



جلسه نهم  
مشابهت الکتریکی در انتقال گرما در شرایط مختلف



# مشابهت الکتریکی

محاسبات انتقال حرارت توسط هدایت و جابجایی را می‌توان در تشابه با قانون اهم در انتقال الکتریسیته دانست که بر اساس آن مقاومت یک جریان الکتریکی یعنی  $R$  را می‌توان برابر با نسبت نیروی محرکه جریان (افت ولتاژ بر حسب ولت،  $\Delta V$ ) به مقدار جریان ( $I$  بر حسب آمپر) دانست.

$$\frac{\Delta V}{I} = R$$

یا

$$\frac{\text{نیرو محرکه}}{\text{شار جریان}} = \text{مقاومت در مقابل جریان}$$

$$\frac{T_1 - T_2}{q_x} = R_k$$

$$R_k = \frac{1}{k_m} \int_{x_1}^{x_2} \frac{dx}{A_x}$$

به همین صورت مقاومت در مقابل انتقال حرارت بر روش جابجایی،  $R_h$  نیز بصورت زیر تعریف می‌شود.

$$\frac{T_s - T_\infty}{q_x} = R_h$$

$$R_h = \frac{1}{Ah}$$

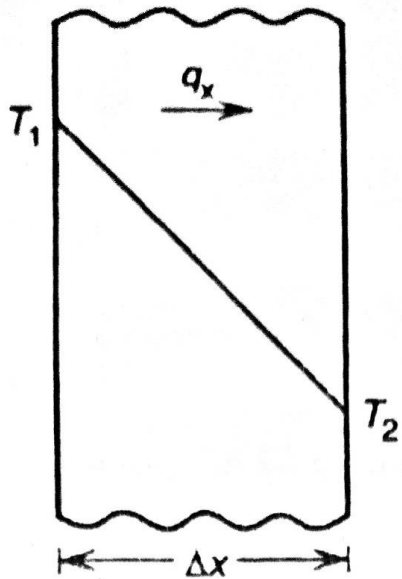


# انتقال گرما در دیواره مسطح

$$\frac{T_1 - T_2}{q_x} = \frac{x_2 - x_1}{A k_m}$$

$$\frac{q_x}{A} = \frac{k_m (T_1 - T_2)}{x_2 - x_1}$$

$$q'_x = \frac{q_x}{A} = k_m \frac{T_1 - T_2}{x_2 - x_1}$$



انتقال حرارت از طریق هدایت در یک دیواره مسطح

$$\frac{T_1 - T}{q_x} = \frac{1}{k_m} \int_{x_1}^x \frac{dx}{A_x}$$

و چون برای انتقال حرارت در دیواره مسطح  $A_x$  مقداری ثابت است لذا

$$\frac{T_1 - T}{q_x} = \frac{x - x_1}{A k_m}$$

$$\frac{q_x}{A k_m} = \frac{T_1 - T_2}{x_2 - x_1} = \frac{T_1 - T}{x - x_1}$$



دمای سطح داخلی و خارجی یک پنجره شیشه‌ای در یک اتاق به ترتیب برابر با ۲۵ و صفر درجه سانتیگراد است. ضخامت این شیشه ۵ میلی متر و متوسط ضریب هدایت حرارتی آن  $0.84 \text{ W/m.K}$  است. اتلاف گرما توسط هدایت را در واحد سطح بیابید. با استفاده از معادله قبل در شرایطی که  $T_1 = 25$  و  $T_2 = 0$  باشد آنگاه

$$q'_x = k_m \frac{T_1 - T_2}{x_1 - x_2}$$

$$= 0.84 \times \frac{25}{0.005} = 4200 \text{ W/m}^2$$

در چه ضخامتی از شیشه اتلاف حرارتی برابر  $2000 \text{ W/m}^2$  خواهد بود؟

$$x_1 - x_2 = k_m \frac{T_1 - T_2}{q'_x}$$

$$= 0.84 \times \frac{25}{2000} = 0.0105 \text{ m} = 10.5 \text{ mm}$$



# انتقال گرما در دیواره استوانه توخالی

استوانه‌ای توخالی را با شعاع داخلی  $R_1$ ، شعاع خارجی  $R_2$  و طول  $L$  در نظر می‌گیریم. چنانچه سطح داخلی بصورت یکنواخت در دمای  $T_1$  و سطح خارجی نیز بصورت یکنواخت در دمای  $T_2$  قرار داشته باشد در اثر وجود شیب حرارتی، جریان گرما در دیواره بصورت شعاعی ظاهر خواهد شد. در شعاع  $r$ ، مساحتی که از آن گرما در حال عبور است برابر با  $2\pi rL$  خواهد بود و لذا معادله (۸-۶) بصورت زیر در خواهد آمد.

