

Professor: Valter Salles do Nascimento Jr
email: nascimento.valter@usp.br



2º Semana

- 1º Lei e Conceitos Mecânicos de Energia / Transferência de energia através de trabalho / Transferência de energia através de calor

Calendário

fevereiro

| d | s | t | q | q | s | s |
|----|----|----|----|----|----|----|
| 26 | 27 | 28 | 29 | 30 | 31 | 1 |
| 2 | 3 | 4 | 5 | 6 | 7 | 8 |
| 9 | 10 | 11 | 12 | 13 | 14 | 15 |
| 16 | 17 | 18 | 19 | 20 | 21 | 22 |
| 23 | 24 | 25 | 26 | 27 | 28 | 29 |
| 1 | 2 | 3 | 4 | 5 | 6 | 7 |

24 - Carnaval

março

| d | s | t | q | q | s | s |
|----|----|----|----|----|----|----|
| 1 | 2 | 3 | 4 | 5 | 6 | 7 |
| 8 | 9 | 10 | 11 | 12 | 13 | 14 |
| 15 | 16 | 17 | 18 | 19 | 20 | 21 |
| 22 | 23 | 24 | 25 | 26 | 27 | 28 |
| 29 | 30 | 31 | 1 | 2 | 3 | 4 |
| 5 | 6 | 7 | 8 | 9 | 10 | 11 |

abril

| d | s | t | q | q | s | s |
|----|----|----|----|----|----|----|
| 29 | 30 | 31 | 1 | 2 | 3 | 4 |
| 5 | 6 | 7 | 8 | 9 | 10 | 11 |
| 12 | 13 | 14 | 15 | 16 | 17 | 18 |
| 19 | 20 | 21 | 22 | 23 | 24 | 25 |
| 26 | 27 | 28 | 29 | 30 | 1 | 2 |
| 3 | 4 | 5 | 6 | 7 | 8 | 9 |

06 e 09 - Semana Santa

20 - Tiradentes

maio

| d | s | t | q | q | s | s |
|----|----|----|----|----|----|----|
| 26 | 27 | 28 | 29 | 30 | 1 | 2 |
| 3 | 4 | 5 | 6 | 7 | 8 | 9 |
| 10 | 11 | 12 | 13 | 14 | 15 | 16 |
| 17 | 18 | 19 | 20 | 21 | 22 | 23 |
| 24 | 25 | 26 | 27 | 28 | 29 | 30 |
| 31 | 1 | 2 | 3 | 4 | 5 | 6 |

junho

| d | s | t | q | q | s | s |
|----|----|----|----|----|----|----|
| 31 | 1 | 2 | 3 | 4 | 5 | 6 |
| 7 | 8 | 9 | 10 | 11 | 12 | 13 |
| 14 | 15 | 16 | 17 | 18 | 19 | 20 |
| 21 | 22 | 23 | 24 | 25 | 26 | 27 |
| 28 | 29 | 30 | 1 | 2 | 3 | 4 |
| 5 | 6 | 7 | 8 | 9 | 10 | 11 |

11 - Corpus Chisti

julho

| d | s | t | q | q | s | s |
|----|----|----|----|----|----|----|
| 28 | 29 | 30 | 1 | 2 | 3 | 4 |
| 5 | 6 | 7 | 8 | 9 | 10 | 11 |
| 12 | 13 | 14 | 15 | 16 | 17 | 18 |
| 19 | 20 | 21 | 22 | 23 | 24 | 25 |
| 26 | 27 | 28 | 29 | 30 | 31 | 1 |
| 2 | 3 | 4 | 5 | 6 | 7 | 8 |

Período para realização de recuperação

Energia e 1º Lei da Termodinâmica

Energia interna

Energia potencial

$$\Delta E = \Delta U + \Delta EC + \Delta EP = mu + \frac{mv^2}{2} + mgz$$

Energia cinética

Energia pode ser armazenada no interior de sistemas sob várias formas macroscópicas. A energia pode ser transformada de uma forma para outra e transferida entre sistemas. Para sistemas fechados, a energia pode ser transferida por meio de trabalho e da transferência de calor. A quantidade total de energia é conservada em todas as transformações e transferências.

