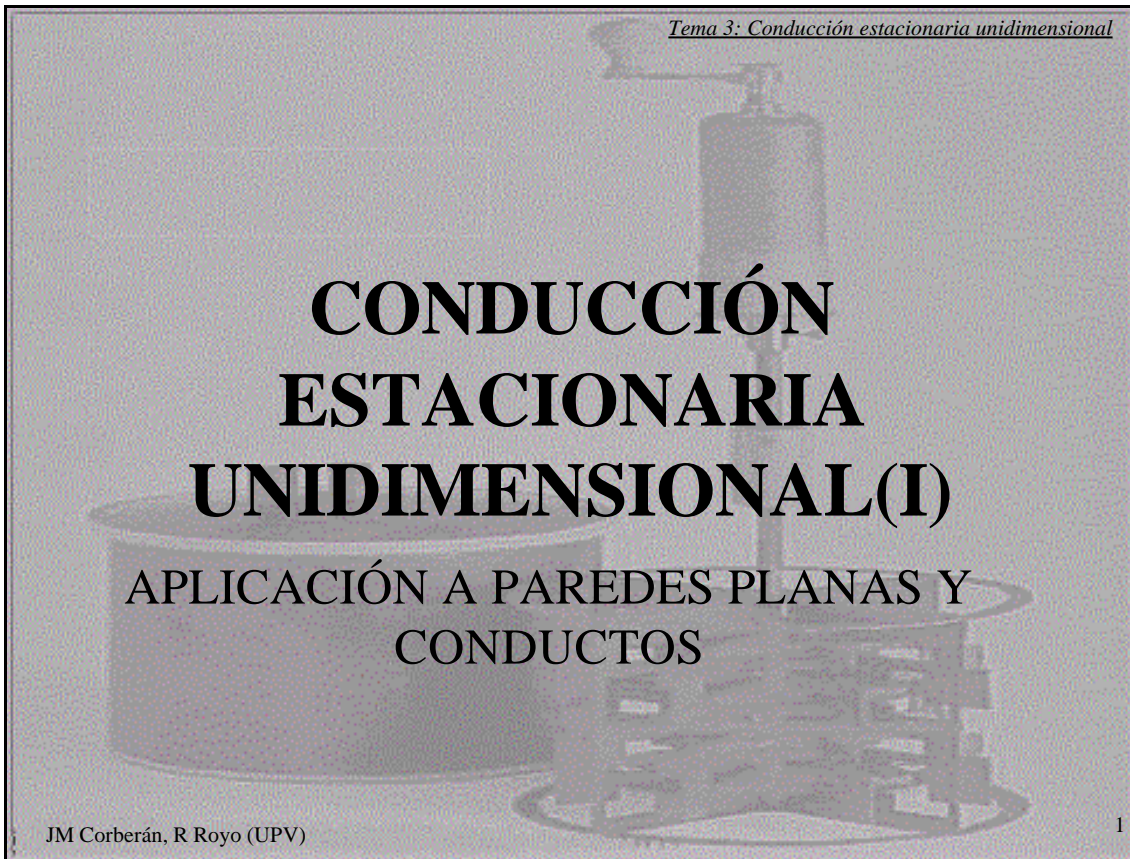


Diapositiva 1



Tema 3: Conducción estacionaria unidimensional

**CONDUCCIÓN
ESTACIONARIA
UNIDIMENSIONAL(I)**

APLICACIÓN A PAREDES PLANAS Y
CONDUCTOS

JM Corberán, R Royo (UPV)

