

# МЕТОД ГРАНИЧНИХ ЕЛЕМЕНТІВ В АКсіАЛЬНО-СИМЕТРИЧНИХ ЗАДАЧАХ ТЕОРІЇ ПРУЖНОСТІ

А. О. Караєв<sup>1, а</sup>, О. О. Стрельнікова<sup>1,2</sup>

<sup>1</sup>Харківський національний університет імені В. Н. Каразіна

<sup>2</sup>Інститут проблем машинобудування ім. А. М. Підгорного НАН України

## Анотація

У роботі ілюструється використання методу граничних елементів для розв'язання задач рівноваги в теорії пружності, зокрема для нерівномірно нагрітих систем. Отримано рівняння, що у випадку малих градієнтів температури розв'язані за допомогою методу граничних елементів для подальшої практичної реалізації, враховуючи наявні сингулярності, що виникають при моделюванні. Особливістю роботи є те, що за допомогою замін у тензорі деформацій вдається уникнути інтегрування за об'ємом та обмежитися подвійним інтегралом.

*Ключові слова:* метод граничних елементів, теорія пружності, еліптичні інтеграли

## Вступ

Метод граничних елементів є одним із найпопулярніших методів чисельного моделювання різних задач механіки та фізики. Величезним досягненням, що приваблює вчених з усього світу, є можливість розглядати не сам регіон, у якому необхідно розв'язати задачу, а його границю. Цей факт і використовується авторами у даній публікації у контексті використання даного методу для теорії пружності.

Існує широкий клас задач, коли деформації супроводжуються змінами температури. Зміна температури може виникати як в результаті самої деформації, так і через сторонні причини. Інтегральні рівняння при наявності температурного члена у законі Гука будуть описуватися рівняннями з наявністю члена, що інтегрується за об'ємом [1, стор. 28]. Для того, щоб позбавитися його, можна зробити заміну у тензорі деформації та включити температурний член. Ця заміна можлива у випадку, коли коефіцієнти Ламе не залежать від температури та вважаються постійними величинами.

Комп'ютерне моделювання отриманих рівнянь дає змогу дізнатися величину деформації у стаціонарному наближенні у будь-якій точці розглянутого об'єму.

## 1. Тензор деформації та закон Гука нерівномірно нагрітого тіла

Закон Гука виражає зв'язок між тензором напружень та тензором деформації. У випадку, коли тіло нагріто нерівномірно, закон Гука має наступний вигляд:

$$\sigma_{ik} = -K\alpha(T - T_0)\delta_{ik} + 2\mu u_{ik} + \lambda u_{ll}\delta_{ik} \quad (1)$$

де  $\sigma_{ik}$  – тензор напружень,  $u_{ik}$  – тензор деформацій,  $\lambda, \mu$  – коефіцієнти Ламе,  $K$  – ізотермічний модуль

всестороннього стиснення,  $\alpha$  – коефіцієнт теплового розширення,  $T_0$  – температура ненагрітого тіла.

Закон Гука з урахуванням зміни температури можна представити як сума тензора напружень без урахування зміни тиску з відповідним членом, що відповідає за зміну тиску.

$$\sigma_{ik} = \sigma_{ik}^{(0)} - K\alpha(T - T_0)\delta_{ik}$$

Зробимо заміну у тензорі деформації:

$$u_{ik} = u_{ik}^{(0)} + \frac{\alpha}{3}(T - T_0)\delta_{ik} \quad (2)$$

Тоді закон Гука буде виглядати, як відповідний без наявності температурного члена:

$$\sigma_{ik} = 2\mu u_{ik}^{(0)} + \lambda u_{ll}^{(0)}\delta_{ik} \quad (3)$$

Будемо вважати деформації малими, тоді тензор деформації визначається виразом [1, стор. 11]:

$$u_{ik} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u_i}{\partial x_k} + \frac{\partial u_k}{\partial x_i} \right)$$

де  $u_i$  – вектор деформації.

Нагадаємо, що компоненти тензора деформації не є цілком незалежними величинами, оскільки шість компонент  $u_{ik}$  виражаються через три незалежні компоненти вектора деформації. Щоб деформації були сумісними, необхідно виконання умов сумісності Сен-Венана:

$$\varepsilon_{ikl}\varepsilon_{jmn} \frac{\partial^2 u_{lm}}{\partial x_k \partial x_n} = 0$$

де  $\varepsilon_{ikl}$  – абсолютно антисиметричний одиничний тензор (тензор Леві-Чівіті).