Energia e 1º Lei da Termodinâmica

Energia interna

Energia potencial

$$\Delta E = \Delta U + \Delta EC + \Delta EP = mu + \frac{mv^2}{2} + mgz$$

Energia cinética

Energia pode ser armazenada no interior de sistemas sob várias formas macroscópicas. A energia pode ser transformada de uma forma para outra e transferida entre sistemas. Para sistemas fechados, a energia pode ser transferida por meio de trabalho e da transferência de calor. A quantidade total de energia é conservada em todas as transformações e transferências.

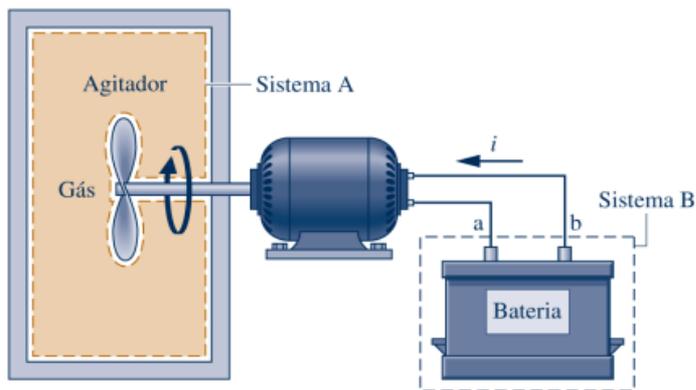
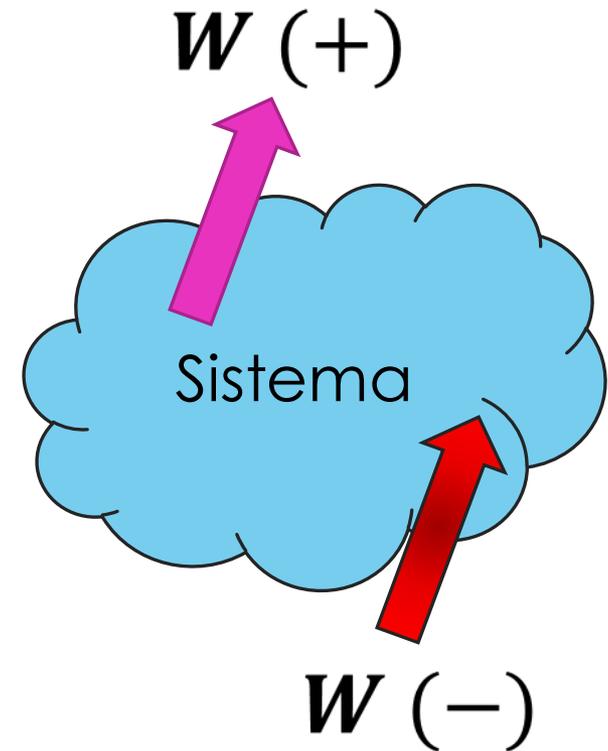
Convenções de sinais para o Trabalho

Convenção de sinais:

$W > 0$: trabalho realizado pelo sistema

$W < 0$: trabalho realizado sobre o sistema

$$W = \int_{s_1}^{s_2} F ds$$



Trabalho **não é uma propriedade** do sistema ou vizinhança.

$$\int_1^2 \delta W = W$$

Potência e trabalho de compressão

Potência → Taxa de transferência de energia por intermédio de trabalho.

$$\dot{W} = Fv$$

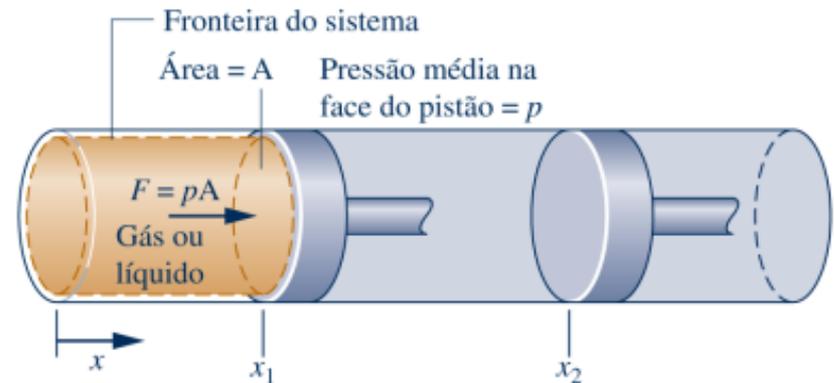
$$W = \int_{t_1}^{t_2} \dot{W} dt = \int_{t_1}^{t_2} Fv dt \quad \rightarrow \quad P = \dot{W} = \frac{W}{t}$$

