

# CONDUÇÃO TÉRMICA (PEM 00135)

PROF. DR. SANTIAGO DEL RIO OLIVEIRA

CAPÍTULO 1 – INTRODUÇÃO A CONDUÇÃO TÉRMICA

PÓS-GRADUAÇÃO EM ENGENHARIA MECÂNICA

DEPARTAMENTO DE ENGENHARIA MECÂNICA

[santiago@feb.unesp.br](mailto:santiago@feb.unesp.br)

# TÓPICOS DO CAPÍTULO 1

1. ALGUMAS APLICAÇÕES DE CONDUÇÃO TÉRMICA

2. LEI DE FOURIER

3. LEI DE FOURIER PARA MATERIAIS ANISOTRÓPICOS

4. CONDUTIVIDADE TÉRMICA

5. DIFUSIVIDADE TÉRMICA

6. A EQUAÇÃO DE CONDUÇÃO DE CALOR

7. CONDIÇÕES INICIAL E DE CONTORNO

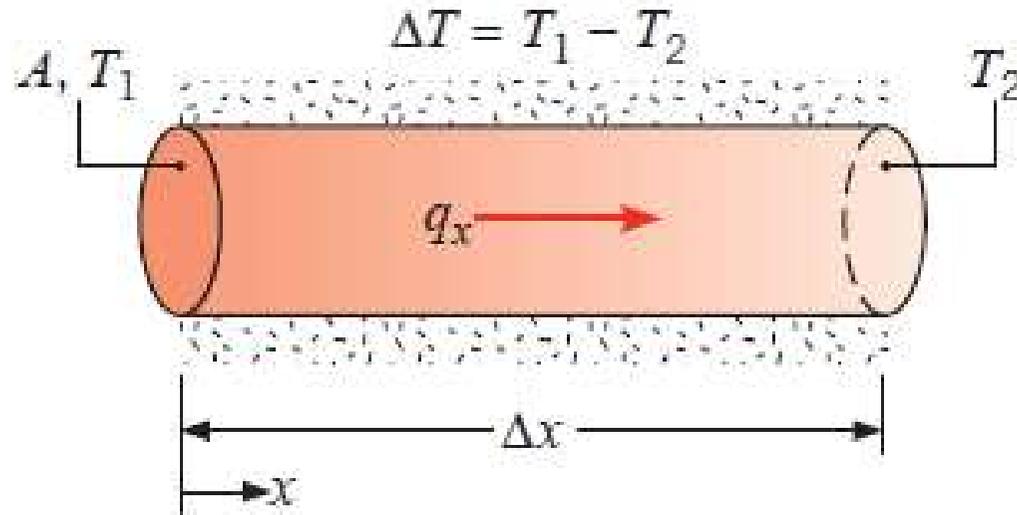
# 1.ALGUMAS APLICAÇÕES DE CONDUÇÃO TÉRMICA

- **DEFINIÇÃO:** é a propagação de calor no interior de um meio estacionário (sólido, líquido ou gasoso), aquecido irregularmente.

- **APLICAÇÕES:**

- Isolamento térmico
- Aletas
- Escudos de calor
- Criogenia
- Processamento de alimentos
- Fundição

## 2.LEI DE FOURIER



$$q_x \propto A \frac{\Delta T}{\Delta x}$$

$$q_x = kA \frac{\Delta T}{\Delta x}$$

$$q_x = -kA \frac{dT}{dx}$$

$$q_x'' = \frac{q_x}{A} = -k \frac{dT}{dx}$$

$$q'' = -k \nabla T = -k \left( i \frac{\partial T}{\partial x} + j \frac{\partial T}{\partial y} + k \frac{\partial T}{\partial z} \right)$$

$$\mathbf{q}'' = i q_x'' + j q_y'' + k q_z''$$

$$q_x'' = -k \frac{dT}{dx}$$

$$q_y'' = -k \frac{dT}{dy}$$

$$q_z'' = -k \frac{dT}{dz}$$

- É uma expressão que possa ser derivada a partir de **princípios fundamentais**; ao contrário, ela é uma generalização baseada em evidências experimentais.
- Ela é uma expressão que define uma importante propriedade dos materiais, **a condutividade térmica**.
- A lei de Fourier é uma **expressão vetorial**, indicando que o fluxo térmico é normal a uma isoterma e no sentido da diminuição das temperaturas.
- A **lei de Fourier se aplica a toda a matéria**, independentemente de seu estado físico (sólido, líquido ou gás).

### 3. LEI DE FOURIER PARA MATERIAIS ANISOTRÓPICOS

- Cristais, madeira, rochas sedimentadas, folhas laminadas, cabos, materiais de blindagem para veículos espaciais, fibras de reforço de estruturas compostas.

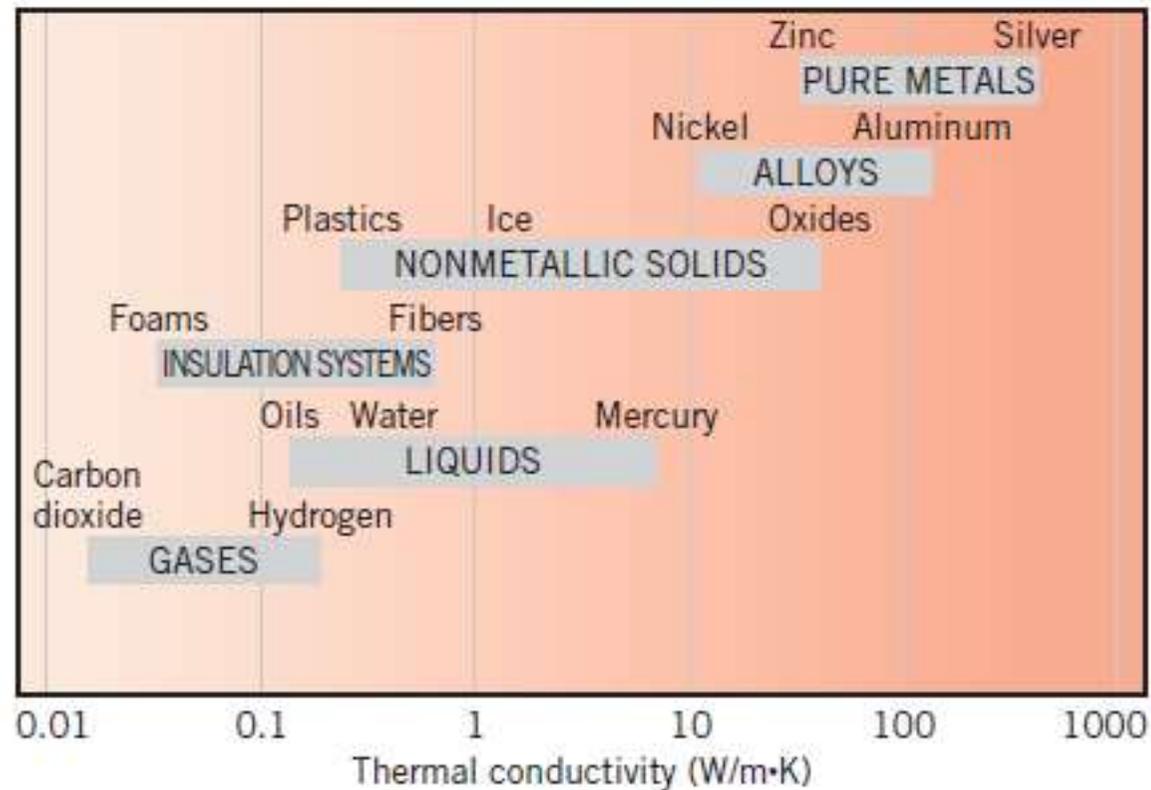
$$q_i'' = - \sum_{j=x,y,z} k_{ij} \frac{\partial T}{\partial x_j} \quad i = x, y, z$$

$$q_x'' = - \left( k_{xx} \frac{\partial T}{\partial x} + k_{xy} \frac{\partial T}{\partial y} + k_{xz} \frac{\partial T}{\partial z} \right)$$

