

А. А. ХАЧАТРЯН

О ЕДИНСТВЕННОСТИ РЕШЕНИЯ ЗАДАЧИ В
 РАЗНОМОДУЛЬНОЙ ТЕОРИИ УПРУГОСТИ

В своих исследованиях Р. Хилл [1, 2] указывает, что понятие выпуклой функции не только является основой единой трактовки теорем единственности и экстремальных принципов во многих существующих областях механики жидких и твердых тел, но также дает простой автоматический метод формулировки и доказательства таких теорем (там, где они возможны) во вновь возникающих областях. Эти вопросы освещены также у Гольденבלата И. И. [3].

В настоящей работе доказывается, что удельная потенциальная энергия деформации упругого разномодульного тела является выпуклой функцией своих аргументов (компонентов деформации) и в связи с этим приводятся некоторые соображения, относящиеся к вопросу единственности решения задачи в разномодульной теории упругости.

1. Приведем вкратце основные уравнения и соотношения разномодульной теории упругости для областей второго рода [4—7]. Принимая, что знак одного из главных напряжений (скажем σ_β) отличается от знака двух других ($\sigma_\alpha, \sigma_\gamma$), законы упругости в системе координат x_n ($n = 1, 2, 3$) можно представить в виде*

$$\varepsilon_{ij} = (a_{11} - a_{12}) \sigma_{ij} + a_{12} \theta \delta_{ij} + (a_{22} - a_{11}) m_i m_j \sigma_\beta \quad (1.1)$$

или

$$\sigma_{ij} = 2A\varepsilon_{ij} + B\theta\delta_{ij} - C(B\theta + 2A\varepsilon_\beta)(B\delta_{ij} + 2Am_i m_j) \quad (1.2)$$

где

$$\varepsilon_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right), \quad \delta_{ij} = \begin{cases} 1 & (i = j) \\ 0 & (i \neq j) \end{cases} \quad (1.3)$$

$$\theta = \sigma_{ij} \delta_{ij} = \sigma_{11} + \sigma_{22} + \sigma_{33} = \sigma_\alpha + \sigma_\beta + \sigma_\gamma \quad (1.4)$$

$$\theta = \varepsilon_{ij} \delta_{ij} = \varepsilon_{11} + \varepsilon_{22} + \varepsilon_{33} = \varepsilon_\alpha + \varepsilon_\beta + \varepsilon_\gamma$$

$$A = \frac{1}{2(a_{11} - a_{12})}, \quad B = -\frac{a_{12}}{(a_{11} - a_{12})(a_{11} + 2a_{12})} \quad (1.5)$$

$$C = \frac{a_{22} - a_{11}}{1 + (a_{22} - a_{11})(2A + B)} = \frac{(a_{22} - a_{11})(a_{11} - a_{12})(a_{11} + 2a_{12})}{a_{11}a_{22} + a_{12}a_{22} - 2a_{12}^2}$$

* Все, относящееся непосредственно к главным направлениям, преднамеренно представлено в обычной форме.

$$a_{11} = \frac{1}{E^+}, \quad a_{22} = \frac{1}{E^-}, \quad a_{12} = -\frac{\nu^+}{E^+} = -\frac{\nu^-}{E^-} \quad (\text{при } \nu_{\beta} < 0) \quad (1.6)$$

Кроме того, σ_{ij} и ε_{ij} — компоненты тензора напряжения и деформации соответственно, u_i — компоненты вектора перемещения. А относительное расположение главных направлений (α , β , γ) напряжений и деформаций с осями координат (x_i) в данной точке определяется при помощи направляющих косинусов l_i , m_i , n_i (см. схему), связанных между собой следующими зависимостями:

	α	β	γ	
x_1	l_1	m_1	n_1	
x_2	l_2	m_2	n_2	
x_3	l_3	m_3	n_3	

$$l_i l_j + m_i m_j + n_i n_j = \delta_{ij} \quad (1.7)$$

$$l_i m_i = l_i n_i = m_i n_i = 0$$

Приведем также известные формулы преобразования компонентов тензора напряжения и деформации в данной точке при переходе от одной системы координат к другой, связанных между собой схемой (1.7) при условии, что α , β , γ — главные направления напряжений и деформаций

$$\sigma_{ij} = l_i l_j \sigma_{\alpha} + m_i m_j \sigma_{\beta} + n_i n_j \sigma_{\gamma} \quad (1.8)$$

или

$$\begin{aligned} \sigma_{\alpha} &= l_i l_j \sigma_{ij} & \tau_{\alpha\beta} &= l_i m_j \sigma_{ij} = 0 \\ \sigma_{\beta} &= m_i m_j \sigma_{ij} & \tau_{\alpha\gamma} &= l_i n_j \sigma_{ij} = 0 \\ \sigma_{\gamma} &= n_i n_j \sigma_{ij} & \tau_{\beta\gamma} &= m_i n_j \sigma_{ij} = 0 \end{aligned} \quad (1.9)$$

В этих формулах, заменив σ на ε , получим соответствующие формулы преобразования для компонентов тензора деформации.

Как известно [5], удельная потенциальная энергия деформации определяется формулой

$$W = \frac{1}{2} \sigma_{ij} \varepsilon_{ij} = \frac{1}{2} (\sigma_{\alpha} \varepsilon_{\alpha} + \sigma_{\beta} \varepsilon_{\beta} + \sigma_{\gamma} \varepsilon_{\gamma}) \quad (1.10)$$

или только через компоненты тензора напряжения

$$W = \frac{1}{2} (a_{11} - a_{12}) \sigma_{ij} \sigma_{ij} + \frac{1}{2} a_{12} \Theta^2 + \frac{1}{2} (a_{22} - a_{11}) \sigma_{\beta}^2 \quad (1.11)$$

или только через компоненты тензора деформации

$$W = A \varepsilon_{ij} \varepsilon_{ij} + \frac{1}{2} B \theta^2 - \frac{1}{2} C (B \theta + 2A \varepsilon_{\beta})^2 \quad (1.12)$$

Отметим, что матрицы тензоров напряжения и деформации симметричные ($\sigma_{ij} = \sigma_{ji}$, $\varepsilon_{ij} = \varepsilon_{ji}$) и фактически образованы из шести независимых компонентов σ_{pq} и ε_{pq} ($p \leq q$). При необходимости этот факт здесь будет учтен.

Имеем уравнения равновесия и напряжения на поверхности

$$\frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial x_j} + X_i = 0, \quad F_i = \sigma_{ij} l_j \quad (1.13)$$

где X_i — компоненты объемной силы, l_j — направляющие косинусы внешней нормали поверхности в данной точке.

Виртуальная работа поверхностных и объемных сил преобразуется к виду [1, 2]

$$\int F_i \delta u_i dS + \int X_i \delta u_i dV = \int \sigma_{ij} \delta \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} \right) dV \quad (1.14)$$

Подынтегральное выражение правой части равенства (1.14) можно преобразовать к виду

$$\sigma_{ij} \delta \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} \right) = \sigma_{ij} \delta \varepsilon_{ij} = \frac{1}{2} (1 + \delta_{ij}) \sigma_{ij} \delta e_{ij} = \sigma_{pq} \delta e_{pq} \quad (p \leq q) \quad (1.15)$$

где

$$e_{ij} = \begin{cases} \varepsilon_{ij} & (i = j) \\ 2\varepsilon_{ij} & (i \neq j) \end{cases} \quad (1.16)$$

представляют собой компоненты деформации.

Для упругого тела выражение (1.15) представляет собой полный дифференциал, так как при деформировании такого тела работа внешних сил полностью переходит в потенциальную энергию деформации.

Поэтому

$$\sigma_{pq} = \frac{\partial W}{\partial e_{pq}} \quad (1.17)$$

где W представляет собой удельную потенциальную энергию деформации.