Для того, щоб вважати  $u_{ik}^{(0)}$  тензором деформації, необхідно, щоб виконувалася умова:

$$\frac{\partial^2 (T - T_0)}{\partial x_i \partial x_j} = \delta_{ij} \frac{\partial^2 (T - T_0)}{\partial x_k^2} \quad (4)$$

## 1.1. Рівняння рівноваги ізотропних тіл

Як відомо, рівняння рівноваги має вигляд:

$$\frac{\partial \sigma_{ik}}{\partial x_k} = 0$$

Скористаємося законом Гука (1), (3) і використаємо заміну (2):

$$\frac{\partial \sigma_{ik}}{\partial x_k} = 2 \frac{\partial \mu u_{ik}^{(0)}}{\partial x_k} + \frac{\partial \lambda u_{ii}^{(0)}}{\partial x_i} = 0 \quad (5)$$

## 1.2. Умова для температури

В загальному випадку коефіцієнти  $\mu$  та  $\lambda$  є функціями температури, тобто  $\mu = \mu(T - T_0)$  та  $\lambda = \lambda(T - T_0)$ . Експериментальні дослідження показують, що ці коефіцієнти зменшуються при збільшенні температури. Однак, ми можемо знехтувати цією залежністю, якщо будемо вважати, що градієнти температури є невеликими, тобто:

$$\left| \frac{\partial(T - T_0)}{\partial x_i} \right| \ll 1 \quad (6)$$

Використовуючи рівняння (6), отримуємо:

$$\frac{\partial^2(T - T_0)}{\partial x_i \partial x_j} \rightarrow 0$$

Повертаючись до рівняння (3), знаходимо необхідну умову для температури, щоб тензор  $u_{ik}^{(0)}$ , який є результатом заміни (2) мав сенс тензора напружень:

$$\Delta(T - T_0) = 0 \quad (7)$$

Це рівняння є рівнянням Лапласа. У випадку його виконання тензор  $u_{ik}^{(0)}$  можемо знайти через вектор деформації:

$$u_{ik}^{(0)} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u_i^{(0)}}{\partial x_k} + \frac{\partial u_k^{(0)}}{\partial x_i} \right)$$

В свою чергу, рівняння теплопровідності для твердих тіл визначається рівнянням:

$$C_v \frac{\partial T}{\partial t} + \frac{C_p - C_v}{\alpha} \frac{\partial}{\partial t} \text{div} \vec{u} = \kappa \Delta(T - T_0)$$

де  $C_v$  – теплоємність при постійному тиску,  $C_p$  – теплоємність при постійному об'ємі.

У стаціонарному випадку рівняння для температури задовольняє рівняння Лапласа (7), що підтверджує справедливість заміни (2).

Скориставшись представленням тензора деформації через вектор деформації, отримуємо відоме для нас рівняння:

$$\mu \Delta \vec{u}^{(0)} + (\lambda + \mu) \nabla \text{div} \vec{u}^{(0)} = 0 \quad (8)$$

Замкнена система рівнянь для знаходження деформації буде мати наступний вигляд:

$$\begin{cases} \mu \Delta \vec{u}^{(0)} + (\lambda + \mu) \nabla \text{div} \vec{u}^{(0)} = 0 \\ \Delta(T - T_0) = 0 \\ u_{ik}^{(0)} = \frac{1}{2} \left( \frac{\partial u_i^{(0)}}{\partial x_k} + \frac{\partial u_k^{(0)}}{\partial x_i} \right) \\ u_{ik} = u_{ik}^{(0)} + \frac{\alpha}{3} (T - T_0) \delta_{ik} \end{cases} \quad (9)$$

## 2. Інтегральне рівняння

Для використання методу граничних елементів, необхідно отримати інтегральний вигляд рівняння рівноваги твердого тіла (8). Для цього запишемо рівняння з сингулярною правою частиною [2, стор. 186]:

$$\mu \Delta \vec{u}^* + (\lambda + \mu) \nabla \text{div} \vec{u}^* = -\delta(\vec{r} - \vec{\xi}) \vec{e} \quad (10)$$

де  $\vec{u}^*$  – фундаментальне рішення рівняння,  $\vec{e}$  – одиничний вектор напрямку.

