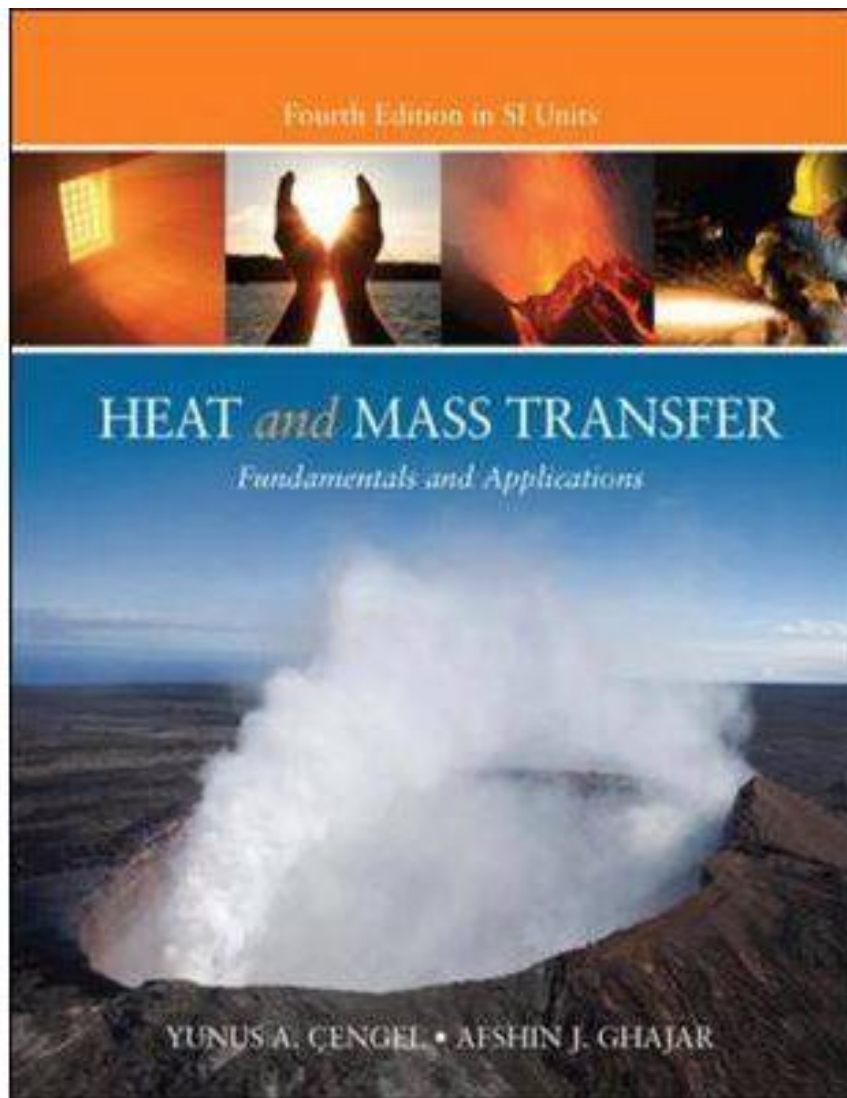


**MAP 2320 – MÉTODOS NUMÉRICOS EM EQUAÇÕES  
DIFERENCIAIS II**

**2º Semestre - 2020**

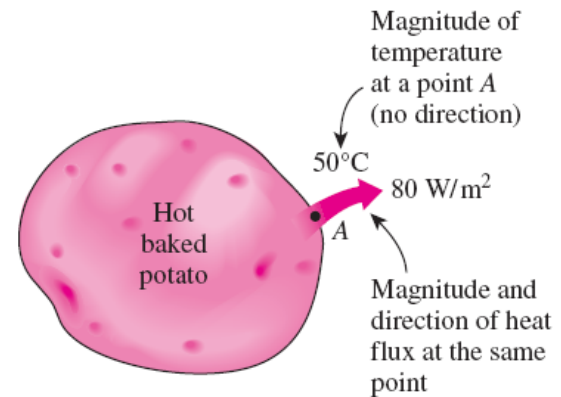
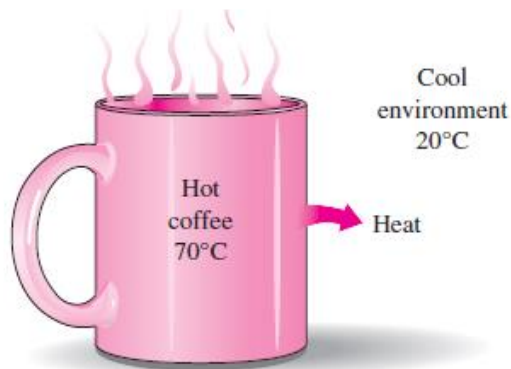
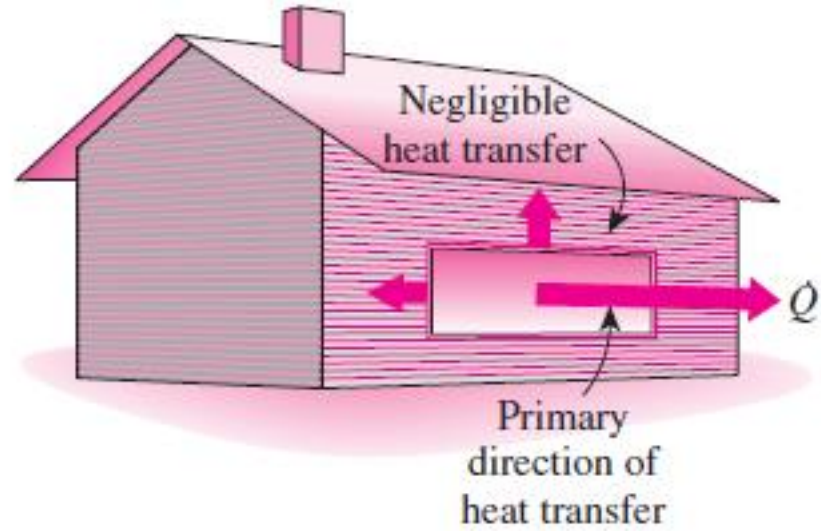
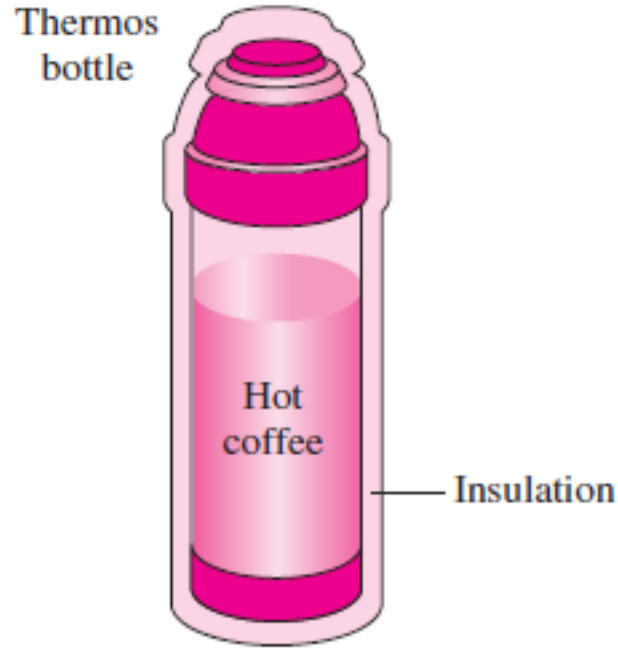
**Prof. Dr. Luis Carlos de Castro Santos**

lsantos@ime.usp.br



## Heat and Mass Transfer (SI Unit)

By (author) [Yunus A. Çengel](#) , By  
(author) [Afshin J. Ghajar](#)



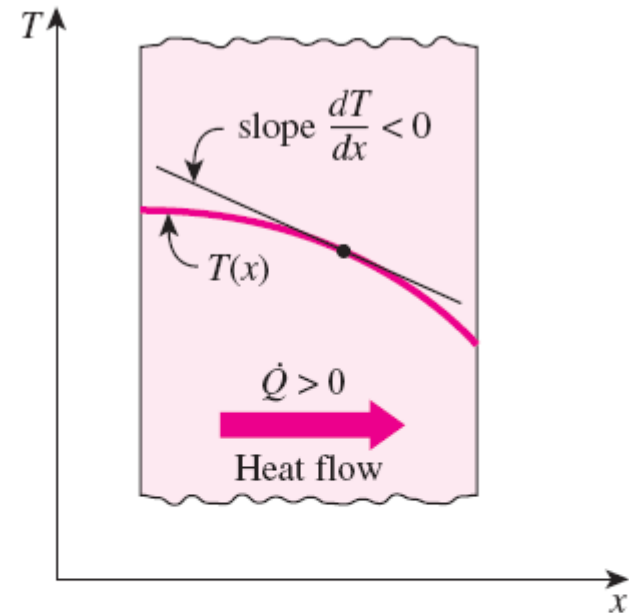
**FIGURE 2-1**

Heat transfer has direction as well as magnitude, and thus it is a *vector* quantity.

- The rate of heat conduction through a medium in a specified direction (say, in the  $x$ -direction) is expressed by **Fourier's law of heat conduction** for one-dimensional heat conduction as:

$$\dot{Q}_{\text{cond}} = -kA \frac{dT}{dx} \quad (\text{W})$$

Heat is conducted in the direction of decreasing temperature, and thus the temperature gradient is negative when heat is conducted in the positive  $x$ -direction.



**FIGURE 2-7**

The temperature gradient  $dT/dx$  is simply the slope of the temperature curve on a  $T$ - $x$  diagram.