$$\frac{T_1 - T_2}{q_r} = \frac{1}{k_m} \int_{R_1}^{R_2} \frac{dr}{2\pi rL} = \frac{1}{2\pi k_m L} \ln \frac{R_2}{R_1}$$

$$q_r = \frac{2\pi k_m L (T_1 - T_2)}{\ln(R_2 / R_1)}$$

در محدوده  $T = T$  در  $r = r$  و  $T = T_1$  در  $r = R_1$  از معادله ۸-۶ نتیجه زیر بدست می‌آید.

$$\frac{T_1 - T}{q_r} = \frac{1}{2\pi k_m L} \ln \frac{r}{R_1}$$

$$\frac{q_r}{2\pi k_m L} = \frac{T_1 - T_2}{\ln(R_2 / R_1)} = \frac{T_1 - T}{\ln(r / R_1)}$$

و بدین ترتیب

$$T = T_1 - (T_1 - T_2) \frac{\ln(r / R_1)}{\ln(R_2 / R_1)}$$

این معادله نیمرخ تغییرات دمایی در دیواره استوانه است.



در لوله‌ای شیشه‌ای با شعاع داخلی ۳ سانتی‌متر و شعاع خارجی ۵ سانتی‌متر آب گرم جریان دارد. دمای سطح داخلی و خارجی لوله به ترتیب ۹۰ و ۸۵°C است. چنانچه میانگین ضریب هدایت حرارتی شیشه برابر با  $0.184 \text{ W/m.K}$  باشد سرعت تلفات حرارتی در واحد طول لوله،  $q_r''$  را بیابید.

$$T_1 = 90^\circ \text{C}$$

$$T_2 = 85^\circ \text{C}$$

$$q_r'' = \frac{q_r}{L} = \frac{2\pi k_m (T_1 - T_2)}{\ln(R_2/R_1)}$$

$$= \frac{2\pi \times 0.184 \times (90 - 85)}{\ln\left(\frac{0.05}{0.03}\right)} = 51.7 \text{ W/m}$$





# انتقال گرما در دیواره کره توخالی

کره‌ای توخالی با شعاع داخلی  $R_1$  و شعاع خارجی  $R_2$  را در نظر می‌گیریم. چنانچه سطح داخلی در دمای بالا و برابر با  $T_1$  و سطح خارجی در دمای پایین‌تر و برابر با  $T_2$  باشد جریان گرما از سطح داخلی به طرف بیرون برقرار خواهد شد. در شعاع  $r$  مساحت درگیر در انتقال حرارت برابر با  $4\pi r^2$  خواهد بود

$$\frac{T_1 - T_2}{q_r} = \frac{1}{k_m} \int_{R_1}^{R_2} \frac{dr}{4\pi r^2} = \frac{1}{4\pi k_m} \left( -\frac{1}{R_2} + \frac{1}{R_1} \right)$$

$$q_r = \frac{4\pi k_m (T_1 - T_2) R_1 R_2}{R_2 - R_1} \quad \text{و یا}$$

در محدوده  $T = T_1$  در  $r = R_1$  و  $T = T_2$  در  $r = R_2$

$$\frac{q_r}{4\pi k_m} = \frac{(T_1 - T_2) R_1 R_2}{R_2 - R_1} = \frac{(T_1 - T) R_1 r}{r - R_1}$$

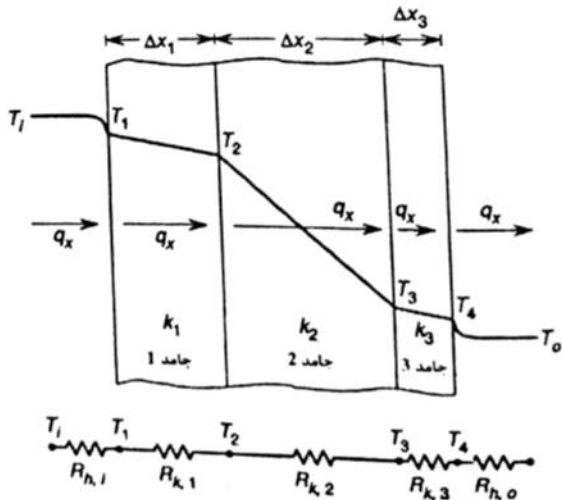
$$T = T_1 - \frac{(T_1 - T_2)(r - R_1) R_2}{(R_2 - R_1) r} \quad \text{و یا}$$