Отметим, что в работе [6] непосредственным вычислением доказано, что выражение (1.15) для рассматриваемого здесь разномодульного материала представляет собой полный дифференциал.

С учетом (1.15)–(1.17), равенство (1.14) можно представить в виде

$$\int F_i \delta u_i dS + \int X_i \delta u_i dV = \int \frac{\partial W}{\partial e_{pq}} \delta e_{pq} dV \quad (1.18)$$

Формулы преобразования компонентов деформаций (e_{ij}) от системы направлений x_i к главным и наоборот имеют вид

$$\begin{aligned} e_{ii} &= l_i^2 e_1 + m_i^2 e_2 + n_i^2 e_3 \\ e_{ij} &= 2(l_i l_j e_1 + m_i m_j e_2 + n_i n_j e_3) \quad i \neq j \end{aligned} \quad (1.19)$$

$$\begin{aligned}
 e_{\alpha} &= \frac{1}{2} (1 + \delta_{ij}) l_i l_j e_{ij} = l_p l_q e_{pq} & e_{\alpha\beta} &= (1 + \delta_{ij}) l_i m_j e_{ij} = 0 \\
 e_{\beta} &= \frac{1}{2} (1 + \delta_{ij}) m_i m_j e_{ij} = m_p m_q e_{pq} & e_{\alpha\gamma} &= (1 + \delta_{ij}) l_i n_j e_{ij} = 0 \\
 e_{\gamma} &= \frac{1}{2} (1 + \delta_{ij}) n_i n_j e_{ij} = n_p n_q e_{pq} & e_{\beta\gamma} &= (1 + \delta_{ij}) m_i n_j e_{ij} = 0
 \end{aligned}
 \tag{1.20}$$

Эти формулы будут использованы в последующем.

2. Приведем понятие выпуклой функции согласно изложенному в работах [1—3] и соответствующие необходимые и достаточные условия, при которых функция будет выпуклой.

Известно, что дифференцируемая непрерывная функция f от n переменных θ_i ($i = 1, 2, \dots, n$) называется строго выпуклой, если

$$\Delta f - \frac{\partial f}{\partial \theta_i} \Delta \theta_i > 0
 \tag{2.1}$$

где Δ означает приращение соответствующей переменной.

Неравенство (2.1) можно представить еще в виде

$$\Delta \left(\frac{\partial f}{\partial \theta_i} \right) \Delta \theta_i > 0
 \tag{2.2}$$

Известно также, что необходимым и достаточным условием строгой выпуклости функции f является положительная определенность гессиана

$$b_{ij} = \frac{\partial^2 f}{\partial \theta_i \partial \theta_j}
 \tag{2.3}$$

для любых значений независимых переменных. Через соответствующую квадратичную форму это условие представляется в виде

$$\frac{\partial^2 f}{\partial \theta_i \partial \theta_j} \xi_i \xi_j = b_{ij} \xi_i \xi_j > 0
 \tag{2.4}$$

если не все ξ_i равны нулю.

А для квадратичной формы известно (теорема Сильвестра): чтобы действительная симметрическая ($b_{ij} = b_{ji}$) квадратичная форма была положительно определена, необходимо и достаточно, чтобы все главные миноры матрицы $[b_{ik}]$

$$\Delta_1 = b_{11}, \quad \Delta_2 = \begin{vmatrix} b_{11} & b_{12} \\ b_{21} & b_{22} \end{vmatrix}, \dots, \quad \Delta_n = \det [b_{ik}]
 \tag{2.5}$$

были положительными.

3. Здесь излагается доказательство выпуклости удельной потенциальной энергии деформации при плоском напряженном состоянии для разномодульного тела.

