

# Φαινόμενα Μεταφοράς Μάζας – Θερμότητας

12<sup>η</sup> Διάλεξη

## Πολυδιάστατη αγωγή θερμότητας

Εμμανουήλ Σουλιώτης

Τμήμα Μηχανικών Περιβάλλοντος  
Πανεπιστήμιο Δυτικής Μακεδονίας  
Ακαδημαϊκό Έτος 2018-2019

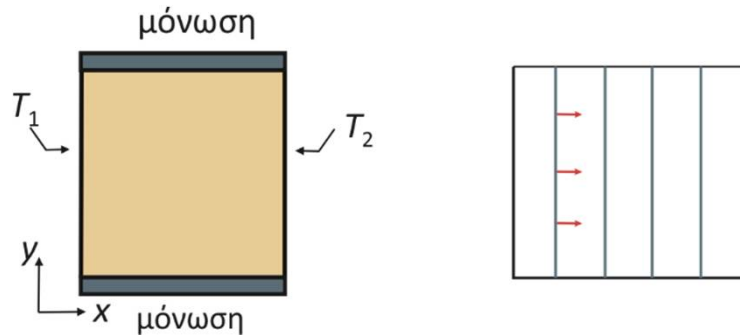
# Μαθησιακοί στόχοι

- Εξοικείωση με εξίσωση διατήρησης ενέργειας σε δυο και τρεις διαστάσεις (§6.1)
- Ολοκλήρωση διαφορικής εξίσωσης σε δύο διαστάσεις (§6.2.1)
- Εύρεση αναλυτικής λύσης σε επίπεδη πλάκα (§6.2.2)
- Υπολογισμός ρυθμού μεταφοράς θερμότητας σε συνηθισμένα σχήματα με τη βοήθεια του συντελεστή μορφής (§6.3)

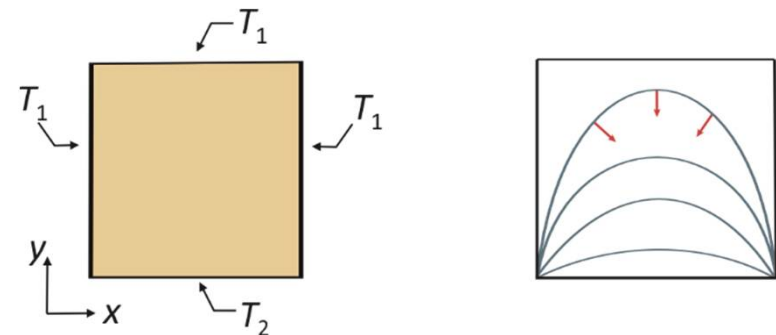
# Περιπτώσεις πολυδιάστατης αγωγής

- Μη ομοιόμορφες οριακές συνθήκες

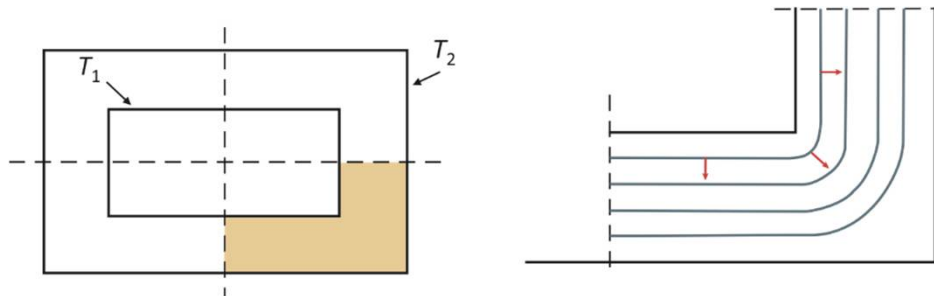
Μονοδιάστατη αγωγή



Δισδιάστατη αγωγή



- Μη κανονικές γεωμετρίες



# Εξίσωση διατήρησης της ενέργειας

- Γενική μορφή εξίσωσης αγωγής

$$\nabla \cdot k \nabla T + \dot{q}''' = \rho c_p \frac{\partial T}{\partial t}$$

- Ειδική μορφή για μόνιμη κατάσταση, χωρίς παραγωγή θερμότητας, σταθερό  $k$

$$\nabla^2 T = 0$$

- Μορφή για δισδιάστατη αγωγή σε καρτεσιανές συντεταγμένες

$$\frac{\partial^2 T}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 T}{\partial y^2} = 0 \quad T = T(x, y)$$

