

Р. Е. МКРТЧЯН

ОБ ОДНОЙ МОДЕЛИ МАТЕРИАЛА, РАЗНОСОПРОТИВЛЯЮЩЕГОСЯ ДЕФОРМАЦИЯМ РАСТЯЖЕНИЯ И СЖАТИЯ

Теории упругости материала, разносопротивляющегося напряжениям растяжения и сжатия, посвящен ряд работ советских исследователей. В настоящее время эта теория развивается, в основном, по двум направлениям: [1, 2, 3] и [4, 5].

В настоящей работе строится модель упругой среды, разносопротивляющейся деформациям растяжения и сжатия, при конечных деформациях.

На основании непрерывности напряжений и функции энергии деформации предлагается метод для определения вида функции энергии деформации указанного материала. В рамках теории упругости второго порядка и линейной теории упругости разрабатывается способ определения упругих постоянных.

Работа базируется на соотношениях общей нелинейной теории упругости [6, 7].

Представим однородную упругую среду, армированную системой тонких упругих нитей, так, чтобы они заполняли эту среду всюду и по всем направлениям равномерно.

Пусть каждая нить идеально тонкая, абсолютно гибкая и не образует каких-либо неправильных перегибов. Нити достаточно близки друг к другу и прилипают к среде, в которую они внедрены. При этом нерегулярностью деформации среды между смежными нитями можно пренебречь.

Пусть нити имеют значительно больший модуль упругости, чем окружающая их среда, и изготовлены из несжимаемого материала.

Как показывают эксперименты, каждая нить в композиционном материале, если выдерживает сжимающую силу, не учитывая всестороннего гидростатического давления, то вследствие возникновения некоторой формы неустойчивости она теряет прямолинейную форму и оказывает сопротивление меньшее, чем при растягивающих напряжениях [8].

Так как нити изготовлены из несжимаемого материала, то появление сжимающей силы (не считая всестороннего гидростатического давления, при котором нити не теряют устойчивости) в них обуславливается появлением соответствующей деформации сжатия.

Таким образом, можно принять, что рассматриваемая среда изготовлена из материала, разносопротивляющегося растяжению и сжа-

тию, и, ввиду вышесказанного, появление такого эффекта мы будем связывать с деформациями.

При растяжении или сжатии материала со всех сторон его упругие свойства по всем направлениям одинаковы. Тогда его функция энергии деформации W зависит только от инвариантов деформации I_1 , I_2 и I_3

$$\Psi = W^+(I_1, I_2, I_3) \quad (1)$$

при растяжении его со всех сторон и

$$W = W^-(I_1, I_2, I_3) \quad (2)$$

при сжатии его со всех сторон.

С деформируемым телом свяжем ортогональную систему координат $(\bar{\Theta}_1, \bar{\Theta}_2, \bar{\Theta}_3)$ так, чтобы в каждой точке она совпадала с главными направлениями тензора деформаций $(\bar{y}_1, \bar{y}_2, \bar{y}_3)$. Свяжем с системой $(\bar{\Theta}_1, \bar{\Theta}_2, \bar{\Theta}_3)$ метрические тензоры

$$\bar{g}_{ij} = \frac{\partial x^r}{\partial \bar{\Theta}^i} \frac{\partial x^r}{\partial \bar{\Theta}^j}, \quad \bar{g}^{ij} = \frac{\partial \bar{\Theta}^i}{\partial x^r} \frac{\partial \bar{\Theta}^j}{\partial x^r} \quad (3)$$

недеформированного состояния и

$$\bar{G}_{ij} = \frac{\partial y^r}{\partial \bar{\Theta}^i} \frac{\partial y^r}{\partial \bar{\Theta}^j}, \quad \bar{G}^{ij} = \frac{\partial \bar{\Theta}^i}{\partial y^r} \frac{\partial \bar{\Theta}^j}{\partial y^r} \quad (4)$$

деформированного состояния. Здесь (x^1, x^2, x^3) и (y^1, y^2, y^3) — координаты точки по отношению к фиксированной прямоугольной декартовой системе координат в недеформированном и деформированном состояниях соответственно.

