

* PAREDES

• LEMBREMOS DOS TRÊS TIPOS DE SISTEMA:

- ISOLADO: NÃO TROCA ENERGIA COM VIZ.
- FECHADO: TROCA ENERGIA COM VIZ.
- ABERTO: TROCA ENERGIA E MASSA COM VIZ.

• A DEPENDER DO TIPO DE PAREDE QUE SEPARA O SISTEMA DA VIZINHANÇA, SOMOS CAPAZES DE ESPECIFICAR SEU TIPO.

TAMBÉM CHAMADA DE ISOLANTE TÉRMICA

- COM RELAÇÃO À TRANSFERÊNCIA DE ENERGIA NA FORMA DE CALOR:

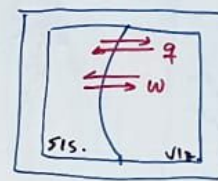
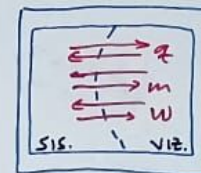
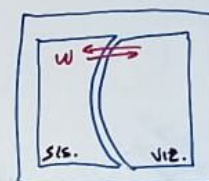
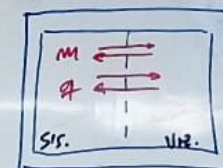
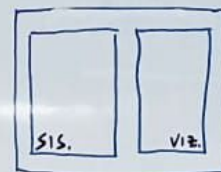
→ PAREDE DIATÉRMICA (PERMITE) E ADIABÁTICA (NÃO PERMITE)

- COM RELAÇÃO À TRANSFERÊNCIA DE ENERGIA NA FORMA DE TRABALHO:

→ PAREDE FLEXÍVEL (PERMITE) OU RÍGIDA (NÃO PERMITE)

- COM RELAÇÃO À TRANSFERÊNCIA DE MATÉRIA:

→ PAREDE PERMEÁVEL (PERMITE TODOS OS COMPONENTES), SEMI-PERMEÁVEL (PERMITE ALGUNS) E IMPERMEÁVEL (NÃO PERMITE NENHUM).



SISTEMA
ISOLADO

SISTEMAS
FECHADOS

SISTEMAS
ABERTOS

* FUNÇÕES RESPOSTA

- SÃO FUNÇÕES MEDIDAS EXPERIMENTALMENTE E QUE PERMITEM OBTER:
 - EQUAÇÃO DE ESTADO PARA UM SISTEMA
 - MEDIDAS DE VARIÁVEIS TERMODINÂMICAS IMPORTANTES QUE NÃO PODEMOS MEDIR DIRETAMENTE

o COEFICIENTE ISOTÉRMICO DO VOLUME

EXPANSIVIDADE E COMPRESSIBILIDADE

- MEDEM A MUDANÇA PERCENTUAL DO VOLUME COM RELAÇÃO A MUDANÇAS EM P OU T
- EXPANSIBILIDADE TÉRMICA:

$$\alpha \stackrel{\text{DEF}}{=} \frac{1}{V} \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_P = \frac{1}{V} \left(\frac{\partial \bar{V}}{\partial T} \right)_P$$

PARA GÁS IDEAL:

$$\bar{V} = \frac{RT}{P} \Rightarrow \left(\frac{\partial \bar{V}}{\partial T} \right)_P = \left[\frac{\partial}{\partial T} \left(\frac{RT}{P} \right) \right]_P = \frac{R}{P}$$

$$\alpha = \frac{1}{\bar{V}} \left(\frac{\partial \bar{V}}{\partial T} \right)_P = \frac{1}{\bar{V}} \cdot \frac{R}{P} = \frac{R}{RT} = \frac{1}{T}$$

$$\boxed{\alpha = \frac{1}{T} \text{ (ID.)}}$$

GÁS IDEAL

- COMPRESSIBILIDADE ISOTÉRMICA

$$\beta \stackrel{\text{DEF}}{=} -\frac{1}{V} \left(\frac{\partial V}{\partial P} \right)_T = -\frac{1}{V} \left(\frac{\partial \bar{V}}{\partial P} \right)_T$$

PARA GÁS IDEAL:

$$\bar{V} = \frac{RT}{P} \Rightarrow \left[\frac{\partial}{\partial P} \left(\frac{RT}{P} \right) \right]_T = -\frac{RT}{P^2}$$

$$\beta = -\frac{1}{\bar{V}} \cdot \left(-\frac{RT}{P^2} \right) = \frac{RT}{\bar{V}} \cdot \frac{1}{P^2} = \frac{1}{P} \quad \boxed{\beta = \frac{1}{P} \text{ (ID.)}}$$

$$\left(P + \frac{a}{V^2} \right) (\bar{V} - b) = RT$$

$$P\bar{V} = RT$$

α \uparrow \uparrow \downarrow
 T P \bar{V}

SINAL DE MORA

- ATRAVÉS DE MEDIDAS DESSAS QUANTIDADES PODEMOS, PELA INTEGRAÇÃO DA DIFERENCIAL TOTAL DE V, OBTER VARIAÇÕES EM V QUE DECORREM DE MUDANÇAS EM P E T PARA QUALQUER SUBSTÂNCIA PURA.