# انتقال گرما در دیواره چند لایه (مرکب)

شکل 'زیر' نیمرخ تغییرات دمایی در سیستمی که در یک طرف آن سیال گرم در دمای  $T_i$  و در طرف دیگر آن سیال سرد در دمای  $T_o$  و دیواره‌ای چند لایه را نشان می‌دهد. دیواره شامل لایه‌هایی از جنس‌های گوناگون با ضخامت  $\Delta x_1, \Delta x_2, \Delta x_3$  و ضریب هدایت حرارتی  $k_1, k_2, k_3$  می‌باشد. گرما از طریق جابجایی از سیال گرم به داخلی‌ترین سطح دیواره وارد شده و توسط هدایت به لایه‌های گوناگون در داخل دیواره نفوذ و نهایتاً توسط جابجایی از سطح خارجی دیواره به سیال سردتر منتقل می‌شود. در سطح داخلی ضریب انتقال حرارت جابجایی برابر با  $h_i$  و برای سطح خارجی دیواره برابر با  $h_o$  می‌باشد. با مشابهت الکتریکی می‌توان چنین نوشت.

$$\frac{T_i - T_o}{q_x} = R$$



انتقال گرما توسط جابجایی و هدایت در سیستمی متشکل از دیواره مرکب



متوالی در قسمت جامدی و  $R_{h,o}$  مربوطه به جابجایی حرارتی در سطح خارجی می باشد. بنا بر این که این مقاومت های حرارتی بصورت سری و پشت سر هم قرار گرفته اند بر اساس مشابهت الکتریکی

$$\frac{T_i - T_o}{q_x} = R_{h,i} + R_{k,1} + R_{k,2} + R_{k,3} + R_{h,o}$$

$$R_{h,i} = \frac{1}{Ah_i}$$

$$R_{h,o} = \frac{1}{Ah_o}$$

$$R_{k,1} = \frac{\Delta x_1}{k_1 A}$$

$$R_{k,2} = \frac{\Delta x_2}{k_2 A}$$

$$R_{k,3} = \frac{\Delta x_3}{k_3 A}$$

$$\frac{T_i - T_o}{q_x} = \frac{1}{Ah_i} + \frac{\Delta x_1}{k_1 A} + \frac{\Delta x_2}{k_2 A} + \frac{\Delta x_3}{k_3 A} + \frac{1}{Ah_o}$$

و یا بر حسب شار حرارتی یعنی گرمای منتقل شده در واحد زمان از واحد سطح

$$\frac{T_i - T_o}{q'_x} = \frac{1}{h_i} + \frac{\Delta x_1}{k_1} + \frac{\Delta x_2}{k_2} + \frac{\Delta x_3}{k_3} + \frac{1}{h_o}$$