- Ροή θερμότητας (Νόμος Fourier)

$$\dot{q}'' = \dot{q}''_x \mathbf{e}_x + \dot{q}''_y \mathbf{e}_y = -k \frac{\partial T}{\partial x} \mathbf{e}_x - k \frac{\partial T}{\partial y} \mathbf{e}_y$$

# Αναλυτική λύση – Μέθοδος χωρισμού μεταβλητών

- Μορφή αναλυτικής λύσης – Γινόμενο μονοδιάστατων συναρτήσεων

$$T = X(x) \cdot Y(y)$$

- Μορφή μονοδιάστατων συναρτήσεων

$$X = c_1 \cos(\lambda x) + c_2 \sin(\lambda x)$$

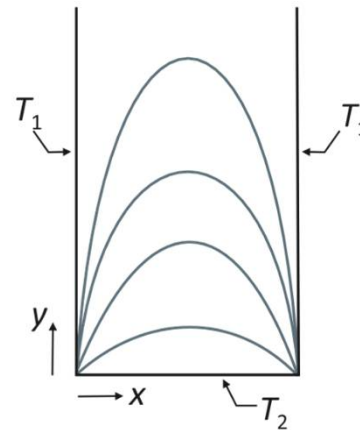
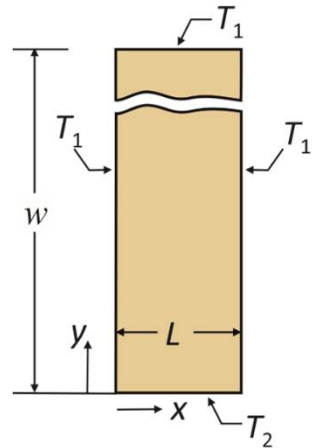
$$Y = c_3 e^{\lambda y} + c_4 e^{-\lambda y}$$

όπου

$$\frac{1}{X} \frac{d^2 X}{dx^2} = -\frac{1}{Y} \frac{d^2 Y}{dy^2} = \lambda^2$$

και οι σταθερές  $c_1$ ,  $c_2$ ,  $c_3$  και  $c_4$  προσδιορίζονται από τις οριακές συνθήκες

# Δισδιάστατη αγωγή σε επίπεδη πλάκα



- Οριακές συνθήκες (για  $L \ll w$ )
  - (α) για  $x = 0$  και όλα τα  $y$ ,  $T = T_1$
  - (β) για  $x = L$  και όλα τα  $y$ ,  $T = T_1$
  - (γ) για  $y = 0$  και όλα τα  $x$ ,  $T = T_2$
  - (δ) για  $y \rightarrow \infty$  και όλα τα  $x$ ,  $T = T_1$

- Αναλυτική λύση

$$\frac{T - T_1}{T_2 - T_1} = \frac{4}{\pi} \sum_{i=0}^{\infty} \frac{e^{-(2i+1)\pi y/L}}{2i+1} \sin \frac{(2i+1)\pi}{L} x$$

# Συντελεστής μορφής

- Ρυθμός μεταφοράς θερμότητας μεταξύ δύο επιφανειών οι οποίες διατηρούνται σε σταθερές θερμοκρασίες  $T_1$  και  $T_2$

$$\dot{q} = kS(T_1 - T_2)$$

- $k \rightarrow$  συντελεστής θερμικής αγωγιμότητας του υλικού μέσω του οποίου γίνεται η αγωγή
- $S \rightarrow$  **συντελεστής μορφής** (σε m)

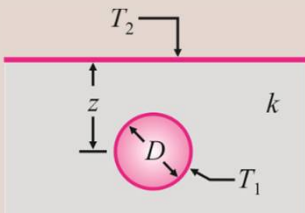
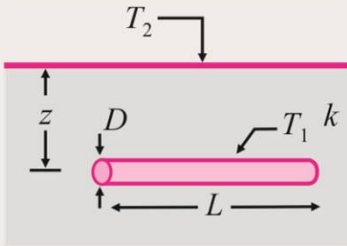
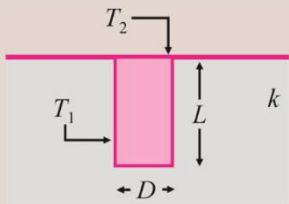
\* Για μονοδιάστατη αγωγή σε επίπεδο τοίχωμα

$$S = \frac{A}{L}$$

\*\* Σχέση μεταξύ συντελεστή μορφής και θερμικής αντίστασης

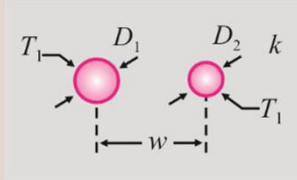
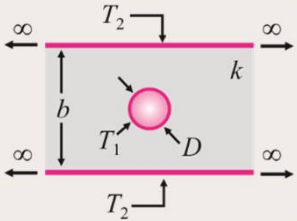
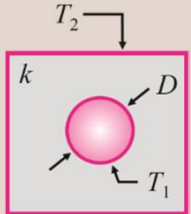
$$R_\theta = \frac{1}{kS}$$