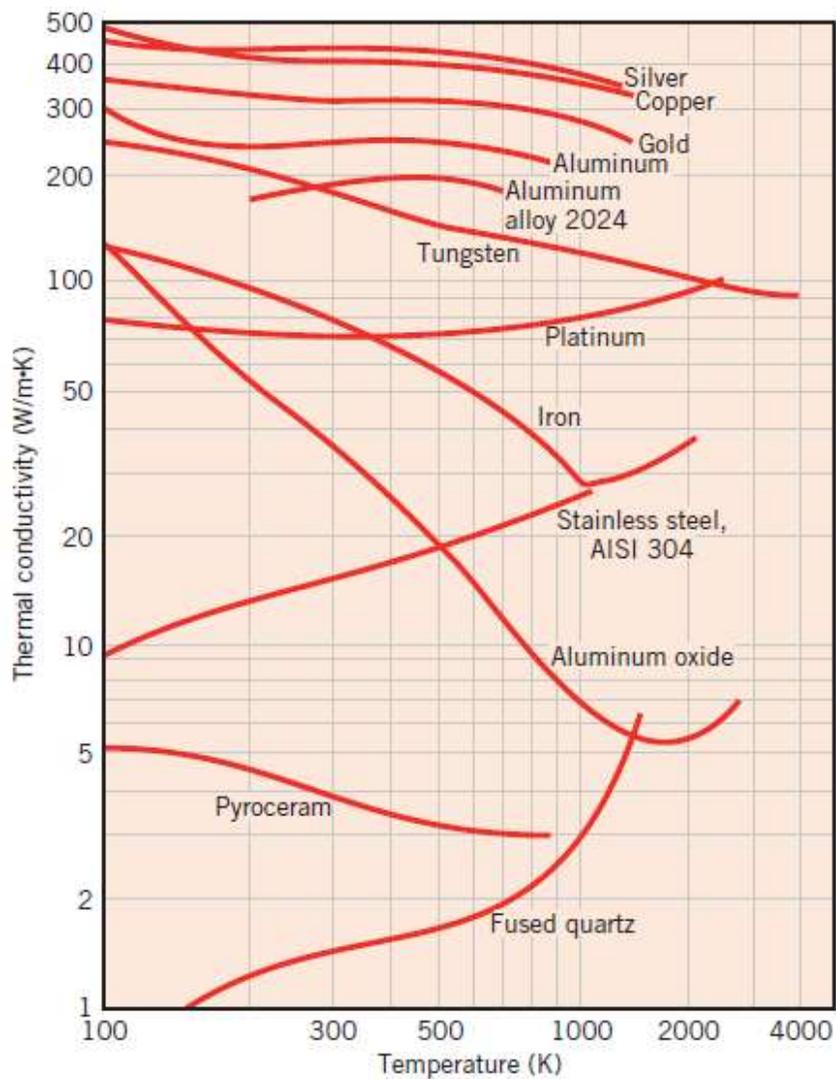
$$q_y'' = - \left( k_{yx} \frac{\partial T}{\partial x} + k_{yy} \frac{\partial T}{\partial y} + k_{yz} \frac{\partial T}{\partial z} \right)$$

$$q_z'' = - \left( k_{zx} \frac{\partial T}{\partial x} + k_{zy} \frac{\partial T}{\partial y} + k_{zz} \frac{\partial T}{\partial z} \right)$$