Если материал растягивается (сжимается) по направлению оси $\bar{\Theta}_i$ и сжимается (растягивается) по всем ей перпендикулярным направлениям, то упругие свойства материала по всем направлениям, перпендикулярным этой оси, одинаковы и различаются от упругих свойств материала по направлению $\bar{\Theta}_i$. Можно принять, что в пределах деформированного состояния указанного вида материал однороден в том смысле, что упругие свойства, отнесенные к осям $(\bar{\Theta}_1, \bar{\Theta}_2, \bar{\Theta}_3)$, одинаковы в каждой точке этой области.

Для определения вида функции энергии деформации в пределах области определенного характера напряженного состояния, например, в области, где материал по направлению оси $\bar{\Theta}_1$ растягивается, а по перпендикулярным ей направлениям сжимается, выделим в какой-то точке P этой области элементарный параллелепипед, ребра которого параллельны главным направлениям $(\bar{y}_1, \bar{y}_2, \bar{y}_3)$ в этой точке.

* Положение индексов у координат x_i , y_i и $\bar{\Theta}_i$ не имеет значения, поэтому для удобства они помещаются вверху или внизу.

Заметим, что мы получили бы такое же напряженное состояние, какое в действительности имеет наш элементарный параллелепипед, если приняли бы, что его материал трансверсально изотропен с соответствующими упругими свойствами по отношению к направлению \bar{y}_1 [7]. Тогда W материала нашего параллелепипеда, как и в случае трансверсально изотропного тела, будет зависеть от инвариантов деформаций I_1 , I_2 и I_3 , от \bar{e}_{11} и от $\bar{e}_{31}^2 + \bar{e}_{12}^2$, где \bar{e}_{ij} — компоненты деформации по отношению к осям $(\bar{y}_1, \bar{y}_2, \bar{y}_3)$ в точке P .

Так как $\bar{e}_{31} = \bar{e}_{12} = 0$, то функция энергии деформации в указанной области выражается инвариантами деформаций и безразмерной компонентой деформаций

$$\gamma_{(11)} = \frac{\bar{\gamma}_{11}}{\sqrt{\bar{g}_{11}\bar{g}_{11}}} = \bar{e}_{11} \quad (5)$$

Обозначим $W = W_1(I_1, I_2, I_3, \gamma_{(11)})$.

Аналогичным образом получим еще пять новых видов функции энергии деформации для остальных случаев напряженного состояния указанного характера

$$W = W_{(2)}(I_1, I_2, I_3, \gamma_{(22)})$$

$$W = W_{(3)}(I_1, I_2, I_3, \gamma_{(33)})$$

если материал по направлению $\bar{\Theta}_2$ или $\bar{\Theta}_3$ (\bar{y}_2 или \bar{y}_3) растягивается, и

$$W = W_{(s)}(I_1, I_2, I_3, \gamma_{(ss)})$$

если материал по направлению $\bar{\Theta}_s$ ($s = 1, 2, 3$) сжимается.

Определенным таким образом функциям W^1 , W^2 , $W_{(s)}^*$ и $W_{(s)}^*$ ($s = 1, 2, 3$) пусть соответствуют контрвариантные компоненты напряжений τ^{ij} , τ_{ij}^* , $\tau_{(s)}^{ij}$ и $\tau_{(s)}^{ij}$ соответственно, которые определяются выражениями [7]

$$\tau^{ij} = \Phi^* g^{ij} + \Psi^* B^{ij} + p^* G^{ij} \quad (6)$$

$$\tau_{(s)}^{ij} = \Phi_{(s)}^* g^{ij} + \Psi_{(s)}^* B^{ij} + p_{(s)}^* G^{ij} + \Theta_{(s)}^* M_{(ss)}^{ij}$$

где

$$\Phi_{(s)}^* = \frac{2}{V I_3} \frac{\partial W_{(s)}^*}{\partial I_1}, \quad \Psi_{(s)}^* = \frac{2}{V I_3} \frac{\partial W_{(s)}^*}{\partial I_2}, \quad p_{(s)}^* = 2 V I_3 \frac{\partial W_{(s)}^*}{\partial I_3} \quad (7)$$

$$\Theta_{(s)}^* = \frac{1}{V I_3} \frac{\partial W_{(s)}^*}{\partial \gamma_{(ss)}^*}, \quad M_{(ss)}^{ij} = \frac{\partial \Theta^j}{\partial \Theta^s} \frac{\partial \Theta^j}{\partial \Theta^s} / \bar{g}_{ss}$$

(по индексу s не суммировать).