Приведем основные необходимые формулы и соотношения—законы упругости

$$\begin{aligned} e_x &= a_{11}\sigma_x + a_{12}\sigma_y + (a_{22} - a_{11})m_1^2\sigma_\beta \\ e_y &= a_{12}\sigma_x + a_{11}\sigma_y + (a_{22} - a_{11})m_2^2\sigma_\beta \end{aligned} \quad (3.1)$$

$$\begin{aligned} e_{xy} &= 2(a_{11} - a_{12})\tau_{xy} + 2(a_{22} - a_{11})m_1m_2\tau_\beta \\ \sigma_x &= \frac{a_{11}e_x - a_{12}e_y}{a_{11}^2 - a_{12}^2} - (a_{22} - a_{11}) \frac{(a_{11}m_1^2 - a_{12}m_2^2)(a_{11}e_\beta - a_{12}e_\alpha)}{(a_{11}^2 - a_{12}^2)(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)} \\ \sigma_y &= \frac{a_{11}e_y - a_{12}e_x}{a_{11}^2 - a_{12}^2} - (a_{22} - a_{11}) \frac{(a_{11}m_2^2 - a_{12}m_1^2)(a_{11}e_\beta - a_{12}e_\alpha)}{(a_{11}^2 - a_{12}^2)(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)} \\ \tau_{xy} &= \frac{e_{xy}}{2(a_{11} - a_{12})} - (a_{22} - a_{11}) \frac{m_1m_2(a_{11}e_\beta - a_{12}e_\alpha)}{(a_{11} - a_{12})(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)} \end{aligned} \quad (3.2)$$

Формулы преобразования компонентов напряжения и деформации при переходе от одной системы координат к другой с учетом известных зависимостей между направляющими косинусами можно представить в виде

$$\begin{aligned} \sigma_x &= m_2^2\sigma_\alpha + m_1^2\sigma_\beta & \sigma_\alpha &= m_2^2\sigma_x + m_1^2\sigma_y - 2m_1m_2\tau_{xy} \\ \sigma_y &= m_1^2\sigma_\alpha + m_2^2\sigma_\beta & \sigma_\beta &= m_1^2\sigma_x + m_2^2\sigma_y + 2m_1m_2\tau_{xy} \end{aligned} \quad (3.3)$$

$$\tau_{xy} = (\tau_\beta - \tau_\alpha)m_1m_2, \quad \tau_{\alpha\beta} = (\sigma_x - \sigma_y)m_1m_2 + (m_2^2 - m_1^2)\tau_{xy} = 0$$

$$\begin{aligned} e_x &= m_2^2e_\alpha + m_1^2e_\beta & e_\alpha &= m_2^2e_x + m_1^2e_y - m_1m_2e_{xy} \\ e_y &= m_1^2e_\alpha + m_2^2e_\beta & e_\beta &= m_1^2e_x + m_2^2e_y + m_1m_2e_{xy} \end{aligned} \quad (3.4)$$

$$e_{xy} = 2(e_\beta - e_\alpha)m_1m_2, \quad e_{\alpha\beta} = 2(e_x - e_y)m_1m_2 + (m_2^2 - m_1^2)e_{xy} = 0$$

Как отмечалось в предыдущем пункте, для доказательства выпуклости функции (в данном случае W) необходимо вычислить коэффициенты b_{ij} (2.3) соответствующей квадратичной формы. С учетом (1.17) этими коэффициентами являются

$$\begin{aligned} b_{11} &= \frac{\partial^2 W}{\partial e_x^2} = \frac{\partial \sigma_x}{\partial e_x}, & b_{12} &= b_{21} = \frac{\partial^2 W}{\partial e_x \partial e_y} = \frac{\partial \sigma_x}{\partial e_y} = \frac{\partial \sigma_y}{\partial e_x} \\ b_{13} &= b_{31} = \frac{\partial^2 W}{\partial e_x \partial e_{xy}} = \frac{\partial \sigma_x}{\partial e_{xy}} = \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial e_x}, & b_{23} &= \frac{\partial^2 W}{\partial e_y^2} = \frac{\partial \sigma_y}{\partial e_y} \\ b_{24} &= b_{32} = \frac{\partial^2 W}{\partial e_y \partial e_{xy}} = \frac{\partial \sigma_y}{\partial e_{xy}} = \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial e_y}, & b_{33} &= \frac{\partial^2 W}{\partial e_{xy}^2} = \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial e_{xy}} \end{aligned} \quad (3.5)$$

Из (3.5) и (3.2) видно, что здесь, кроме всего, необходимы также выражения для производных направляющих косинусов по соответствующим компонентам деформации.