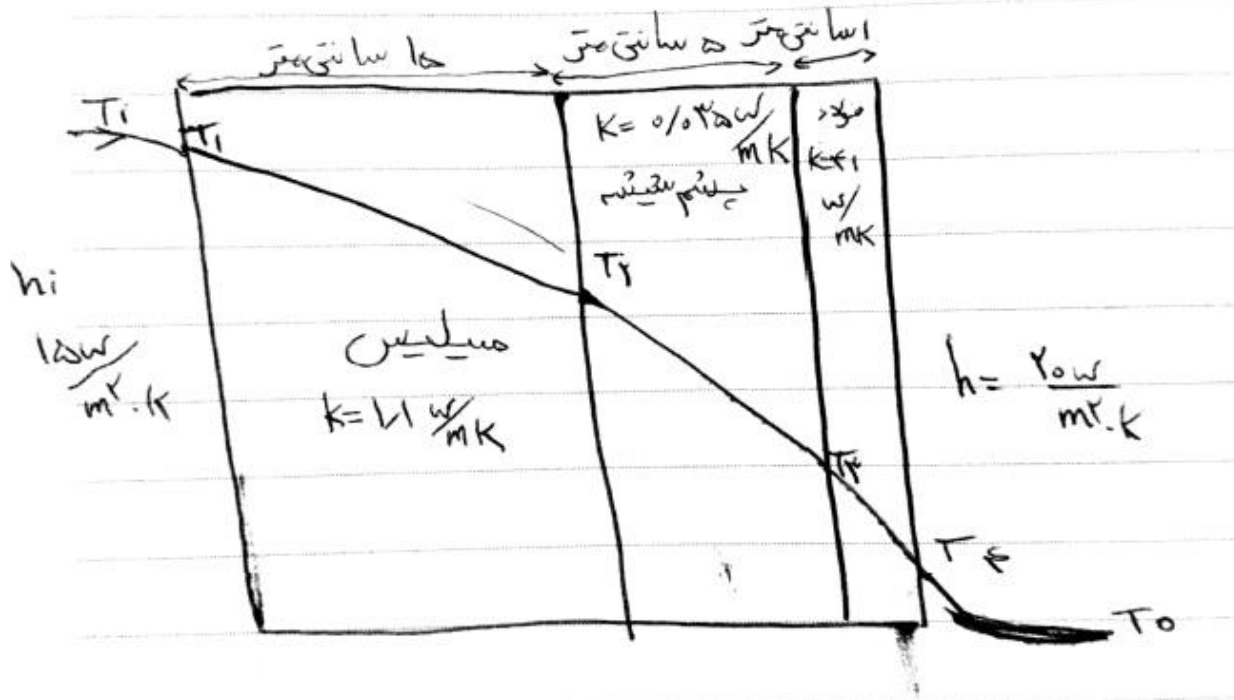


دیواره کوره‌ای را در نظر می‌گیریم که از سه لایه شامل آجر سیلیسی به ضخامت ۱۵ سانتی‌متر با  $k = 1/1 \text{ W/m.K}$ ، پشم شیشه به ضخامت ۵ سانتی‌متر با  $k = 0/035 \text{ W/m.K}$  و فولاد به ضخامت ۱ سانتی‌متر با  $k = 41 \text{ W/m.K}$  تشکیل شده است. مقاومت کل و شار حرارتی از کوره و دمای هر یک از سطوح را بیابید.

$$T_i = 500^\circ\text{C} \text{ و } h_i = 15 \text{ W/m}^2 \cdot \text{K}, \quad T_o = 20^\circ\text{C}, \quad h_o = 20 \text{ W/m}^2 \cdot \text{K}$$

$$\begin{aligned} \frac{500 - 20}{q'_x} &= \frac{1}{15} + \frac{0/15}{1/1} + \frac{0/05}{0/035} + \frac{0/01}{41} + \frac{1}{20} \\ &= (6/67 \times 10^{-2}) + (0/136) + (1/43) + (2/44 \times 10^{-4}) + (0/05) \\ &= 1/682 \end{aligned}$$





چنانچه سهم هر یک از مقاومت‌های حرارتی موجود محاسبه شود دیده خواهد شد که از کل مقاومت حرارتی موجود ۸۵ درصد مربوط به پشم شیشه، ۸ درصد مربوطه به آجرسیلیسی، ۴ درصد مربوطه به انتقال حرارت جابجایی در سطح داخلی، ۳ درصد مربوطه به انتقال حرارت جابجایی از سطح خارجی و تقریباً قسمت فولادی هیچ مقاومتی در مقابل انتقال حرارت ندارد. شار حرارتی در دیواره این کوره برابر است با

$$q'_x = \frac{500 - 20}{1/682} = 285/4 \text{ W/m}^2$$

محاسبه دمای سطوح گوناگون با بکارگیری مشابهت الکتریکی برای هر مقاومت صورت می‌پذیرد. دمای سطح داخلی یعنی سطح مربوط به آجرنسوز سیلیسی که با  $T_1$  نشان داده می‌شود با استفاده از  $R_{h,i}$  و  $q'_x$  بصورت زیر بدست می‌آید.

$$\frac{T_i - T_1}{q'_x} = \frac{1}{h_i}$$

$$\frac{500 - T_1}{285/4} = \frac{1}{15}$$

$$T_1 = 481^\circ\text{C}$$

بهمین صورت دمای سطح مابین آجرسیلیسی و پشم شیشه یعنی  $T_2$  بصورت زیر تعیین می‌شود.

$$\frac{T_1 - T_2}{q'_x} = \frac{\Delta x_1}{k_1}$$



$$\frac{481 - T_2}{285/4} = \frac{0.15}{1/1}$$

$$T_2 = 442^\circ C$$

دمای سطح مابین پشم شیشه و فولاد یعنی  $T_2$  نیز بصورت زیر تعیین می شود.

$$\frac{T_2 - T_3}{q'_x} = \frac{\Delta x_2}{k_2}$$

$$\frac{442 - T_3}{285/4} = \frac{0.105}{0.1035}$$

$$T_3 = 34^\circ C$$

بهمین روش دمای سطح خارجی فولاد تقریباً برابر با  $34^\circ C$  بدست می آید.

دمای فصل مشترک آجر سیلیسی و پشم شیشه  $442^\circ C$  محاسبه گردید. چنانچه بخواهیم دمای این فصل مشترک مقدار پایین تر مثلاً  $400^\circ C$  را داشته باشد می بایست لایه آجر سیلیسی ضخیم تری بکار بریم و لذا مقدار  $q'_x$  دیگری خواهیم داشت. برای ضخامت  $x$  از آجرنسوز سیلیسی و  $T_2 = 400$  می توان نوشت

$$\frac{500 - 400}{q_x} = \frac{1}{15} + \frac{x}{1/1} \quad (i)$$

و برای انتقال حرارت از داخل به خارج کوره

$$\frac{500 - 20}{q_x} = \frac{1}{15} + \frac{x}{1/1} + \frac{0.105}{0.1035} + \frac{0.101}{41} + \frac{1}{20} \quad (ii)$$

