک - فصل چهارم

# گرمای ویژه

$C_v$  : The specific heat at constant volume for a constant-volume process.

$C_p$  : The specific heat at constant pressure for a constant-pressure process.

$$C_V = \left( \frac{\partial u}{\partial T} \right)_v \quad \text{and} \quad C_P = \left( \frac{\partial h}{\partial T} \right)_P$$

*Simple Substance*

$$u = u(T, v) \quad \text{and} \quad h = h(T, P)$$

$$du = \left( \frac{\partial u}{\partial T} \right)_v dT + \left( \frac{\partial u}{\partial v} \right)_T dv$$

or

$$du = C_v dT + \left( \frac{\partial u}{\partial v} \right)_T dv$$

$$dh = \left( \frac{\partial h}{\partial T} \right)_P dT + \left( \frac{\partial h}{\partial P} \right)_T dP$$

or

$$dh = C_p dT + \left( \frac{\partial h}{\partial P} \right)_T dP$$



سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

$C_p$  و  $C_v$

روش حل

انرژی و آنتالپی

ترمودینامیک - فصل چهارم

# گرمای ویژه برای گاز ایده آل

$u$ ,  $h$ ,  $C_v$ , and  $C_p$  are functions of temperature alone.

$$du = C_v dT + \left( \frac{\partial u}{\partial v} \right)_T dv$$

$$du = C_v dT + \left[ T \left( \frac{\partial P}{\partial T} \right)_v - P \right] dv$$



$$\left( \frac{\partial u}{\partial v} \right)_T = T \left( \frac{\partial P}{\partial T} \right)_v - P$$

$$C_V = C_V(T) \quad \text{and} \quad \left( \frac{\partial u}{\partial v} \right)_T \equiv 0$$

$$C_P = C_P(T) \quad \text{and} \quad \left( \frac{\partial h}{\partial P} \right)_T \equiv 0$$

$$P = \frac{RT}{v}$$

$$\left( \frac{\partial P}{\partial T} \right)_v = \frac{R}{v}$$

$$\left( \frac{\partial u}{\partial v} \right)_T = T \frac{R}{v} - P = P - P = 0$$

