

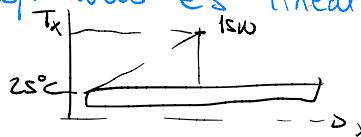
**Primera prueba (conducción de calor, simulación numérica, a realizar fuera del aula, individualmente, y entregar editado en pdf, con código al final, antes del 26 de marzo de 2021).**

Considérese una tarjeta electrónica (PCB) de  $140 \times 100 \times 1,5 \text{ mm}^3$  de FR-4, con un recubrimiento de  $50 \mu\text{m}$  de cobre por cada lado, que en una de las caras es continuo, y en la otra sólo ocupa el 10% de la superficie, en la cual van montados tres circuitos integrados (IC), cada uno de  $40 \times 20 \times 3 \text{ mm}^3$ , disipando  $5 \text{ W}$ , con  $k_{\text{IC}}=50 \text{ W}/(\text{m}\cdot\text{K})$  de conductividad térmica,  $C_{\text{IC}}=20 \text{ J/K}$  de capacidad térmica, y distribuidos uniformemente en la PCB (20 mm de separación entre ellos). Se supondrá que los lados cortos de la PCB tienen contacto térmico perfecto con paredes permanentemente a  $25^\circ\text{C}$ , y que los otros dos bordes están térmicamente aislados. Tómese para el FR-4  $k=0,5 \text{ W}/(\text{m}\cdot\text{K})$  en el plano y la mitad a su través. Se pide:

- a) Considerando que la tarjeta sólo evaca calor por los bordes, determinar la temperatura máxima que se alcanzaría si toda la disipación estuviese uniformemente repartida en la PCB y los IC no influyeran.
- b) Considerando que la tarjeta sólo evaca calor por los bordes, determinar la temperatura máxima que se alcanzaría con un modelo unidimensional en el que los IC llegaran hasta los bordes aislados, en el límite  $k_{\text{IC}} \rightarrow \infty$ , y con la  $k_{\text{IC}}$  dada.
- c) Considerando que se transmite calor por radiación, con una emisividad media de 0,7 por el lado de los componentes, y de 0,5 por la cara opuesta, con una caja electrónica que se puede suponer negra y a  $45^\circ\text{C}$ , determinar la temperatura máxima linealizando las pérdidas radiativas y con disipación uniforme.
- d) Resolver el caso anterior pero sin linealizar y con la disipación no uniforme.
- e) Resolver el problema térmico bidimensional estacionario y comparar el perfil central de temperaturas con el del caso anterior.

a) Distribuido = parábola

Poner  $15 \text{ W}$  en  $15 \text{ W}$  en el centro  $\rightarrow$  si sólo hay un punto de calor el perfil de temperaturas es lineal

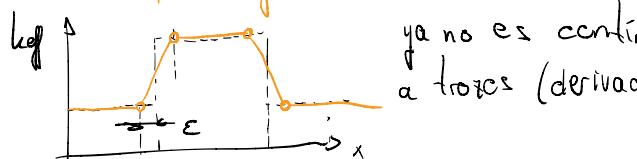


$$Q = kA \frac{T_{\max} - T_b}{L}$$

Si esta  $T_{\max}$  está dentro del rango aceptado se admite como bueno

Cuidado con la discretización  $\rightarrow$  que caiga un nodo en las discontinuidades de  $k_{\text{eff}}$

Quitar discontinuidades



$k_{\text{eff}}$  interpolada ESTO MIRARLO BIEN

UNIDADES

Q/k ?

