

## Лекция 7. Решение некоторых краевых задач методом конечных элементов.

На прошлой лекции мы начали рассматривать функционал

$$\int_V \frac{1}{2} \left[ K_{xx} \left( \frac{\partial \varphi}{\partial x} \right)^2 + K_{yy} \left( \frac{\partial \varphi}{\partial y} \right)^2 + K_{zz} \left( \frac{\partial \varphi}{\partial z} \right)^2 - 2Q\varphi \right] dV,$$

который достигает своего минимального значения, если удовлетворяется уравнение

$$\left[ \frac{\partial F}{\partial \varphi} - \frac{\partial}{\partial x} \left( \frac{\partial F}{\partial \varphi_x} \right) - \frac{\partial}{\partial y} \left( \frac{\partial F}{\partial \varphi_y} \right) - \frac{\partial}{\partial z} \left( \frac{\partial F}{\partial \varphi_z} \right) \right] = 0.$$

Подсчитаем производные и подставим их в уравнение.

$$\frac{\partial F}{\partial \varphi} = -2Q,$$

$$\frac{\partial}{\partial x} \left( \frac{\partial F}{\partial \varphi_x} \right) = \frac{\partial}{\partial x} \left( 2K_{xx} \frac{\partial \varphi}{\partial x} \right) = 2K_{xx} \frac{\partial^2 \varphi}{\partial x^2},$$

$$\frac{\partial}{\partial y} \left( \frac{\partial F}{\partial \varphi_y} \right) = \frac{\partial}{\partial y} \left( 2K_{yy} \frac{\partial \varphi}{\partial y} \right) = 2K_{yy} \frac{\partial^2 \varphi}{\partial y^2},$$

$$\frac{\partial}{\partial z} \left( \frac{\partial F}{\partial \varphi_z} \right) = \frac{\partial}{\partial z} \left( 2K_{zz} \frac{\partial \varphi}{\partial z} \right) = 2K_{zz} \frac{\partial^2 \varphi}{\partial z^2}.$$

Тогда получим окончательный вид уравнения

$$Q + K_{xx} \frac{\partial^2 \varphi}{\partial x^2} + K_{yy} \frac{\partial^2 \varphi}{\partial y^2} + K_{zz} \frac{\partial^2 \varphi}{\partial z^2} = 0.$$

Это уравнение является уравнением задач теории поля.

Перейдем к рассмотрению примера о переносе тепла в стержне.

Уравнение (5) из прошлой лекции №6 является основным, на основании которого мы должны получить распределение температуры в стержне. Функционал из (4) минимизируется на множестве функций элементов. Эти функции определяются на своих элементах и выражаются через узловые значения. Узловые значения являются неизвестными, а функционал минимизируется по этим неизвестным величинам.

Начнем реализацию метода конечных элементов, для чего определим подобласти и узловые точки. Разобьем стержень на два элемента (линейных). Тогда обозначим узловые значения как  $T_1, T_2, T_3$ . Температуру внутри каждого элемента можно определить по следующим формулам

$$\begin{aligned} T^{(1)} &= N_1^{(1)} T_1 + N_2^{(1)} T_2, \\ T^{(2)} &= N_2^{(2)} T_2 + N_3^{(2)} T_3. \end{aligned} \quad (7)$$

Функции формы определяются соотношениями

$$N_i^0 = \frac{X_j - x}{L^{(i)}}, \quad N_j^0 = \frac{x - X_i}{L^{(i)}}.$$

В рассматриваемом примере функционал принимает следующий вид

$$\chi = \int_V \frac{K_{xx}}{2} \left( \frac{dT(x)}{dx} \right)^2 dV + \int_{S_1} q T(x) dS + \int_{S_2} \frac{1}{2} h (T(x) - T_\infty)^2 dS, \quad (8)$$

где  $S_1, S_2$  – площади торцевых поверхностей, на которых задаются  $q, h$ .

Числовые значения функционала  $\chi$  получается тогда, когда в него подставляются температура  $T(x)$  и вычисляются соответствующие интегралы.