Проінтегруємо рівняння (8) за всім об'ємом з фундаментальним рішенням:

$$\int_{\Omega} \mu \vec{u}^* \Delta \vec{u} d\Omega + \int_{\Omega} (\lambda + \mu) \vec{u}^* \nabla \text{div} \vec{u} d\Omega = 0 \quad (11)$$

Використовуючи формулу Гаусса-Остроградського, фундаментальний розв'язок рівняння (10) та закон Гука, можна звести інтегрування за об'ємом до інтегрування за поверхнею:

$$\vec{e}(\vec{\xi}) \vec{u}(\vec{\xi}) + \oint_{\Gamma} \vec{p}^* \vec{u} d\Gamma = \oint_{\Gamma} \vec{p} \vec{u}^* d\Gamma \quad (12)$$

де  $\vec{p}$  – поверхнева сила,  $\vec{p}^*$  – поверхнева сила при сингулярній задачі.

Зручно перейти від вектора фундаментального розв'язку до тензору:

$$\begin{cases} u_i^* = u_{ji}^*(\xi_i, x_i) e_j \\ p_i^* = p_{ji}^*(\xi_i, x_i) e_j \end{cases} \quad (13)$$

Використовуючи ці вирази, рівняння рівноваги в інтегральній формі матиме вигляд:

$$\begin{aligned} C_{ij}(\xi_i) u_j(\xi_i) + \oint_{\Gamma} u_j(x_i) p_{ji}^*(\xi_i, x_i) d\Gamma(x_i) = \\ = \oint_{\Gamma} p_j u_{ji}^*(\xi_i, x_i) d\Gamma(x_i) \end{aligned} \quad (14)$$

де  $C_{ij} = \delta_{ij} + \lim_{\varepsilon \rightarrow 0} \oint_{\Gamma_{\varepsilon}} p_j u_{ji}^* d\Gamma(x_i)$  – тензор, що дозволяє

обходити сингулярності під час інтегрування точки, що знаходиться на поверхні [2, стор. 192].

## 3. Фундаментальний розв'язок

### 3.1. Фундаментальний розв'язок у загальному тривимірному випадку

У загальному тривимірному випадку тензор фундаментального рішення має наступний вигляд [2, стор. 187]:

$$u_{ij}^*(\vec{\xi}, \vec{r}) = \frac{2(\lambda + \mu)r}{16\pi(\lambda + 2\mu)} \left( \left( 3 - \frac{\lambda}{\lambda + \mu} \delta_{ij} + \frac{r_i r_j}{r^2} \right) \right) \quad (15)$$

де  $r_i = x_i(\vec{r}) - x_i(\vec{\xi})$  – відстань від точки спостереження до точки, у якій дельта-функція набуває значення нескінченності.

### 3.2. Фундаментальний розв'язок у циліндричній системі відліку із аксіальною симетрією

Для побудови фундаментального розв'язку у циліндричній системі відліку скористаємося матрицею переходу із декартової системи у циліндричну:

$$T = \begin{pmatrix} \cos \varphi & -\sin \varphi & 0 \\ \sin \varphi & \cos \varphi & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Записуючи елемент поверхні у циліндричній системі координат можна помітити, що, скориставшись аксіальною симетрією, можна одразу проінтегрувати фундаментальний тензор рішень за кутом. Тензор фундаментального рішення у циліндричній системі координат матиме вигляд [3, стор. 46]:

$$\begin{pmatrix} u_{\rho\rho}^* & u_{\rho\varphi}^* & u_{\rho z}^* \\ u_{\varphi\rho}^* & u_{\varphi\varphi}^* & u_{\varphi z}^* \\ u_{z\rho}^* & u_{z\varphi}^* & u_{zz}^* \end{pmatrix} = \int_0^{2\pi} \begin{pmatrix} u_{xx}^* & u_{xy}^* & u_{xz}^* \\ u_{yx}^* & u_{yy}^* & u_{yz}^* \\ u_{zx}^* & u_{zy}^* & u_{zz}^* \end{pmatrix} T d\varphi \quad (16)$$