Для вычисления этих производных сначала продифференцируем тождество $m_1^2 + m_2^2 = 1$ по e_{ik} , в результате чего будем иметь

$$\frac{\partial m_2}{\partial e_{ik}} = -\frac{m_1}{m_2} \frac{\partial m_1}{\partial e_{ik}} \quad (3.6)$$

Далее дифференцируя тождество $e_{23} = 0$ (3.4) по соответствующему компоненту e_{ik} и учитывая (3.6), получим следующие формулы для производных направляющих косинусов

$$\begin{aligned} \frac{\partial m_1}{\partial e_x} &= -\frac{\partial m_2}{\partial e_y} = -\frac{m_2}{m_1} \frac{\partial m_2}{\partial e_x} = \frac{m_2}{m_1} \frac{\partial m_2}{\partial e_y} = \frac{m_1 m_2^2}{e_3 - e_2} \\ \frac{\partial m_1}{\partial e_{xy}} &= -\frac{m_2}{m_1} \frac{\partial m_2}{\partial e_{xy}} = -\frac{m_2}{2} \frac{m_1^2 - m_2^2}{e_3 - e_2} \end{aligned} \quad (3.7)$$

Для дальнейшего необходимы также формулы

$$\frac{\partial e_3}{\partial e_x} = \frac{\partial e_x}{\partial e_y} = m_1^2, \quad \frac{\partial e_3}{\partial e_y} = \frac{\partial e_x}{\partial e_x} = m_2^2, \quad \frac{\partial e_3}{\partial e_{xy}} = -\frac{\partial e_x}{\partial e_{xy}} = m_1 m_2 \quad (3.8)$$

Отметим, что тем же путем при необходимости можно получить соответствующие формулы для производных направляющих косинусов по компонентам напряжения.

Вычисляя теперь коэффициенты соответствующей квадратичной формы b_{ik} (3.5), с учетом приведенных выше формул получим

$$\begin{aligned} b_{11} &= \frac{(a_{22}e_3 - a_{11}e_2) - (a_{22} - a_{11})(m_1^4 e_x + m_2^4 e_3)}{(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)(e_x - e_3)} \\ b_{12} &= \frac{a_{12}(e_3 - e_2) + (a_{22} - a_{11})(e_x + e_3)m_1^2 m_2^2}{(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)(e_x - e_3)} \\ b_{13} &= -\frac{(a_{22} - a_{11})(m_1^2 e_x - m_2^2 e_3) m_1 m_2}{(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)(e_x - e_3)} \\ b_{22} &= \frac{(a_{22}e_2 - a_{11}e_3) - (a_{22} - a_{11})(m_2^4 e_x + m_1^4 e_3)}{(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)(e_x - e_3)} \\ b_{23} &= -\frac{(a_{22} - a_{11})(m_2^2 e_x - m_1^2 e_3) m_1 m_2}{(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)(e_x - e_3)} \\ b_{33} &= \frac{(a_{22} + a_{12})e_3 - (a_{11} + a_{12})e_2 - 2(a_{22} - a_{11})(e_x + e_3)m_1^2 m_2^2}{2(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)(e_x - e_3)} \end{aligned} \quad (3.9)$$

Подставляя теперь значения b_{ik} из (3.9) в (2.5), получим

$$\Delta_y = \frac{(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)(e_x - e_3) + 2(a_{22} - a_{11})[(a_{22} - a_{12})e_x - (a_{11} - a_{12})e_3]m_1^2 m_2^2}{(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)^2(e_x - e_3)}$$

$$\Delta_3 = \frac{(a_{22} + a_{12})e_x - (a_{11} + a_{12})e_y}{2(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)(e_x - e_y)} \quad (3.10)$$