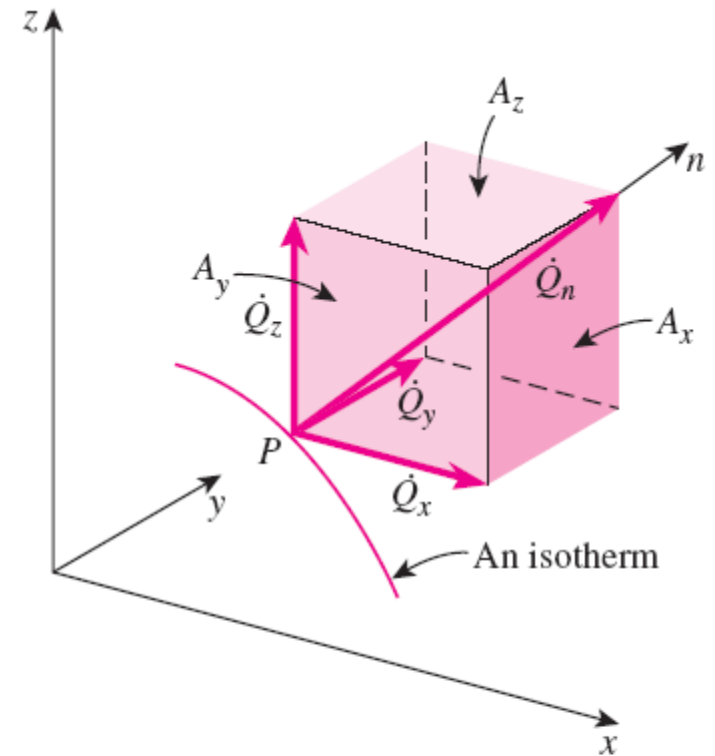
- The heat flux vector at a point  $P$  on the surface of the figure must be perpendicular to the surface, and it must point in the direction of decreasing temperature
- If  $n$  is the normal of the isothermal surface at point  $P$ , the rate of heat conduction at that point can be expressed by **Fourier's law** as

$$\dot{Q}_n = -kA \frac{\partial T}{\partial n} \quad (\text{W})$$

$$\vec{\dot{Q}}_n = \dot{Q}_x \vec{i} + \dot{Q}_y \vec{j} + \dot{Q}_z \vec{k}$$

$$\dot{Q}_x = -kA_x \frac{\partial T}{\partial x}, \quad \dot{Q}_y = -kA_y \frac{\partial T}{\partial y},$$

$$\dot{Q}_z = -kA_z \frac{\partial T}{\partial z}$$



**FIGURE 2-8**

The heat transfer vector is always normal to an isothermal surface and can be resolved into its components like any other vector.

$$\left( \begin{array}{c} \text{Rate of heat} \\ \text{conduction} \\ \text{at } x \end{array} \right) - \left( \begin{array}{c} \text{Rate of heat} \\ \text{conduction} \\ \text{at } x + \Delta x \end{array} \right) + \left( \begin{array}{c} \text{Rate of heat} \\ \text{generation} \\ \text{inside the} \\ \text{element} \end{array} \right) = \left( \begin{array}{c} \text{Rate of change} \\ \text{of the energy} \\ \text{content of the} \\ \text{element} \end{array} \right)$$

$$\dot{Q}_x - \dot{Q}_{x+\Delta x} + \dot{E}_{\text{gen, element}} = \frac{\Delta E_{\text{element}}}{\Delta t} \quad (2-6)$$

$$\Delta E_{\text{element}} = E_{t+\Delta t} - E_t = mc(T_{t+\Delta t} - T_t) = \rho c A \Delta x (T_{t+\Delta t} - T_t)$$

$$\dot{E}_{\text{gen, element}} = \dot{e}_{\text{gen}} V_{\text{element}} = \dot{e}_{\text{gen}} A \Delta x$$

Substituting into Eq. 2-6, we get

$$\dot{Q}_x - \dot{Q}_{x+\Delta x} + \dot{e}_{\text{gen}} A \Delta x = \rho c A \Delta x \frac{T_{t+\Delta t} - T_t}{\Delta t}$$

Dividing by  $A \Delta x$  gives

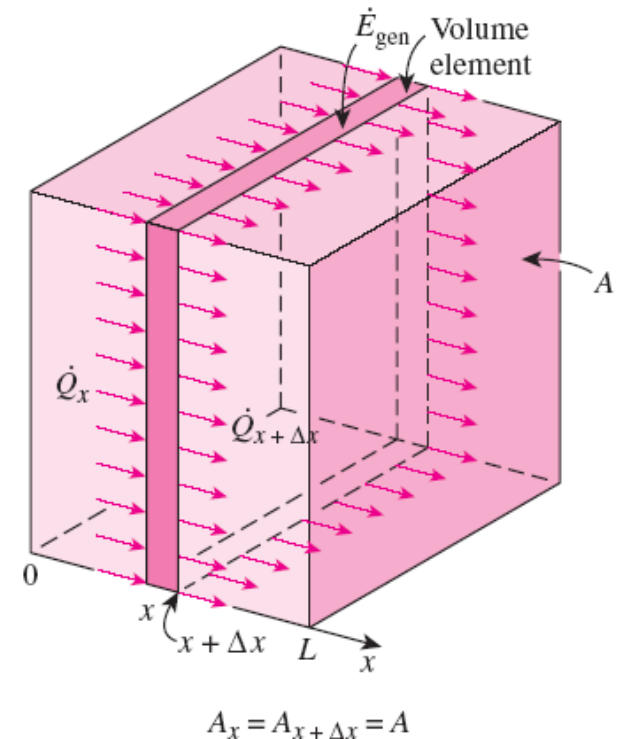
$$-\frac{1}{A} \frac{\dot{Q}_{x+\Delta x} - \dot{Q}_x}{\Delta x} + \dot{e}_{\text{gen}} = \rho c \frac{T_{t+\Delta t} - T_t}{\Delta t}$$