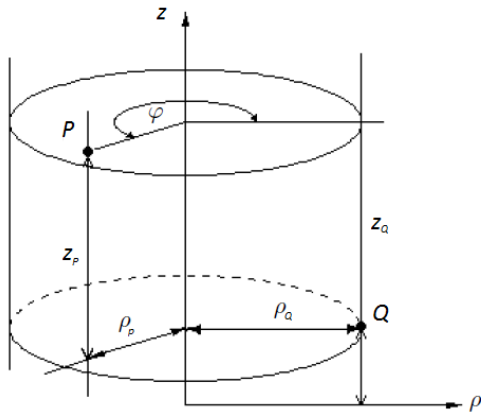


Рис. 1. Дискретизація у циліндричній системі

Відповідні компоненти тензору фундаментальних рішень в загальному вигляді:

$$u_{ij}^* = A(\rho(\vec{r} - \vec{\xi}), z(\vec{r} - \vec{\xi}))K(k) + B(\rho(\vec{r} - \vec{\xi}), z(\vec{r} - \vec{\xi}))E(k) \quad (17)$$

де  $k = 2\sqrt{\frac{\rho(\xi)\rho(r)}{\sqrt{(\rho(\xi) - \rho r)^2 + (z(\xi) - z(r))^2}}}$ ,  $K(k)$ ,  $E(k)$  – повні еліптичні інтеграли першого та другого роду.

### 4. Еліптичні інтеграли

Повний еліптичний інтеграл першого роду:

$$K(k) = \int_0^{2\pi} \frac{d\varphi}{\sqrt{1 - k^2 \sin^2 \varphi}}$$

Цей інтеграл має особливість у точці 1. У дослідженні використовується цікавий спосіб обчислення цього інтегралу за допомогою використання властивостей середнього арифметико-геометричного:

$$a_{n+1} = \frac{a_n + b_n}{2} b_{n+1} = \sqrt{a_n b_n}$$

де  $0 < b_0 \leq a_0$ .

Цю послідовність можна виразити через повний еліптичний інтеграл першого роду:

$$\text{agm}(a, b) = \frac{\pi}{4} \frac{a + b}{K\left(\frac{a-b}{a+b}\right)^2}$$

Тоді повний еліптичний інтеграл першого роду виражатиметься через середнє арифметико-геометричне наступним чином:

$$K(k) = \frac{\pi}{4} \frac{2\sqrt{k}}{k-1} \frac{1}{\text{agm}\left(\frac{2\sqrt{k}-k-1}{k+1}, 1\right)} \quad (18)$$

Повний еліптичний інтеграл другого роду:

$$E(k) = \int_0^{2\pi} \sqrt{1 - k^2 \sin^2 \varphi} d\varphi$$

Інтеграл не містить особливостей, тому його можна рахувати, використовуючи вузловий метод Гауса.

### 5. Система рівнянь

Першим кроком для чисельного розв'язання рівняння (14) є дискретизація. Необхідно розбити поверхню на граничні елементи та провести чисельне інтегрування. Нехай  $P$  – фіксована точка простору,  $Q$  – точка, за якою проводиться сума [3, стор. 47].

$$C_{ij}(P)u_j(P) + \sum_{l=1}^{NE} \int_{\Gamma} p_{ij}^*(Q)u_j(Q)\rho(Q)d\Gamma = \sum_{l=1}^{NE} \int_{\Gamma} u_{ij}^*(Q)p_j(Q)\rho(Q)d\Gamma \quad (19)$$

де  $NE$  – кількість елементів розбиття.

### Висновки

У сучасному світі питання дослідження пружних властивостей твердих тіл постають особливо актуально через бурхливий розвиток нанотехнологій. Особливо широким спектром виступають задачі, у яких деформації нерозривно пов'язані із нерівномірним розподілом температури.

Комп'ютерна реалізація розв'язання задачі (19) надає змогу дізнаватися деформації тіла з аксіальною симетрією. Виконуючи заміну (2) та розв'язання оберненої задачі деформації – знаходження вектора деформації тіла за відомим тензором деформації дає змогу дізнаватися ті чи інші властивості при різних граничних умовах.

### Перелік використаних джерел

1. Ландау Л. Д., Лифшиц Е. М. Теория упругости. – М.: Физматлит. – 2007. – 264 с.
2. Brebbia C. A. Boundary Element Techniques. – Springer. – 1984. – 466 с.
3. Stikan P. R. Tensores fundamentais da formulação dos problemas elásticos axissimétricos pelo método dos elementos de contorno. – Vitória. – 2006. – 113 p.
4. Камке Э. Справочник по дифференциальным уравнениям в частных производных первого порядка – М.: Наука. – 1966. – 260 с.