این دو معادله و دو مجهول است و با حل همزمان آنها

$$x = 0.255 \text{ m}$$

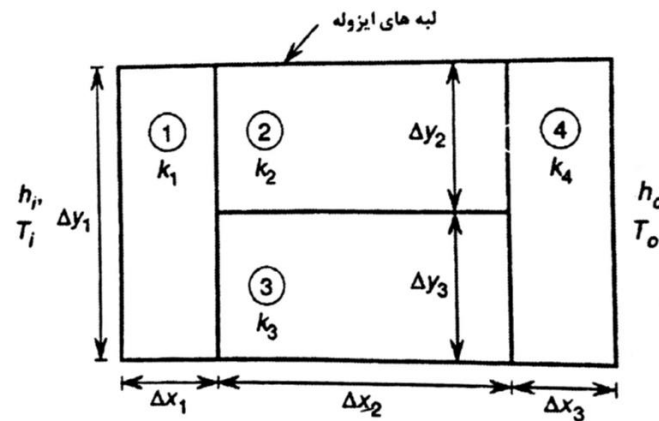
و

$$q'_x = 257 \text{ W/m}^2$$

بنابراین افزایش ضخامت آجر سیلیسی از  $0.15$  به  $0.255$  متر باعث کاهش دمای فصل مشترک آجر سیلیسی و پشم شیشه از  $442$  به  $400^\circ C$  و کاهش تلفات حرارتی کوره از  $285/4$  به  $257 \text{ W/m}^2$  می گردد.



مشابهت الکتریکی را می‌توان در سیستم دیواره مرکب موازی نیز بکار برد. دیواره مرکب رسم شده در شکل زیر را در نظر می‌گیریم. این شکل از ۴ دیواره جامدی تشکیل شده است که مقاومت‌های حرارتی دیواره‌های ۲ و ۳ بصورت موازی هستند. مقاومت حرارتی ناشی از جریان گرمایی از سیال گرم‌تر در دمای  $T_i$  به سیال سردتر در دمای  $T_o$  به قرار زیر است.



انتقال حرارت توسط هدایت در دیواره مرکب که مقاومت‌های حرارتی ۲ و ۳ بصورت موازی قرار گرفته‌اند



$$R = R_{h,i} + R_{k,1} + R_{k,2-3} + R_{k,4} + R_{h,o}$$

به طوری که مقاومت  $R_{k,2-3}$  بصورت زیر تعیین خواهد شد.

$$\frac{1}{R_{k,2-3}} = \frac{1}{R_{k,2}} + \frac{1}{R_{k,3}}$$

و یا

$$R_{k,2-3} = \frac{R_{k,2} \times R_{k,3}}{R_{k,2} + R_{k,3}}$$

بنابراین

$$R = R_{h,i} + R_{k,1} + \frac{R_{k,2} \times R_{k,3}}{R_{k,2} + R_{k,3}} + R_{k,4} + R_{h,o}$$

برای واحد عرض دیواره یعنی  $\Delta z = 1$  می توان چنین نوشت

$$R = \frac{1}{\Delta y_1 h_i} + \frac{\Delta x_1}{\Delta y_1 k_1} + \frac{(\Delta x_2 / \Delta y_2 k_2)(\Delta x_3 / \Delta y_3 k_3)}{(\Delta x_2 / \Delta y_2 k_2) + (\Delta x_3 / \Delta y_3 k_3)} + \frac{\Delta x_4}{\Delta y_1 k_4} + \frac{1}{\Delta y_1 h_o}$$

برای شرایط زیر

$$\Delta x_1 = \Delta x_3 = 0.05 \text{ m}, \quad \Delta x_2 = 0.1 \text{ m}$$

$$\Delta y_1 = 2 \text{ m}, \quad \Delta y_2 = \Delta y_3 = 1 \text{ m}$$

$$k_1 = 20, \quad k_2 = 5, \quad k_3 = 4, \quad k_4 = 10 \text{ W/m.K}$$

$$h_i = 20, \quad h_o = 10 \text{ W/m}^2 \cdot \text{K}$$

$$T_i = 50, \quad T_o = 20^\circ \text{C}$$



مقدار R چنین خواهد بود

$$\begin{aligned}
 R &= \frac{1}{2 \times 20} + \frac{0.05}{2 \times 20} + \frac{\frac{0.1}{1 \times 5} \times \frac{0.1}{1 \times 4}}{\frac{0.1}{1 \times 5} + \frac{0.1}{1 \times 4}} + \frac{0.05}{2 \times 10} + \frac{1}{2 \times 10} \\
 &= 2/5 \times 10^{-2} + 1/25 \times 10^{-3} + 1/11 \times 10^{-2} + 2/5 \times 10^{-3} + 0.05 \\
 &= 8/99 \times 10^{-2}
 \end{aligned}$$

بنابراین

$$q_x = \frac{T_i - T_o}{R} = \frac{30}{8/99 \times 10^{-2}} = 334 \text{ W}$$

$T_1$  را می‌توان از رابطه زیر یافت.

