

## РАСЧЕТ ТЕМПЕРАТУРНОГО ПОЛЯ ТЕЛ ПРИ ИХ ЛОКАЛЬНОМ НАГРЕВЕ

Димитрова Ж.В. (Одесская государственная академия строительства и архитектуры, г. Одесса)

У статті розглядається задача з встановлення залежності між температурним полем досліджуваного тіла та його термодинамічними характеристиками.

Быстрый рост объема производства строительных и теплоизоляционных материалов, интенсификация его технологических процессов, получение и внедрение в практику новых материалов и конструкций вызывает необходимость разработки быстрых простых и надежных методов исследования и контроля их качества.

Известные стационарные и нестационарные методы определения коэффициента теплопроводности плоских тел оказались неприемлемыми в производственных условиях.

Одна из основных задач исследования заключается в установлении зависимости между формирующимся температурным полем исследуемого плоского тела и его теплофизическими характеристиками. Решение этой задачи производится аналитически (методом собственных функций).

Рассмотрим процесс, который осуществляется в условиях сопряженной в тепловом отношении плоской нестандартной задачи “Диск нагревателя – бесконечная пластина” при постоянной температуре спирали  $t_{ct} = c_{jnst}$ .

В плоскости  $Z=0$  находится диск,  $\delta \ll r_n$  причем нижняя поверхность диска контактирует с бесконечной пластиной толщиной  $H$ . Внутри диска имеется спираль, нагреваемая электрическим током. Между спиралью и нижней частью диска находится слой изоляции. Задача отыскания температурного поля системы “диск-пластина” состоит в определении температур в диске ( $Z < 0$ ) и в бесконечной пластине  $t_n (Z < 0)$ . Распределение температуры в системе “диск-пластина” описывается уравнением Фурье в цилиндрических координатах

$$\frac{\partial^2 t_d}{\partial r^2} + \frac{\partial t_d}{\partial r} + \frac{\partial^2 t_d}{\partial Z^2} = \frac{1}{a_d} \cdot \frac{\partial t_d}{\partial \tau} \quad (1)$$

$$\frac{\partial^2 t_n}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \cdot \frac{\partial t_n}{\partial r} + \frac{\partial^2 t_n}{\partial Z^2} = \frac{1}{a_n} \cdot \frac{\partial t_n}{\partial \tau} \quad (2)$$

где  $a_d$  и  $a_n$  – соответственно коэффициенты теплопроводности диска и пластины.

Температура диска  $t_d$  и температура пластины  $t_n$  кроме уравнений (1) и (2) удовлетворяют соответствующим граничным условиям и условиям сопряжения тепловых потоков при  $Z=0$

$$\lambda_d \frac{\partial t_n}{\partial Z} = \alpha_1 (t_d - t_{cm}) \text{ при } Z = -\delta$$

$$\lambda_d \frac{\partial t_d}{\partial Z} = \alpha_k (t_n - t_d) \text{ при } Z = 0 (0 \leq r \leq R)$$

$$\lambda_n \frac{\partial t_n}{\partial Z} = \alpha_n (t_n - t_0) \text{ при } Z = 0; (0 \leq r \leq R)$$

$$\lambda_d \frac{\partial t_d}{\partial Z} = \alpha_2 (t_n - t_0) \text{ при } Z = 0; (R \leq r < \infty)$$

$$\frac{\partial t_n}{\partial Z} = 0, \text{ при } Z = H_n$$

где  $\lambda_d$  и  $\lambda_n$  – соответственно коэффициенты теплопроводности диска и пластины;  $\alpha_1$   $\alpha_k$   $\alpha_2$  – коэффициенты теплоотдачи от спирали к диску, от диска к пластине, от пластины в окружающую среду соответственно;  $t_0$  – температура окружающей среды;  $H_n$  - текущая толщина, которой достигла температурная волна.

Так как  $\varepsilon = \frac{\delta}{r_n} < 1$ , а  $\varepsilon^2 \ll 1$ , то тепловым потоком в радиальном направлении можно пренебречь. Обозначим  $t_d - t_{ct} = \Theta^1$ . Тогда уравнение (1) принимает вид, характерный для одномерной задачи

$$\frac{1}{a_d} \cdot \frac{\partial \Theta^1}{\partial \tau} = \frac{\partial^2 \Theta^1}{\partial Z^2} - \frac{\partial t_{cm}}{\partial \tau} \quad (3)$$

