ANÁLISE DE DISSIPAÇÃO DE CALOR POR INTERAÇÃO DE ALETAS E CONDUTIVIDADE TÉRMICA VARIÁVEL

Jonatas Motta Quirino quirinojm@hotmail.com





Orientadores:

Prof. Dr. Eduardo D. Corrêa & Prof. Dr. Rodolfo do L. Sobral

O baixo ou equivocado controle térmico é a razão da falha de uma enorme parte de componentes industriais.

O baixo ou equivocado controle térmico é a razão da falha de uma enorme parte de componentes industriais.

A NASA estima que 100% das falhas dos seus Circuitos integrados de microondas monolíticas (MMIC) poderiam ser evitadas [1].

O baixo ou equivocado controle térmico é a razão da falha de uma enorme parte de componentes industriais.

A NASA estima que 100% das falhas dos seus Circuitos integrados de microondas monolíticas (MMIC) poderiam ser evitadas [1].

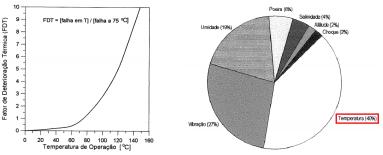


Figura: Taxa e causa de falhas [2]

O baixo ou equivocado controle térmico é a razão da falha de uma enorme parte de componentes industriais.

A NASA estima que 100% das falhas dos seus Circuitos integrados de microondas monolíticas (MMIC) poderiam ser evitadas [1].

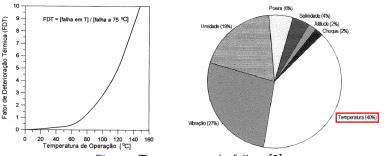


Figura: Taxa e causa de falhas [2]

O uso de aletas é amplamente empregado na dissipação de calor e comumente mal projetado por negligências no dimensionamento.

OBJETIVO

O objetivo é a observação da dissipação de calor de uma aleta dupla de uma superfície primária através dos processos de transferência de calor de condução, convecção e radiação térmica.

OBJETIVO

O objetivo é a observação da dissipação de calor de uma aleta dupla de uma superfície primária através dos processos de transferência de calor de condução, convecção e radiação térmica.

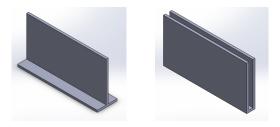


Figura: Aletas

Por fim propõe-se a comparação entre os resultados com e sem os efeitos de radiação; condutividade térmica constante e variável e de aletas simples e duplas.

DEFINIÇÕES

• A aleta não é considerada uma fonte própria de calor, ou seja, ela não gera, e sim dissipa calor.

DEFINIÇÕES

- A aleta não é considerada uma fonte própria de calor, ou seja, ela não gera, e sim dissipa calor.
- A largura (x) e altura (y) são muito maiores que a espessura(z).

DEFINIÇÕES

- A aleta não é considerada uma fonte própria de calor, ou seja, ela não gera, e sim dissipa calor.
- A largura (x) e altura (y) são muito maiores que a espessura(z).
- Material homogêneo e sua condutividade térmica (k) varia, sendo ela uma função da temperatura em cada ponto, obtida a partir de método matemático apropriado.

- Condução térmica
 - Lei de Fourier

$$\frac{dQ}{dt} = -k(T)A\frac{\partial T}{\partial x_i}$$

- Condução térmica
 - Lei de Fourier

$$\frac{dQ}{dt} = -k(T)A\frac{\partial T}{\partial x_i}$$

- Convecção térmica
 - Lei do resfriamento de Newton

$$\frac{dQ}{dt} = hA[T(t) - T_{\infty}]$$

- Condução térmica
 - Lei de Fourier

$$\frac{dQ}{dt} = -k(T)A\frac{\partial T}{\partial x_i}$$

- Convecção térmica
 - Lei do resfriamento de Newton

$$\frac{dQ}{dt} = hA[T(t) - T_{\infty}]$$

- Radiação térmica
 - Lei de Stefan-Boltzmann

$$\frac{dQ}{dt} = \varepsilon A \sigma T^4$$

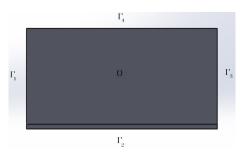


Figura: Contorno e domínio

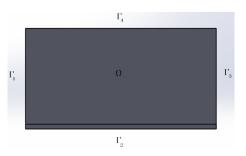


Figura: Contorno e domínio

• Γ_1 (x=0), Γ_3 (x=L) e Γ_4 (y=H) seguem as c.c. de *Neumann*, ou seja, estão termicamente isoladas.