1

ÍNDICE

- 1. PARTICULARIZACIÓN DE LA ECUACIÓN GENERAL**
- 2. PAREDES PLANAS MULTICAPA**
 - 2.1. RESISTENCIA TÉRMICA DE CONDUCCIÓN.
RESISTENCIA TÉRMICA DE CONTACTO**
 - 2.2. ANÁLISIS DEL MURO MULTICAPA**
 - 2.3. COEFICIENTE GLOBAL DE TRANSMISIÓN DE CALOR**
- 3. CONDUCTOS MULTICAPA**
 - 3.1. RESISTENCIA TÉRMICA DE CONDUCCIÓN.**
 - 3.2. ANÁLISIS DEL CONDUCTO MULTICAPA.**
 - 3.3. COEFICIENTE GLOBAL DE TRANSMISIÓN**
 - 3.4. RADIO CRÍTICO DE AISLAMIENTO**
- 4. MODELIZACIÓN MEDIANTE ANALOGÍA ELÉCTRICA**
- 5. ESTUDIO DE MUROS COMPUESTOS MEDIANTE LA TEORÍA UNIDIMENSIONAL. LIMITACIONES DEL MÉTODO.**

1. PARTICULARIZACIÓN DE LA ECUACIÓN GENERAL

•Ecuación general de la conducción del calor

$$\nabla(k \cdot \nabla T) + g = r \cdot C \cdot \frac{\partial T}{\partial t}$$

•Régimen permanente:

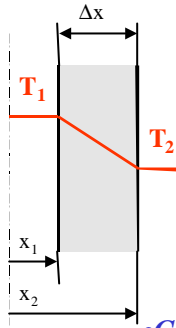
$$\left(\frac{\partial T}{\partial t} = 0 \right) \Rightarrow \nabla(k \cdot \nabla T) + g = 0$$

•Unidimensional (cartesianas):

$$\frac{d}{dx} \left(k \cdot \frac{dT}{dx} \right) + g = 0$$

2. PAREDES PLANAS MULTICAPA.

PARED PLANA CON TEMPERATURAS DE CONTORNO CONOCIDAS



Supongamos $g=0 \Rightarrow \frac{d}{dx} \left(k \cdot \frac{dT}{dx} \right) = 0$

$k=\text{cte} \Rightarrow \frac{d^2T}{dx^2} = 0 \Rightarrow \begin{cases} \frac{d^2T}{dx^2} = 0 \\ T = T_1 \text{ en } x = x_1 \\ T = T_2 \text{ en } x = x_2 \end{cases}$

•Campo de temperaturas

$$T = T_1 + (T_2 - T_1) \cdot \frac{x - x_1}{x_2 - x_1}$$

Si g es nula y k constante, la distribución de temperaturas a través de una pared plana es función lineal.

•Aplicando la ley de Fourier

$$Q = A \cdot q = -A \cdot k \cdot \frac{dT}{dx} = -A \cdot k \cdot \frac{(T_2 - T_1)}{(x_2 - x_1)} = \frac{A \cdot k}{\Delta x} \cdot (T_1 - T_2)$$

2.1. RESISTENCIA TÉRMICA DE CONDUCCIÓN. RESISTENCIA TÉRMICA DE CONTACTO

RESISTENCIA TÉRMICA DE CONDUCCIÓN

Analogía eléctrica a partir de la ley de Ohm: $I = \frac{\Delta V}{R}$ $Q = \frac{T_1 - T_2}{\frac{\Delta x}{A \cdot k}}$

- El calor transmitido análogo a una intensidad (**Q** \square **I**).
- La diferencia de temperaturas análogo a una diferencia de potenciales (**T₁-T₂** \square **V**).
- De esta manera el término $\frac{\Delta x}{A \cdot k}$ análogo a una resistencia eléctrica R.

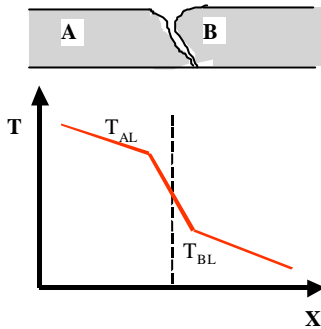
- Resistencia térmica de conducción \ominus

$$R_{con} = \frac{\Delta x}{A \cdot k} (K/W)$$

$$Q = \frac{(T_1 - T_2)}{R_{con}}$$

RESISTENCIA TÉRMICA DE CONTACTO

RESISTIVIDAD TÉRMICA DE CONTACTO



•En la **zona de unión entre capas**, debido a las irregularidades superficiales el contacto no es perfecto, y el calor se transmite por radiación, conducción y convección.