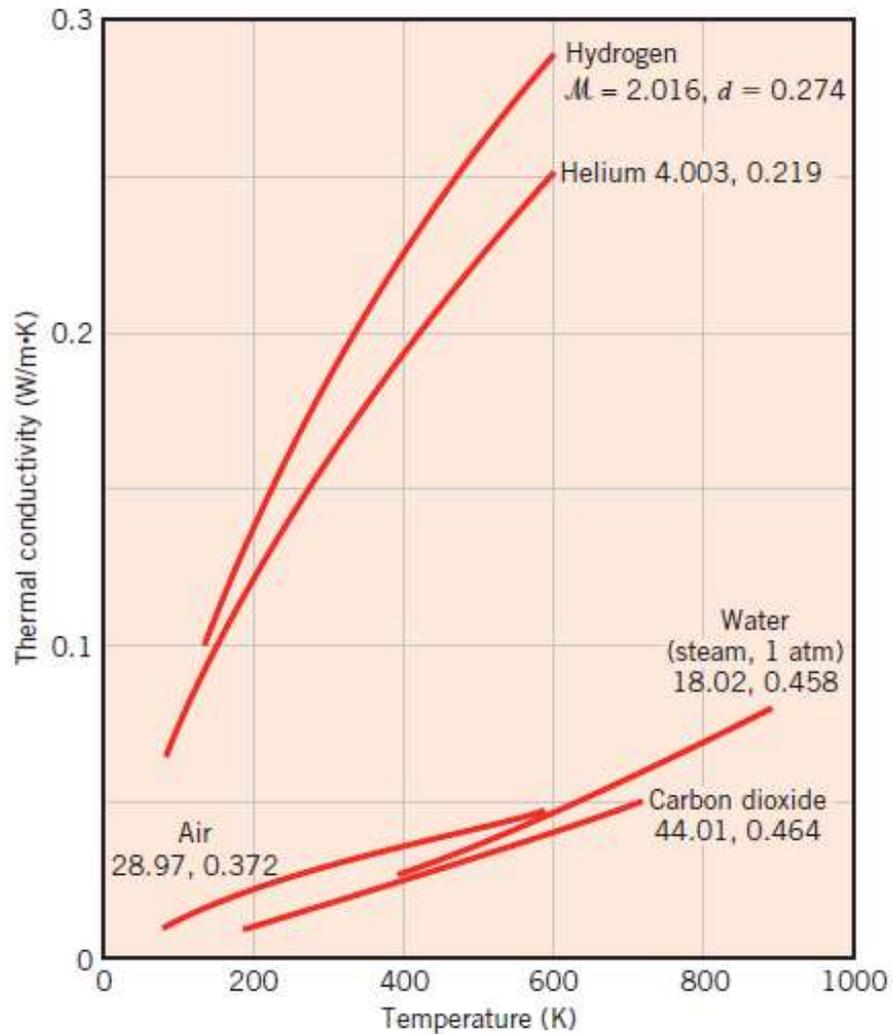
## 4.CONDUTIVIDADE TÉRMICA



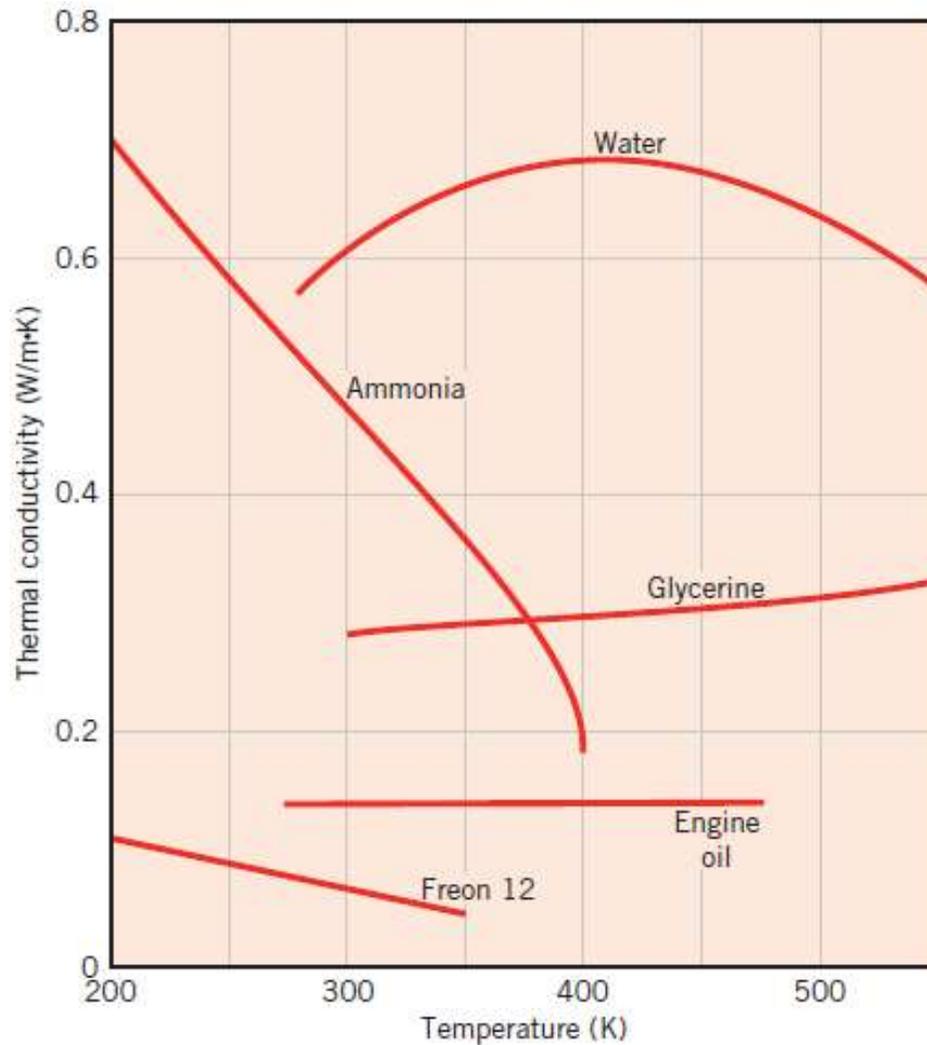
Faixa de condutividade térmica de vários estados da matéria à temperaturas e pressões normais (Fonte: Bergman *et al.* 2014).



A dependência com a temperatura da condutividade térmica de sólidos selecionados (Fonte: Bergman *et al.* 2014).



A dependência com a temperatura da condutividade térmica de gases selecionados a pressões normais (Fonte: Bergman *et al.* 2014).



A dependência com a temperatura da condutividade térmica de líquidos não-metálicos selecionados sob condições saturadas (Fonte: Bergman *et al.* 2014).

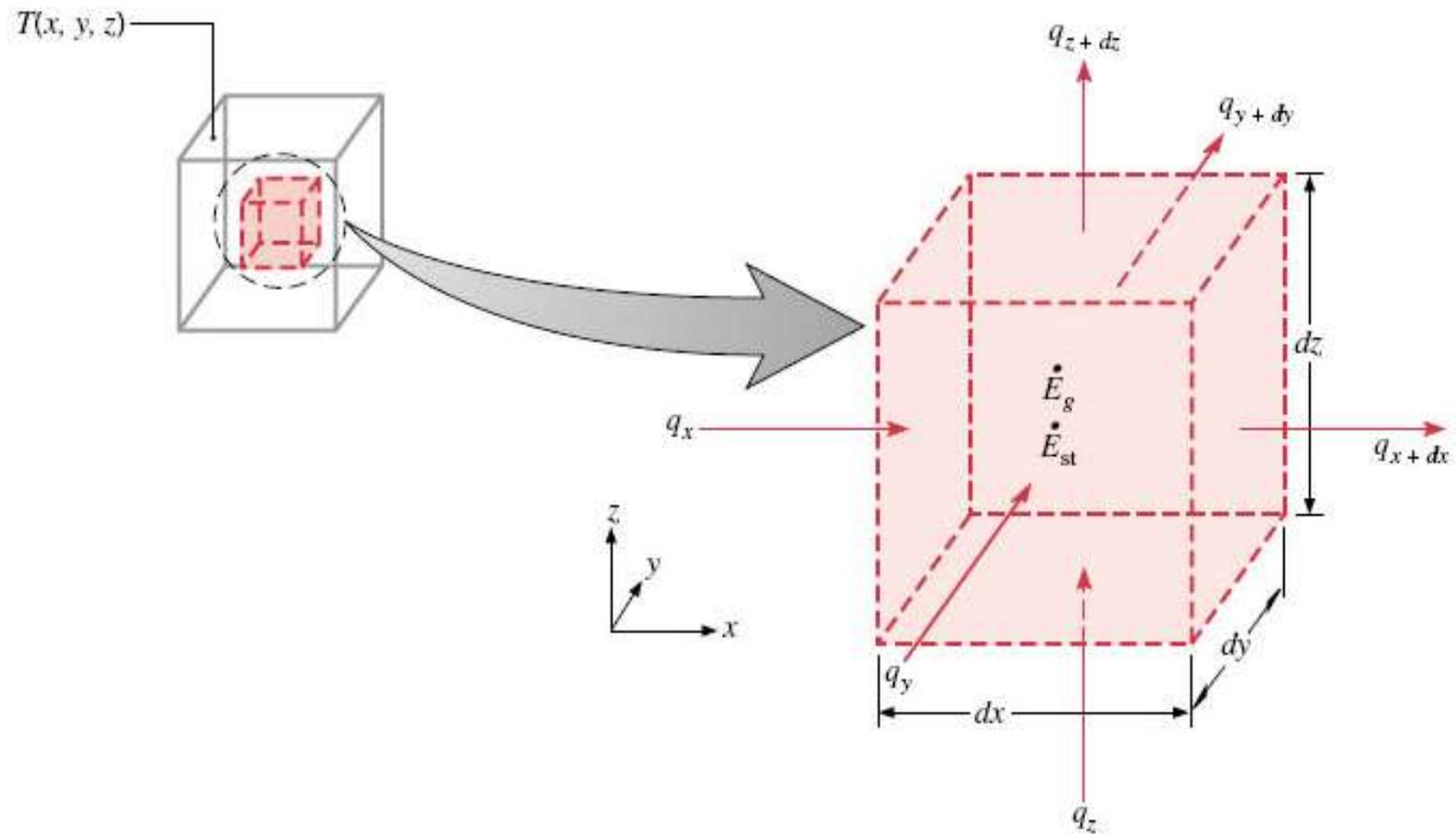
## 5.DIFUSIVIDADE TÉRMICA

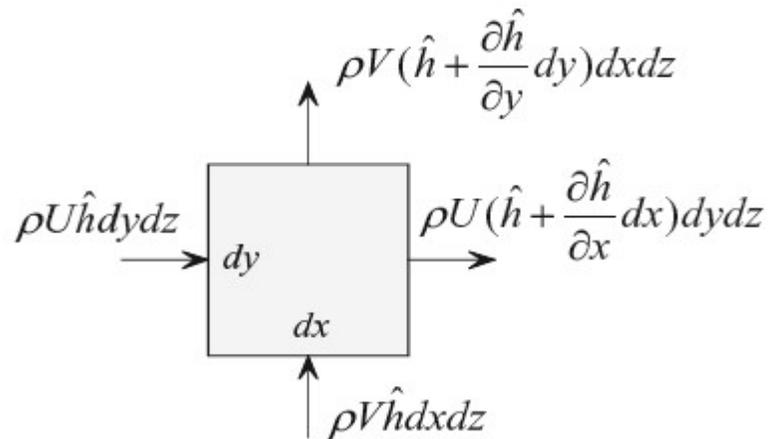
- A razão entre a **condutividade térmica** e a **capacidade calorífica volumétrica** é chamada de difusividade térmica  $\alpha$ , que possui unidades de (m<sup>2</sup>/s):

$$\alpha = \frac{k}{\rho c_p}$$

- Mede a **capacidade do material de conduzir energia térmica em relação à sua capacidade de armazená-la**.
- Materiais com elevado  $\alpha$  **responderão rapidamente** a mudanças nas condições térmicas, enquanto materiais com reduzido  $\alpha$  **responderão mais lentamente**, levando mais tempo para atingir uma nova condição de equilíbrio.