Trabalho de expansão ou compressão:

$$W = \int_{s_1}^{s_2} F ds$$

$$\rightarrow p = \frac{F}{A}$$

$$W = \int_{s_1}^{s_2} p A ds \quad \text{ou} \quad W = \int_{V_1}^{V_2} p dV$$



Trabalho de compressão

Para calcular o trabalho, precisamos conhecer $p = p(V)$ quando:

$$pV^n = cte$$

→ Processo politrópico

$$n = 0$$

→ Processo isobárico

$$n = 1$$

→ Processo isotérmico

$$n = k = \frac{c_p}{c_v}$$

→ Processo isentrópico

$$n = +\infty$$

→ Processo isocórico

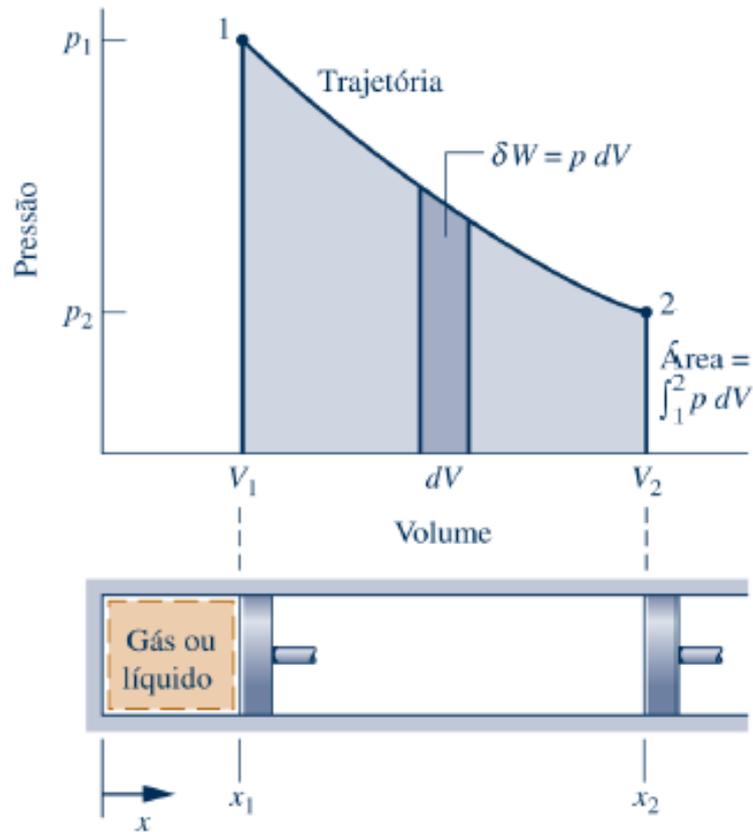


Fig. 2.7 Trabalho de um processo de expansão ou compressão em quase equilíbrio.

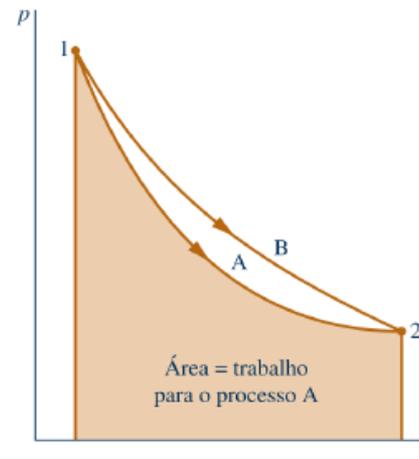


Fig. 2.8 Ilustração de que o trabalho depende do processo.