•Se asocia una **resistividad térmica de contacto** que relaciona el calor transmitido en la interfase entre dos materiales con la variación de temperatura a través de la misma

$$\frac{Q}{A} = \frac{(T_{AL} - T_{BL})}{\mathfrak{R}_{tc}}$$

- La resistividad térmica de contacto \mathcal{R}_{tc} (K m²/W) es análoga al término $\frac{\Delta x}{k}$ de la holgura (aire + zonas de contacto).
- Resistencia térmica de contacto de una superficie A es:

$$R_{tc} = \mathcal{R}_{tc} / A$$

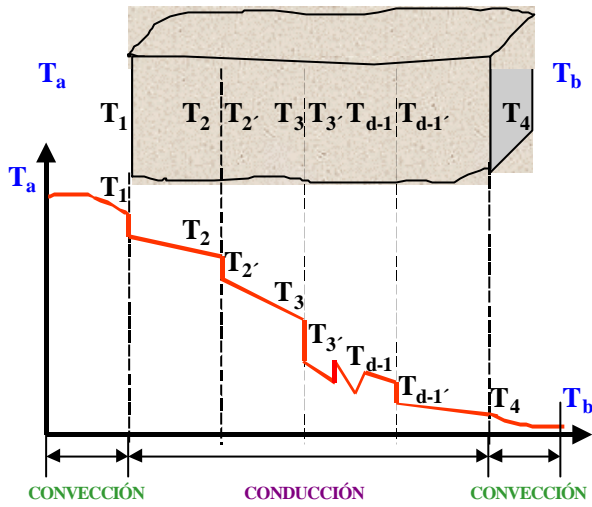
- \mathcal{R}_{tc} **depende de:**

- *Rugosidad superficial.*
- *Presión contacto*

- \mathcal{R}_{tc} **debe considerarse sólo en la separación de capas de materiales de:**

- *k elevada (metales).*
- *Espesores pequeños.*

2.2. ANÁLISIS DEL MURO MULTICAPA.



$T_a, T_b \in T^{as}$ ambiente interno y externo.

$T_1, T_4 \in T^{as}$ ambos lados del muro.

$T_d, T_{d'} \in T^{as}$ ambos lados de las distintas capas.

El flujo de calor a través de cada capa se mantiene constante:

$$\frac{Q}{A} = cte = h_{a1}(T_a - T_1) = \frac{k_{12}}{\Delta x_{12}}(T_1 - T_2) = \frac{(T_2 - T_{2'})}{\mathfrak{R}_{22'}} = \frac{k_{2'3}}{\Delta x_{2'3}}(T_{2'} - T_3) =$$

$$= \frac{(T_3 - T_{3'})}{\mathfrak{R}_{33'}} = \dots = h_{4b}(T_4 - T_b)$$

Diapositiva 9

Tema 3: Conducción estacionaria unidimensional

$$T_a - T_1 = \frac{Q}{A} \cdot \frac{1}{h_{a1}}$$

$$T_1 - T_2 = \frac{Q}{A} \cdot \frac{\Delta x_{12}}{k_{12}}$$

$$T_2 - T_{2'} = \frac{Q}{A} \cdot \mathfrak{R}_{22'}$$

$$T_{2'} - T_3 = \frac{Q}{A} \cdot \frac{\Delta x_{2'3}}{k_{2'3}}$$

$$T_3 - T_{3'} = \frac{Q}{A} \cdot \mathfrak{R}_{33'}$$

$$T_4 - T_b = \frac{Q}{A} \cdot \frac{1}{h_{4b}}$$

•Sumando estas expresiones:

$$\frac{Q}{A} = \frac{(T_a - T_b)}{\left(\frac{1}{h_{a1}} + \frac{\Delta x_{12}}{k_{12}} + \mathfrak{R}_{22'} + \frac{\Delta x_{2'3}}{k_{2'3}} + \mathfrak{R}_{33'} + K + \frac{1}{h_{4b}} \right)}$$