Аналогично примем, что распространение тепла в бесконечной пластине происходит только в направлении оси  $Z$ , а растечки тепла вдоль пластины (по оси  $r$ ) пренебрежимо малы. Допустимость такого

упрощения обосновывается неравенством  $\delta \gg H$ , а так же тем, что согласно предварительному анализу и решениям на гидроинтеграторе влияние теплообмена свободной поверхности пластины с окружающей средой пренебрежимо мало (при  $\alpha_{\text{в.с}} = 0 \div 1200 \text{ Вт/м}^2\text{К}$ ). В связи с этим уравнение (2) примет вид:

$$\frac{\partial t_n}{\partial \tau} = \alpha_n \frac{\partial^2 t}{\partial Z^2} \quad (4)$$

$$t_n(Z, \tau_0) = t_n^0(Z) \quad (5)$$

Используя условия сопряжения тепловых потоков ( $Z=0$ ) от диска к пластине, получим:

$$\frac{\partial \Theta}{\partial Z} - \frac{\alpha_1}{\lambda_n} \cdot \Theta = 0; \text{ при } Z = 0 \quad (6)$$

где:  $\frac{1}{\alpha_1} = \frac{\delta}{\lambda}$  – термическое сопротивление между спиралью и поверхностью пластины.

$$\frac{\partial t_n}{\partial Z} = 0; \text{ при } Z = H \quad (7)$$

Произведем замену искомой функции:

$$\Theta = t_n - t_{\text{см}}$$

тогда решающие задачу уравнения (4-7) примут вид:

$$\frac{1}{\alpha_n} \cdot \frac{\partial \Theta}{\partial \tau} = \frac{\partial^2 \Theta}{\partial Z^2} - \frac{\partial t_{\text{см}}}{\partial \tau} \quad (8)$$

$$\Theta(Z, \tau_0) = \Theta^0(Z) \quad (9a)$$

$$\frac{\partial \Theta}{\partial Z} - \frac{\alpha_1}{\lambda_n} \cdot \Theta = 0; \text{ при } Z = 0 \quad (9)$$

$$\frac{\partial \Theta}{\partial Z} = 0; \text{ при } Z = H_m \quad (10)$$

Решение задачи (8-10) проведем методом собственных функций. Собственные функции  $U(Z)$  и собственные значения  $\gamma$  определяем решением задачи:

$$\frac{\partial^2 U}{\partial Z^2} + \gamma^2 U = 0 \quad (11)$$

Находим решение уравнения (11)

$$U_n(Z) = \cos(\gamma_n \cdot Z) + \frac{h}{\gamma_n} \sin(\gamma_n \cdot Z) \quad (12)$$

Где  $\gamma_n$  – корни уравнения,  $K=1,2,\dots$

$$\text{ctg}(\gamma_n \cdot H_m) = \frac{\gamma_n}{h} \quad (13)$$

Теперь решение задачи (8) представим в виде ряда Фурье по собственным функциям

$$\Theta(Z, \tau) = \sum_{K=1}^{\infty} W_n(\tau) \cdot U_n(Z) \quad (14)$$

$$W_n(\tau) = D_n^0 e^{-\alpha_n \gamma_n^2 (\tau - \tau_0)} - Q_n \int_{\tau_0}^{\tau} \frac{dt_{\text{см}}}{d\tau} \cdot e^{-\alpha_n \gamma_n^2 (\tau - t)} dt$$

где

Для нахождения коэффициентов  $W_n(\tau)$  ряда (14) умножим уравнение (8) на  $\frac{U_n(Z) dZ}{N_n^2}$  и результат проинтегрируем по  $Z$  от 0 до  $H$ , получим:

$$\frac{dW_n(\tau)}{d\tau} + \alpha_n \cdot \gamma_n^2 \cdot W_n(\tau) = -Q_n \frac{dt_{\text{см}}}{d\tau} \quad (15)$$

$$Q_n = \frac{1}{N_n^2} \int_0^H U_n(Z) dZ$$

Решение этого уравнения с начальными условиями (9а) будет:

$$W_n(\tau) = D_n^0 e^{-a_n \tau^2 (z-z_0)} - Q_n \int_0^{\tau} \frac{dt}{d\tau} e^{-a_n \tau^2 (z_0-t)} dt$$

где:  $D_n^0 = \frac{1}{N_n^2} \int_0^H \Theta^0(Z, \tau_0) \cdot U_n(Z) dZ$

Итак, искомое распределение температуры в плите имеет вид:

$$t_n(Z, \tau) = t_{cn}(\tau) + \sum_{n=1}^{\infty} D_n^0 \cdot e^{-a_n \tau^2 (z-z_0)} \cdot U_n(Z) - \sum_{n=1}^{\infty} Q_n \cdot U_n(Z) \cdot \int_0^{\tau} \frac{dt}{d\tau} e^{-a_n \tau^2 (z_0-t)} dt \quad (16)$$

Формула (16) показывает, что температурное поле плиты зависит от её начальной температуры, температуры спирали и скорости её изменения.