* Индексы в скобках являются свободными индексами и суммирование по этим индексам не производится.

$\tau_{(s)}^{ij}$ и $\tau_{(s)}^{ij}$ определяются аналогичными выражениями.

Предположим, в какой-то зоне деформированного состояния материал по направлению \bar{y}_1 растягивается, а по перпендикулярным к нему направлениям деформации равны нулю. Тогда из того условия, что функция энергии деформации и напряжения должны быть непрерывными, получаем

$$\begin{aligned} W^+(I_1, I_2, I_3) &= W_{(1)}(I_1, I_2, I_3, \gamma_{(11)}) = W_{(2)}(I_1, I_2, I_3, \gamma_{(22)}) = \\ &= W_{(3)}(I_1, I_2, I_3, \gamma_{(33)}), \quad \tau_{(1)}^{ij} = \tau_{(2)}^{ij} = \tau_{(3)}^{ij} = \tau_{(s)}^{ij} \end{aligned} \quad (8)$$

Если в какой-то зоне материал по направлению \bar{y}_2 растягивается, по направлению \bar{y}_3 сжимается, а по \bar{y}_1 деформации равны нулю, то имеют место соотношения

$$\begin{aligned} W_{(2)}(I_1, I_2, I_3, \gamma_{(22)}) &= W_{(3)}(I_1, I_2, I_3, \gamma_{(33)}) \\ \tau_{(2)}^{ij} &= \tau_{(3)}^{ij} \end{aligned} \quad (9)$$

В другой же зоне, где деформации по направлению \bar{y}_1 равны нулю, а по направлениям, перпендикулярным \bar{y}_1 , материал сжимается, имеем

$$\begin{aligned} W^-(I_1, I_2, I_3) &= W_{(1)}(I_1, I_2, I_3, \gamma_{(11)}) \\ \tau_{(1)}^{ij} &= \tau_{(1)}^{ij} \end{aligned} \quad (10)$$

Аналогичные соотношения могут быть получены и для других подобных случаев деформированного состояния.

Если каким-то путем определено упругое поведение материала в некоторых видах деформированного состояния, то из указанных соотношений могут быть определены упругие свойства материала.

Если деформации небольшие, то функция $W_{(s)}$ может быть представлена степенным рядом по переменным $(I_1 - 3)$, $(I_2 - 3)$, $(I_3 - 1)$ и $\gamma_{(11)}$

$$W_{(s)} = \sum_{i, j, k, l=0}^{\infty} C_{ijkl} (I_1 - 3)^i (I_2 - 3)^j (I_3 - 1)^k \gamma_{(11)}^l$$

где $C_{(000)} = 0$, поскольку в недеформированном состоянии $W_{(s)} = 0$. Величины $(I_1 - 3)$, $(I_2 - 3)$, $(I_3 - 1)$ и $\gamma_{(11)}$, вообще говоря, оказываются первого порядка малости по отношению к главным удлинениям.

Функцию $W_{(s)}$ можно представить в другом виде

$$W_{(s)} = \sum_{i, j, k, l=0}^{\infty} A_{ijkl} J_1^i J_2^j J_3^k \gamma_{(11)}^l \quad (11)$$

где

$$J_1 = I_1 - 3, \quad J_2 = I_2 - 2I_1 + 3, \quad J_3 = I_3 - I_2 + I_1 - 1 \quad (12)$$

оказываются соответственно первого, второго и третьего порядка малости по отношению к главным удлинениям [7].

A'_{ijkl} — постоянные, причем

$$A'_{0000} = A'_{1000} = A'_{0001} = 0$$

так как в недеформированном состоянии напряжения и $W'_{(s)}$ равны нулю.