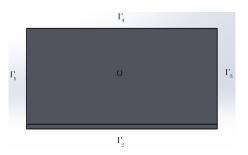


Figura: Contorno e domínio

- Γ_1 (x=0), Γ_3 (x=L) e Γ_4 (y=H) seguem as c.c. de *Neumann*, ou seja, estão termicamente isoladas.
- ② Γ_2 (y=0) segue as c.c. de *Dirichlet*, possuindo a mesma temperatura prescrita da superfície primária.

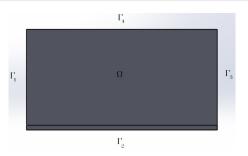


Figura: Contorno e domínio

- Γ_1 (x=0), Γ_3 (x=L) e Γ_4 (y=H) seguem as c.c. de *Neumann*, ou seja, estão termicamente isoladas.
- **2** Γ_2 (y = 0) segue as c.c. de *Dirichlet*, possuindo a mesma temperatura prescrita da superfície primária.
- 3 Ω_1 (z=0) e Ω_2 $(z=\delta)$ estão submetidas à convecção e radiação térmica.

MODELAGEM DO PROBLEMA

Distribuição térmica

$$\frac{\partial}{\partial x}\left(k(T)\frac{\partial T}{\partial x}\right) + \frac{\partial}{\partial y}\left(k(T)\frac{\partial T}{\partial y}\right) + \frac{\partial}{\partial z}\left(k(T)\frac{\partial T}{\partial z}\right) = 0$$

MODELAGEM DO PROBLEMA

Distribuição térmica

$$\frac{\partial}{\partial x}\left(k(T)\frac{\partial T}{\partial x}\right) + \frac{\partial}{\partial y}\left(k(T)\frac{\partial T}{\partial y}\right) + \frac{\partial}{\partial z}\left(k(T)\frac{\partial T}{\partial z}\right) = 0$$

• Condutividade térmica variando apenas no eixo y

$$\left(k(T) \cdot \frac{\partial^2 T}{\partial x^2}\right) + \left(\frac{\partial k(T)}{\partial y} \cdot \frac{\partial T}{\partial y}\right) + \left(k(T) \cdot \frac{\partial^2 T}{\partial y^2}\right) + \left(k(T) \cdot \frac{\partial^2 T}{\partial z^2}\right) = 0$$

Para estabelecer parâmetros que relacionem condutividade térmica (k) e temperatura (T), foi utilizado o método de $M\'{e}todo de$ $M\'{n}imos Quadrados (MMQ)$ no caso exponencial, que aproxima uma curva à pontos estipulados, formando uma curva de tendência.

Para estabelecer parâmetros que relacionem condutividade térmica (k) e temperatura (T), foi utilizado o método de $M\'{e}todo de$ $M\'{n}imos Quadrados (MMQ) no caso exponencial, que aproxima uma curva à pontos estipulados, formando uma curva de tendência.$

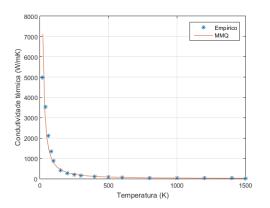


Figura: Aproximação por MMQ

A partir das equações abaixo, busca-se determinar os coeficientes a e b a partir dos dados empíricos T (substituindo x) e k (substituindo y).