## 6.A EQUAÇÃO DE CONDUÇÃO DE CALOR





$$\vec{V} = iU + jV + kW.$$

$$\dot{E}_e - \dot{E}_s + \dot{E}_g = \dot{E}_{acu} \text{ (conservação da energia)}$$

$$\dot{E}_e = q_x + q_y + q_z + \dot{E}_{massa,x} + \dot{E}_{massa,y} + \dot{E}_{massa,z}$$

$$\dot{E}_s = \left( q_x + \frac{\partial q_x}{\partial x} dx \right) + \left( q_y + \frac{\partial q_y}{\partial y} dy \right) + \left( q_z + \frac{\partial q_z}{\partial z} dz \right) +$$

$$\left( \dot{E}_{massa,x} + \frac{\partial \dot{E}_{massa,x}}{\partial x} dx \right) + \left( \dot{E}_{massa,y} + \frac{\partial \dot{E}_{massa,y}}{\partial y} dy \right) + \left( \dot{E}_{massa,z} + \frac{\partial \dot{E}_{massa,z}}{\partial z} dz \right)$$

$$q_x = -k(dydz) \frac{\partial T}{\partial x}$$

$$q_y = -k(dxdz) \frac{\partial T}{\partial y}$$

$$q_z = -k(dxdy) \frac{\partial T}{\partial z}$$

$$\dot{E}_{massa,x} = \rho U h dy dz$$

$$\dot{E}_{massa,y} = \rho V h dx dz$$

$$\dot{E}_{massa,z} = \rho W h dx dy$$

$$\dot{E}_g = \dot{q} dx dy dz \quad \dot{E}_{acu} = \frac{\partial U}{\partial t} = \frac{\partial (udm)}{\partial t} = \frac{\partial (u \rho dx dy dz)}{\partial t} = \rho \frac{\partial u}{\partial t} dx dy dz$$

- Substituindo os termos na **1ª lei da termodinâmica**:

$$-k(dydz) \frac{\partial T}{\partial x} - k(dxdz) \frac{\partial T}{\partial y} - k(dxdy) \frac{\partial T}{\partial z} + \rho U h dy dz + \rho V h dx dz + \rho W h dx dy$$

$$- \left\{ -k(dydz) \frac{\partial T}{\partial x} + \frac{\partial}{\partial x} \left[ -k(dydz) \frac{\partial T}{\partial x} \right] dx \right\} - \left\{ -k(dxdz) \frac{\partial T}{\partial y} + \frac{\partial}{\partial y} \left[ -k(dxdz) \frac{\partial T}{\partial y} \right] \right\}$$

$$- \left\{ -k(dxdy) \frac{\partial T}{\partial z} + \frac{\partial}{\partial z} \left[ -k(dxdy) \frac{\partial T}{\partial z} \right] \right\} - \left[ \rho U h dy dz + \frac{\partial (\rho U h dy dz)}{\partial x} dx \right]$$

$$-\left[ \rho V h dx dz + \frac{\partial(\rho V h dx dz)}{\partial y} dy \right] - \left[ \rho W h dx dy + \frac{\partial(\rho W h dx dy)}{\partial z} dz \right]$$

$$+ \dot{q} dx dy dz = \rho \frac{\partial u}{\partial t} dx dy dz$$

- Rearranjando obtém-se:

$$-\frac{\partial}{\partial x} \left( -k dy dz \frac{\partial T}{\partial x} \right) dx - \frac{\partial}{\partial y} \left( -k dx dz \frac{\partial T}{\partial y} \right) dy - \frac{\partial}{\partial z} \left( -k dx dy \frac{\partial T}{\partial z} \right) dz$$

$$-\frac{\partial}{\partial x} (\rho U h dy dz) dx - \frac{\partial}{\partial y} (\rho V h dx dz) dy - \frac{\partial}{\partial z} (\rho W h dx dy) dz + \dot{q} dx dy dz = \rho \frac{\partial u}{\partial t} dx dy dz$$

- Simplificando mais uma vez obtém-se:

$$\frac{\partial}{\partial x} \left( k \frac{\partial T}{\partial x} \right) + \frac{\partial}{\partial y} \left( k \frac{\partial T}{\partial y} \right) + \frac{\partial}{\partial z} \left( k \frac{\partial T}{\partial z} \right) + \dot{q} = \rho \left( \frac{\partial u}{\partial t} + U \frac{\partial h}{\partial x} + V \frac{\partial h}{\partial y} + W \frac{\partial h}{\partial z} \right)$$

- Da definição de **energia interna específica**:

$$u = h - \frac{P}{\rho}$$

- Para  $P$  e  $\rho$  **constantes**  $\partial u = \partial h = c_p dT$  de forma que:

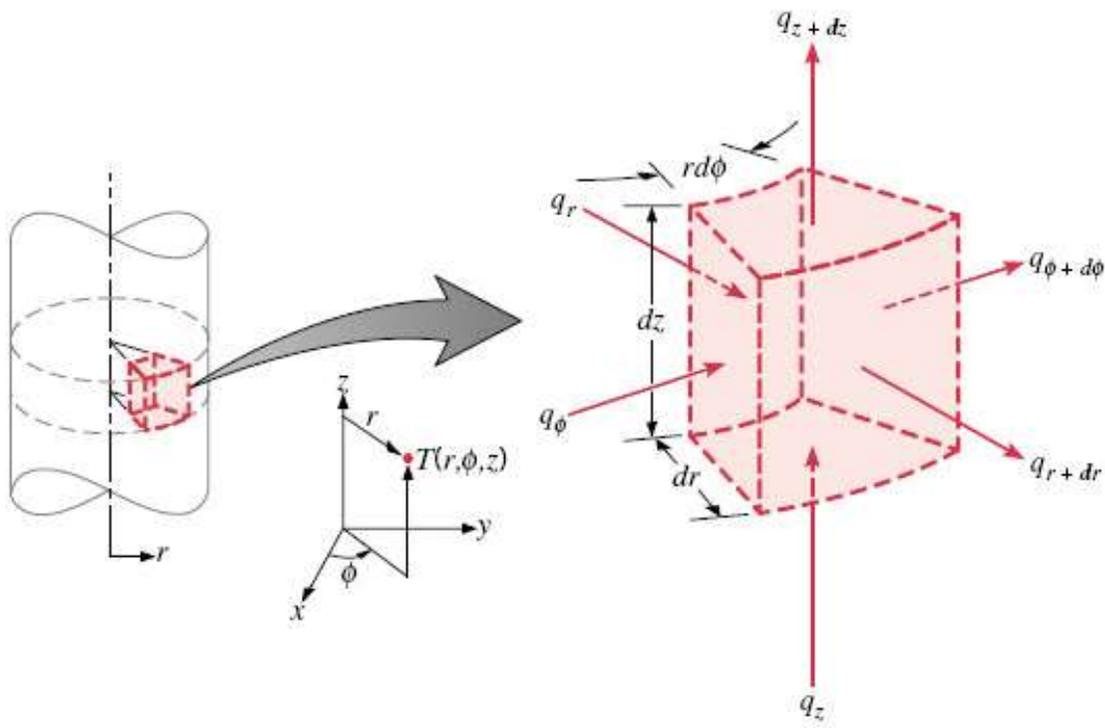
$$\frac{\partial}{\partial x} \left( k \frac{\partial T}{\partial x} \right) + \frac{\partial}{\partial y} \left( k \frac{\partial T}{\partial y} \right) + \frac{\partial}{\partial z} \left( k \frac{\partial T}{\partial z} \right) + \dot{q} = \rho c_p \left( \frac{\partial T}{\partial t} + U \frac{\partial T}{\partial x} + V \frac{\partial T}{\partial y} + W \frac{\partial T}{\partial z} \right)$$

- Essa é a equação de condução de calor em coordenadas retangulares, cuja solução fornece  $T = T(x, y, z, t)$ .