Если в уравнении (11) пренебрегаем членами более высокой степени, чем третья по отношению к главным удлинениям, то получаем

$$\begin{aligned} W'_{(s)} = & A'_{0100} J_2 + A'_{2000} J_1^2 + A'_{1100} J_1 J_2 + A'_{3000} J_1^3 + A'_{0010} J_3 + \\ & + A'_{0002} \gamma_{(ss)}^2 + A'_{0003} \gamma_{(ss)}^3 + A'_{1001} J_1 \gamma_{(ss)} + A'_{1002} J_1 \gamma_{(ss)}^2 + \\ & + A'_{2001} J_1^2 \gamma_{(ss)} + A'_{0101} J_2 \gamma_{(ss)} \end{aligned} \quad (13)$$

Для $W'_{(s)}$ получаем аналогичное выражение

$$W'_{(s)} = A'_{1100} J_2 + A'_{2000} J_1^2 + \dots + A'_{0101} J_2 \gamma_{(ss)} \quad (14)$$

Функции W^+ и W^- с той же степенью точности определяются выражением Мурнагана

$$W^+ = A_1^+ J_2 + A_2^+ J_1^2 + A_3^+ J_1 J_2 + A_4^+ J_1^3 + A_5^+ J_3 \quad (15)$$

$$W^- = A_1^- J_2 + A_2^- J_1^2 + A_3^- J_1 J_2 + A_4^- J_1^3 + A_5^- J_3$$

Тогда функции Φ^+ , Ψ^+ , p^+ , $\Phi'_{(s)}$, $\Psi'_{(s)}$, $p'_{(s)}$ и $\Theta'_{(s)}$, входящие в уравнения (6), с помощью (7), (13) и (15) определяются выражениями

$$\begin{aligned} \Phi^+ = & \frac{2}{V I_3} [A_5^+ - 2A_1^+ + 2(A_2^+ - A_3^+) (I_1 - 3) + \\ & + A_3^+ (I_2 - 3) + 3A_4^+ (I_1 - 3)^2] \end{aligned}$$

$$\Psi^+ = \frac{2}{V I_3} [A_1^+ - A_5^+ + A_3^+ (I_1 - 3)], \quad p^+ = 2\sqrt{I_3} A_5^+ \quad (16)$$

$$\begin{aligned} \Phi'_{(s)} = & \frac{2}{V I_3} [A'_{0010} - 2A'_{0100} + 2(A'_{2000} - A'_{1100}) (I_1 - 3) + A'_{1100} (I_2 - 3) + \\ & + 3A'_{3000} (I_1 - 3)^2 + (A'_{1001} - 2A'_{0101}) \gamma_{(ss)} + A'_{1002} \gamma_{(ss)}^2 + 2A'_{2001} \gamma_{(ss)} (I_1 - 3)] \end{aligned}$$

$$\Psi'_{(s)} = \frac{2}{V I_3} [A'_{0100} - A'_{0010} + A'_{1100} (I_1 - 3) + A'_{0101} \gamma_{(ss)}]$$

$$p'_{(s)} = 2\sqrt{I_3} A'_{0010} \quad (17)$$

$$\Theta_{(s)}^{\cdot} = \frac{1}{V I_3} [2A_{0002}^{\cdot} \gamma_{(ss)} + 3A_{0003}^{\cdot} \gamma_{(ss)}^2 + (A_{1001}^{\cdot} - 2A_{0101}^{\cdot}) (I_1 - 3) + \\ + 2A_{1002}^{\cdot} \gamma_{(ss)} (I_1 - 3) + A_{2001}^{\cdot} (I_1 - 3)^2 + A_{0101}^{\cdot} (I_2 - 3)] \quad (17)$$

Функции Φ^{\cdot} , Ψ^{\cdot} , p^{\cdot} , $\Phi_{(s)}^{\cdot}$, $\Psi_{(s)}^{\cdot}$, $p_{(s)}^{\cdot}$ и $\Theta_{(s)}^{\cdot}$ определяются аналогичными выражениями.

Из равенств (8), (9) и (10) видно, что упругие постоянные, входящие в выражения $W_{(s)}^{\cdot}$ и $W_{(s)}^{\cdot}$, некоторым образом зависят от упругих постоянных, входящих в выражения W^+ и W^- .