$$1. T = \frac{-\phi}{2k} x^2 + ax + b \rightarrow \begin{cases} T(0) = T_b \Rightarrow b \\ \dot{Q} = k A \frac{dT}{dx} \Big|_{x=0} \Rightarrow a \end{cases} \Rightarrow a = \frac{\dot{Q}}{kA} = \frac{\dot{Q} L_x}{k L_x L_y L_z} = \frac{\phi L_x}{2k}$$

calor que pasa  
dicha en tq

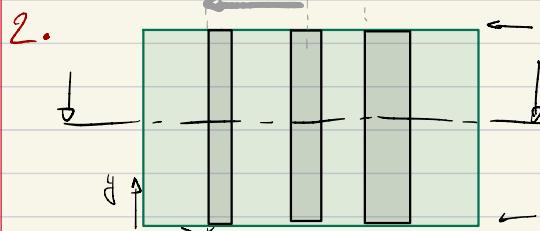
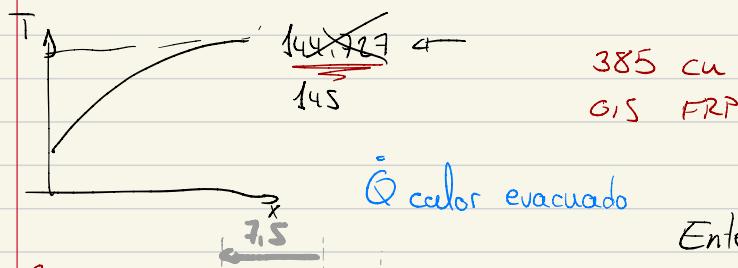
$$T(x) = \frac{-\phi}{2k} x^2 + \frac{\phi L_x}{2k} x + T_b$$

$$\phi = \frac{\dot{Q}}{L_x L_y L_z} = \frac{15}{0,14 \cdot 0,1 \cdot (0,0015 + 0,0001)} = 669642 \left[ \frac{W}{m^3} \right]$$

$\downarrow$   
cu

$$\frac{k_{eff}}{3} \quad k_{eff} = \frac{\sum k_i \delta_i f_i}{\sum \delta_i}$$

$$\frac{k_{cu} \delta_{cu} f_{cu} + k_{FRP} \delta_{FRP} + k_{cu} \delta_{cu}}{\delta_{cu} + \delta_{FRP} + \delta_{cu}} = \frac{k_{cu} \delta_{cu} (1 + f_{cu}) + k_{FRP} \delta_{FRP}}{2 \delta_{cu} + \delta_{FRP}} = 13,703$$



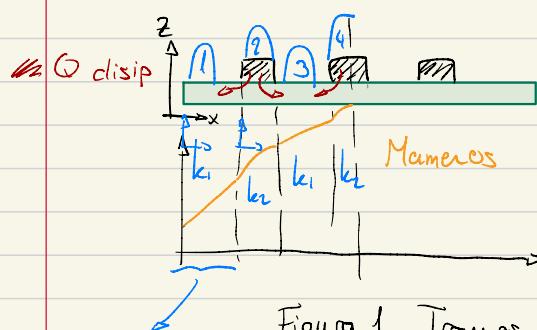
Entendamos térmico con Andrés :

1. Dividimos pzb 4 zonas vease fig 1.

2. Sacar  $k_{eff}$  con  $i_c$

1.  $T(x) = a_1 + b_1 x$  No hay  $\phi$  xq no hay calor volumétrico

Solo disipa IC  $\rightarrow \phi$  en IC



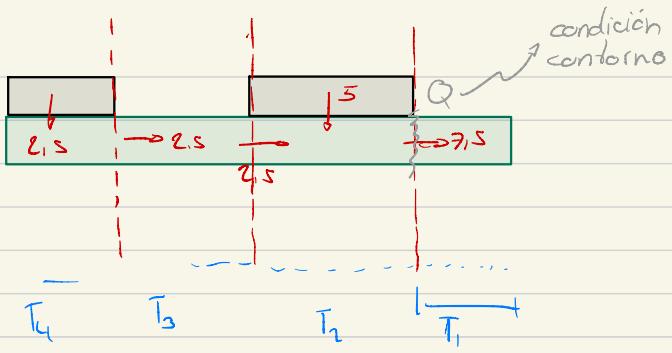
$$a_1 = T_b; \quad b_1 = \frac{Q(7,5)}{L_1 A_{fg}}$$