При расчетах формулы (16) следует применять в два этапа. Для первого участка когда  $\tau = \tau_0 = 0$ ,  $\Theta^I$  и  $t_{cn} = t_n + v_n \tau$  где:  $v_n$  – скорость повышения температуры спирали. Температуру пластины на первом этапе определяем по формуле:

$$t_n^I = t_{cn}(\tau) \pm \sum_{n=1}^{\infty} Q_n U_n(Z) \frac{v_n}{a_n \tau^2} \left(1 - e^{-a_n \tau^2 z_0}\right) \quad (17)$$

Для второго участка ( $t_{cn} = \text{const}$ , а начальная температура  $\Theta^II = 70$ ) температуру плиты определяем по формуле:

$$t_n^{II} = t_{cn} + \sum_{n=1}^{\infty} D_n^0 e^{-a_n \tau^2 z_0} \cdot U_n(Z)$$

$$D_n^0 = \Theta^0(Z) \left\{ \frac{\sin(\gamma_n H_m)}{\gamma_n} - \frac{h}{\gamma_n^2} [\cos(\gamma_n H_m) - 1] \right\} +$$

$$+ \left[ \cos(\gamma_n H_m) + \frac{h}{\gamma_n} \sin(\gamma_n H_m) - 1 \right] \cdot$$

$$\cdot \left[ \frac{\cos(\gamma_n H_m)}{\gamma_n^2} (1 - h H_m) + \frac{\sin(\gamma_n H_m)}{\gamma_n} \left( H_m + \frac{h}{\gamma_n} \right) - \frac{h}{\gamma_n^2} \right]$$

$$\cdot \left\{ \frac{H_m}{2} + \frac{\sin(2\gamma_n H_m)}{4\gamma_n} + \frac{h}{\gamma_n^2} \left[ \sin^2(\gamma_n H_m) + \frac{h H_m}{2} \right] - \frac{h^2 \sin(2\gamma_n H_m)}{4\gamma_n^3} \right\}^{-1}$$

где:

В дальнейшем исследовании представляет интерес температура поверхности пластины в центре под нагревателем ( $t^{xx}$ ) в момент начала изменения температуры противоположной нагревателю поверхности пластины ( $t_2$ ). Аналитическое выражение этой температуры определяем из уравнения (16).

$$t_n(0, \tau^{xx}) = t^{xx}(0, \tau^{xx}) = t_{cn}^{II} + \sum_{n=1}^{\infty} D_n^{II} e^{-a_n \tau^2 (z^x - z_1)} \quad (18)$$

Выражение (18) может быть использовано также для расчетов температуры поверхности тела в центре под нагревателем в квазиустановившийся период.

$$t^x(0, \tau^{xx}) = t_{cn}^{II} + \sum_{n=1}^{\infty} D_n^{II} e^{-a_n \tau^2 (z^x - z_1)} \quad (19)$$

В результате опытов, проведенных как путем прямого эксперимента, так и методом гидротепловой аналогии была получена обобщенная зависимость из которой можно по данным измерений  $\Theta^{xx}, \tau^{xx}$  определить  $\lambda_n$ ,

$$\Theta^{xx} = \frac{t_{cn} - t^{xx}}{t_{cn} - t_m} = 0,37 \exp(28,2 \cdot F_0) \cdot (R_n / R_0)^{0,17} \quad (20)$$

$$\lambda_n = 0,035 \frac{c_p \cdot \rho \cdot H^2}{\tau^{xx}} \cdot \ln \frac{\Theta^{xx}}{0,37 (R_n / R_0)^{0,17}} \quad (21)$$

Результаты расчетов по формулам (17) и (18) для различных термических сопротивлений диска, а также расчетов по формуле (20) показывают, что они хорошо согласуются. Погрешность определения не превышает 9-14 %.

### ***Вывод***

В результате расчетов получена обобщенная зависимость для определения теплофизических характеристик тела.

1. Лыков А.В. "Теория теплопроводности", М., "Высшая школа", 1987г.
2. Лабай В.Й. Тепломасообмін, Львів, "Тріада Плюс" 1998г.