$$y = ax^{b}$$

$$B = \frac{n \sum (\ln x \ln y) - \sum (\ln x) \sum (\ln y)}{n \sum [(\ln x)^{2}] - (\sum (\ln x)^{2})}$$

$$A = \frac{\sum (\ln y) - b \sum (\ln x)}{n}$$

Onde
$$b = B$$
 e $a = exp(A)$

INSERÇÃO DOS EFEITOS DE RADIAÇÃO

Mantendo as premissas iniciais e as condições de contorno expostas:

$$z = 0 \Rightarrow k(T)\frac{dT}{dz} = h(T - T_{\infty}) + \varepsilon\sigma T_{rad}^{4}$$
$$z = \delta \Rightarrow -k(T)\frac{dT}{dz} = h(T - T_{\infty}) + \varepsilon\sigma T_{rad}^{4}$$

INSERÇÃO DOS EFEITOS DE RADIAÇÃO

Mantendo as premissas iniciais e as condições de contorno expostas:

$$z = 0 \Rightarrow k(T)\frac{dT}{dz} = h(T - T_{\infty}) + \varepsilon\sigma T_{rad}^{4}$$
$$z = \delta \Rightarrow -k(T)\frac{dT}{dz} = h(T - T_{\infty}) + \varepsilon\sigma T_{rad}^{4}$$

Através do Teorema do Valor Médio tem-se que

$$\frac{d}{dz}\left(k(T)\frac{d\overline{T}}{dz}\right) = -\frac{2}{\delta}\left[h\left(\overline{T} - T_{\infty}\right) + \varepsilon\sigma T_{rad}^{4}\right]$$

INSERÇÃO DOS EFEITOS DE RADIAÇÃO

Mantendo as premissas iniciais e as condições de contorno expostas:

$$z = 0 \Rightarrow k(T)\frac{dT}{dz} = h(T - T_{\infty}) + \varepsilon\sigma T_{rad}^{4}$$
$$z = \delta \Rightarrow -k(T)\frac{dT}{dz} = h(T - T_{\infty}) + \varepsilon\sigma T_{rad}^{4}$$

Através do Teorema do Valor Médio tem-se que

$$\frac{d}{dz}\left(k(T)\frac{d\overline{T}}{dz}\right) = -\frac{2}{\delta}\left[h\left(\overline{T} - T_{\infty}\right) + \varepsilon\sigma T_{rad}^{4}\right]$$

Considerando que não há variação de T em x:

$$k(T)\frac{\partial^2 T}{\partial y^2} + \left(\frac{\partial k(T)}{\partial y} \cdot \frac{\partial T}{\partial y}\right) - \frac{2}{\delta}[h(T - T_{\infty}) + \varepsilon\sigma T_{rad}^4] = 0$$

INSERÇÃO DOS EFEITOS DE MUTUALIDADE

A radiação mútua entre duas aletas considera que o calor proveniente de uma aleta é exatamente o calor recebido pela outra.

INSERÇÃO DOS EFEITOS DE MUTUALIDADE

A radiação mútua entre duas aletas considera que o calor proveniente de uma aleta é exatamente o calor recebido pela outra. O resultado matemático do efeito da interação entre as aletas numa perspectiva unicamente de radiação se dá pela seguinte integral:

INSERÇÃO DOS EFEITOS DE MUTUALIDADE

A radiação mútua entre duas aletas considera que o calor proveniente de uma aleta é exatamente o calor recebido pela outra. O resultado matemático do efeito da interação entre as aletas numa perspectiva unicamente de radiação se dá pela seguinte integral:

$$E_{mut} = \int_0^b \sigma \overline{T}^4(\xi) \left(\frac{d^2}{2[(y-\xi)^2 + d^2]^{\frac{3}{2}}} \right) d\xi$$

Por fim

$$k(T)\frac{\partial^2 T}{\partial y^2} + \left(\frac{\partial k(T)}{\partial y} \cdot \frac{\partial T}{\partial y}\right) - \frac{2}{\delta}[h(T - T_{\infty}) + \varepsilon\sigma T_{rad}^4] - \int_0^b \sigma \overline{T}^4(\xi) \left(\frac{d^2}{2[(y - \xi)^2 + d^2]^{\frac{3}{2}}}\right) d\xi = 0$$