$$C_V = \left( \frac{du}{dT} \right)_{\text{ideal gas}}$$

$$C_P = \left( \frac{dh}{dT} \right)_{\text{ideal gas}}$$



سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

$C_p$  و  $C_v$

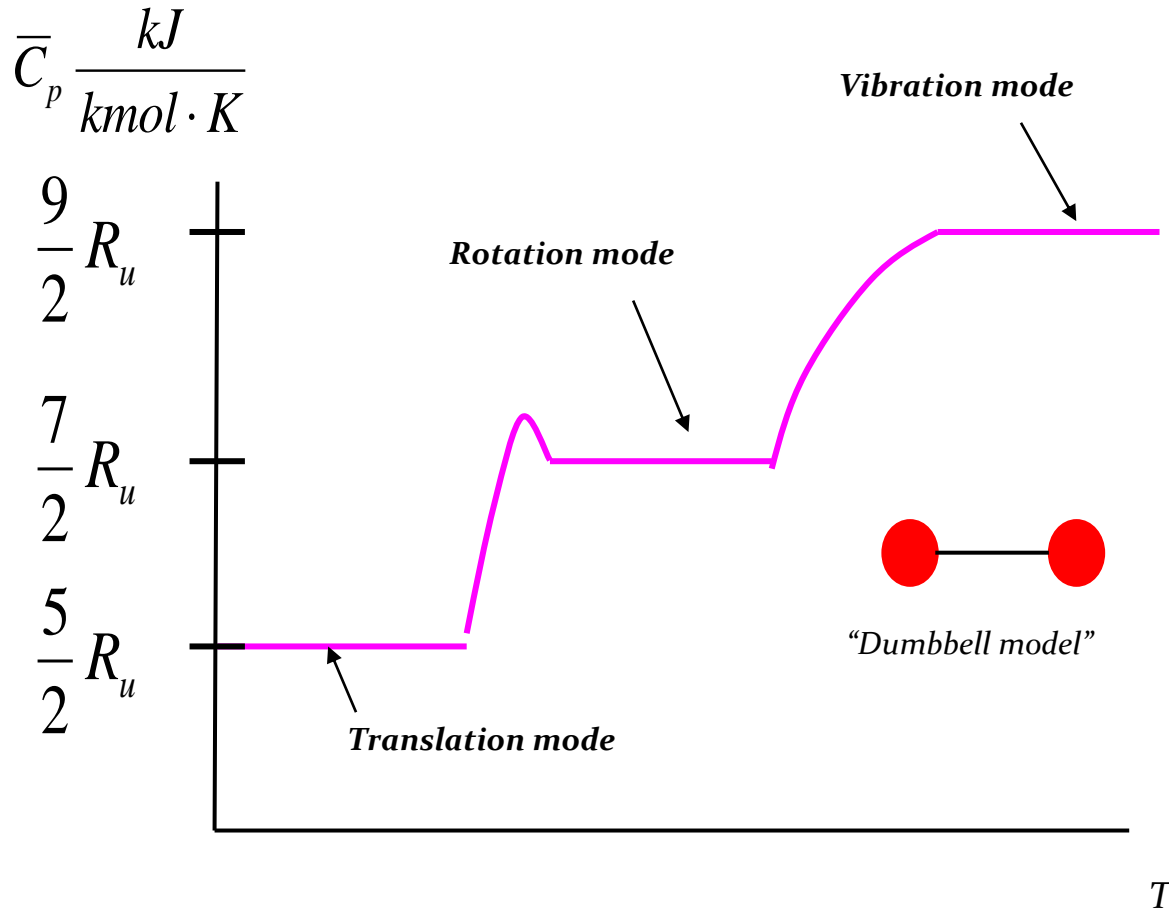
روش حل

انرژی و آنتالپی

ترمودینامیک - فصل چهارم



# گرمای ویژه برای گاز ایده آل



سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

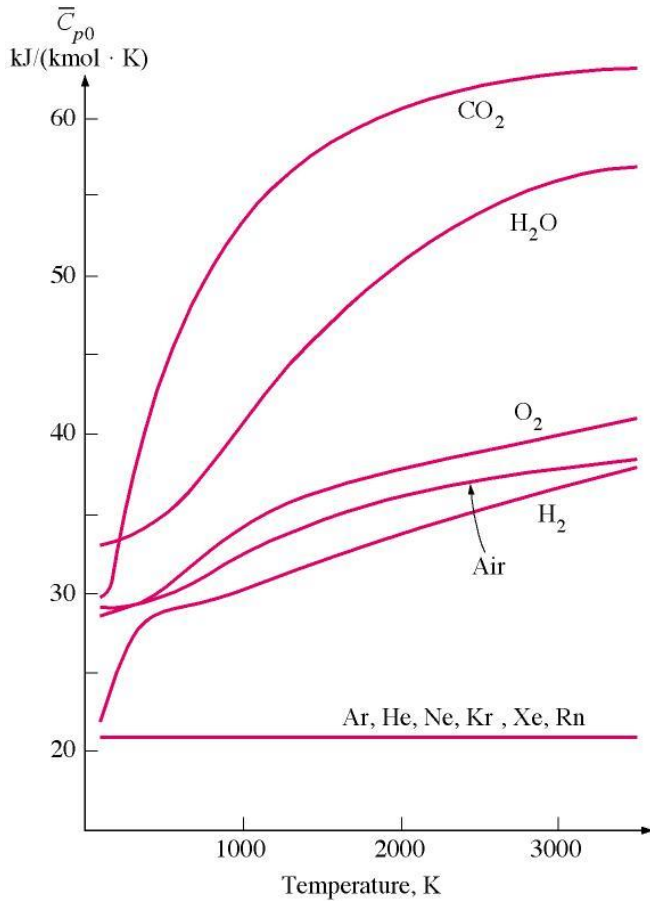
$C_p$  و  $C_v$

روش حل

انرژی و آنتالپی

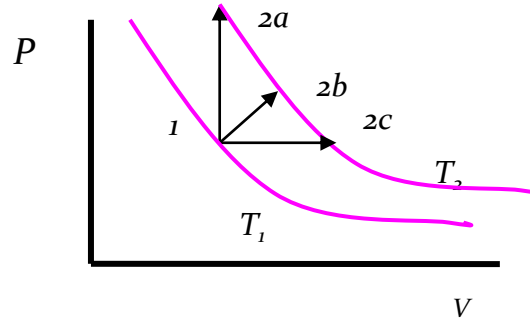
ترمودینامیک - فصل چهارم

# گرمای ویژه برای گاز ایده آل



$$du = C_V dT$$

$$dh = C_P dT$$



*P-V diagram for several processes for an ideal gas.*

$$\Delta u = u_2 - u_1 = \int_1^2 C_V(T) dT = C_{V,ave} (T_2 - T_1)$$

$$\Delta h = h_2 - h_1 = \int_1^2 C_P(T) dT = C_{P,ave} (T_2 - T_1)$$



سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

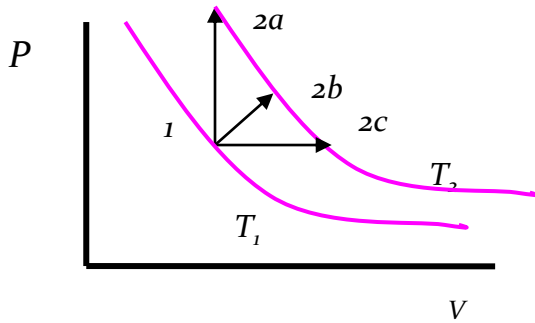
Cp و Cv

روش حل

انرژی و آنتالپی

ترمودینامیک - فصل چهارم

# گرمای ویژه برای گاز ایده آل



Process 1-2a: Constant volume  
 Process 1-2b:  $P = a + bV$ , a linear relationship  
 Process 1-2c: Constant pressure

P-V diagram for several processes for an ideal gas.