Напомним, что все приводимые здесь выводы относятся к областям второго рода, для которых главные напряжения σ_x и σ_y , а следовательно, и e_x и e_y имеют различные знаки. Учитывая это, из (3.10) легко заметить, что $\Delta_3 > 0$. Чтобы выяснить знаки $\Delta_1 = b_{11}$ и Δ_2 , их числители (обозначим соответственно через Δ'_1 и Δ'_2), преобразуя, представим в виде

$$\begin{aligned} \Delta'_1 &= [a_{11}m_1^4 + a_{22}(1 - m_1^4)]e_x - [a_{22}m_2^4 + a_{11}(1 - m_2^4)]e_y \\ \Delta'_2 &= [(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)(m_1^2 - m_2^2)^2 + 2(a_{22} + a_{12})(a_{11} + a_{22} - 2a_{12})m_1^2m_2^2]e_x - \\ &- [(a_{11}a_{22} - a_{12}^2)(m_1^2 - m_2^2)^2 + 2(a_{11} + a_{12})(a_{11} + a_{22} - 2a_{12})m_1^2m_2^2]e_y \end{aligned} \quad (3.11)$$

Отсюда уже нетрудно заметить, что $\Delta_1 > 0$ и $\Delta_2 > 0$.

Таким образом, доказано, что удельная потенциальная энергия деформации $W(e_x, e_y, e_{xy})$ является выпуклой функцией своих аргументов.

4. В случае трехмерного напряженного состояния доказательство выпуклости функции удельной потенциальной энергии усложняется тем, что, во-первых, коэффициенты b_{ik} соответствующей квадратичной формы получаются более громоздкими по сравнению с (3.9), и, во-вторых, необходимо вычислить определители, составленные из указанных коэффициентов, до шестого порядка включительно. Здесь мы на этом останавливаться не будем. Однако отметим, что для вычисления коэффициентов b_{ik} (и не только при этом) необходимо иметь формулы для вычисления производных направляющих косинусов по компонентам деформации.

Известно [5, 6], что частная производная направляющего косинуса (скажем l_i) по какому-то аргументу является линейной комбинацией других (m_i, n_i) направляющих косинусов

$$\begin{aligned} \frac{\partial l_i}{\partial e_{jk}} &= c_{jk}^{11}m_i + c_{jk}^{12}n_i \\ \frac{\partial m_i}{\partial e_{jk}} &= c_{jk}^{21}l_i + c_{jk}^{22}n_i \\ \frac{\partial n_i}{\partial e_{jk}} &= c_{jk}^{31}l_i + c_{jk}^{32}m_i \end{aligned} \quad (4.1)$$

где c_{jk}^{ij} — некоторые неизвестные пока коэффициенты.

Дифференцируя тождества $l_i m_i = l_i n_i = m_i n_i = 0$ из (1.7) по e_{ik} , с учетом (4.1) получим между коэффициентами c_{jk}^{ij} следующие зависимости:

$$\begin{aligned}
 c_{jk}^{11} &= -c_{jk}^{21} = c_{jk} \\
 c_{jk}^{12} &= -c_{jk}^{31} = d_{jk} \\
 c_{jk}^{22} &= -c_{jk}^{32} = h_{jk}
 \end{aligned}
 \tag{4.2}$$

В силу (4.2) соотношения (4.1) представятся в виде

$$\begin{aligned}
 \frac{\partial l_i}{\partial e_{jk}} &= c_{jk} m_i + d_{jk} n_i \\
 \frac{\partial m_i}{\partial e_{jk}} &= -c_{jk} l_i + h_{jk} n_i \\
 \frac{\partial n_i}{\partial e_{jk}} &= -d_{jk} l_i - h_{jk} m_i
 \end{aligned}
 \tag{4.3}$$