Exemplo

Avaliando Trabalho de Expansão

Um gás em um conjunto cilindro - pistão passa por um processo de expansão, cuja relação entre a pressão e o volume é dada por

$$pV^n = \text{constante}$$

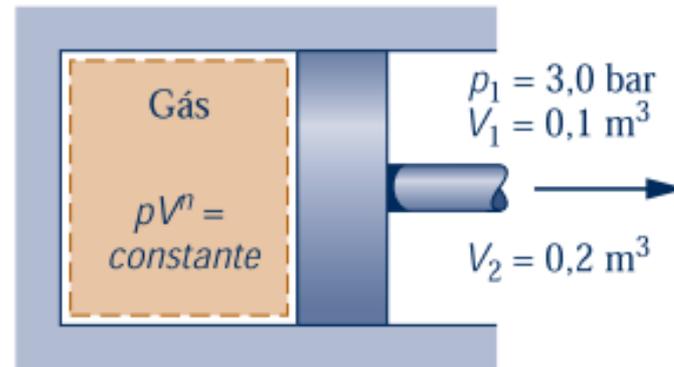
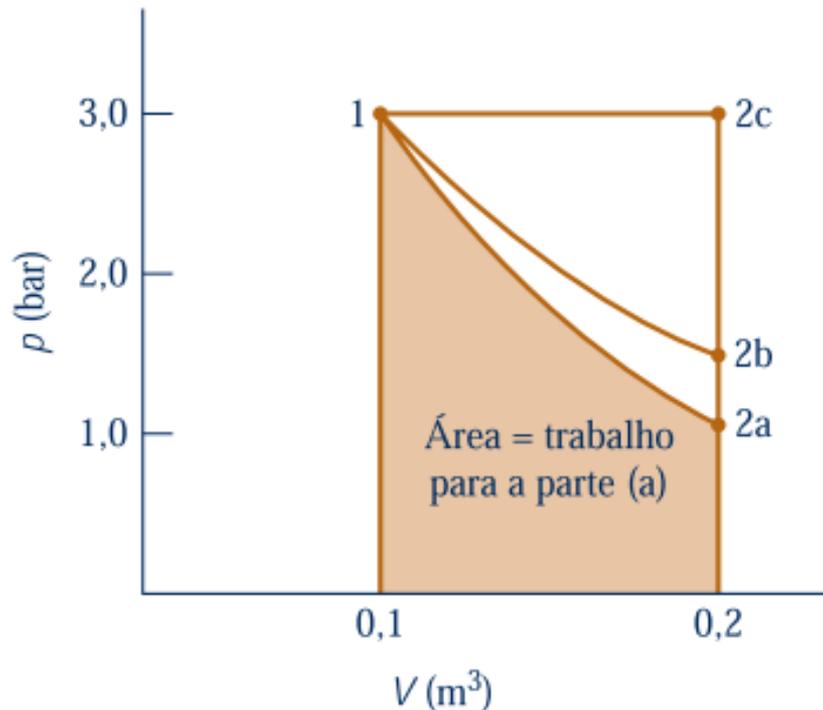
A pressão inicial é de 3 bar, o volume inicial é de $0,1 \text{ m}^3$ e o volume final é de $0,2 \text{ m}^3$.

Determine o trabalho para o processo, em kJ, no caso de

(a) $n = 1,5$

(b) $n = 1,0$

(c) $n = 0$.



Outros tipos de Trabalho

Eixo

$$T = F \cdot r$$

$$s = 2\pi \cdot r \cdot N = \omega \cdot r$$

$$W = F \cdot s = \frac{F}{r} \omega \cdot r$$

$$\boxed{W = T \cdot \omega}$$

Mola

$$F = k \cdot x$$

$$W = \int_1^2 k \cdot x \cdot dx \quad \rightarrow \quad \boxed{W = k \cdot \frac{x_2^2 - x_1^2}{2}}$$

Campo Elétrico

$$\boxed{\delta W = -\vec{E} d(V\vec{P})}$$

$V \rightarrow$ Volume

$\vec{E} \rightarrow$ intensidade do campo elétrico

$\vec{P} \rightarrow$ momento do dipolo elétrico

Campo Magnético

$$\boxed{\delta W = -\mu_o \vec{H} d(V\vec{M})}$$

$V \rightarrow$ Volume

$\vec{H} \rightarrow$ intensidade do campo magnético

$\vec{M} \rightarrow$ momento do dipolo magnético

Convenção de sinais para calor

Convenção de sinais:

$Q > 0$: transferência de calor para o sistema

$Q < 0$: transferência de calor do sistema

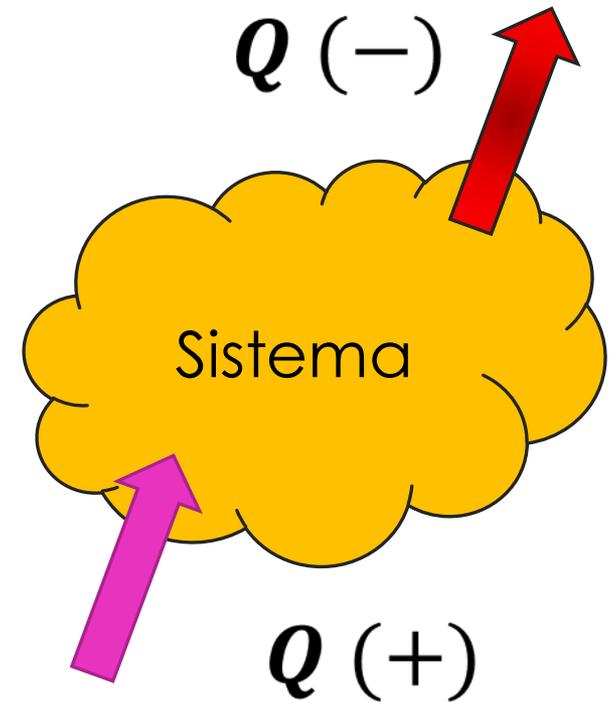
$$Q = \int_{t_1}^{t_2} \dot{Q} dt \quad [J] \quad \dot{Q} [W]$$

→ Fluxo de calor; a taxa de transferência de calor por unidade de área de superfície do sistema.

$$Q = \int_A q'' dA \quad [J] \quad q'' [W/m^2]$$

$$Q = \int_1^2 \delta Q \quad [J] \quad Q \neq Q_2 - Q_1$$

depende do caminho do processo



Calor **não é uma propriedade** do sistema ou vizinhança.