# Συντελεστής μορφής συνηθισμένων συστημάτων 1/3

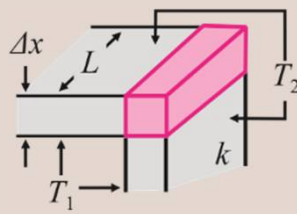
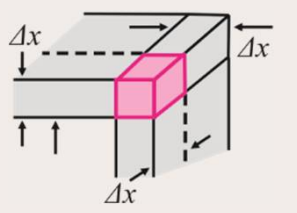
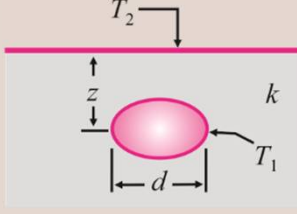
Σύστημα	Σχήμα	Συντελεστής μορφής
Εντοιχισμένη σφαίρα σε ημιάπειρο χώρο ( $z > d/2$ )		$\frac{2\pi D}{1 - D/4z}$
Εντοιχισμένος οριζόντιος (παράλληλος με την επιφάνεια) κύλινδρος		$\frac{2\pi L}{\ln \frac{2L}{D} \left( 1 + \frac{\ln(2z/L)}{\ln(2L/D)} \right)}$
Εντοιχισμένος οριζόντιος κύλινδρος σε ημιάπειρο χώρο ( $L \gg D$ )		$\frac{2\pi L}{\cosh^{-1}(2z/D)}$
Κατακόρυφος κύλινδρος σε ημιάπειρο χώρο ( $L \gg D$ )		$\frac{2\pi L}{\ln(4L/D)}$



# Συντελεστής μορφής συνηθισμένων συστημάτων 2/3

Σύστημα	Σχήμα	Συντελεστής μορφής
Δύο παράλληλοι εντοιχισμένοι κύλινδροι σε άπειρο χώρο ( $L \gg D_1, D_2, w$ )		$\frac{2\pi L}{\cosh^{-1}\left(\frac{4w^2 - D_1^2 - D_2^2}{2D_1D_2}\right)}$
Κύλινδρος στο κέντρο πλάκας πάχους $b$ ( $L$ το μήκος)		$\frac{2\pi L}{\ln(4b/\pi D)}$
Κύλινδρος σε ράβδο ορθογωνικής διατομής πλευρά $b$		$\frac{2\pi L}{\ln(1.08b/D)}$

# Συντελεστής μορφής συνηθισμένων συστημάτων 3/3

Σύστημα	Σχήμα	Συντελεστής μορφής
Γωνία κάθετων τοιχωμάτων πάχους $\Delta x$ (ακμή) $L > 5\Delta x$		$0.54L$
Ένωση τριών κάθετων τοιχωμάτων πάχους $\Delta x$ (κορυφή)		$0.15\Delta x$
Εντοιχισμένος λεπτός δίσκος Για $z \gg d$		$2d$

# Παράδειγμα 1

## Απώλειες θερμότητας από αγωγό νερού

Θερμό νερό μέσης θερμοκρασίας  $T_w = 80^\circ\text{C}$  και μέσης ταχύτητας ροής  $u = 0.6 \text{ m/s}$  ρέει σε τμήμα αγωγού μήκους  $25 \text{ m}$  και εξωτερικής διαμέτρου  $D = 0.05 \text{ m}$ .

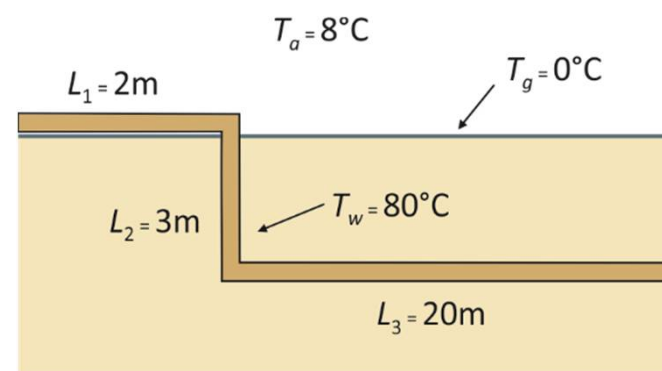
Ο σωλήνας:

- Εκτείνεται πάνω από το έδαφος σε απόσταση  $L_1 = 2 \text{ m}$  εκτειθέμενος στον αέρα της ατμόσφαιρας θερμοκρασίας  $T_a = 8^\circ\text{C}$  και συντελεστή μεταφοράς με συναγωγή  $h = 22 \text{ W/m}^2\cdot\text{K}$ .
- Εισέρχεται κατακόρυφα μέσα στο έδαφος ( $k = 1.5 \text{ W/m}\cdot\text{K}$ ) για  $L_2 = 3 \text{ m}$ .
- Συνεχίζει οριζόντια στο ίδιο βάθος για  $L_3 = 20 \text{ m}$ , μέχρι να εισέλθει στο επόμενο κτίριο.

Εάν η επιφάνεια του εδάφους είναι καλυμμένη με χιόνι, σε θερμοκρασία  $T_g = 0^\circ\text{C}$ , να προσδιοριστούν:

- Ο συνολικός ρυθμός απωλειών θερμότητας από το θερμό νερό.
- Η πτώση θερμοκρασίας του θερμού νερού κατά μήκος του αγωγού.

Ιδιότητες νερού:  $\rho = 1000 \text{ kg/m}^3$ ,  $c_p = 4180 \text{ J/kg}\cdot\text{K}$



# Παράδειγμα 1 – Λύση 1/4

## Ρυθμός απωλειών θερμότητας

Οι συνολικές απώλειες θερμότητας είναι το άθροισμα των απωλειών θερμότητας από τα τρία τμήματα του αγωγού.

$$\dot{q}_{tot} = \dot{q}_1 + \dot{q}_2 + \dot{q}_3$$

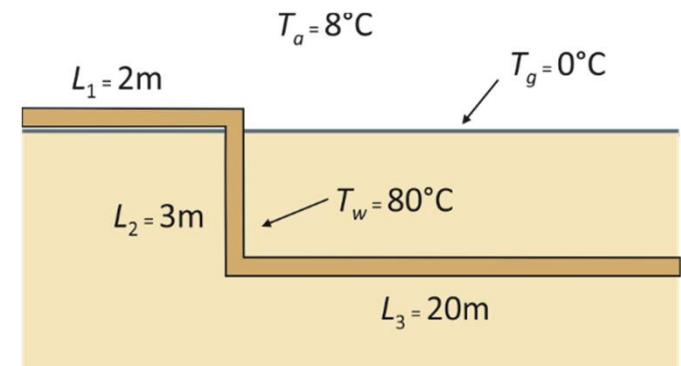
(i) Απώλειες θερμότητας από το πρώτο τμήμα

Στο πρώτο τμήμα, θερμότητα μεταφέρεται από τον αγωγό θερμοκρασίας  $T_w$  στον αέρα του περιβάλλοντος θερμοκρασίας  $T_a$  με συναγωγή. Επομένως:

$$\dot{q}_1 = hA_1(T_w - T_a)$$

όπου  $A_1 = \pi DL_1 = \pi \times 0.05 \times 2 = 0.314 \text{ m}^2$

Άρα  $\dot{q}_1 = 22 \times 0.314 \times (80 - 8) = 497.6 \text{ W}$



# Παράδειγμα 1 – Λύση 2/4

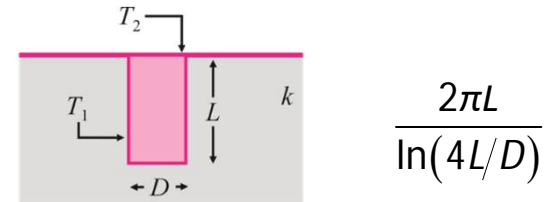
(ii) Απώλειες θερμότητας από το δεύτερο τμήμα

Στο δεύτερο τμήμα, θερμότητα μεταφέρεται με αγωγή μέσω του εδάφους από τον αγωγό θερμοκρασίας  $T_w$  στην επιφάνεια του εδάφους θερμοκρασίας  $T_g$ . Επομένως:

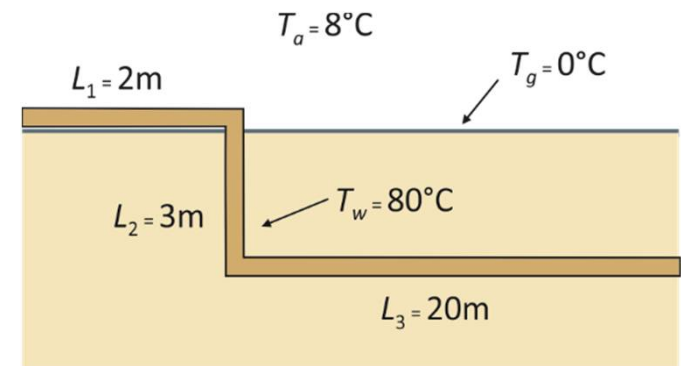
$$\dot{q}_2 = k S_2 (T_w - T_g)$$

$$\text{όπου } S_2 = \frac{2\pi L_2}{\ln(4L_2/D)} = \frac{2 \times \pi \times 3}{\ln(4 \times 3/0.05)} = 3.439 \text{ m}$$

$$\text{Άρα } \dot{q}_2 = 1.5 \times 3.439 \times (80 - 0) = 412.7 \text{ W}$$



$$L \equiv L_2, D \equiv D, T_1 \equiv T_w, T_2 \equiv T_g$$



# Παράδειγμα 1 – Λύση 3/4

(iii) Απώλειες θερμότητας από το τρίτο τμήμα

Στο τρίτο τμήμα, θερμότητα μεταφέρεται και πάλι με αγωγή μέσω του εδάφους από τον αγωγό θερμοκρασίας  $T_w$  στην επιφάνεια του εδάφους θερμοκρασίας  $T_g$ . Επομένως:

$$\dot{q}_3 = k S_3 (T_w - T_g)$$

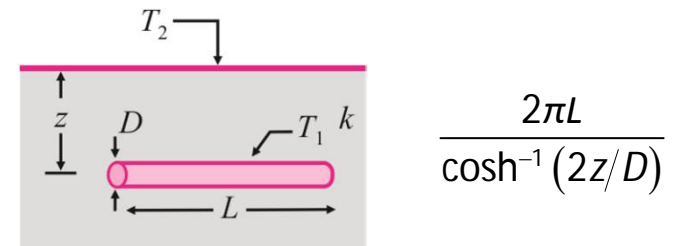
όπου

$$S_3 = \frac{2\pi L_3}{\cosh^{-1}(2L_2/D)} = \frac{2 \times \pi \times 20}{\cosh^{-1}(2 \times 3/0.05)} = 22.929 \text{ m}$$

$$\text{Άρα } \dot{q}_3 = 1.5 \times 22.929 \times (80 - 0) = 2751.4 \text{ W}$$

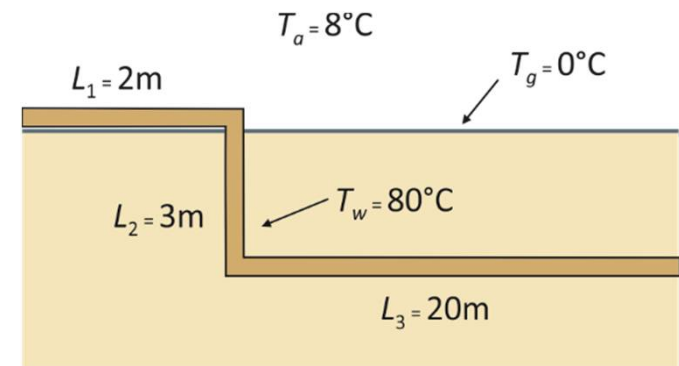
Συνολικές απώλειες από τον αγωγό

$$\dot{q}_{tot} = 497.6 + 412.7 + 2751.4 = 3661.7 \text{ W}$$



$$\frac{2\pi L}{\cosh^{-1}(2z/D)}$$

$$L \equiv L_3, z \equiv L_2, D \equiv D, T_1 \equiv T_w, T_2 \equiv T_g$$



# Παράδειγμα 1 – Λύση 4/4

## Πτώση θερμοκρασίας νερού

Οι συνολικές απώλειες θερμότητας συνδέονται με την πτώση θερμοκρασίας του νερού με τη σχέση:

$$\dot{q}_{tot} = \dot{m} c_p \Delta T$$

Όπου ο μαζικός ρυθμός ροής του νερού (παροχή) είναι:

$$\dot{m} = \rho u A_c = \rho u \pi D^2 / 4 = 1000 \times 0.6 \times 0.05^2 / 4 = 1.178 \frac{\text{kg}}{\text{s}}$$

Επομένως

$$\Delta T = \frac{\dot{q}_{tot}}{\dot{m} c_p} = \frac{3661.7}{1.178 \times 4180} = 0.74^\circ \text{C}$$