Taking the limit as  $\Delta x \rightarrow 0$  and  $\Delta t \rightarrow 0$  yields

$$\frac{1}{A} \frac{\partial}{\partial x} \left( kA \frac{\partial T}{\partial x} \right) + \dot{e}_{\text{gen}} = \rho c \frac{\partial T}{\partial t}$$

$$\lim_{\Delta x \rightarrow 0} \frac{\dot{Q}_{x+\Delta x} - \dot{Q}_x}{\Delta x} = \frac{\partial \dot{Q}}{\partial x} = \frac{\partial}{\partial x} \left( -kA \frac{\partial T}{\partial x} \right)$$

## Heat Conduction Equation in a Large Plane Wall



**FIGURE 2-12**

One-dimensional heat conduction through a volume element in a large plane wall.

Variable conductivity: 
$$\frac{\partial}{\partial x} \left( k \frac{\partial T}{\partial x} \right) + \dot{e}_{\text{gen}} = \rho c \frac{\partial T}{\partial t}$$

Constant conductivity: 
$$\frac{\partial^2 T}{\partial x^2} + \frac{\dot{e}_{\text{gen}}}{k} = \frac{1}{\alpha} \frac{\partial T}{\partial t}$$

(1) Steady-state:  
( $\partial/\partial t = 0$ ) 
$$\frac{d^2 T}{dx^2} + \frac{\dot{e}_{\text{gen}}}{k} = 0$$

(2) Transient, no heat generation:  
( $\dot{e}_{\text{gen}} = 0$ ) 
$$\frac{\partial^2 T}{\partial x^2} = \frac{1}{\alpha} \frac{\partial T}{\partial t}$$

(3) Steady-state, no heat generation:  
( $\partial/\partial t = 0$  and  $\dot{e}_{\text{gen}} = 0$ ) 
$$\frac{d^2 T}{dx^2} = 0$$

General, one-dimensional:

No generation	Steady- state
$\frac{\partial^2 T}{\partial x^2} + \frac{\dot{e}_{\text{gen}}}{k}$	$= \frac{1}{\alpha} \frac{\partial T}{\partial t}$

*(Note: In the original image, arrows point from the 'No generation' and 'Steady-state' labels to the terms  $\dot{e}_{\text{gen}}$  and  $\partial/\partial t$  respectively, indicating their removal for the simplified equation.)*

Steady, one-dimensional:

$$\frac{d^2 T}{dx^2} = 0$$

The simplification of the one-dimensional heat conduction equation in a plane wall for the case of constant conductivity for steady conduction with no heat generation.

# BOUNDARY AND INITIAL CONDITIONS

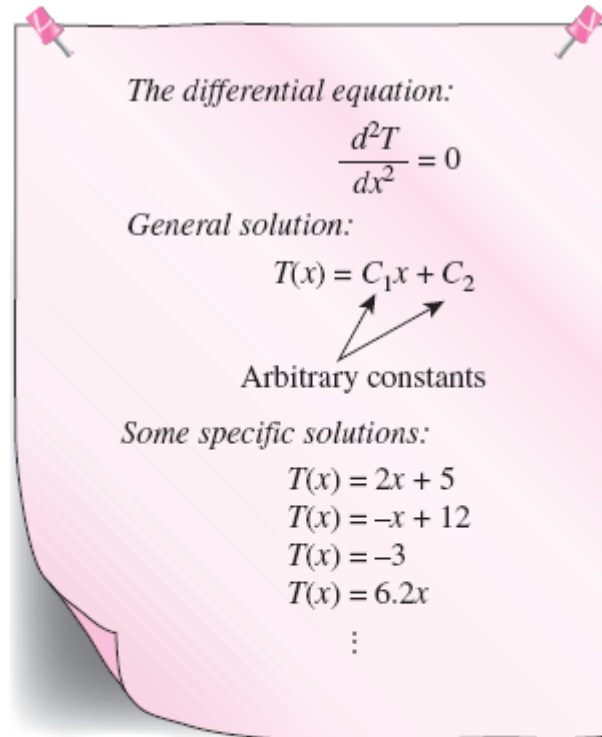
The description of a heat transfer problem in a medium is not complete without a full description of the thermal conditions at the bounding surfaces of the medium.

**Boundary conditions:** The *mathematical expressions* of the thermal conditions at the boundaries.

The temperature at any point on the wall at a specified time depends on the condition of the geometry at the beginning of the heat conduction process.

