

Φαινόμενα Μεταφοράς Μάζας – Θερμότητας

5^η Διάλεξη

Μονοδιάστατη αγωγή θερμότητας σε
μόνιμη κατάσταση

Εμμανουήλ Σουλιώτης

Τμήμα Μηχανικών Περιβάλλοντος
Πανεπιστήμιο Δυτικής Μακεδονίας
Ακαδημαϊκό Έτος 2018-2019

Μαθησιακοί στόχοι

- Ανάλυση προβλημάτων αγωγής θερμότητας σε μονοδιάστατα τοιχώματα, σε μόνιμες συνθήκες και χωρίς παραγωγή θερμότητας (§3.1)
- Προσδιορισμός της κατανομής της θερμοκρασίας, με ολοκλήρωση της διαφορικής εξίσωσης διατήρησης της ενέργειας και με εφαρμογή κατάλληλων οριακών συνθηκών και υπολογισμός της ροής και του ρυθμού μεταφοράς θερμότητα σε:
 - Επίπεδα τοιχώματα (§3.2)
 - Κυλινδρικά τοιχώματα (§3.3)
 - Σφαιρικά τοιχώματα (§3.4)
- Παρουσίαση της έννοιας της θερμικής αντίστασης και των σχέσεων υπολογισμού της για αγωγή (επίπεδα, κυλινδρικά και σφαιρικά τοιχώματα), συναγωγή και ακτινοβολία (§3.6.1)

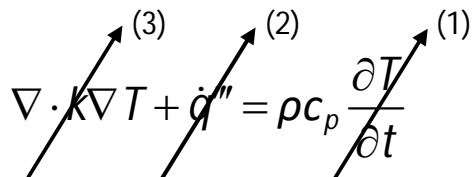
Εξίσωση διατήρησης της ενέργειας

- Γενική μορφή εξίσωσης αγωγής

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

- Ειδική μορφή για

1. Μόνιμη κατάσταση
2. Χωρίς παραγωγή θερμότητας
3. Σταθερός συντελεστής θερμικής αγωγιμότητας

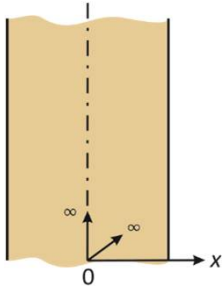
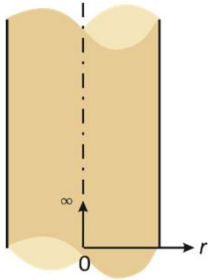
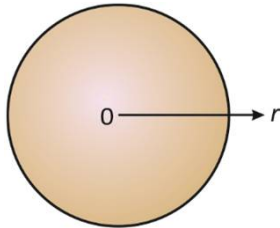
$$\nabla \cdot k \nabla T + \dot{q}''' = \rho c_p \frac{\partial T}{\partial t}$$




$$\nabla^2 T = 0$$

εξίσωση **Laplace**

Μονοδιάστατη εξίσωση αγωγής

	Σχήμα	Διαφορική εξίσωση	Ροή θερμότητας	Ρυθμός μεταφοράς
Καρτεσιανές συντεταγμένες		$\frac{d^2 T}{dx^2} = 0$	$\dot{q}_x'' = -k \frac{dT}{dx}$	$\dot{q}_x = -kA \frac{dT}{dx}$
Κυλινδρικές συντεταγμένες		$\frac{d}{dr} r \frac{dT}{dr} = 0$	$\dot{q}_r'' = -k \frac{dT}{dr}$	$\dot{q}_r = -kA \frac{dT}{dr}$
Σφαιρικές συντεταγμένες		$\frac{d}{dr} r^2 \frac{dT}{dr} = 0$	$\dot{q}_r'' = -k \frac{dT}{dr}$	$\dot{q}_r = -kA \frac{dT}{dr}$