EXATA

$$dV = \left(\frac{\partial V}{\partial T} \right)_P dT + \left(\frac{\partial V}{\partial P} \right)_T dP = \alpha V dT - \beta V dP$$

$$= V [\alpha dT - \beta dP]$$

$$\int_{V_i}^{V_f} \frac{dV}{V} = \int_{T_i}^{T_f} \alpha dT - \int_{P_i}^{P_f} \beta dP$$

ASSUMA $T_i \approx T_F$ E $P_i \approx P_F$

$$\ln\left(\frac{V_F}{V_i}\right) = \alpha \int_{T_i}^{T_F} dT - \beta \int_{P_i}^{P_F} dP = \alpha(T_F - T_i) - \beta(P_F - P_i)$$

$$\frac{V_F}{V_i} = e^{\alpha(T_F - T_i) - \beta(P_F - P_i)} \approx [1 + \alpha(T_F - T_i)][1 - \beta(P_F - P_i)]$$

QUESTÃO 6.1

DEMONSTRAR
dT EM FUNÇÃO
DAS FUNÇÕES
DE ESTADO

$$V_F = V_i [1 + \alpha(T_F - T_i)][1 - \beta(P_F - P_i)]$$

SE $T_i = 0^\circ\text{C}$ E $P_i = 1 \text{ bar}$, E $V_0 = \text{VOLUME A } 1 \text{ BAR E } 0^\circ\text{C}$

$$V = V_0 (1 + \alpha T) [1 - \beta(P - 1)]$$

EQUAÇÃO DE ESTADO SÓLIDO, LÍQUIDO, GÁS

— VAMOS AGORA A DIFERENCIAL TOTAL DE P:

$$dP = \left(\frac{\partial P}{\partial T}\right)_V dT + \left(\frac{\partial P}{\partial V}\right)_T dV$$

OBTENHAMOS $\left(\frac{\partial P}{\partial V}\right)_T$ POR RELAÇÃO RECÍPROCA: $\left(\frac{\partial P}{\partial V}\right)_T = \frac{1}{\left(\frac{\partial V}{\partial P}\right)_T} = -\frac{1}{\beta V}$

OBTENHAMOS $\left(\frac{\partial P}{\partial T}\right)_V$ POR RELAÇÕES CÍCLICA E RECÍPROCA:

$$\left(\frac{\partial V}{\partial P}\right)_T \left(\frac{\partial P}{\partial T}\right)_V \left(\frac{\partial T}{\partial V}\right)_P = -1 \Rightarrow \left(\frac{\partial P}{\partial T}\right)_V = \frac{-1}{\left(\frac{\partial V}{\partial P}\right)_T \left(\frac{\partial T}{\partial V}\right)_P}$$

$$\left(\frac{\partial P}{\partial T}\right)_V = - \frac{\left(\frac{\partial V}{\partial T}\right)_P}{\left(\frac{\partial V}{\partial P}\right)_T} = \frac{\frac{1}{V} \left(\frac{\partial V}{\partial T}\right)_P}{-\frac{1}{V} \left(\frac{\partial V}{\partial P}\right)_T} = \frac{\alpha}{\beta}$$

Logo:

$$dP = \frac{\alpha}{\beta} dT - \frac{1}{\beta V} dV$$

SE V É CONSTANTE: $dP = \frac{\alpha}{\beta} dT$

INTEGRANDO ENTRE (P_i, T_i) E (P_F, T_F) :

$$P_F - P_i = \int_{P_i}^{P_F} dP = \frac{\alpha}{\beta} \int_{T_i}^{T_F} dT = \frac{\alpha}{\beta} (T_F - T_i)$$

POR EXEMPLO: UM VOLUME CONSTANTE DE MERCÚRIO

A $P_i = 1 \text{ atm} \approx 1 \cdot 10^5 \text{ Pa}$ E $T_i = 15^\circ\text{C}$ É AQUECIDO ISOCORICAMENTE ATÉ $T_F = 25^\circ\text{C}$. QUAL A PRESSÃO FINAL, SABENDO QUE $\alpha = 1,81 \cdot 10^{-4} \text{ K}^{-1}$ E $\beta = 4,01 \cdot 10^{-11} \text{ Pa}^{-1}$

$$P_F - P_i = \frac{1,81 \cdot 10^{-4} \text{ K}^{-1}}{4,01 \cdot 10^{-11} \text{ Pa}^{-1}} \cdot 10 \text{ K} = 4,51 \cdot 10^7 \text{ Pa}$$

$$P_F = 1 \cdot 10^5 \text{ Pa} + 4,51 \cdot 10^7 \text{ Pa} = 0,001 \cdot 10^7 \text{ Pa} + 4,51 \cdot 10^7 \text{ Pa} = 4,52 \cdot 10^7 \text{ Pa} \approx 452 \text{ atm}$$

• CAPACIDADES CALORÍFICAS —

- MEDIM CALOR ABSORVIDO POR VARIAÇÕES DE TEMPERATURA MANTENDO-SE UMA VARIÁVEL X, CONSTANTE:

$$C_x = \left(\frac{\delta q}{dT} \right)_x$$

- O CALOR ESPECÍFICO É A CAPACIDADE CALORÍFICA POR UNIDADE DE MASSA

$$\tilde{C}_x = \frac{C_x}{m} = \frac{1}{m} \left(\frac{\delta q}{dT} \right)_x$$

- A CAPACIDADE CALORÍFICA MOLAR É C_x POR MOL:

$$\bar{C}_x = \frac{C_x}{n} = \frac{1}{n} \left(\frac{\delta q}{dT} \right)_x$$

- TÍPICAMENTE MEDIMOS C_V E C_P .

$$\alpha, \beta, C_V, C_P$$