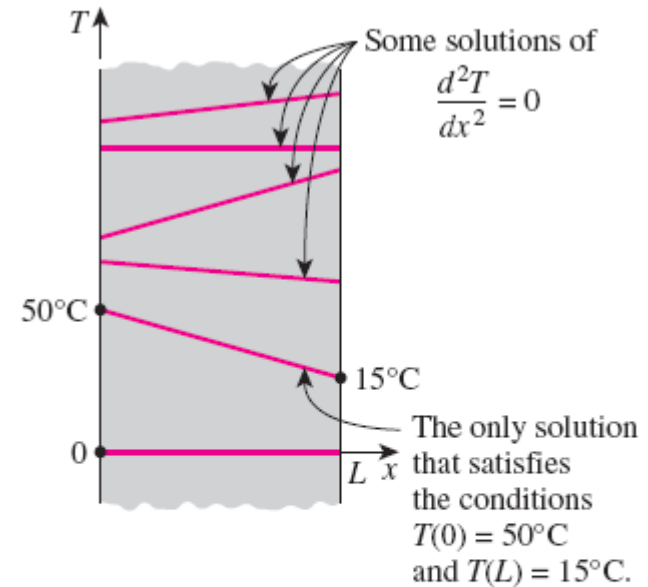
Such a condition, which is usually specified at time  $t = 0$ , is called the **initial condition**, which is a mathematical expression for the temperature distribution of the medium initially.

$$T(x, y, z, 0) = f(x, y, z)$$



**FIGURE 2-25**

The general solution of a typical differential equation involves arbitrary constants, and thus an infinite number of solutions.



**FIGURE 2-26**

To describe a heat transfer problem completely, two boundary conditions must be given for each direction along which heat transfer is significant.



# Boundary Conditions

- Specified Temperature Boundary Condition
- Specified Heat Flux Boundary Condition
- Convection Boundary Condition
- Radiation Boundary Condition
- Interface Boundary Conditions
- Generalized Boundary Conditions

# 1 Specified Temperature Boundary Condition

The *temperature* of an exposed surface can usually be measured directly and easily.

Therefore, one of the easiest ways to specify the thermal conditions on a surface is to specify the temperature.

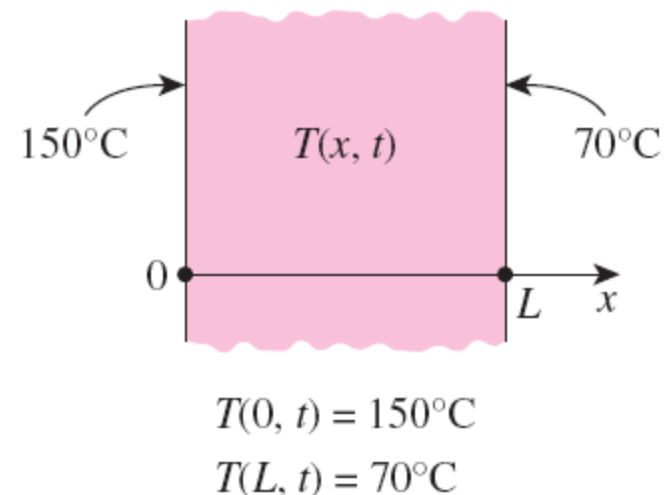
For one-dimensional heat transfer through a plane wall of thickness  $L$ , for example, the specified temperature boundary conditions can be expressed as

$$T(0, t) = T_1$$

$$T(L, t) = T_2$$

where  $T_1$  and  $T_2$  are the specified temperatures at surfaces at  $x = 0$  and  $x = L$ , respectively.

The specified temperatures can be constant, which is the case for steady heat conduction, or may vary with time.



**FIGURE 2-27**

Specified temperature boundary conditions on both surfaces of a plane wall.

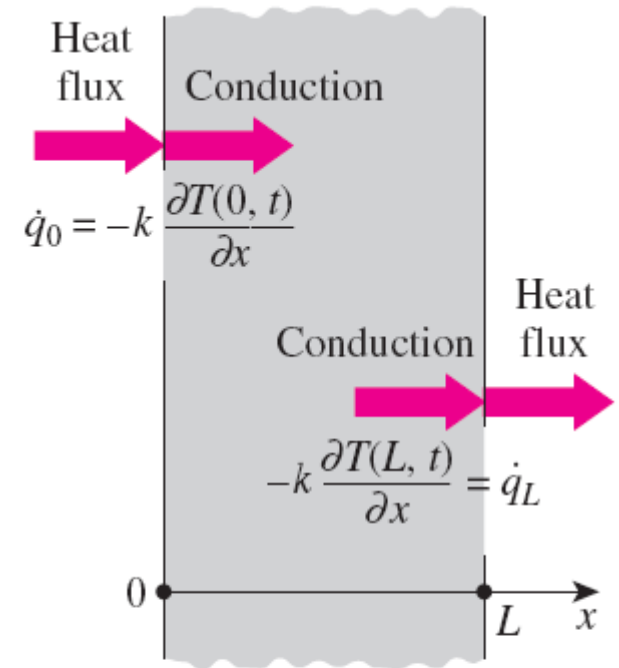
## 2 Specified Heat Flux Boundary Condition