Попытаемся найти эти зависимости.

В какой-то точке деформированного тела рассмотрим напряженное состояние элементарного параллелепипеда, ребра которого параллельны главным направлениям деформаций. Пусть системы координат y_i , θ^i и $\bar{\theta}^i$ выбраны так, что в этой точке они совпадают с системой \bar{y}_i (главные направления деформаций). Если указанный параллелепипед растягивается со всех сторон, то его деформацию можно представить состоящей только из однородных растяжений с коэффициентами растяжений $\lambda_1 \geq 1$, $\lambda_2 \geq 1$ и $\lambda_3 > 1$, соответствующими главным направлениям \bar{y}_1 , \bar{y}_2 , \bar{y}_3 соответственно.

Решение задачи однородного растяжения изотропного тела дано в работе [6]

$$\begin{aligned} \tau_{11}^+ &= \sigma_{11}^+ = \lambda_1^2 \Phi^+ + \lambda_1^2 (\lambda_2^2 + \lambda_3^2) \Psi^+ + p^+ \\ \tau_{22}^+ &= \sigma_{22}^+ = \lambda_2^2 \Phi^+ + \lambda_2^2 (\lambda_3^2 + \lambda_1^2) \Psi^+ + p^+ \\ \tau_{33}^+ &= \sigma_{33}^+ = \lambda_3^2 \Phi^+ + \lambda_3^2 (\lambda_1^2 + \lambda_2^2) \Psi^+ + p^+ \\ \tau_{12}^+ &= \tau_{21}^+ = \tau_{13}^+ = \tau_{31}^+ = 0 \end{aligned} \quad (18)$$

где σ_{ij}^+ — физические компоненты напряжений для функции W^+ .

Если наш элементарный параллелепипед сжимается по главным направлениям, т. е. $\lambda_1 \leq 1$, $\lambda_2 \leq 1$, $\lambda_3 < 1$, то напряжения определяются выражениями, аналогичными (18), где вместо Φ^+ , Ψ^+ и p^+ фигурируют функции Φ^- , Ψ^- и p^- .

Если вырезанный параллелепипед растягивается по направлению \bar{y}_1 , а по перпендикулярным к нему направлениям сжимается, т. е. $\lambda_1 \geq 1$, $\lambda_2 \leq 1$, $\lambda_3 \leq 1$, то нетрудно доказать, что компоненты напряжений в этом случае (соответствующие функции энергии деформации $W_{(1)}^{\cdot}$) определяются выражениями

$$\begin{aligned} \tau_{(1)}^{\cdot 11} &= \sigma_{(1)}^{\cdot (11)} = \lambda_1^2 \Phi_{(1)}^{\cdot} + \lambda_1^2 (\lambda_2^2 + \lambda_3^2) \Psi_{(1)}^{\cdot} + p_{(1)}^{\cdot} + \Theta_{(1)}^{\cdot} M_{(1)}^{11} \\ \tau_{(1)}^{\cdot 22} &= \sigma_{(1)}^{\cdot (22)} = \lambda_2^2 \Phi_{(1)}^{\cdot} + \lambda_2^2 (\lambda_3^2 + \lambda_1^2) \Psi_{(1)}^{\cdot} + p_{(1)}^{\cdot} \\ \tau_{(1)}^{\cdot 33} &= \sigma_{(1)}^{\cdot (33)} = \lambda_3^2 \Phi_{(1)}^{\cdot} + \lambda_3^2 (\lambda_1^2 + \lambda_2^2) \Psi_{(1)}^{\cdot} + p_{(1)}^{\cdot} \end{aligned} \quad (19)$$

$$\tau_{(1)}^{12} = \tau_{(1)}^{23} = \tau_{(1)}^{31} = 0 \quad (19)$$

где

$$M_{(11)}^{11} = \frac{\partial \Theta^1 \partial \Theta^1}{\partial \bar{\Theta}^1 \partial \bar{\Theta}^1} / \bar{g}_{11} = \frac{1}{g_{11}} = \lambda_1^2$$

Остальные виды напряженного состояния, соответствующие разным значениям λ_1 , λ_2 и λ_3 , определяются аналогичными выражениями.