- The best average value (the one that gives the exact results)  
 See Table A-2(c) for variable specific data.

$$C_{v,ave} = \frac{\int_1^2 C_V(T) dT}{T_2 - T_1} \quad \text{and} \quad C_{P,ave} = \frac{\int_1^2 C_P(T) dT}{T_2 - T_1}$$

- Good average values are

$$C_{v,ave} = \frac{C_V(T_2) + C_V(T_1)}{2} \quad C_{P,ave} = \frac{C_P(T_2) + C_P(T_1)}{2}$$

$$C_{v,ave} = C_V(T_{ave}) \quad C_{P,ave} = C_P(T_{ave}) \quad T_{ave} = \frac{T_2 + T_1}{2}$$



سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

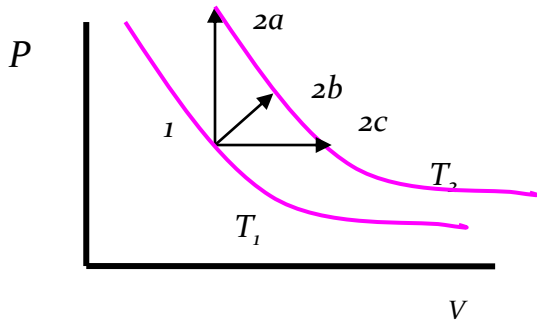
$C_p$  و  $C_v$

روش حل

انرژی و آنتالپی

ترمودینامیک - فصل چهارم

# گرمای ویژه برای گاز ایده آل



Process 1-2a: Constant volume  
 Process 1-2b:  $P = a + bV$ , a linear relationship  
 Process 1-2c: Constant pressure

*P-V diagram for several processes for an ideal gas.*

*3. values are the ones evaluated at 300 K and are given in Table A-2(a).*

$$C_{v,ave} = C_V(300K) \quad \text{and} \quad C_{P,ave} = C_P(300K) \quad \Delta h = h_2 - h_1 = \int_1^2 C_P(T) dT$$

$$\Delta h = h_2 - h_1 = \int_{T_1}^{T_{ref}} C_P(T') dT' + \int_{T_{ref}}^{T_2} C_P(T') dT'$$

$$h - h_{ref} = \int_{T_{ref}}^T C_P(T') dT'$$

or

$$\begin{aligned} \Delta h = h_2 - h_1 &= \int_{T_{ref}}^{T_2} C_P(T') dT' - \int_{T_{ref}}^{T_1} C_P(T') dT' \\ &= (h_2 - h_{ref}) - (h_1 - h_{ref}) \end{aligned}$$