The heat flux in the positive  $x$ -direction anywhere in the medium, including the boundaries, can be expressed by

$$\dot{q} = -k \frac{\partial T}{\partial x} = \left( \begin{array}{l} \text{Heat flux in the} \\ \text{positive } x - \text{direction} \end{array} \right) \quad (\text{W/m}^2)$$

For a plate of thickness  $L$  subjected to heat flux of  $50 \text{ W/m}^2$  into the medium from both sides, for example, the specified heat flux boundary conditions can be expressed as

$$-k \frac{\partial T(0, t)}{\partial x} = 50 \quad \text{and} \quad -k \frac{\partial T(L, t)}{\partial x} = -50$$



**FIGURE 2–28**

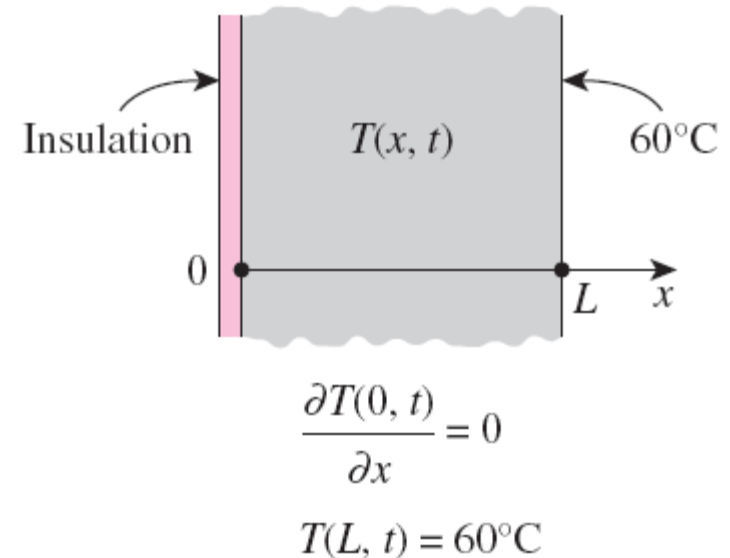
Specified heat flux boundary conditions on both surfaces of a plane wall.

## Special Case: Insulated Boundary

A well-insulated surface can be modeled as a surface with a specified heat flux of zero. Then the boundary condition on a perfectly insulated surface (at  $x = 0$ , for example) can be expressed as

$$k \frac{\partial T(0, t)}{\partial x} = 0 \quad \text{or} \quad \frac{\partial T(0, t)}{\partial x} = 0$$

*On an insulated surface, the first derivative of temperature with respect to the space variable (the temperature gradient) in the direction normal to the insulated surface is zero.*



**FIGURE 2–29**

A plane wall with insulation and specified temperature boundary conditions.

# Equações Diferenciais Parciais: Uma Introdução (Versão Preliminar)

Reginaldo J. Santos  
Departamento de Matemática-ICEx  
Universidade Federal de Minas Gerais  
<http://www.mat.ufmg.br/~regi>

Julho 2011

<b>3</b>	<b>Equação do Calor em uma Barra</b>	<b>276</b>
3.1	Extremidades a Temperaturas Fixas . . . . .	277
3.1.1	Condições de Fronteira Homogêneas . . . . .	277
3.1.2	Condições de Fronteira Não Homogêneas . . . . .	285
	Exercícios . . . . .	291
3.2	Barra Isolada nas Extremidades . . . . .	292
	Exercícios . . . . .	301
3.3	Condições de Fronteira Mistas e Equação não Homogênea . . . . .	302
3.3.1	Condições de Fronteira Mistas . . . . .	302
3.3.2	Equação do Calor não Homogênea . . . . .	309
	Exercícios . . . . .	314
3.4	Respostas dos Exercícios . . . . .	316

# Equação do Calor em uma Barra

Neste capítulo estudaremos a equação do calor unidimensional usando o método de separação de variáveis e as séries de Fourier.

Pode-se mostrar que a temperatura em uma barra homogênea, isolada dos lados, em função da posição e do tempo,  $u(x, t)$ , satisfaz a equação diferencial parcial

$$\frac{\partial u}{\partial t} = \alpha^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$$

chamada **equação do calor em uma barra**. Aqui  $\alpha > 0$  é uma constante que depende do material que compõe a barra é chamada de **difusividade térmica**.

### 3.1 Extremidades a Temperaturas Fixas

Vamos determinar a temperatura em função da posição e do tempo,  $u(x, t)$  em uma barra isolada dos lados, de comprimento  $L$ , sendo conhecidos a distribuição de temperatura inicial,  $f(x)$ , e as temperaturas nas extremidades,  $T_1$  e  $T_2$ , que são mantidas constantes com o tempo, ou seja, vamos resolver o problema de valor inicial e de fronteira (PVIF)

$$\begin{cases} \frac{\partial u}{\partial t} = \alpha^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \\ u(x, 0) = f(x), \quad 0 < x < L \\ u(0, t) = T_1, \quad u(L, t) = T_2 \end{cases}$$

Vamos inicialmente resolver o problema com  $T_1 = T_2 = 0$ , que chamamos de condições de fronteira homogêneas.