$$\frac{T_i - T_1}{q_x} = R_{h,i} + R_{k,1}$$



و بدین ترتیب

$$T_1 = 50 - 334 \times (2/5 \times 10^{-2} + 1/25 \times 10^{-3}) = 41/2 \text{ } ^\circ\text{C}$$

و  $T_2$  از رابطه زیر بدست می‌آید.

$$\frac{T_2 - T_o}{q_x} = R_{k,f} + R_{h,o}$$

بنابراین

$$T_2 = 20 + 334 \times (2/5 \times 10^{-2} + 0/0.5) = 37/5 \text{ } ^\circ\text{C}$$

شار حرارت در واحد عرض دیواره ۲ عبارتست از

$$q_x = \frac{k_2 A (T_1 - T_2)}{\Delta x_2} = \frac{5 \times 1 \times (41/2 - 37/5)}{0/1} = 185 \text{ W}$$

و شار حرارت در واحد عرض دیواره ۳ عبارتست از

$$q_x = \frac{k_3 A (T_1 - T_2)}{\Delta x_3} = \frac{4 \times 1 \times (41/2 - 37/5)}{0/1} = 148 \text{ W}$$

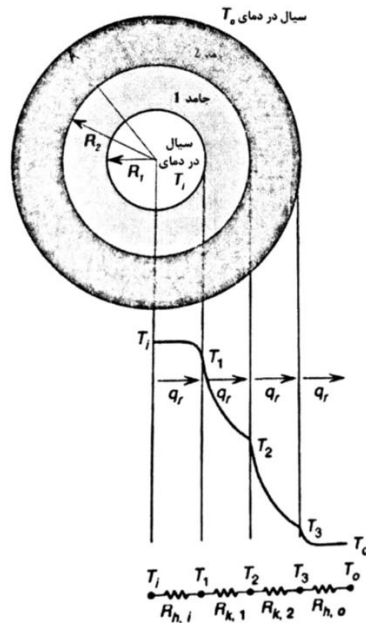
مجموع این دو شار حرارتی برابر با مقدار کل آن یعنی  $334 \text{ W}$  و نسبت آنها یعنی

$185/148 = 5/4$  برابر با نسبت  $k_2/k_3$  خواهد بود.



# انتقال گرما در دیواره استوانه ای مرکب

شکل زیر نیمرخ تغییرات دما در فرآیند انتقال حرارت از سیال داخلی در دمای  $T_i$  به دیواره استوانه‌ای مرکب و در نهایت به سیال بیرونی در دمای  $T_o$  را نشان می‌دهد. مقاومت‌های حرارتی جابجایی مربوط به سطح داخلی،  $R_{h,i}$ ، مربوط به سطح خارجی،  $R_{h,o}$ ، هدایتی ماده شماره ۱،  $R_{k,1}$  و هدایتی ماده شماره ۲،  $R_{k,2}$  مطرح هستند. با استفاده از مشابهت الکتریکی



انتقال حرارت هدایتی در دیواره استوانه‌ای مرکب

$$\frac{T_i - T_o}{q_r} = R_{h,i} + R_{k,1} + R_{k,2} + R_{h,o} \quad (i)$$

برای استوانه‌ای بطول  $L$

$$R_{h,i} = \frac{1}{Ah_i} = \frac{1}{2\pi R_1 L h_i}$$

$$R_{h,o} = \frac{1}{Ah_o} = \frac{1}{2\pi R_2 L h_o}$$

و بر اساس معادله استوانه تو خالی

$$R_{k,1} = \frac{\ln(R_2 / R_1)}{2\pi k_1 L}$$

$$R_{k,2} = \frac{\ln(R_3 / R_2)}{2\pi k_2 L}$$

بنابراین شار حرارتی بر واحد طول استوانه عبارتست از

$$\frac{T_i - T_o}{q_r''} = \frac{1}{2\pi R_1 h_i} + \frac{\ln(R_2 / R_1)}{2\pi k_1} + \frac{\ln(R_3 / R_2)}{2\pi k_2} + \frac{1}{2\pi R_2 h_o} \quad (ii)$$



لوله‌ای فولادی با قطر داخلی ۳ سانتی‌متر و قطر خارجی ۳/۵ سانتی‌متر که توسط ماده‌ای ایزوله به ضخامت ۱/۲۵ سانتی‌متر و  $k = 0.035 \text{ W/m.K}$  پوشیده شده است را در نظر می‌گیریم. بخار در داخل لوله و در دمای  $120^\circ\text{C}$  حرکت می‌نماید و دمای هوای اطراف لوله،  $T_o = 15^\circ\text{C}$  است. ضریب هدایت حرارتی لوله فولادی  $41 \text{ W/m.K}$  و مقدار  $h_i$  و  $h_o$  به ترتیب برابر با ۱۵۰ و  $30 \text{ W/m}^2.\text{K}$  می‌باشد. با استفاده از معادله (iii)