or

$$h = h_{ref} + \int_{T_{ref}}^T C_P(T') dT'$$



سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

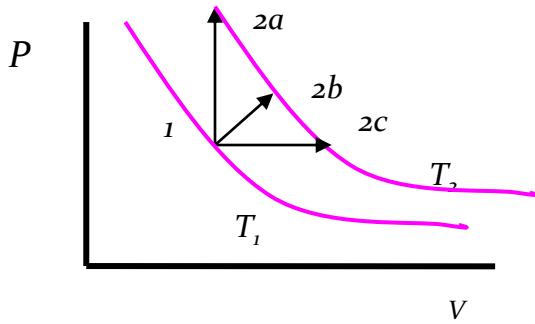
$C_p$  و  $C_v$

روش حل

انرژی و آنتالپی

ترمودینامیک - فصل چهارم

# گرمای ویژه برای گاز ایده آل

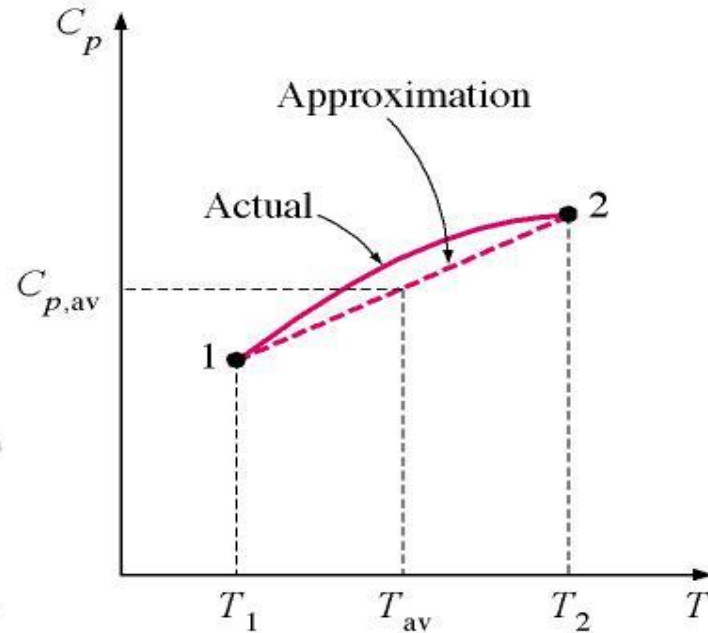


Process 1-2a: Constant volume  
 Process 1-2b:  $P = a + bV$ , a linear relationship  
 Process 1-2c: Constant pressure

P-V diagram for several processes for an ideal gas.

AIR

T, K	u, kJ/kg	h, kJ/kg
0	0	0
.	.	.
.	.	.
300	214.17	300.19
310	221.25	310.24
.	.	.
.	.	.



سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

Cp و Cv

روش حل

انرژی و آنتالپی

ترمودینامیک - فصل چهارم

## رابطه بین $C_p$ و $C_v$

Using the definition of enthalpy ( $h = u + Pv$ ) and writing the differential of enthalpy, the relationship between the specific heats for ideal gases is

$$h = u + Pv$$

$$dh = du + d(RT)$$

$$C_p dT = C_v dT + R dT$$

$$C_p = C_v + R$$

where  $R$  is the particular gas constant. The specific heat ratio  $k$  (fluids texts often use  $\gamma$  instead of  $k$ ) is defined as

$$k = \frac{C_p}{C_v}$$

$$C_p = \frac{kR}{k-1} \quad \text{and} \quad C_v = \frac{R}{k-1}$$

**Extra Problem**

Show that



سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

$C_p$  و  $C_v$

روش حل

انرژی و آنتالپی

ترمودینامیک - فصل چهارم



# روش حل مسائل ترمودینامیک

✚ برای حل مسائل ترمودینامیک به روش ریاضیات، از مراحل زیر استفاده خواهیم کرد:

- (۱) انتخاب سیستم مورد نظر.
- (۲) رسم دیاگرام آزاد سیستم و تبادل انرژی از مرزهای آن.
- (۳) تعیین وضعیت خواص ماده (گازایده آل یا واقعی - جدول).
- (۴) تعیین نوع فرآیند و رسم دیاگرام آن. تکمیل جدول خواص.
- (۵) اعمال قوانین بقای ماده و انرژی.
- (۶) اعمال سایر اطلاعات برای مسئله. محاسبه خواص دیگر.
- (۷) ادامه معادلات و حل مسئله برای محاسبه مجهولات.

سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

$C_p$  و  $C_v$

روش حل

انرژی و آنتالپی

ترمودینامیک - فصل چهارم

# تغییرات انرژی داخلی و آنتالپی در مایع و جامد

✚ اگر مایع و جامد تراکم پذیر باشند:  $C_P = C_V = C \left( \frac{kJ}{kg \cdot K} \right)$

✚ برای جامد تراکم ناپذیر خواهیم داشت:  $du = C_V dT = CdT$

$$dv = 0$$

✚ و بطور مشابه برای انرژی داخلی خواهیم داشت:  $dh = du + Pdv^0 + vdP = du + vdP$

$$\Delta h = \Delta u + v\Delta P = C\Delta T + v\Delta P$$

✚ برای جامد حجم مخصوص تقریباً صفر است و خواهیم داشت:

$$\Delta h_{solid} = \Delta u_{solid} + v^0 \Delta P$$

$$\Delta h_{solid} = \Delta u_{solid} \cong C\Delta T$$



سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

$C_p$  و  $C_v$

روش حل

انرژی و آنتالپی

ترمودینامیک - فصل چهارم



# تغییرات انرژی داخلی و آنتالپی در مایع و جامد



برای مایع دو وضعیت می تواند رخ دهد:

▪ فرآیند فشار ثابت:

$$\Delta h_{liquid} = \Delta u_{liquid} \cong C\Delta T$$

▪ فرآیند دما ثابت:

$$\Delta h_{liquid} = \Delta u_{liquid} + v\Delta P \cong C\Delta^0 T + v\Delta P$$

$$\Delta h_{liquid} = v\Delta P$$

سیستم بسته

سیکل

کار مرزی

فرآیندها

گرمای ویژه

$C_p$  و  $C_v$

روش حل

انرژی و آنتالپی

ترمودینامیک - فصل چهارم

هیچ ثروتی چون عقل نیست،

هیچ فقری چون نادانی نیست،

هیچ ارثی چون ادب نیست،

هیچ پشتیبانی چون مشورت نیست.

امیر مؤمنان، امام علی علیه السلام