$$Q = \frac{(T_a - T_b)}{\left(\frac{1}{A \cdot h_{a1}} + \frac{\Delta x_{12}}{A \cdot k_{12}} + \frac{\mathfrak{R}_{22'}}{A} + \frac{\Delta x_{2'3}}{k_{2'3}} + \frac{\mathfrak{R}_{33'}}{A} + K + \frac{1}{A \cdot h_{4b}} \right)}$$

$$Q = \frac{(T_a - T_b)}{\sum R_i}$$

donde:

$$R_{a1} = \frac{1}{A \cdot h_{a1}}$$

$$R_{i,i+1} = \frac{\Delta x_{i,i+1}}{A \cdot k_{i,i+1}}$$

$$R_{i,i'} = \frac{\mathfrak{R}}{A}$$

2.3. COEFICIENTE GLOBAL DE TRANSMISIÓN DE CALOR

• *Se define:*

$$U = \frac{1}{\frac{1}{h_{a1}} + \sum_{i=1}^{n-1} \frac{\Delta x_{i,i+1}}{k_{i,i+1}} + \frac{1}{h_{nb}}}$$

• *De esta forma:*

$$\frac{Q}{A} = U \cdot (T_a - T_b)$$

3. CONDUCTOS

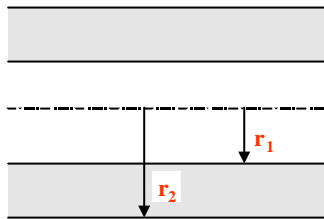
- *Conducción de calor en cuerpos con simetría axial.*

$$g + k \cdot \Delta T = 0$$

- *Suponemos que no hay generación de calor, y la conductividad es constante:*

$$\Delta T = 0$$

Desarrollando el Laplaciano en coordenadas cilíndricas queda:



$$\frac{d^2 T}{dr^2} + \frac{1}{r} \cdot \frac{dT}{dr} = 0$$

$$\frac{d}{dr} \left(r \cdot \frac{dT}{dr} \right) = 0$$

$$T = T_1 \text{ en } r = r_1$$

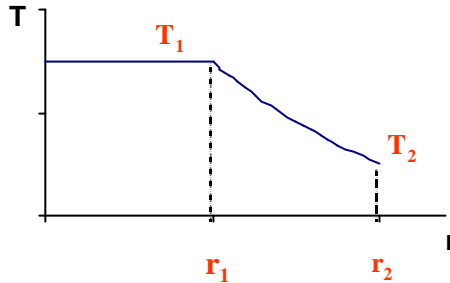
$$T = T_2 \text{ en } r = r_2$$

- Se calculará el **campo de temperaturas $T=T(r)$**

$$r \cdot \frac{dT}{dr} = C_1 \Rightarrow dT = C_1 \cdot \frac{dr}{r} \Rightarrow T = C_1 \cdot \ln r + C_2$$

$$T = T_1 + (T_2 - T_1) \cdot \frac{\ln(r/r_1)}{\ln(r_2/r_1)}$$

- Si **g se anula y k se considera constante**, la distribución de temperaturas a través de la pared cilíndrica es una **función logarítmica con el radio**



Aplicando la ley de Fourier

$$q(r) = -k \cdot \nabla T = -k \cdot \frac{dT}{dr}$$

$$\frac{dT}{dr} = \frac{(T_2 - T_1)}{\ln(r_2/r_1)} \cdot \frac{1}{r}$$

$$Q = q(r) \cdot A(r) = -A(r) \cdot k \cdot \frac{dT}{dr} = -A(r) \cdot \frac{(T_2 - T_1)}{\ln(r_2/r_1)} \cdot \frac{k}{r} = \frac{2\pi r L \cdot (T_1 - T_2)}{\ln(r_2/r_1)} \cdot \frac{k}{r}$$

$$Q = \frac{(T_1 - T_2)}{\frac{\ln(r_2/r_1)}{2\pi L k}}$$

3.1. RESISTENCIA TÉRMICA DE CONDUCCIÓN

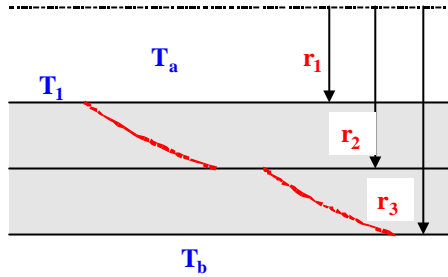
- Resistencia térmica de conducción de una *capa cilíndrica* R_{con}