$$2. T(x) = a_2 + b_2 x + c_2 x^2$$

$$a_2 = a_1 + b_1 L_1 = T_{final \ tramo \ 1}$$

$$b_2 = \frac{Q(7,5)}{L_2 A_{fg}}$$

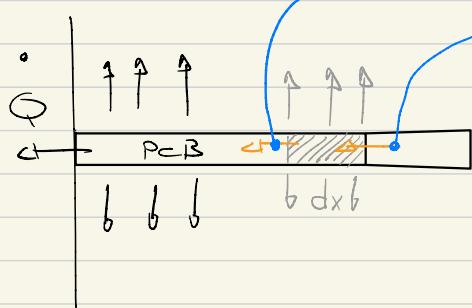
$$c_2 = \frac{-\phi_{IC}}{2L_2} \quad \phi_{IC} = \frac{W_{IC}}{20mm \times 100mm \times \sum \delta_i}$$



c) Radiación linealizada:  $Q_R = \epsilon A F \sigma 4 T_m^3 (T - T_\infty) = h A (T - T_\infty)$

$$\rho A dx \frac{\partial T}{\partial t} = \phi A dx \quad \text{dis} \quad -kA \frac{\partial T}{\partial x} + kA \left( \frac{\partial T}{\partial x} + \frac{\partial^2 T}{\partial x^2} dx \right) - h_p dx (T - T_\infty) - \epsilon \rho dx \sigma (T^4 - T_\infty^4) \quad \text{nos} \quad \downarrow \text{RAD}$$

steady



Hipótesis:  $\Delta \rightarrow 0$  pasa a d  
steady  
No convección

$$0 = \phi A dx - kA \frac{\partial T}{\partial x} + kA \left( \frac{\partial T}{\partial x} + \frac{\partial^2 T}{\partial x^2} dx \right) - \epsilon \rho dx \sigma (T^4 - T_\infty^4)$$

$$0 = \phi A dx - kA \frac{dT}{dx} + kA \left( \frac{dT}{dx} + \frac{d^2 T}{dx^2} dx \right) - \epsilon \rho dx \sigma (T^4 - T_\infty^4)$$

$$0 = \phi A + kA \frac{dT}{dx} - \epsilon \rho \sigma (T^4 - T_\infty^4)$$

La fiesta de linealizar: con Analove - scc

$$0 = \phi A + kA \frac{dT}{dx^2} \left[ 4 \epsilon \rho \sigma T_\infty^3 (T - T_\infty) \right] = kA \frac{dT}{dx} - \xi (T - T_\infty - \frac{\phi A}{\xi})$$

$$kA \frac{d(T - T_\xi)}{dx^2} = \xi (T - T_\xi) \rightarrow \frac{d(T - T_\xi)}{dx^2} = \frac{\xi}{kA} (T - T_\xi) \rightarrow$$

$$\rightarrow \frac{d^2}{dx^2} (T - T_\xi) = 0 \rightarrow T = \pm \sqrt{\frac{\xi}{kA}} x - \sqrt{\frac{\xi}{kA}} x$$

$$\left. \frac{dT}{dx} \right|_{x=0} = C_1 \sqrt{\frac{\xi}{kA}} C_0 - C_2 \sqrt{\frac{\xi}{kA}} C_0$$

$$\text{C.C. } T_b - T_\xi = C_1 + C_2$$

$$\dot{Q} \Big|_{x=0} = kA \left. \frac{dT}{dx} \right|_{x=0} = \sqrt{\xi kA} (C_1 - C_2) \rightarrow C_1 - C_2 = \frac{\dot{Q} \Big|_{x=0}}{\sqrt{\xi kA}}$$

$$C_1 = \left( T_b - T_\infty + \frac{\zeta|_{x=0}}{\sqrt{\zeta k A}} \right) \frac{1}{2} = \left( T_b - T_\infty + \frac{3/2 \cdot \dot{W}_{ic}}{\epsilon P \sigma} \bar{T}_\infty^3 (T - T_\infty) \right) dx$$