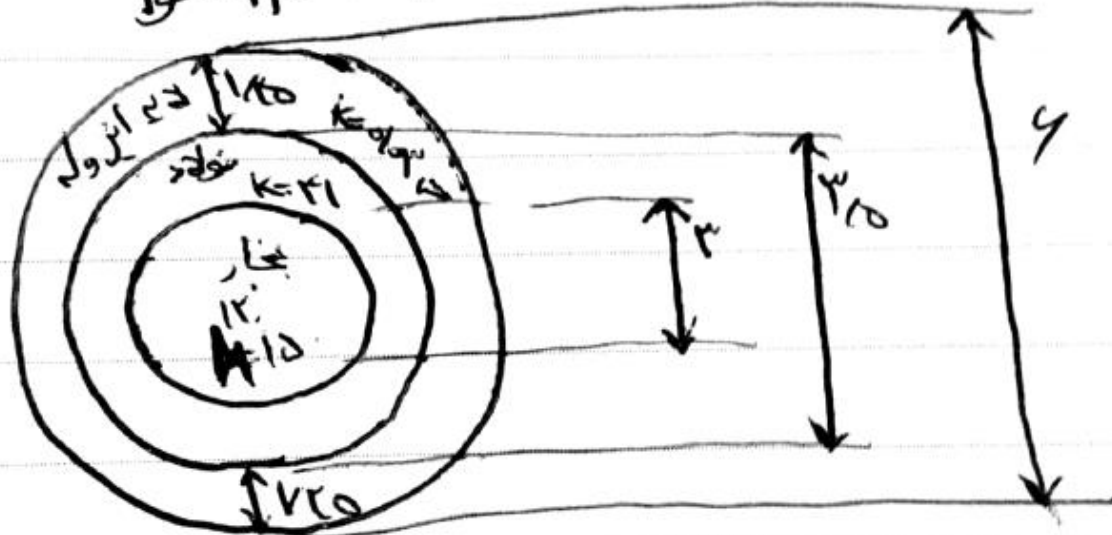
$$\begin{aligned} \frac{120-15}{q_r''} &= \frac{1}{2\pi \times 0.015 \times 150} + \frac{\ln\left(\frac{3/5}{3}\right)}{2\pi \times 41} + \frac{\ln\left(\frac{3}{1/25}\right)}{2\pi \times 0.035} + \frac{1}{2\pi \times 0.03 \times 30} \\ &= (0.0707) + (5/98 \times 10^{-4}) + (2/450) + (0.1768) \\ &= 2/698 \end{aligned}$$

بنابراین اتلاف حرارتی در واحد طول لوله بدست خواهد آمد.

$$q_r'' = \frac{120-15}{2/698} = 38/9 \text{ W/m}$$



$\gamma \cdot c$   
 $h = r \cdot w / m \cdot r \cdot k$



میزان  $\frac{2/450}{2/698}$  یا ۹۱ درصد از کل مقاومت حرارتی توسط لایه ایزوله ایجاد شده است.  
 دمای سطوح گوناگون بصورت زیر تعیین می‌شوند.

$$\frac{120 - T_1}{38/9} = \frac{1}{2\pi R_1 h_i} = 0.0707$$

$$T_1 = 117^\circ \text{C}$$

و بنابراین

$$\frac{120 - T_r}{38/9} = \frac{1}{2\pi R_1 h_i} + \frac{\ln(R_r / R_1)}{2\pi k_1} = 0.0707 + 5/0.9 \times 10^{-4}$$