- Com  $T = T(x, y, z, t)$  pode-se calcular o fluxo de calor pela Lei de Fourier.

$$\underbrace{\frac{\partial}{\partial x} \left( k \frac{\partial T}{\partial x} \right)}_{\substack{\text{taxa de energia} \\ \text{líquida transferida} \\ \text{por condução na} \\ \text{direção } x \\ \text{por unidade} \\ \text{de volume}}} + \underbrace{\frac{\partial}{\partial y} \left( k \frac{\partial T}{\partial y} \right)}_{\substack{\text{taxa de energia} \\ \text{líquida transferida} \\ \text{por condução na} \\ \text{direção } y \\ \text{por unidade} \\ \text{de volume}}} + \underbrace{\frac{\partial}{\partial z} \left( k \frac{\partial T}{\partial z} \right)}_{\substack{\text{taxa de energia} \\ \text{líquida transferida} \\ \text{por condução na} \\ \text{direção } z \\ \text{por unidade} \\ \text{de volume}}} + \underbrace{\dot{q}}_{\substack{\text{taxa} \\ \text{volumétrica} \\ \text{de geração} \\ \text{de energia} \\ \text{térmica}}} =$$

$$\underbrace{\rho c_p \frac{\partial T}{\partial t}}_{\substack{\text{taxa de} \\ \text{variação com o tempo} \\ \text{da energia} \\ \text{térmica (sensível)} \\ \text{do meio} \\ \text{por unidade} \\ \text{de volume}}} + \underbrace{\rho c_p U \frac{\partial T}{\partial x}}_{\substack{\text{taxa de energia} \\ \text{líquida transferida} \\ \text{por advecção na} \\ \text{direção } x \\ \text{por unidade} \\ \text{de volume}}} + \underbrace{\rho c_p V \frac{\partial T}{\partial y}}_{\substack{\text{taxa de energia} \\ \text{líquida transferida} \\ \text{por advecção na} \\ \text{direção } y \\ \text{por unidade} \\ \text{de volume}}} + \underbrace{\rho c_p W \frac{\partial T}{\partial z}}_{\substack{\text{taxa de energia} \\ \text{líquida transferida} \\ \text{por advecção na} \\ \text{direção } z \\ \text{por unidade} \\ \text{de volume}}}$$



$$\mathbf{q}'' = -k\nabla T = -k \left( \mathbf{i} \frac{\partial T}{\partial r} + \mathbf{j} \frac{1}{r} \frac{\partial T}{\partial \phi} + \mathbf{k} \frac{\partial T}{\partial z} \right)$$

$$q_r'' = -k \frac{\partial T}{\partial r}$$

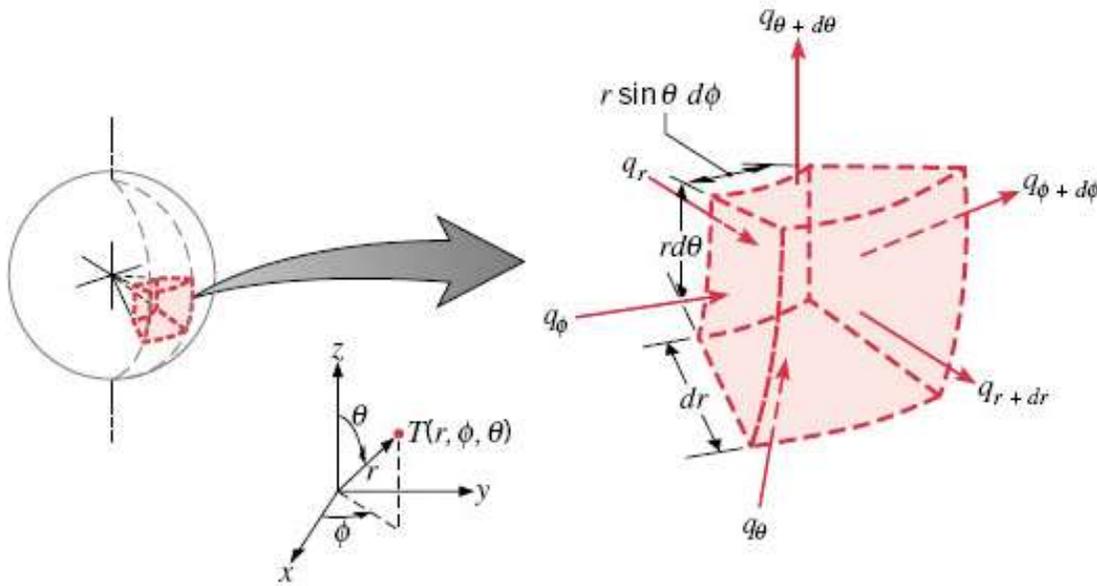
$$q_\phi'' = -\frac{k}{r} \frac{\partial T}{\partial \phi}$$

$$q_z'' = -k \frac{\partial T}{\partial z}$$

$$\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left( kr \frac{\partial T}{\partial r} \right) + \frac{1}{r^2} \frac{\partial}{\partial \phi} \left( k \frac{\partial T}{\partial \phi} \right) + \frac{\partial}{\partial z} \left( k \frac{\partial T}{\partial z} \right) + \dot{q} = \rho c_p \left( \frac{\partial T}{\partial t} + V_r \frac{\partial T}{\partial r} + \frac{V_\phi}{r} \frac{\partial T}{\partial \phi} + V_z \frac{\partial T}{\partial z} \right)$$

$$\underbrace{\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left( kr \frac{\partial T}{\partial r} \right)}_{\text{taxa de energia líquida transferida por condução na direção } r \text{ por unidade de volume}} + \underbrace{\frac{1}{r^2} \frac{\partial}{\partial \phi} \left( k \frac{\partial T}{\partial \phi} \right)}_{\text{taxa de energia líquida transferida por condução na direção } \phi \text{ por unidade de volume}} + \underbrace{\frac{\partial}{\partial z} \left( k \frac{\partial T}{\partial z} \right)}_{\text{taxa de energia líquida transferida por condução na direção } z \text{ por unidade de volume}} + \underbrace{\dot{q}}_{\text{taxa volumétrica de geração de energia térmica}} =$$

$$\underbrace{\rho c_p \frac{\partial T}{\partial t}}_{\text{taxa de variação com o tempo da energia térmica (sensível) do meio por unidade de volume}} + \underbrace{\rho c_p V_r \frac{\partial T}{\partial r}}_{\text{taxa de energia líquida transferida por advecção na direção } r \text{ por unidade de volume}} + \underbrace{\frac{\rho c_p V_\phi}{r} \frac{\partial T}{\partial \phi}}_{\text{taxa de energia líquida transferida por advecção na direção } \phi \text{ por unidade de volume}} + \underbrace{\rho c_p V_z \frac{\partial T}{\partial z}}_{\text{taxa de energia líquida transferida por advecção na direção } z \text{ por unidade de volume}}$$