Transferência de Calor

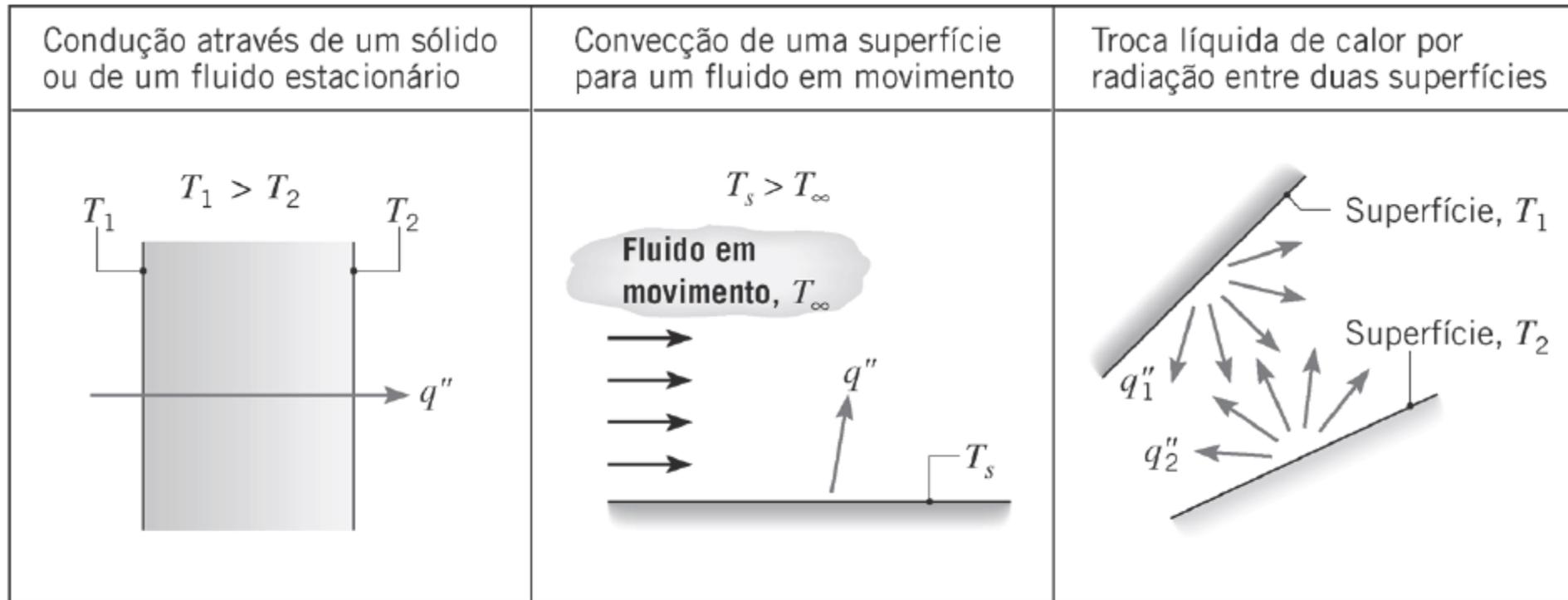


FIGURA 1.1 Modos de transferência de calor: condução, convecção e radiação.

Transferência de Calor - Condução

Lei de Fourier

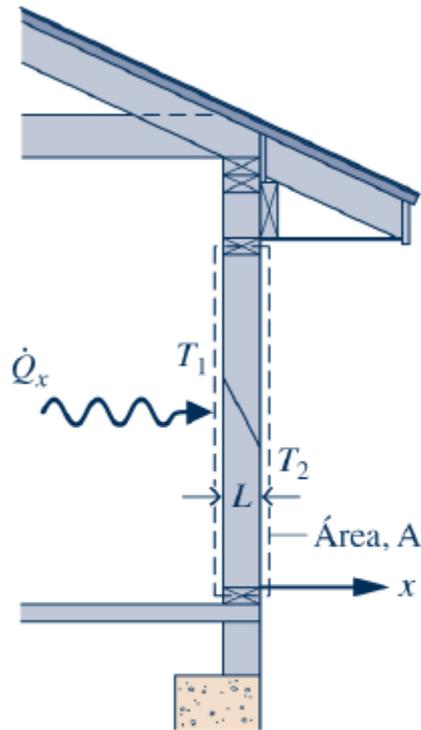
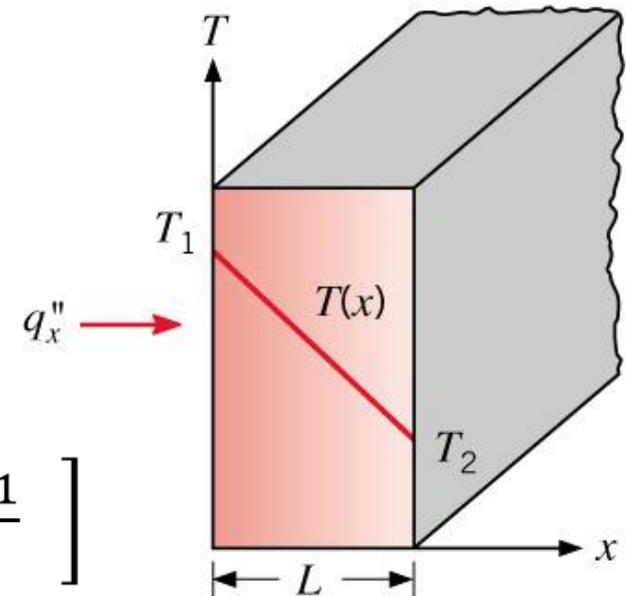


Fig. 2.12 Ilustração da lei de Fourier da condução de calor.

$$\dot{Q}_x = -kA \frac{dT}{dx}$$

$$\dot{Q}_x = -kA \left[\frac{T_2 - T_1}{L} \right]$$

$$\dot{Q}_{cd} = kA \left[\frac{T_1 - T_2}{L} \right]$$



Transferência de Calor (Radiação)