$$T_r \approx 117^\circ \text{C}$$

و بنابراین

$$\frac{120 - T_r}{38/9} = 0.0707 + 5/98 \times 10^{-4} + 2/450$$

$$T_r = 21/9^\circ \text{C}$$

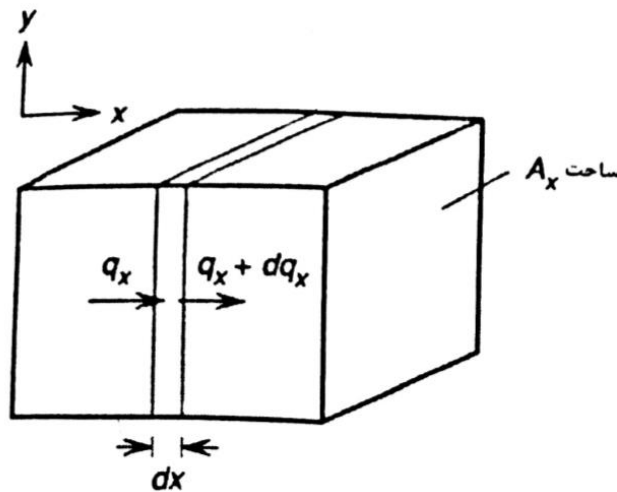
و بنابراین





## هدایت حرارتی توام با تولید گرما در دیواره مسطح در شرایط متقارن

تولید گرما در یک محیط تأثیر بسزایی بر نیمرخ تغییرات دمایی در شرایط پایا می‌گذارد. گرما می‌تواند در مواد جامد بصورت گرم شدن ناشی از مقاومت الکتریکی و یا واکنش‌های شیمیایی تولید شود. سیستم انتقال حرارت یک بعدی در جهت  $x$  را برای نمونه‌ای جامدی با سرعت تولید گرما برابر با  $\dot{q}$  ( $W/m^3$ ) در نظر می‌گیریم (شکل زیر). موازنه انرژی گرمایی بر روی حجم معیاری برابر با  $A_x dx$  می‌تواند نوشته شود. اختلاف شار حرارتی ورودی و خروجی برابر با گرمای تولید شده خواهد بود



$$dq_x = \dot{q} A_x dx$$

که بر اساس قانون فوریه و ضریب هدایت حرارتی متوسط

$$-d(k_m A_x \frac{dT}{dx}) = \dot{q} A_x dx$$

$$\frac{\dot{q}}{k_m} = -\frac{1}{A_x} \frac{d}{dx} (A_x \frac{dT}{dx})$$

## هدایت حرارتی توام با تولید گرما در دیواره مسطح در شرایط متقارن

در این شرایط  $A_r$  مستقل از  $x$  بوده و معادله قبل را می‌توان بصورت زیر نوشت.

$$\frac{d^2 T}{dx^2} = -\frac{\dot{q}}{k_m}$$

با یکبار انتگرال‌گیری از این معادله

$$\frac{dT}{dx} = -\frac{\dot{q}x}{k_m} + C_1$$

و با انتگرال‌گیری دوم

$$T = -\frac{\dot{q}x^2}{2k_m} + C_1x + C_2 \quad (i)$$

در دیواره مسطح متعارف است که مبدأ را در مرکز دیواره در نظر بگیریم و سطوح دیواره در  $x = L$  و  $x = -L$  واقع شوند. چنانچه هر دو سطح دیواره در دمای یکسان و برابر با  $T_s$  باشند بر اساس معادله (i)

$$T_s = -\frac{\dot{q}L^2}{2k_m} + C_1L + C_2 \quad \text{در } x = L$$

$$T_s = -\frac{\dot{q}L^2}{2k_m} - C_1L + C_2 \quad \text{در } x = -L$$



با حل همزمان این دو معادله

$$C_1 = 0$$

$$C_2 = T_s + \frac{\dot{q}L^2}{2k_m}$$

و

بنابراین رابطه نیمرخ تغییرات دمایی در دیواره بر اساس معادله (i) بدست خواهد آمد.

$$T = T_s + \frac{\dot{q}}{2k_m}(L^2 - x^2)$$

این معادله نشان می‌دهد که در این شرایط دما تابعی درجه ۲ از  $x$  است. اختلاف حداکثر دما واقع در مرکز دیواره در  $x = 0$  و  $T_s$  بصورت زیر خواهد بود.

$$T_{\max} - T_s = \frac{\dot{q}L^2}{2k_m}$$



دیواره‌ای به ضخامت  $2L = 0.1 \text{ m}$  را در نظر می‌گیریم. در این دیواره گرما با سرعت  $250000 \text{ W/m}^2$  تولید می‌شود. هر دو سطح در تماس با هوا در دمای  $T_\infty = 15^\circ\text{C}$  قرار دارند. ضریب انتقال حرارت در سطوح دیواره برابر با  $60 \text{ W/m}^2$  و ضریب هدایت حرارتی  $25 \text{ W/m.K}$  است. نیمرخ تغییرات دمایی در دیواره را بیابید.

بنابر اینکه شرایط انتقال حرارت در دو طرف دیواره یکسان است می‌توان گفت که سرعت انتقال حرارت در واحد سطح دیواره، برابر با سرعت تولید گرما در نصف حجم یعنی (مساحت)  $\times$  (نصف ضخامت) خواهد بود

$$q'_x = \dot{q}L$$

با مشابهت الکتریکی در مورد انتقال گرما توسط جابجایی از سطح دیواره به هوای اطراف

$$\frac{T_s - T_\infty}{q'_x} = \frac{1}{h}$$

در نتیجه

$$\begin{aligned} T_s &= T_\infty + \frac{q'_x}{h} \\ &= 15 + \frac{250000 \times 0.05}{60} \\ &= 223.3^\circ\text{C} \end{aligned}$$

$$T_r = 223 + \frac{250000}{2 \times 28} (0.05^2 - x^2)$$