Αγωγή σε επίπεδο τοίχωμα

- Ολοκλήρωση ΔΕ

$$\frac{d^2T}{dx^2} = 0 \Rightarrow \frac{dT}{dx} = c_1 \Rightarrow$$

$$T(x) = c_1 x + c_2 \quad \text{γραμμική}$$

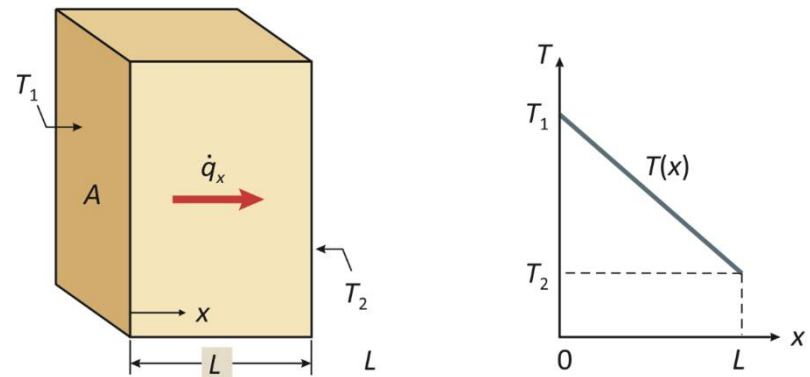
- Οριακές συνθήκες

- $x=0, T=T_1$
- $x=L, T=T_2$



- Κατανομή θερμοκρασίας

$$T(x) = T_1 - (T_1 - T_2) \frac{x}{L}$$



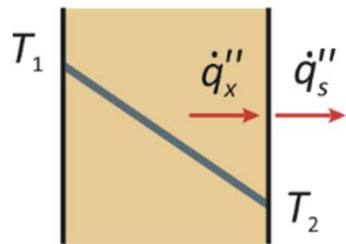
- Ροή και ρυθμός μεταφοράς θερμότητας

$$\dot{q}_x'' = -k \frac{dT}{dx} = k \frac{T_1 - T_2}{L} \quad \text{σταθερή}$$

$$\dot{q}_x = \dot{q}_x'' A = kA \frac{T_1 - T_2}{L} \quad \text{σταθερός}$$

Άλλες οριακές συνθήκες

Δεδομένη ροή θερμότητας

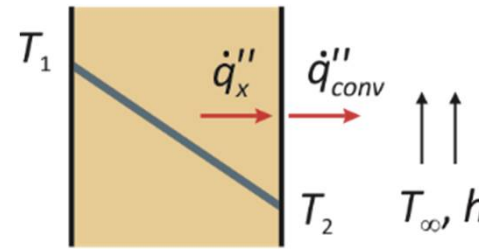


$$\dot{q}_x'' = \dot{q}_s'' \Rightarrow k \frac{T_1 - T_2}{L} = \dot{q}_s''$$



$$T_2 = T_1 - \frac{\dot{q}_s'' L}{k}$$

Μεταφορά με συναγωγή σε περιβάλλον δεδομένης θερμοκρασίας



$$\dot{q}_x'' = \dot{q}_{conv}'' \Rightarrow k \frac{T_1 - T_2}{L} = h(T_2 - T_\infty)$$



$$T_2 = \frac{kT_1 + hLT_\infty}{k + hL}$$

Αγωγή σε κυλινδρικό τοίχωμα

- Ολοκλήρωση ΔΕ

$$\frac{d}{dr} r \frac{dT}{dr} = 0 \Rightarrow r \frac{dT}{dr} = c_1 \Rightarrow$$

$$T(r) = c_1 \ln(r) + c_2 \quad \text{λογαριθμική}$$

- Οριακές συνθήκες

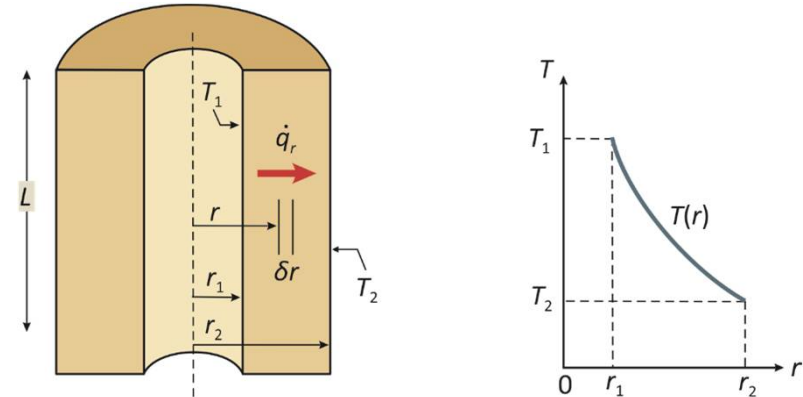
- $r = r_1, T = T_1$
- $r = r_2, T = T_2$

- Κατανομή θερμοκρασίας

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

- Ροή θερμότητας

$$\dot{q}_r'' = -k \frac{dT}{dr} = \frac{k}{r \ln(r_2/r_1)} (T_1 - T_2) \quad \text{αντιστρόφως ανάλογη του } r$$