 Para as EDO's será usado o Método de Diferenças Finitas (MDF)

$$f'(x) = \frac{f(x+\epsilon) - f(x-\epsilon)}{2\epsilon} + o(\epsilon^2)$$
$$f''(x) = \frac{f(x+\epsilon) - 2f(x) + f(x-\epsilon)}{\epsilon^2} + o(\epsilon^2)$$

 Para as EDO's será usado o Método de Diferenças Finitas (MDF)

$$f'(x) = \frac{f(x+\epsilon) - f(x-\epsilon)}{2\epsilon} + o(\epsilon^2)$$
$$f''(x) = \frac{f(x+\epsilon) - 2f(x) + f(x-\epsilon)}{\epsilon^2} + o(\epsilon^2)$$

• Substituindo na equação da distribuição térmica

$$\begin{split} T_{j} &= \frac{\delta}{2k_{j} + 2hl^{2}} \left[T_{j+1} \left(\frac{k_{j} - k_{j-1}}{2} + k_{j} \right) \right] - \\ &- \frac{\delta}{2k_{j} + 2hl^{2}} \left[T_{j-1} \left(\frac{k_{j} - k_{j-1}}{2} - k_{j} \right) \right] + \\ &+ \frac{2hl^{2} T_{\infty}}{2k_{j} + 2hl^{2}} - \frac{2\varepsilon\sigma T_{rad}}{2k_{j} + 2hl^{2}} - E_{mut} \end{split}$$

RESULTADOS NUMÉRICOS

 Avaliação dos valores de temperatura em todos os casos estudados para alguns pontos da aleta.

RESULTADOS NUMÉRICOS

 Avaliação dos valores de temperatura em todos os casos estudados para alguns pontos da aleta.

	Simples,		Simples,		Simples,		Simples,		Dupla,		Dupla,	
	sem radiação,		sem radiação,		com radiação,		com radiação,		com radiação,		com radiação,	
Nó	k constante		k variável		k constante		k variável		k constante		k variável	
1	500,000		500,000		500,000		500,000		500,000		500,000	
2	450,009		494,187		354,391		472,352		444,281		482,642	
3	412,513		488,653		287,807		449,331		382,204		468,810	
4	384,390		483,380		252,613		429,807		347,513		456,491	
5	363,296		478,356		232,703		413,006		327,599		445,458	
46	300,001		394,009		203,248		255,370		263,920		326,863	
47	300,000		393,810		203,248		255,143		263,885		326,680	
48	300,000		393,678		203,248		254,992		263,824		326,557	
49	300,000		393,612		203,248		254,916		263,728		326,495	
50	300,000		393,612		203,248		254,916		263,728		326,495	
				Lege	enda de c	ores						
				500K	T	200K						

Figura: Valores de temperatura

RESULTADOS GRÁFICOS

• Avaliação dos Perfis Térmicos em todos os casos estudados.

RESULTADOS GRÁFICOS

Avaliação dos Perfis Térmicos em todos os casos estudados.

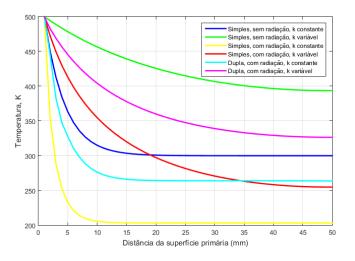


Figura: Perfis térmicos sobrepostos

 As diferenças entre as curvas mostram que a negligência dos efeitos expostos geram perfis com temperaturas até 21,9% mais altas, por menor dispersão do calor.

- As diferenças entre as curvas mostram que a negligência dos efeitos expostos geram perfis com temperaturas até 21,9% mais altas, por menor dispersão do calor.
- O MMQ se mostrou um método simples e eficiente na análise da variação da condutividade térmica.

- As diferenças entre as curvas mostram que a negligência dos efeitos expostos geram perfis com temperaturas até 21,9% mais altas, por menor dispersão do calor.
- O MMQ se mostrou um método simples e eficiente na análise da variação da condutividade térmica.
- Vale ressaltar que as variações de k são muito mais evidentes em baixas e médias temperaturas, pois em altos valores de T, o perfil de k se aproxima de uma reta, de maneira assintótica.