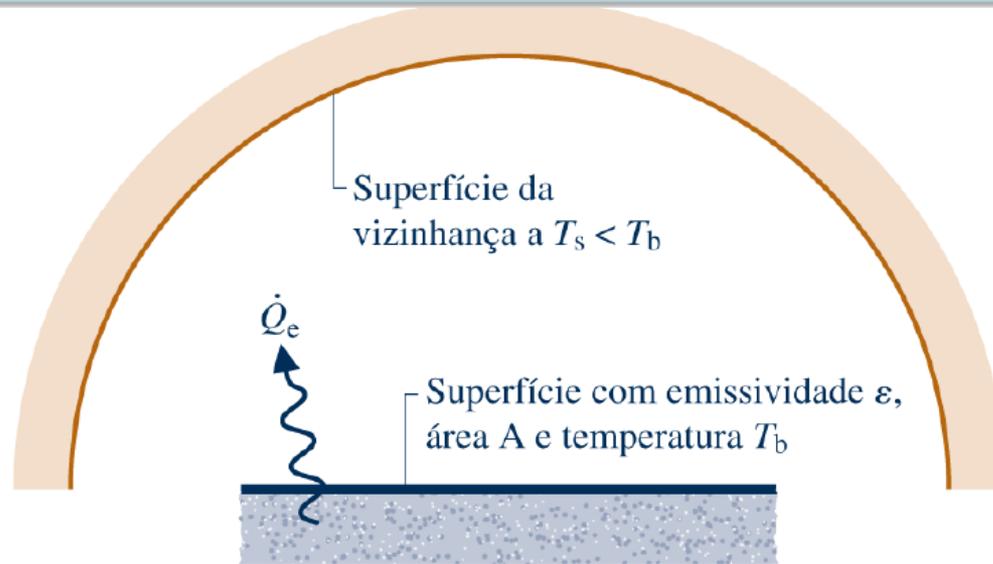


Fig. 2.13 Troca líquida de radiação.

$$\dot{Q}_{rad} = \epsilon\sigma A[T_s^4 - T_{viz}^4] \quad \dot{Q}_e = \epsilon\sigma A[T_s^4]$$

$$\sigma = 5,67 \cdot 10^{-8} \text{ W/m}^2 \cdot \text{K}^4$$

Transferência de Calor (Convecção)

Lei de Resfriamento de Newton

$$\dot{Q}_{cv} = hA[T_S - T_\infty]$$

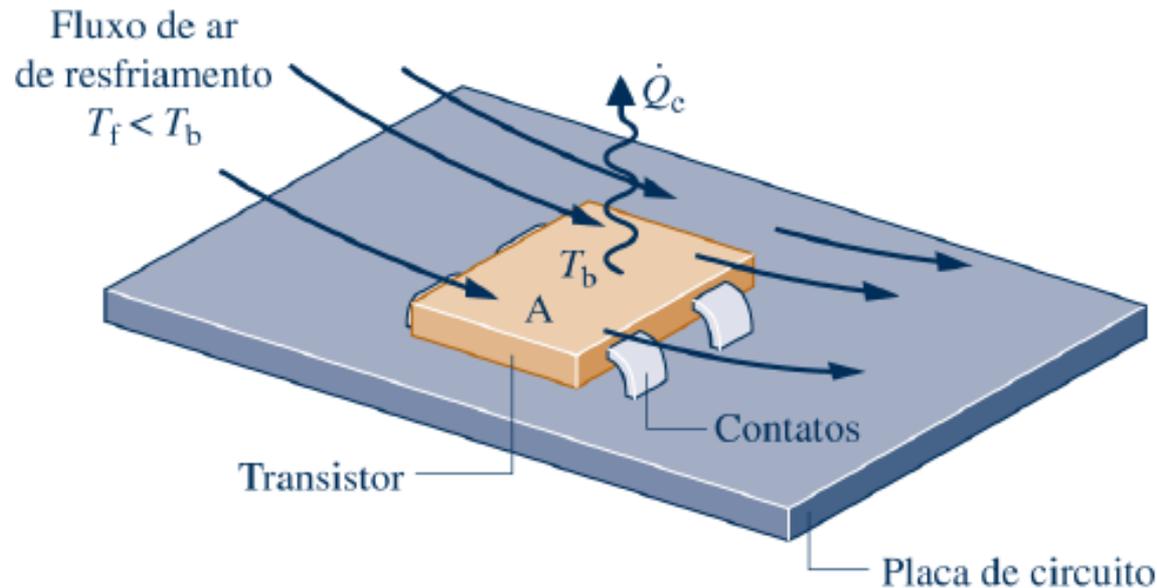


Fig. 2.14 Ilustração da lei do resfriamento de Newton.