Analogía eléctrica: $\left(I = \frac{\Delta V}{R} \right) \Rightarrow Q = \frac{\Delta T}{R_{con}}$

$$R_{con} = \frac{\ln(r_2/r_1)}{2\pi L k}$$

3.2. ANÁLISIS CONDUCTO MULTICAPA

En estacionario $Q=cte$, pero para un cilindro



$\frac{Q}{A(r)} \neq cte$: área a considerar es la lateral del cilindro, la cual depende del radio

$$Q = \frac{(T_a - T_1)}{2\pi r_1 L h_{a1}} = \frac{(T_1 - T_2)}{2\pi L k_{12} \ln(r_2/r_1)} = \frac{(T_2 - T_2')}{2\pi r_2 L} = \frac{(T_2' - T_3)}{2\pi L k_{2'3} \ln(r_3/r_2')} = \frac{(T_3 - T_b)}{2\pi r_3 L h_{3b}}$$

$$Q = \frac{(T_a - T_b)}{2\pi L \left(\frac{1}{h_{a1} \cdot r_1} + \frac{\ln(r_2/r_1)}{k_{12}} + \frac{\mathfrak{R}_{22'}}{r_2} + \frac{\ln(r_3/r_2')}{k_{2'3}} + \frac{1}{h_{3b} \cdot r_3} \right)}$$

3.3. COEFICIENTE GLOBAL DE TRANSMISIÓN DE CALOR (U)

Se define $U_{cilindro}$ respecto al área correspondiente a un radio cualquiera r_i

$$U_{cilindro,i} = \frac{1}{r_i \left(\frac{1}{h_{a1} \cdot r_1} + \sum_{i=1}^{n-1} \frac{\ln(r_{i+1}/r_i)}{k_{i,i+1}} + \frac{1}{h_{3b} \cdot r_3} \right)}$$

De esta forma:

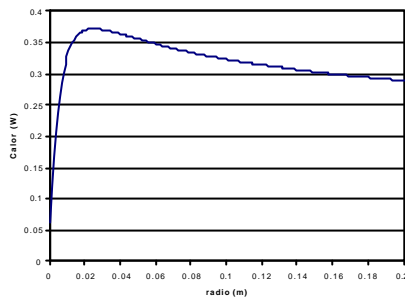
$$Q = 2 \cdot p \cdot r_i \cdot L \cdot U_{cilindro,i} \cdot (T_a - T_b)$$

En general:

$$Q = A_{ref} \cdot U_{Aref} \cdot (T_a - T_b) \Rightarrow U_{Aref} = \frac{Q / (T_a - T_b)}{A_{ref}}$$

3.4. RADIO CRÍTICO DE AISLAMIENTO

- Al añadir capas de material sobre una pared plana, se incrementa la resistencia térmica por lo que el flujo de calor siempre se reduce.
- *En conductos, conforme se añaden capas, aumenta la resistencia térmica pero también el área de transmisión de calor: tendencias contrapuestas sobre la magnitud de calor conducido, por lo que debe estudiarse el aislamiento adecuado en cada caso.*



Para cables eléctricos por ejemplo:

$$\left. \begin{array}{l} k_{AIS} = 0.2 \div 0.3 \\ h \approx 10 \div 20 \end{array} \right\} \Rightarrow r_{crit} [0.01 \div 0.03 \text{ m}]$$

Radio crítico: valor para el cual el calor transmitido alcanza un máximo. Normalmente es muy pequeño (del orden de milímetros)

$$Q = \frac{2 \cdot p \cdot L \cdot (T_a - T_b)}{\left(\frac{1}{h_{a1} \cdot r_1} + \sum_{i=1}^{n-1} \frac{\ln(r_{i+1}/r_i)}{k_{i,i+1}} + \frac{1}{h_{nb} \cdot r_n} \right)}$$