- As diferenças entre as curvas mostram que a negligência dos efeitos expostos geram perfis com temperaturas até 21,9% mais altas, por menor dispersão do calor.
- O MMQ se mostrou um método simples e eficiente na análise da variação da condutividade térmica.
- Vale ressaltar que as variações de k são muito mais evidentes em baixas e médias temperaturas, pois em altos valores de T, o perfil de k se aproxima de uma reta, de maneira assintótica.
- A análise de dissipação térmica, para se aproximar de um modelo real, nunca deve negligenciar a interação térmica, os efeitos radiativos e variação de k.

 Consideração e análise do efeito Seebeck, sobre geração de diferença de potencial (d.d.p.) em função da variação de temperaturas.

- Consideração e análise do efeito Seebeck, sobre geração de diferença de potencial (d.d.p.) em função da variação de temperaturas.
- Adimensionalização dos resultados.

- Consideração e análise do efeito Seebeck, sobre geração de diferença de potencial (d.d.p.) em função da variação de temperaturas.
- Adimensionalização dos resultados.
- Cálculo de eficiência da aleta em cada caso, e comparar a justificativa no uso de aletas.

- Consideração e análise do efeito Seebeck, sobre geração de diferença de potencial (d.d.p.) em função da variação de temperaturas.
- Adimensionalização dos resultados.
- Cálculo de eficiência da aleta em cada caso, e comparar a justificativa no uso de aletas.
- Estimativa da distância ótima entre aletas duplas.

- Consideração e análise do efeito Seebeck, sobre geração de diferença de potencial (d.d.p.) em função da variação de temperaturas.
- Adimensionalização dos resultados.
- Cálculo de eficiência da aleta em cada caso, e comparar a justificativa no uso de aletas.
- Estimativa da distância ótima entre aletas duplas.
- Comparação da acurácia no MMQ e outros métodos para a variação da condutividade térmica.

BIBLIOGRAFIA

- Apostol, T. M. Calculus, vol. II Editora Reverté SA, Barcelona, Buenos Aires, Caracas, México, MCMLXXII, 1969
- Boyce, W. E.; DiPrima, R. C. and Haines, C. W. Elementary differential equations and boundary value problems Wiley New York, 1969
- Cheng, A. H.-D. & Cheng, D. T. Heritage and early history of the boundary element method Engineering Analysis with Boundary Elements, 2005, 29, 268-302
- Holman, J. P., Heat transfer McGraw-Hill, 2010
- de Oliveira Fortuna, A. Técnicas computacionais para dinâminca dos fluidos: conceitos básicos e aplicações Edusp, 2000
- Quarteroni, A.; Sacco, R. & Saleri, F. Numerical mathematics Springer Science & Business Media, 2010, 37
- RUGGIERO, M. A. G. & LOPES, V. L. d. R. Cálculo numérico: aspectos teóricos e computacionais Makron Books do Brasil, 1997

BIBLIOGRAFIA



Ramos, R. A. V. & others Analise da convecção natural em superfícies com fontes de calor protuberantes 1998

Van Huffel, S. & Vandewalle, J. The total least squares problem: computational aspects and analysis SIAM, 1991

Phdthesis (Sobral) Sobral, R. d. l. Simulação numérica de aletas num contexto de altas temperaturas. Universidade do Estado do Rio de Janeiro, Universidade do Estado do Rio de Janeiro, 2017

Kraus, A. D.; Aziz, A. & Welty, J. Extended surface heat transfer John Wiley & Sons, 2002

Sparrow, E.; Eckert, E. & Irvine, T. The effectiveness of radiating fins with mutual irradiation J. Aerosp. Sci, 1961, 28, 763-772

ANÁLISE DE DISSIPAÇÃO DE CALOR POR INTERAÇÃO DE ALETAS E CONDUTIVIDADE TÉRMICA VARIÁVEL

Jonatas Motta Quirino quirinojm@hotmail.com





Orientadores:

Prof. Dr. Eduardo D. Corrêa & Prof. Dr. Rodolfo do L. Sobral