$$\mathbf{q}'' = -k\nabla T = -k \left( \mathbf{i} \frac{\partial T}{\partial r} + \mathbf{j} \frac{1}{r \sin \theta} \frac{\partial T}{\partial \phi} + \mathbf{k} \frac{1}{r} \frac{\partial T}{\partial \theta} \right)$$

$$q_r'' = -k \frac{\partial T}{\partial r}$$

$$q_\phi'' = -\frac{k}{r \sin \theta} \frac{\partial T}{\partial \phi}$$

$$q_\theta'' = -\frac{k}{r} \frac{\partial T}{\partial \theta}$$

$$\frac{1}{r^2} \frac{\partial}{\partial r} \left( kr^2 \frac{\partial T}{\partial r} \right) + \frac{1}{r^2 \sin^2 \theta} \frac{\partial}{\partial \phi} \left( k \frac{\partial T}{\partial \phi} \right) + \frac{1}{r^2 \sin \theta} \frac{\partial}{\partial \theta} \left( k \sin \theta \frac{\partial T}{\partial \theta} \right) + \dot{q} =$$

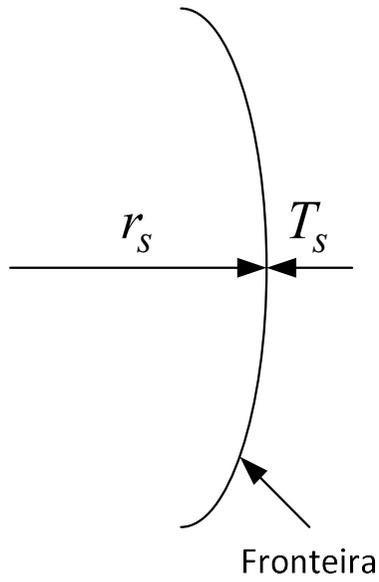
$$\rho c_p \left( \frac{\partial T}{\partial t} + V_r \frac{\partial T}{\partial r} + \frac{V_\phi}{r \sin \theta} \frac{\partial T}{\partial \phi} + \frac{V_\theta}{r} \frac{\partial T}{\partial \theta} \right)$$

$$\underbrace{\frac{1}{r^2} \frac{\partial}{\partial r} \left( kr^2 \frac{\partial T}{\partial r} \right)}_{\text{taxa de energia líquida transferida por condução na direção } r \text{ por unidade de volume}} + \underbrace{\frac{1}{r^2 \sin^2 \theta} \frac{\partial}{\partial \phi} \left( k \frac{\partial T}{\partial \phi} \right)}_{\text{taxa de energia líquida transferida por condução na direção } \phi \text{ por unidade de volume}} + \underbrace{\frac{1}{r^2 \sin \theta} \frac{\partial}{\partial \theta} \left( k \sin \theta \frac{\partial T}{\partial \theta} \right)}_{\text{taxa de energia líquida transferida por condução na direção } z \text{ por unidade de volume}} + \underbrace{\dot{q}}_{\text{taxa volumétrica de geração de energia térmica}} =$$

$$\underbrace{\rho c_p \frac{\partial T}{\partial t}}_{\text{taxa de variação com o tempo da energia térmica (sensível) do meio por unidade de volume}} + \underbrace{\rho c_p V_r \frac{\partial T}{\partial r}}_{\text{taxa de energia líquida transferida por advecção na direção } r \text{ por unidade de volume}} + \underbrace{\frac{\rho c_p V_\phi \partial T}{r \sin \theta \partial \phi}}_{\text{taxa de energia líquida transferida por advecção na direção } \phi \text{ por unidade de volume}} + \underbrace{\frac{\rho c_p V_\theta \partial T}{r \partial \theta}}_{\text{taxa de energia líquida transferida por advecção na direção } \theta \text{ por unidade de volume}}$$

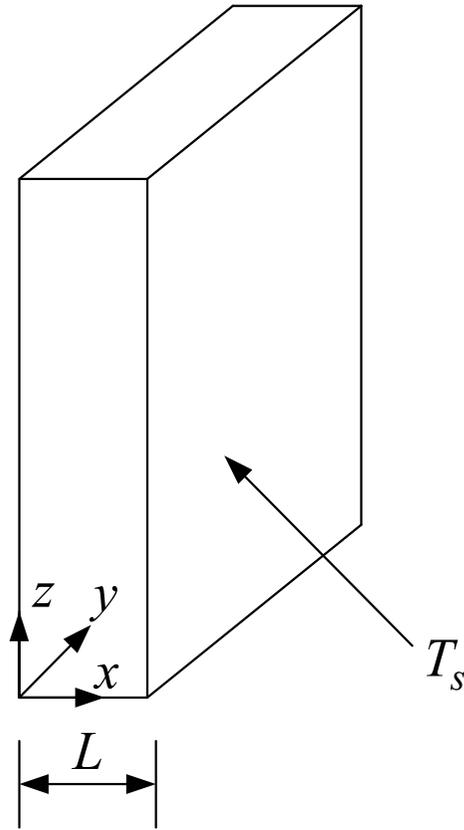
## 7.CONDIÇÕES INICIAL E DE CONTORNO

- Para determinar a **distribuição de temperaturas**, é necessário resolver a equação de condução. Tal solução depende das **condições físicas existentes nas fronteiras** do meio, e, se a situação variar com o tempo, a solução também depende das **condições existentes no meio em algum instante inicial**.
- Como a equação de condução de calor é de **segunda ordem em relação às coordenadas espaciais**, duas condições de contorno devem ser fornecidas para cada coordenada espacial. E como a equação de condução de calor é de **primeira ordem em relação ao tempo**, apenas uma condição, chamada de condição inicial, deve ser especificada.



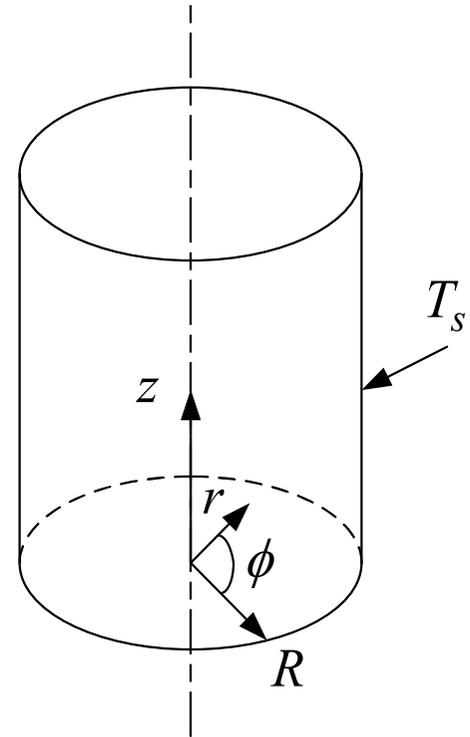
(a)

$$T(r_s, t) = T_s$$



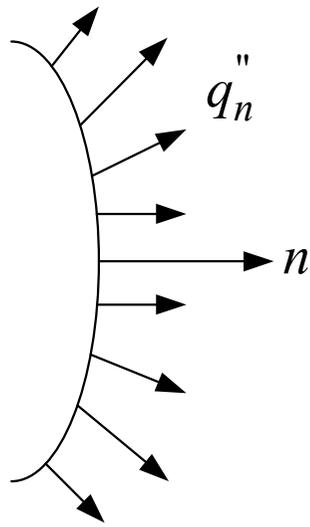
(b)