Если наш элементарный параллелепипед деформирован так, что $\lambda_1 > 1$, $\lambda_2 = \lambda_3 = 1$, то имеют место равенства (8), откуда получаем

$$\begin{aligned} \lambda_1^2 \Phi^+ + 2\lambda_1^2 \Psi^+ + p^- &= \lambda_1^2 \Phi_{(1)}^+ + 2\lambda_1^2 \Psi_{(1)}^+ + p_{(1)}^- + \lambda_1^2 \Theta_{(1)}^+ = \\ &= \lambda_1^2 \Phi_{(2)}^+ + 2\lambda_1^2 \Psi_{(2)}^+ + p_{(2)}^- = \lambda_1^2 \Phi_{(3)}^+ + 2\lambda_1^2 \Psi_{(3)}^+ + p_{(3)}^- \\ \Phi^+ + (1 + \lambda_1^2) \Psi^+ + p^+ &= \Phi_{(1)}^+ + (1 + \lambda_1^2) \Psi_{(1)}^+ + p_{(1)}^+ = \\ &= \Phi_{(2)}^+ + (1 + \lambda_1^2) \Psi_{(2)}^+ + p_{(2)}^+ + \Theta_{(2)}^+ = \Phi_{(3)}^+ + (1 + \lambda_1^2) \Psi_{(3)}^+ + p_{(3)}^+ = \\ &= \Phi_{(2)}^+ + (1 + \lambda_1^2) \Psi_{(2)}^+ + p_{(2)}^+ = \Phi_{(3)}^+ + (1 + \lambda_1^2) \Psi_{(3)}^+ + p_{(3)}^+ + \Theta_{(3)}^+ \quad (20) \end{aligned}$$

Тогда инварианты определяются выражениями

$$I_1 - 3 = \lambda_1^2 - 1, \quad I_2 - 3 = 2(\lambda_1^2 - 1), \quad I_3 - 1 = \lambda_1^2 - 1 \quad (21)$$

В случае, когда $\lambda_1 < 1$, $\lambda_2 = \lambda_3 = 1$, получаем аналогичные равенства.

Если $\lambda_1 = 1$, $\lambda_2 > 1$ и $\lambda_2 < 1$, то из равенства (9) находим

$$\begin{aligned} \Phi_{(2)}^+ + (\lambda_2^2 + \lambda_3^2) \Psi_{(2)}^+ + p_{(2)}^- &= \Phi_{(3)}^+ + (\lambda_2^2 + \lambda_3^2) \Psi_{(3)}^+ + p_{(3)}^- \\ \lambda_2^2 \Phi_{(2)}^+ + \lambda_2^2 (1 + \lambda_3^2) \Psi_{(2)}^+ + p_{(2)}^- + \lambda_2^2 \Theta_{(2)}^+ &= \lambda_2^2 \Phi_{(3)}^+ + \lambda_2^2 (1 + \lambda_3^2) \Psi_{(3)}^+ + p_{(3)}^- \\ \lambda_3^2 \Phi_{(2)}^+ + \lambda_3^2 (1 + \lambda_2^2) \Psi_{(2)}^+ + p_{(2)}^- &= \lambda_3^2 \Phi_{(3)}^+ + \lambda_3^2 (1 + \lambda_2^2) \Psi_{(3)}^+ + p_{(3)}^- + \lambda_3^2 \Theta_{(3)}^+ \quad (22) \end{aligned}$$

В этом случае инварианты определяются

$$\begin{aligned} I_1 - 3 &= 2(\gamma_{11} + \gamma_{22}) = \lambda_1^2 + \lambda_2^2 - 2 \\ I_2 - 3 &= 2(I_1 - 3) + 4\gamma_{23}\gamma_{33} = \lambda_1^2 + \lambda_2^2 + \lambda_1^2 \lambda_2^2 - 3 \\ I_3 - 1 &= (I_1 - 3) + 4\gamma_{23}\gamma_{33} = \lambda_1^2 \lambda_2^2 - 1 \end{aligned} \quad (23)$$