- Ρυθμός μεταφοράς θερμότητας

$$\dot{q}_r = \dot{q}_r'' A = \frac{k 2\pi L}{\ln(r_2/r_1)} (T_1 - T_2) \quad \text{σταθερός}$$

εναλλακτικά

$$\dot{q}_r = k A_{lm} \frac{T_1 - T_2}{r_2 - r_1}$$

$$A_{lm} = \frac{A_2 - A_1}{\ln(A_2/A_1)} = \frac{2\pi L (r_2 - r_1)}{\ln(r_2/r_1)} \quad \text{μέση λογαριθμική επιφάνεια}$$

Αγωγή σε σφαιρικό τοίχωμα

- Κατανομή θερμοκρασίας

$$T(r) = T_1 - (T_1 - T_2) \frac{1 - (r_1/r)}{1 - (r_1/r_2)}$$

- Ροή θερμότητας

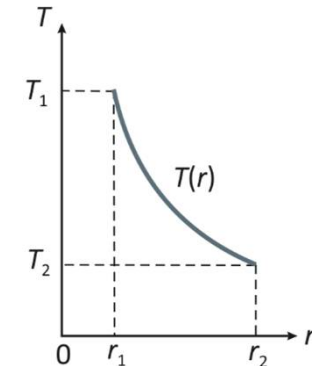
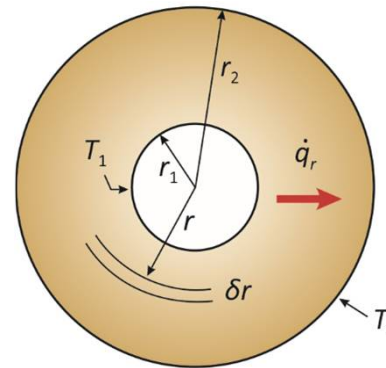
$$\dot{q}_r'' = \frac{k}{r^2 \left[(1/r_1) - (1/r_2) \right]} (T_1 - T_2)$$

αντιστρόφως ανάλογη του r^2

- Ρυθμός μεταφοράς θερμότητας

$$\dot{q}_r = \frac{4\pi k}{(1/r_1) - (1/r_2)} (T_1 - T_2)$$

σταθερός



Εναλλακτικά

$$\dot{q}_r = k A_{gm} \frac{T_1 - T_2}{r_2 - r_1}$$

με $A_{gm} = \sqrt{A_1 A_2} = 4\pi r_1 r_2$

μέση γεωμετρική
επιφάνεια

Σύνοψη σχέσεων

	Επίπεδο τοιχώμα	Κυλινδρικό τοιχώμα	Σφαιρικό τοιχώμα
Κατανομή θερμοκρασίας	$T_1 - \Delta T \frac{x}{L}$	$T_1 - \Delta T \frac{1 - (r_1/r)}{1 - (r_1/r_2)}$	$T_1 - \Delta T \frac{\ln(r/r_1)}{\ln(r_2/r_1)}$
Ροή θερμότητας	$k \frac{\Delta T}{L}$	$\frac{k \Delta T}{r \ln(r_2/r_1)}$	$\frac{k \Delta T}{r^2 [(1/r_1) - (1/r_2)]}$
Ρυθμός μεταφοράς θερμότητας	$kA \frac{\Delta T}{L}$	$\frac{k2\pi L \Delta T}{\ln(r_2/r_1)}$ ή $kA_{lm} \frac{\Delta T}{r_2 - r_1}$	$\frac{4\pi k \Delta T}{(1/r_1) - (1/r_2)}$ ή $kA_{gm} \frac{\Delta T}{r_2 - r_1}$

$$\Delta T = T_1 - T_2 \quad A_{lm} = \frac{2\pi L(r_2 - r_1)}{\ln(r_2/r_1)} \quad A_{gm} = 4\pi r_1 r_2$$

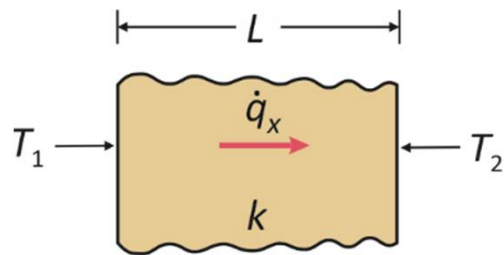
Η έννοια της θερμικής αντίστασης

- Αγωγή θερμότητας σε επίπεδο τοίχωμα

$$\dot{q}_x = kA \frac{T_1 - T_2}{L} \Rightarrow \dot{q}_x = \frac{T_1 - T_2}{L/kA} \quad \text{ή} \quad \dot{q}_x = \frac{T_1 - T_2}{R_\vartheta}$$