Вычислим сначала поверхностные интегралы, начнем с того, в который включена  $q$ .

$$\int_{S_1} qT(x)dS = qT_1 \int_{S_1} dS = qT_1 A_1,$$

где  $A_1$  – площадь поперечного сечения, которая соответствует первому узлу. В точках этого сечения  $T(x)$  постоянна и равна  $T_1$ . Далее рассмотрим второй поверхностный интеграл, в которых входит коэффициент теплообмена  $h$ .

$$\int_{S_2} \frac{1}{2} h(T(x) - T_\infty)^2 dS = \frac{h}{2} (T_3 - T_\infty)^2 \int_{S_2} dS = \frac{hA_3 (T_3 - T_\infty)^2}{2}.$$

Объемный интеграл в функционале содержит производную по координате от температуры, найдем эту производную для каждого из двух элементов.

$$\frac{dT^{(1)}}{dx} = \frac{1}{L^{(1)}} (-T_1 + T_2),$$

$$\frac{dT^{(2)}}{dx} = \frac{1}{L^{(2)}} (-T_2 + T_3).$$

При вычислении объемного интеграла его нужно разбить на два – по каждому из двух элементов, так как производная  $\frac{dT}{dx}$  не является непрерывной по общему объему.

При вычислении интеграла будем предполагать, что каждый элемент имеет постоянную площадь поперечного сечения, поэтому  $dV = A^{(e)} dx$ . Тогда интеграл примет вид

$$\int_V \frac{K_{xx}}{2} \left( \frac{dT(x)}{dx} \right)^2 dV = \frac{K^{(1)} A^{(1)}}{2L^{(1)}} (T_1 + T_2)^2 + \frac{K^{(2)} A^{(2)}}{2L^{(2)}} (T_3 - T_2)^2.$$

Такое представление интеграла в виде суммы двух интегралов, каждый из которых вычисляется по своему элементу, позволяет задавать различные свойства материалов на каждом элементе. Запишем окончательное значение функционала, получив его сложением вычисленных интегралов.

$$\chi = \frac{C^{(1)}}{2} (T_1^2 - 2T_1T_2 + T_2^2) + \frac{C^{(2)}}{2} (T_2^2 - 2T_2T_3 + T_3^2) + qA_1T_1 + \frac{hA_3}{2} (T_3^2 - 2T_3T_\infty + T_\infty^2),$$

где  $C^{(1)} = \frac{A^{(1)}K_{xx}^{(1)}}{L^{(1)}}$ ,  $C^{(2)} = \frac{A^{(2)}K_{xx}^{(2)}}{L^{(2)}}$ .

Искомые узловые значения температуры  $T_1, T_2, T_3$  – это такие значения, которые доставляют минимум функционалу  $\chi$ . Найдем эти значения

$$\frac{\partial \chi}{\partial T_1} = C^{(1)}T_1 - C^{(1)}T_2 + qA_1 = 0,$$

$$\frac{\partial \chi}{\partial T_2} = -C^{(1)}T_1 + (C^{(1)} + C^{(2)})T_2 - C^{(2)}T_3 = 0,$$

$$\frac{\partial \chi}{\partial T_3} = -C^{(2)}T_2 + (C^{(2)} - hA_3)T_3 - hA_3T_\infty = 0.$$

Запишем эти уравнения в матричной форме

$$\begin{bmatrix} C^{(1)} & -C^{(1)} & - \\ -C^{(1)} & (C^{(1)} + C^{(2)}) & -C^{(2)} \\ 0 & -C^{(2)} & (C^{(2)} + hA_3) \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} T_1 \\ T_2 \\ T_3 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} -qA_1 \\ 0 \\ hA_3T_\infty \end{Bmatrix} \text{ или } [K]\{T\} = \{F\}.$$

Матрица коэффициентов  $[K]$  называется матрицей жесткости, в данном примере ее лучше назвать матрицей теплопроводности, так как решается задача о переносе тепла в стержне. Вектор-столбец  $\{F\}$  – вектор нагрузки.

На последнем шаге нужно задать числовые значения физических параметров стержня и найти числовые значения температуры в узлах.

Зададим следующие параметры задачи

$$K_{xx} = 75 \text{ Вт/см} \cdot \text{°C},$$

$$h = 10 \text{ Вт/см} \cdot \text{°C},$$

$$A = \pi \text{ см}^2,$$

$$L = 7.5 \text{ см}^2,$$

$$q = -150 \text{ Вт/см}^2,$$

$$T_{\infty} = -40 \text{ °C}.$$

Самостоятельно запишите и решите получившуюся систему трех алгебраических неоднородных уравнений относительно узловых значений температуры.