### 3.1.1 Condições de Fronteira Homogêneas

$$\begin{cases} \frac{\partial u}{\partial t} = \alpha^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \\ u(x, 0) = f(x), \quad 0 < x < L \\ u(0, t) = 0, \quad u(L, t) = 0 \end{cases}$$

Vamos usar um método chamado **separação de variáveis**. Vamos procurar uma solução na forma de um produto de uma função de  $x$  por uma função de  $t$ , ou seja,

$$u(x, t) = X(x)T(t).$$

Calculando-se as derivadas parciais temos que

$$\frac{\partial u}{\partial t} = X(x)T'(t) \quad \text{e} \quad \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} = X''(x)T(t).$$

Substituindo-se na equação diferencial obtemos

$$X(x)T'(t) = \alpha^2 X''(x)T(t).$$

Dividindo-se por  $\alpha^2 X(x)T(t)$  obtemos

$$\frac{X''(x)}{X(x)} = \frac{1}{\alpha^2} \frac{T'(t)}{T(t)}$$

O primeiro membro depende apenas de  $x$ , enquanto o segundo depende apenas de  $t$ . Isto só é possível se eles forem iguais a uma constante, ou seja,

$$\frac{X''(x)}{X(x)} = \frac{1}{\alpha^2} \frac{T'(t)}{T(t)} = \lambda.$$

Obtemos então duas equações diferenciais ordinárias com condições de fronteira:

$$\begin{cases} X''(x) - \lambda X(x) = 0, & X(0) = 0, X(L) = 0 & (3.1) \\ T'(t) - \alpha^2 \lambda T(t) = 0 & & (3.2) \end{cases}$$

As condições  $X(0) = X(L) = 0$  decorrem do fato de que a temperatura nas extremidades da barra é mantida igual a zero, ou seja,

$$0 = u(0, t) = X(0)T(t) \quad \text{e} \quad 0 = u(L, t) = X(L)T(t).$$



## Equação Diferencial Ordinária de 2a ordem com Coeficientes Constantes

$$ay'' + by' + cy = 0. \quad a \neq 0$$

Funções da forma:  $y = C_1 e^{rt} + C_2 e^{-rt}$  são soluções

logo  $y(t) = e^{rt}$ ,  $y'(t) = re^{rt}$ ,  $y''(t) = r^2 e^{rt}$  substituindo na equação

$$ar^2 e^{rt} + bre^{rt} + ce^{rt} = 0,$$

$$e^{rt}(ar^2 + br + c) = 0.$$

$$ar^2 + br + c = 0$$

polinômio característico

1. (When  $b^2 - 4ac > 0$ ) There are two distinct real roots  $r_1, r_2$ .
2. (When  $b^2 - 4ac < 0$ ) There are two complex conjugate roots  $r = \lambda \pm \mu i$ .
3. (When  $b^2 - 4ac = 0$ ) There is one repeated real root  $r$ .

A equação  $X''(x) - \lambda X(x) = 0$  (a sua equação característica é  $r^2 - \lambda = 0$ ) pode ter como soluções,

Se  $\lambda > 0$ :  $X(x) = c_1 e^{\sqrt{\lambda}x} + c_2 e^{-\sqrt{\lambda}x}$ .

Se  $\lambda = 0$ :  $X(x) = c_1 + c_2 x$ .

Se  $\lambda < 0$ :  $X(x) = c_1 \operatorname{sen}(\sqrt{-\lambda}x) + c_2 \operatorname{cos}(\sqrt{-\lambda}x)$ .

As condições de fronteira  $X(0) = 0$  e  $X(L) = 0$  implicam que

Se  $\lambda > 0$ :

Substituindo-se  $x = 0$  e  $X = 0$  na solução geral de  $X'' - \lambda X = 0$ ,

$$X(x) = c_1 e^{\sqrt{\lambda}x} + c_2 e^{-\sqrt{\lambda}x},$$

obtemos que  $0 = c_1 + c_2$ , ou seja,  $c_2 = -c_1$ . Logo

$$X(x) = c_1(e^{\sqrt{\lambda}x} - e^{-\sqrt{\lambda}x}).$$

Agora substituindo-se  $x = L$  e  $X = 0$  obtemos que  $c_1(e^{\sqrt{\lambda}L} - e^{-\sqrt{\lambda}L}) = 0$ .  
Logo, se  $c_1 \neq 0$ , então

$$e^{\sqrt{\lambda}L} = e^{-\sqrt{\lambda}L}$$

o que só é possível se  $\lambda = 0$ , que não é o caso.