Продифференцировав теперь тождества $e_{\alpha\beta} = e_{\alpha\tau} = e_{\beta\tau} = 0$ из (1.20), с учетом формул (4.3) и (1.20) получим

$$\begin{aligned}
 \frac{\partial e_{\alpha\beta}}{\partial e_{pk}} &= l_p m_k + l_k m_p + 2c_{pk}(e_\beta - e_\alpha) + d_{pk} e_{\beta\tau} + h_{pk} e_{\alpha\tau} = 0 \\
 \frac{\partial e_{\alpha\tau}}{\partial e_{pk}} &= l_p n_k + l_k n_p + c_{pk} e_{\beta\tau} + 2d_{pk}(e_\tau - e_\alpha) - h_{pk} e_{\alpha\beta} = 0 \\
 \frac{\partial e_{\beta\tau}}{\partial e_{pk}} &= m_p n_k + m_k n_p + 2h_{pk}(e_\tau - e_\beta) - c_{pk} e_{\alpha\tau} - d_{pk} e_{\alpha\beta} = 0
 \end{aligned}
 \tag{4.4}$$

Отсюда найдем

$$\begin{aligned}
 c_{pk} &= \frac{l_p m_k + l_k m_p}{2(e_\alpha - e_\beta)}, & d_{pk} &= \frac{l_p n_k + l_k n_p}{2(e_\alpha - e_\tau)} \\
 h_{pk} &= \frac{m_p n_k + m_k n_p}{2(e_\beta - e_\tau)}
 \end{aligned}
 \tag{4.5}$$

В силу этого из (4.3) для производных направляющих косинусов окончательно будем иметь

$$\begin{aligned}
 \frac{\partial l_i}{\partial e_{pq}} &= \frac{l_p m_q + l_q m_p}{2(e_\alpha - e_\beta)} m_i + \frac{l_p n_q + l_q n_p}{2(e_\alpha - e_\tau)} n_i \\
 \frac{\partial m_i}{\partial e_{pq}} &= \frac{m_p n_q + m_q n_p}{2(e_\beta - e_\tau)} n_i + \frac{l_p m_q + l_q m_p}{2(e_\beta - e_\alpha)} l_i \\
 \frac{\partial n_i}{\partial e_{pq}} &= \frac{l_p n_q + l_q n_p}{2(e_\tau - e_\alpha)} l_i + \frac{m_p n_q + m_q n_p}{2(e_\tau - e_\beta)} m_i
 \end{aligned}
 \tag{4.6}$$

Отсюда при необходимости можно получить формулы для производных направляющих косинусов по компонентам тензора напряжения.

Для этого достаточно в формулах (4.6) от e_{ij} перейти к ε_{ij} согласно (1.16) и заменить ε_{ij} на σ_{ij} .

5. Рассмотрим теперь краевую задачу, когда на одной части поверхности (S_u) заданы перемещения, а на другой части (S_F) — внешние напряжения. Пусть u_i есть решение рассматриваемой задачи в предположении, что весь объем, занимаемый телом, является областью второго рода. Предположим теперь, что существует еще и второе решение u'_i , при котором также весь рассматриваемый объем является областью второго рода. Обозначим разность этих двух решений через Δu_i . Тогда после некоторого преобразования, аналогичного преобразованию выражения для виртуальной работы и приводящего к равенству (1.18), можно получить следующее равенство:

$$\int \Delta F_i \Delta u_i dS = \int \Delta \left(\frac{\partial W}{\partial e_{pq}} \right) \Delta e_{pq} dV \quad (5.1)$$

Если теперь W будет строго выпуклой функцией компонентов деформации e_{pq} , то объемный интеграл правой части равенства (5.1), в силу (2.2), будет положительным при двух решениях, соответствующих различным деформациям. Однако подинтегральное выражение левой части равенства (5.1) тождественно равно нулю, так как $\Delta F_i = 0$ на S_F и $\Delta u_i = 0$ на S_u . Следовательно, предположение о существовании второго, отличного от первого, решения исключается. Значит $u'_i = u_i$, если учесть, что принятые здесь граничные условия задачи исключают движение упругого тела как абсолютно твердого тела.