$$T(L, y, z, t) = T_s$$

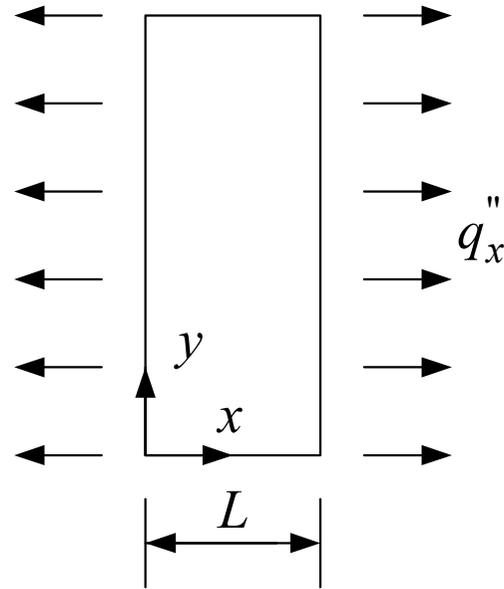


(c)

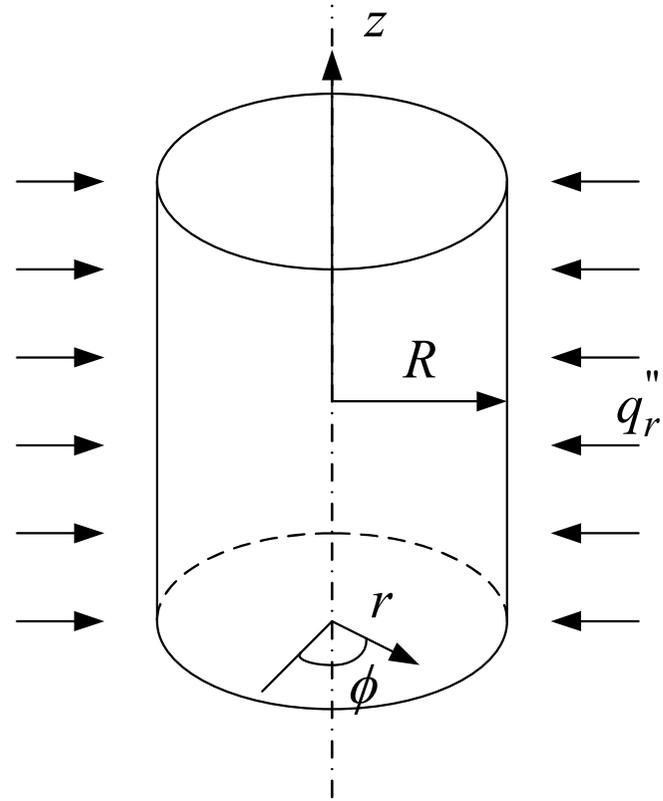
$$T(R, \phi, z, t) = T_s$$



(a)



(b)



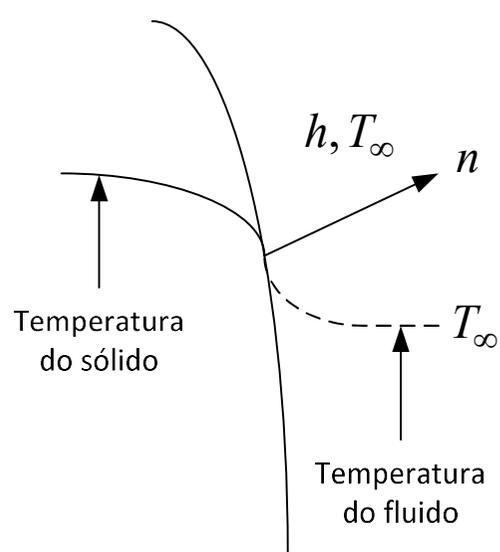
(c)

$$q_n'' = -k \left( \frac{\partial T}{\partial n} \right)_s$$

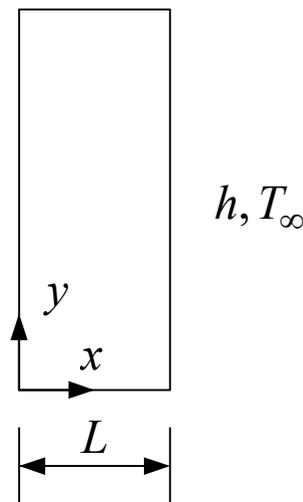
$$q_x'' = -k \left( \frac{\partial T}{\partial x} \right)_{x=L}$$

$$q_x'' = k \left( \frac{\partial T}{\partial x} \right)_{x=0}$$

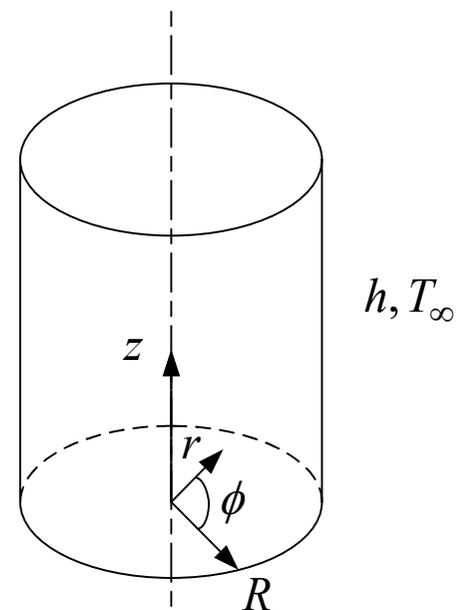
$$q_r'' = k \left( \frac{\partial T}{\partial r} \right)_{r=R}$$



(a)



(b)



(c)

$$-k \left( \frac{\partial T}{\partial n} \right)_s = h(T_s - T_\infty)$$

$$k \left( \frac{\partial T}{\partial x} \right)_{x=0} = h(T - T_\infty)_{x=0}$$

$$-k \left( \frac{\partial T}{\partial x} \right)_{x=L} = h(T - T_\infty)_{x=L}$$

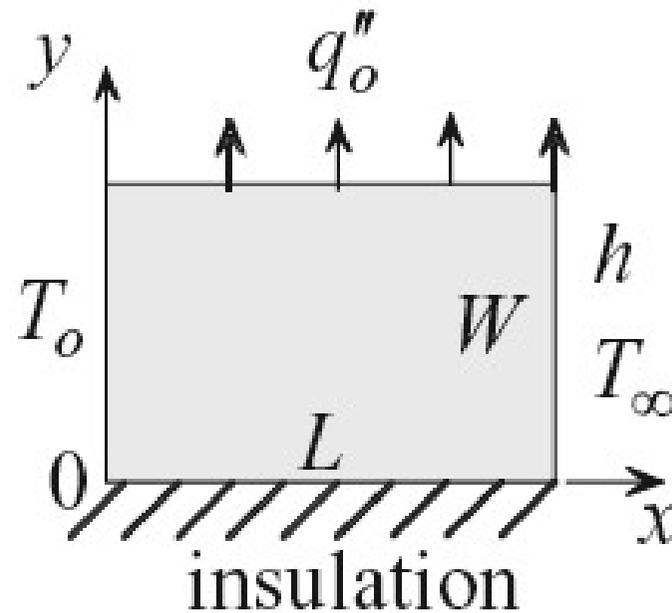
$$-k \left( \frac{\partial T}{\partial r} \right)_{r=R} = h(T - T_\infty)_{r=R}$$

$$q_{rad} = \varepsilon\sigma A(T_s^4 - T_{viz}^4) \text{ (troca líquida por radiação térmica)}$$