Se  $\lambda = 0$ :

Substituindo-se  $x = 0$  e  $X = 0$  na solução geral de  $X'' - \lambda X = 0$ ,

$$X(x) = c_1 + c_2x,$$

obtemos que  $c_1 = 0$ . Logo

$$X(x) = c_2x.$$

Agora substituindo-se  $x = L$  e  $X = 0$  obtemos  $c_2L = 0$ . Logo, também  $c_2 = 0$ .



Se  $\lambda < 0$ :

Substituindo-se  $x = 0$  e  $X = 0$  na solução geral de  $X'' - \lambda X = 0$ ,

$$X(x) = c_1 \operatorname{sen}(\sqrt{-\lambda}x) + c_2 \operatorname{cos}(\sqrt{-\lambda}x),$$

obtemos que  $c_2 = 0$ . Logo

$$X(x) = c_1 \operatorname{sen}(\sqrt{-\lambda}x). \quad (3.3)$$

Agora substituindo-se  $x = L$  e  $X = 0$  em  $X(x) = c_1 \operatorname{sen}(\sqrt{-\lambda}x)$ , obtemos

$$c_1 \operatorname{sen}(\sqrt{-\lambda}L) = 0.$$

Logo se  $c_1 \neq 0$ , então  $\sqrt{-\lambda}L = n\pi$ , para  $n = 1, 2, 3, \dots$

Portanto as condições de fronteira  $X(0) = 0$  e  $X(L) = 0$  implicam que (3.1) tem solução não identicamente nula somente se  $\lambda < 0$  e mais que isso  $\lambda$  tem que ter valores dados por

$$\lambda = -\frac{n^2 \pi^2}{L^2}, \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Substituindo-se estes valores de  $\lambda$  em (3.3) concluímos que o problema de valores de fronteira (3.1) tem soluções fundamentais

$$X_n(x) = \text{sen} \frac{n\pi x}{L}, \quad \text{para } n = 1, 2, 3, \dots$$

Substituindo-se  $\lambda = -\frac{n^2\pi^2}{L^2}$  na equação diferencial (3.2) obtemos

$$T'(t) + \frac{\alpha^2 n^2 \pi^2}{L^2} T(t) = 0,$$

que tem solução fundamental

$$T_n(t) = e^{-\frac{\alpha^2 n^2 \pi^2}{L^2} t}, \text{ para } n = 1, 2, 3, \dots$$

Logo o problema

$$\begin{cases} \frac{\partial u}{\partial t} = \alpha^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \\ u(0, t) = 0, u(L, t) = 0. \end{cases}$$

tem soluções fundamentais

$$u_n(x, t) = X_n(x)T_n(t) = \text{sen} \frac{n\pi x}{L} e^{-\frac{\alpha^2 n^2 \pi^2}{L^2} t} \quad \text{para } n = 1, 2, 3, \dots$$

Combinações lineares das soluções fundamentais são também solução (verifique!),

$$u(x, t) = \sum_{n=1}^N c_n u_n(x, t) = \sum_{n=1}^N c_n \text{sen} \frac{n\pi x}{L} e^{-\frac{\alpha^2 n^2 \pi^2}{L^2} t}.$$

Mas uma solução deste tipo não necessariamente satisfaz a condição inicial

$$u(x, 0) = f(x),$$

para uma função  $f(x)$  mais geral.

Vamos supor que a solução do problema de valor inicial e de fronteira possa ser escrita como uma série da forma

$$u(x, t) = \sum_{n=1}^{\infty} c_n u_n(x, t) = \sum_{n=1}^{\infty} c_n \operatorname{sen} \frac{n\pi x}{L} e^{-\frac{a^2 n^2 \pi^2}{L^2} t}. \quad (3.4)$$

Para satisfazer a condição inicial  $u(x, 0) = f(x)$ , temos que impor a condição

$$f(x) = u(x, 0) = \sum_{n=1}^{\infty} c_n \operatorname{sen} \frac{n\pi x}{L}.$$

Esta é a série de Fourier de senos de  $f(x)$ . Assim, pelo [Corolário 2.5 na página 184](#), se a função  $f : [0, L] \rightarrow \mathbb{R}$  é contínua por partes tal que a sua derivada  $f'$  também seja contínua por partes, então os coeficientes da série são dados por

$$c_n = \frac{2}{L} \int_0^L f(x) \operatorname{sen} \frac{n\pi x}{L} dx, \quad n = 1, 2, 3 \dots \quad (3.5)$$

Os coeficientes da solução  $c_n$  são os coeficientes da série de senos da condição inicial  $f(x)$

$$u(x, t) = \sum_{n=1}^{\infty} c_n u_n(x, t) = \sum_{n=1}^{\infty} c_n \operatorname{sen} \frac{n\pi x}{L} e^{-\frac{\alpha^2 n^2 \pi^2}{L^2} t}.$$

# MAP 2320 – MÉTODOS NUMÉRICOS EM EQUAÇÕES DIFERENCIAIS II

**2º Semestre - 2020**

## Roteiro do curso

- Introdução
- Séries de Fourier
- Método de Diferenças Finitas
- **Equação do calor transiente (parabólica)**
- Equação de Poisson (elíptica)
- Equação da onda (hiperbólica)