Exercícios

Uma parede plana composta consiste em uma camada de isolante de 75 mm de espessura ($k_i = 0,05 \text{ W/m.K}$) e uma camada de tijolos de 25 mm de espessura ($k = 0,10 \text{ W/m.K}$). A temperatura interna relativa ao isolante é 20°C . A temperatura externa dos tijolos é -13°C . Determine, em regime permanente,

- (a) a temperatura na interface entre as duas camadas, em $^\circ\text{C}$;
- (b) a taxa de transferência de calor através da parede, em W por m^2 de área de superfície.

$$\dot{Q}_{cd} = kA \left[\frac{T_1 - T_2}{L} \right]$$

Exercícios

Um corpo cuja área superficial é $0,5 \text{ m}^2$, emissividade é $0,8$ e temperatura é 150°C é colocado em uma grande câmara de vácuo, cujas paredes estão a 25°C . Qual a taxa de radiação *emitida* pela superfície, em W ? Qual a taxa *líquida* de radiação *trocada* entre a superfície e as paredes da câmara, em W ?

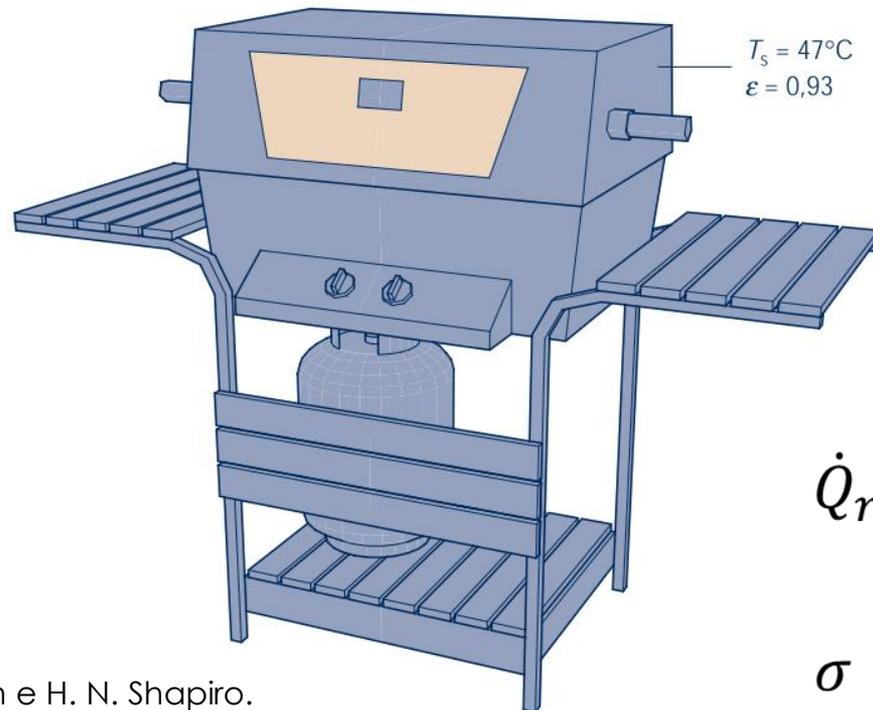
$$\dot{Q}_e = \varepsilon\sigma A[T_s^4]$$

$$\dot{Q}_{rad} = \varepsilon\sigma A[T_s^4 - T_{viz}^4]$$

$$\sigma = 5,67 \cdot 10^{-8} \text{ W/m}^2 \cdot \text{K}^4$$

Exercícios

2.52 A superfície externa da grelha com cobertura mostrada na Fig. P2.52 está a 47°C e sua emissividade corresponde a 0,93. O coeficiente de transferência de calor por convecção entre a grelha e a vizinhança é $10 \text{ W/m}^2 \cdot \text{K}$. Determine a taxa líquida de transferência de calor entre a grelha e a vizinhança por convecção e radiação, em kW por m^2 de área de superfície.



$$\dot{Q}_{cv} = hA[T_s - T_\infty]$$

$$\dot{Q}_{rad} = \varepsilon\sigma A[T_s^4 - T_{viz}^4]$$

$$\sigma = 5,67 \cdot 10^{-8} \text{ W/m}^2 \cdot \text{K}^4$$