Aluno: Raphael Henrique Braga Leivas Matrícula: 2020028101 Professor Responsável: Márcio Ziviani

Código fonte LaTeX desse arquivo pode ser visto em meu GitHub pessoal:

1 Problema

Precisamos criar um algoritmo para determinar a temperatura de equilíbrio da superfície da parede esquerda T_e de uma placa vertical. Temos as seguintes informações dadas:

• Condutividade térmica: $k = 2,5 \text{ W/m}^2\text{K}$

• Comprimento: L = 5,0 m

• Altura: H = 2,0 m

• Espessura: $W=0,25 \mathrm{m}$

ullet Velocidade do ar ambiente na face da parede: $u_{\infty}=3~\mathrm{m/s}$

• Temperatura do ar ambiente na face da parede: $T_{\infty}=300~\mathrm{K}$

 \bullet Fluxo de calor prescrito sobre a parede esquerda: $q_p^{''}=750~\mathrm{W/m^2}$

• Temperatura da parede direita: $T_d = 350 \; \mathrm{K}$

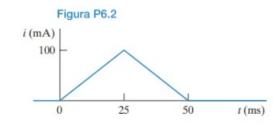
2 Solução

De posse dessas informações, fazemos um desenho esquemático do problema, exibido na Figura 2.1.

Figura 2.1: Diagrama do problema posto, com superfície de controle destacada.

6.2 Pspice Multisim O pulso triangular de corrente mostrado na Figura P6.2 é aplicado a um indutor de 500 mH.

- a) Escreva as expressões que descrevem i(t) nos quatro intervalos t < 0,0 ≤ t ≤ 25 ms, 25 ms ≤ t ≤ 50 ms e t > 50 ms.
- b) Deduza as expressões para a tensão, potência e energia do indutor. Use a convenção passiva.



Fonte: elaboração própria.

Como mostra a Figura 2.1, temos uma superfície de controle na parede esquerda. Aplicando a primeira lei da termodinâmica sobre essa superfície, temos

$$\dot{E}_{in} + \dot{E}_{a} - \dot{E}_{out} = \dot{E}_{st} \tag{2.1}$$

Como temos uma superfície de controle, não há energia armazenada e energia gerada. Além disso, no modelo da Figura 2.1, repare que todos os fluxos de calor estão entrando na superfície, de tal maneira que $\dot{E}_{out}=0$. Assim, (2.1) se reduz a

$$\dot{E}_{in} = 0 \tag{2.2}$$

Expandindo o termo \dot{E}_{in} ,

$$q_{p}^{"} + q_{c}^{"} + q_{k}^{"} = 0$$

$$q_p'' + h_c (T_\infty - T_e) + \frac{k}{L} (T_d - T_e) = 0$$

Isolando o coeficiente convectivo h_c , temos

$$h_c (T_{\infty} - T_e) = -q_p'' - \frac{k}{L} (T_d - T_e)$$

$$h_c = -\frac{q_p'' + \frac{k}{L} (T_d - T_e)}{T_{\infty} - T_e}$$
(2.3)

Como a velocidade do ar ambiente na face da parede é $u_{\infty}=3~\mathrm{m/s}$, temos que isso equivale a $10,8~\mathrm{km/h}$ e não pode ser desprezado, de tal maneira que a convecção na face esquerda da parede é forçada.