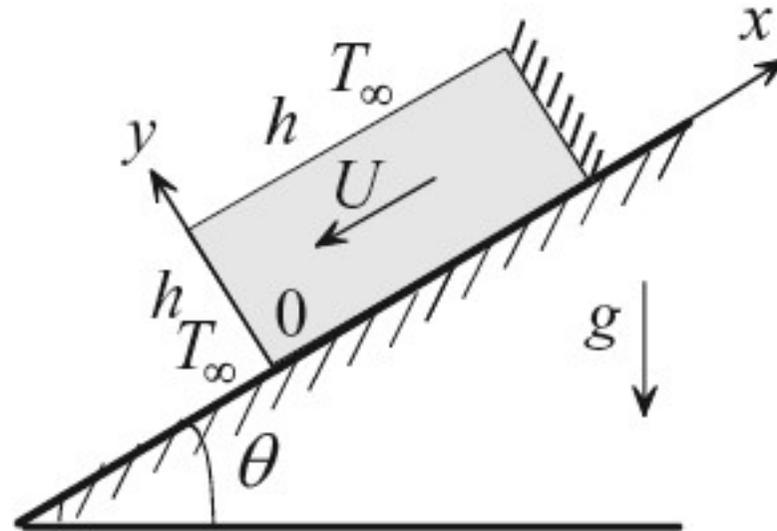
$$T(x, y, z, 0) = T_i \quad T(r, \phi, z, 0) = T_i \quad T(r, \phi, \theta, 0) = T_i \text{ (condição inicial)}$$

## 8.EXEMPLOS

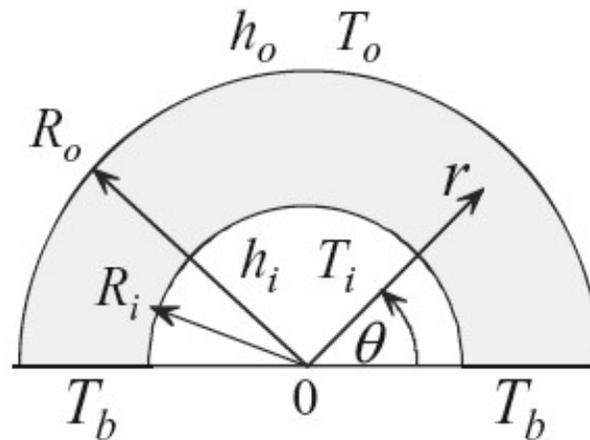
1) Escreva a equação de condução e as condições de contorno para condução bidimensional em regime permanente para a placa retangular mostrada abaixo.



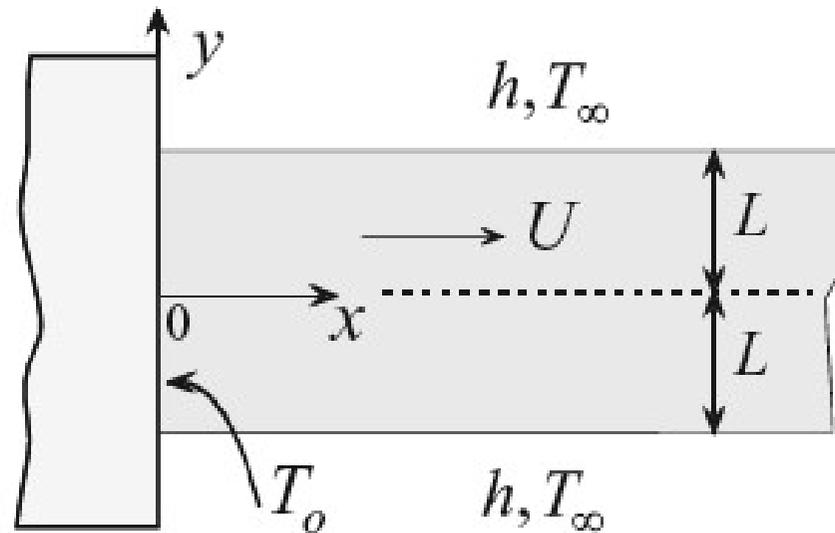
2) Uma placa retangular de comprimento  $L$  e altura  $H$  desliza sobre uma superfície inclinada com uma velocidade  $U$ . O atrito resulta em um fluxo de calor  $q_o''$  na superfície. A face frontal e as faces laterais trocam calor por convecção. Despreze a perda de calor pela face traseira. Escreva a equação de condução de calor em regime permanente e as condições de contorno.



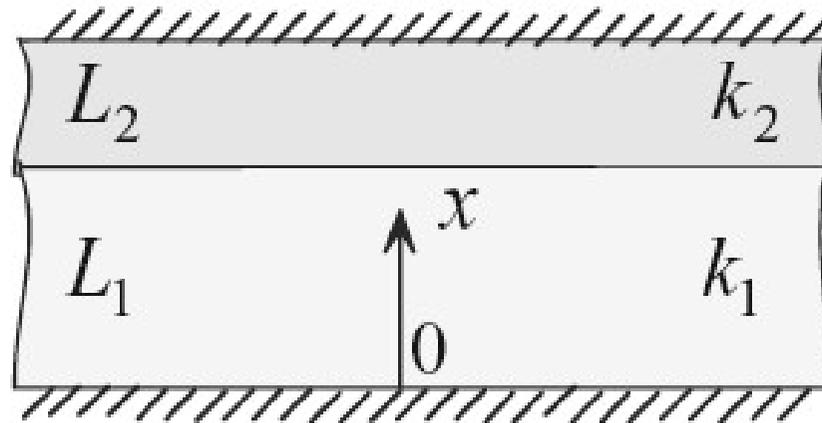
3) Considere uma seção de um tubo de raio interno  $R_i$  e raio externo  $R_e$ . Calor é trocado por convecção ao longo das superfícies cilíndricas interna e externa. A temperatura e o coeficiente de transferência de calor interno são  $T_i$  e  $h_i$ . A temperatura e o coeficiente de transferência de calor externo são  $T_o$  e  $h_o$ . As duas superfícies planas são mantidas a uma temperatura  $T_b$ . Escreva a equação de condução de calor em regime permanente e as condições de contorno.



4) Uma placa de espessura  $2L$  se move através de um forno com velocidade  $U$  e deixa o forno a uma temperatura  $T_o$ . Fora do forno a placa é resfriada por convecção e por radiação. O coeficiente de transferência de calor é  $h$ , a emissividade da placa é  $\varepsilon$ , a temperatura ambiente é  $T_\infty$  e a temperatura da vizinhança é  $T_{viz}$ . Escreva a equação de condução de calor bidimensional em regime permanente e as condições de contorno. Use o modelo de radiação simplificado e assuma que a placa é infinitamente longa.



5) Duas placas extensas com espessuras  $L_1$  e  $L_2$  estão inicialmente a temperaturas  $T_1$  e  $T_2$ . Suas condutividades térmicas são  $k_1$  e  $k_2$ . As duas placas são pressionadas uma contra a outra e isoladas ao longo de suas superfícies expostas. Escreva a equação de condução de calor e as condições de contorno.



6) Um cilindro com raio interno  $R_i$  e raio externo  $R_e$  é aquecido com um fluxo de calor  $q_i''$  em sua superfície interna. A metade inferior do cilindro está isolada e a metade superior do cilindro troca calor por convecção e radiação. O coeficiente de convecção é  $h$ , a temperatura ambiente é  $T_\infty$ , a temperatura da vizinhança é  $T_{viz}$  e a emissividade da superfície externa do cilindro é  $\varepsilon$ . Escreva a equação de condução de calor e as condições de contorno.