- Θερμική και ηλεκτρική αντίσταση

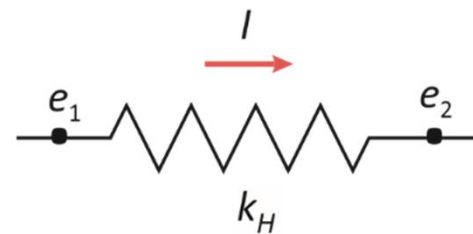
Μεταφορά Θερμότητας



$$\dot{q}_x = \frac{T_1 - T_2}{R_\vartheta}$$

$$R = \frac{L}{kA}$$

Ηλεκτρικό Ρεύμα



$$I = \frac{e_1 - e_2}{R_H}$$

Αναλογία αγωγής και ηλεκτρισμού

	Θερμότητα	Ηλεκτρισμός
Ρυθμός μεταφοράς	$\dot{q} \left[\frac{\text{ενέργεια}}{\text{χρόνος}} \right]$	$I \left[\frac{\text{ηλεκτρικό φορτίο}}{\text{χρόνος}} \right]$
Δυναμικό	Θερμοκρασία (T)	Ηλεκτρική τάση (e)
Αγωγιμότητα	Θερμική (k)	Ηλεκτρική (k_H)
Αντίσταση	Θερμική (R_θ)	Ηλεκτρική (R_H)

$$\dot{q} = \frac{T_1 - T_2}{R_\theta}$$

$$I = \frac{e_1 - e_2}{R_H}$$

Αντιστάσεις κυλινδρικών και σφαιρικών τοιχωμάτων

Κυλινδρικό τοίχωμα

- Ρυθμός μεταφοράς

$$\dot{q}_r = \dot{q}_r'' A = \frac{k2\pi L}{\ln(r_2/r_1)} (T_1 - T_2) = kA_{lm} \frac{T_1 - T_2}{r_2 - r_1}$$



$$\dot{q}_r = \frac{T_1 - T_2}{R_\vartheta}$$

- Θερμική αντίσταση

$$R_\vartheta \equiv R_{cyl} \equiv \frac{\ln(r_2/r_1)}{k2\pi L} = \frac{r_2 - r_1}{kA_{lm}}$$

Σφαιρικό τοίχωμα

- Ρυθμός μεταφοράς

$$\dot{q}_r = \frac{4\pi k}{(1/r_1) - (1/r_2)} (T_1 - T_2) = kA_{gm} \frac{T_1 - T_2}{r_2 - r_1}$$



$$\dot{q}_r = \frac{T_1 - T_2}{R_\vartheta}$$

- Θερμική αντίσταση

$$R_\vartheta \equiv R_{sph} \equiv \frac{(1/r_1) - (1/r_2)}{4\pi k} = \frac{r_2 - r_1}{kA_{gm}}$$

Αντιστάσεις συναγωγής και ακτινοβολίας

Συναγωγή

- Ρυθμός μεταφοράς

$$\dot{q}_{conv} = hA(T_s - T_\infty)$$



$$\dot{q}_{conv} = \frac{T_s - T_\infty}{R_\vartheta}$$

- Θερμική αντίσταση

$$R_\vartheta \equiv R_{conv} \equiv \frac{1}{hA}$$

Ακτινοβολία

- Ρυθμός μεταφοράς

$$\dot{q}_{rad} = h_r A(T_s - T_{sur})$$



$$\dot{q}_{rad} = \frac{T_s - T_{sur}}{R_\vartheta}$$

- Θερμική αντίσταση

$$R_\vartheta \equiv R_{rad} \equiv \frac{1}{h_r A}$$

$$* \quad h_r \equiv \varepsilon\sigma(T_s^2 + T_{sur}^2)(T_s + T_{sur})$$

Σύνοψη θερμικών αντιστάσεων

	Θερμική αντίσταση ($R_{\theta} = \Delta T/\dot{q}$)
Επίπεδο τοίχωμα	$R_{wall} = \frac{L}{kA}$
Κυλινδρικό τοίχωμα	$R_{cyl} = \frac{\ln(r_2/r_1)}{k2\pi L}$ ή $R_{cyl} = \frac{r_2 - r_1}{kA_{lm}}$
Σφαιρικό τοίχωμα	$R_{sph} = \frac{(1/r_1) - (1/r_2)}{4\pi k}$ ή $R_{sph} = \frac{r_2 - r_1}{kA_{gm}}$
Συναγωγή	$R_{conv} = \frac{1}{hA}$
Ακτινοβολία	$R_{rad} = \frac{1}{h_r A}$