Напомним, что приведенное здесь доказательство о единственности решения имеет силу только в предположении, что все тело, при двух различных решениях, является областью второго рода.

При указанном предположении обозначим через u_i истинное перемещение, через u'_i — любое геометрически возможное перемещение, а через $\Delta u_i = u'_i - u_i$ — их разность. Тогда, в силу соотношения (2.1) и формулы преобразования (1.18), можно написать следующее неравенство:

$$\int \Delta W dV > \int \frac{\partial W}{\partial e_{pq}} \Delta e_{pq} dV = \int F_i \Delta u_i dS + \int X_i \Delta u_i dV \quad (5.2)$$

Из этого неравенства следует, что при переходе от истинных перемещений к любым другим, допускаемым связями, приращение потенциальной энергии деформации становится больше работы, совершаемой заданными поверхностными и объемными силами. Отсюда можно заключить, что деформированное под действием заданных поверхностных и объемных сил тело только при истинных перемещениях будет находиться в устойчивом равновесии.

Этот естественный вывод находится в полном соответствии с общими положениями механики сплошной среды.

Таким образом, изложенное в настоящем пункте еще раз (на этот раз для разномодульного тела) подтверждает оценку Р. Хилла о значении понятия выпуклой функции.

Институт механики
АН Армянской ССР

Поступила 11 II 1972

Ա. Ա. ԽԱՉԱՏՐՅԱՆ

ՏԱՐԱՄՈԴՈՒԼ ԱՌԱՉԳՈՎԱՆՈՒԹՅԱՆ ՏԵՄՈՒԹՅԱՆ ԽՆԴԻՐԻ
ԼՈՒԾՄԱՆ ՄԵՍԿՈՒԹՅԱՆ ՄԱՍԻՆ

Ա մ փ ո փ ո լ լ մ

Յույց է արված, որ դեֆորմացիայի պոտենցիալ էներգիան հանդիսանում է ուսուցիկ ֆունկցիա իր արգումենտների (դեֆորմացիայի կոմպոնենտների) նկատմամբ: Հիմնվելով դրա վրա ապացուցված է տարամոդուլ առաձգականության տեսության խնդրի լուծման միակությունը այն ենթադրությամբ, որ դիտարկվող մարմնի ամբողջ ծավալում գլխավոր շարունակներից մեկի նշանը տարբերվում է մյուս երկուսի նշանից:

ON THE UNIQUE SOLUTION OF THE PROBLEM IN THE
HETEROMODULUS THEORY OF ELASTICITY

A. A. KHACHATRIAN

S u m m a r y

The specific potential energy of deformation of an elastic heteromodulus body is shown to be a convex function of its arguments. The unique solution of the problem in the heteromodulus theory of elasticity is proved on the basis of the above.

Л И Т Е Р А Т У Р А

1. Хилл Р. Новые горизонты в механике твердых тел. Сб. Механика, ИЛ, № 4, 1957.
2. Хилл Р. О единственности и устойчивости в теории конечных упругих деформаций. Сб. Механика, ИЛ, № 3, 1958.
3. Гольденблат И. И. Нелинейные проблемы теории упругости. Изд. «Наука», М., 1969.
4. Амбарцумян С. А., Хачатрян А. А. Основные уравнения теории упругости для материалов, разносопротивляющихся растяжению и сжатию. Инж. ж. МТТ, № 2, 1966.
5. Амбарцумян С. А., Хачатрян А. А. К разномодульной теории упругости. Инж. ж. МТТ, № 6, 1966.
6. Амбарцумян С. А., Хачатрян А. А. К вопросу теории упругости разномодульного материала. Докл. АН Арм. ССР, т. XVIII, 4, 1969.
7. Ambartsumian S. A. Equations of the theory of thermal stresses in double-modulus materials. Proc. of the IUTAM Symposium East Kilbride, June 25-28, 1968.