Para hallar el máximo se deriva respecto al radio que se añade, r_n y se iguala a 0:

$$\frac{\partial Q}{\partial r_n} = \frac{-2pL \cdot (T_a - T_b) \cdot \left(\frac{1}{r_n \cdot k_{n-1,n}} - \frac{1}{h_{n,b} \cdot r_n^2} \right)}{\left(\frac{1}{h_{a1} \cdot r_1} + \sum_{i=1}^{n-1} \frac{\ln(r_{i+1}/r_i)}{k_{i,i+1}} + \frac{1}{h_{nb} \cdot r_n} \right)^2} = 0$$

$$\frac{1}{r_n \cdot k_{n-1,n}} - \frac{1}{h_{n,b} \cdot r_n^2} = 0 \quad (r_n)_{CRITICO} = \frac{k_{n-1,n}}{h_{n,b}}$$

•Si $r_{d-1} < r_{crit}$ al añadir espesor Q-

4.MODELIZACIÓN MEDIANTE ANALOGÍA ELÉCTRICA DEL CALOR TRANSMITIDO POR RADIACIÓN

- *Dos posibilidades:*
 - Definición de resistencia equivalente a la radiación.
 - Utilización del coeficiente de convección equivalente a la radiación

DEFINICIÓN DE RESISTENCIA EQUIVALENTE A LA RADIACIÓN.

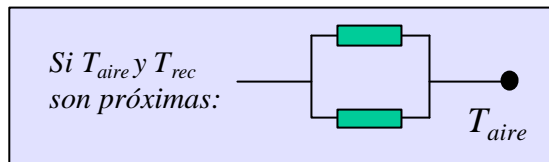
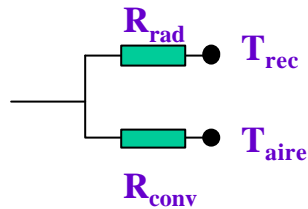
$$Q_{conv} = h \cdot A \cdot (T - T_{aire})$$

$$Q_{rad} = e \cdot s \cdot A \cdot (T^4 - T_{rec}^4)$$

$$R_{rad} = \frac{(T - T_{rec})}{Q_{rad}} = \frac{(T - T_{rec})}{e \cdot s \cdot A \cdot (T^4 - T_{rec}^4)}$$

$$(T^4 - T_{rec}^4) = (T^2 - T_{rec}^2) \cdot (T^2 + T_{rec}^2) = (T - T_{rec}) \cdot (T + T_{rec}) \cdot (T^2 + T_{rec}^2)$$

$$R_{rad} = \frac{1}{e \cdot s \cdot A \cdot (T + T_{rec}) \cdot (T^2 + T_{rec}^2)} \cong \frac{1}{e \cdot s \cdot A \cdot 4 \cdot T_{rec}^3} \text{ Si } T \text{ y } T_{rec} \text{ son similares}$$



COEFICIENTE DE CONVECCIÓN EQUIVALENTE A LA RADIACIÓN

$$Q = h \cdot A \cdot (T - T_{aire}) + e \cdot s \cdot A \cdot (T^4 - T_{rec}^4)$$

$$h_r = \frac{e \cdot s \cdot (T^4 - T_{rec}^4)}{(T - T_{rec})}$$

$$Q = h \cdot A \cdot (T - T_{aire}) + h_r \cdot A \cdot (T - T_{rec}) = A \cdot (h \cdot T - h \cdot T_{aire} + h_r \cdot T - h_r \cdot T_{rec})$$

$$Q = A \cdot ((h + h_r) \cdot T - (h \cdot T_{aire} + h_r \cdot T_{rec})) = A \cdot (h + h_r) \cdot \left(T - \left(\frac{h \cdot T_{aire} + h_r \cdot T_{rec}}{h + h_r} \right) \right)$$

$$T_{eq} = \frac{h \cdot T_{aire} + h_r \cdot T_{rec}}{h + h_r}$$

$$Q = A \cdot (h + h_r) \cdot (T - T_{eq})$$