Προϋποθέσεις

- Μόνιμη κατάσταση
- Χωρίς παραγωγή
- Σταθερό k
- 1D Αγωγή θερμότητας

Παράδειγμα 1

Απώλειες θερμότητας σε χημικός αντιδραστήρας

Σύμφωνα με τις προδιαγραφές ασφαλείας, η εξωτερική θερμοκρασία του τοιχώματος ενός χημικού αντιδραστήρα δεν πρέπει να υπερβαίνει τους $T_{max} = 45^{\circ}\text{C}$ για να αποφεύγονται εγκαύματα του προσωπικού.

Το επίπεδο τοίχωμα του αντιδραστήρα έχει εμβαδό $A = 5 \text{ m}^2$ και είναι από υλικό με συντελεστή θερμική αγωγιμότητας $k = 0.5 \text{ W/m}\cdot\text{K}$.

Σε λειτουργία πλήρους φορτίου από τον αντιδραστήρα παράγεται θερμότητα με ρυθμό $\dot{E}_g = 1000 \text{ W}$ και η θερμοκρασία της εσωτερικής επιφάνειας του τοιχώματος $T_1 = 200^{\circ}\text{C}$.

- (α) Να υπολογιστεί η θερμοκρασία τη εξωτερικής επιφάνειας του τοιχώματος (T_2) όταν το πάχος του τοιχώματος είναι $L = 0.2 \text{ m}$
- (β) Να υπολογιστεί το πάχος του τοιχώματος ώστε η εξωτερική θερμοκρασία να είναι ίση με τις προδιαγραφές (T_{max}).

Παράδειγμα 1 – Λύση 1/2

Ανάλυση

Η θερμότητα που παράγεται από τον αντιδραστήρα μεταφέρεται στο περιβάλλον με αγωγή μέσα από το τοίχωμα:

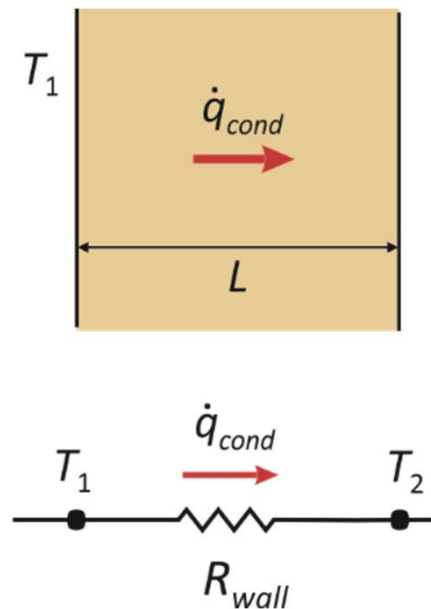
$$\dot{q}_{cond} = \dot{E}_g = 1000 \text{ W}$$

Ο ρυθμός μεταφοράς με αγωγή δίνεται από τη σχέση:

$$\dot{q}_{cond} = \frac{T_1 - T_2}{R_{wall}}$$

όπου R_{wall} η θερμική αντίσταση:

$$R_{wall} = \frac{L}{kA}$$



Παράδειγμα 1 – Λύση 2/2

(α) Θερμοκρασία τοιχώματος (πρόβλημα ανάλυσης)

Όταν $L = 0.2 \text{ m}$, η αντίσταση γίνεται:

$$R_{wall} = \frac{0.2}{0.5 \times 5} = 0.08 \frac{K}{W}$$

και η εξωτερική θερμοκρασία του τοιχώματος:

$$T_2 = T_1 - \dot{q}_{cond} R_{wall} = 200 - 1000 \times 0.08 = 120^\circ\text{C}$$

πολύ μεγαλύτερη από τις προδιαγραφές $T_{max} = 45^\circ\text{C}$

(α) Πάχος τοιχώματος (πρόβλημα σχεδιασμού)

Για να γίνει η θερμοκρασία T_2 ίση με 45°C πρέπει να αυξηθεί η αντίσταση του τοιχώματος στην τιμή:

$$R_{wall} = \frac{T_1 - T_2}{\dot{q}_{cond}} = \frac{200 - 45}{1000} = 0.155 \frac{K}{W}$$

που αντιστοιχεί σε πάχος τοιχώματος:

$$L = R_{wall} k A = 0.155 \times 0.5 \times 5 = 0.388 \text{ m}$$