Подставляя значения Φ^+ , Ψ^+ , p^+ , $\Phi_{(1)}^+$, ..., $p_{(3)}^+$, определенные из (16) — (17) и из выражений, аналогичных (16) — (17), в (20) и (22), принимая во внимание (21) и (23), получаем некоторые равенства, из которых находим упругие постоянные

$$\begin{aligned} A_{0100}^+ &= A_1^-, \quad A_{2000}^+ = A_2^-, \quad A_{1100}^+ = A_3^-, \quad A_{3000}^+ = A_4^-, \quad A_{0010}^+ = A_5^- \\ A_{0100}^- &= A_1^+, \quad A_{2000}^- = A_2^+, \quad A_{1100}^- = A_3^+, \quad A_{3000}^- = A_4^+, \quad A_{0010}^- = A_5^+ \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 A_{0002}^{\cdot} &= -A_{0002}^{\cdot} = 4(A_2^+ - A_2^-) \\
 A_{0003}^{\cdot} &= -A_{0003}^{\cdot} = 8(A_1^+ - A_1^-) + 4(A_3^+ - A_3^-) + 4(A_5^+ - A_5^-) \\
 A_{1002}^{\cdot} &= -A_{1002}^{\cdot} = 2(A_3^- - A_3^+) + 2(A_5^- - A_5^+) \\
 A_{0101}^{\cdot} &= -A_{0101}^{\cdot} = 6(A_4^+ - A_4^-) + 3(A_1^+ - A_1^-) + (A_5^+ - A_5^-) \\
 A_{1001}^{\cdot} &= A_{1001}^{\cdot} = A_{2001}^{\cdot} = A_{2001}^{\cdot} = 0
 \end{aligned} \tag{24}$$

Кроме того, получаем соотношение

$$A_1^+ + 2A_2^+ = A_1^- + 2A_2^- \tag{25}$$

Найденные упругие постоянные удовлетворяют условиям (8), (9), (10) и всем другим подобным условиям.

Подставляя значения соответствующих упругих постоянных из (24) в (13) и (16), получаем

$$\begin{aligned}
 W_{(s)}^{\cdot} &= A_1^- J_2 + A_2^- J_1^2 + A_3^- J_1 J_2 + A_4^- J_1^3 + A_5^- J_3 + 4(A_2^+ - A_2^-) \gamma_{(ss)}^2 + \\
 &\quad + 4[2(A_4^+ - A_4^-) + A_3^+ - A_3^- + A_5^- - A_5^+] \gamma_{(ss)}^3 + \\
 &\quad + 2[A_3^- - A_3^+ + A_5^- - A_5^+] J_1 \gamma_{(ss)}^2 + \\
 &\quad + [6(A_4^+ - A_4^-) + 3(A_3^+ - A_3^-) + (A_5^- - A_5^+)] J_2 \gamma_{(ss)}
 \end{aligned} \tag{26}$$

$$\begin{aligned}
 \Phi_{(s)}^{\cdot} &= \frac{2}{V J_3} \{ A_5^- - 2A_1^- + 2(A_2^- - A_3^-)(I_1 - 3) + A_3^- (I_2 - 3) + 3A_4^- (I_1 - 3)^2 - \\
 &\quad - 2[6(A_4^+ - A_4^-) + 3(A_3^+ - A_3^-) + A_5^- - A_5^+] \gamma_{(ss)} - \\
 &\quad - 2[A_3^+ - A_3^- + A_5^+ - A_5^-] \gamma_{(ss)}^2 \}
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 \Psi_{(s)}^{\cdot} &= \frac{2}{V J_3} \{ A_1^- - A_5^- + A_3^- (I_1 - 3) + [6(A_4^- - A_4^-) + 3(A_3^- - A_3^-) + \\
 &\quad + A_5^+ - A_5^-] \gamma_{(ss)} \} \\
 \rho_{(s)}^{\cdot} &= 2 \sqrt{J_3} A_5^-
 \end{aligned} \tag{27}$$

$$\begin{aligned}
 \Theta_{(s)}^{\cdot} &= \frac{1}{V J_3} \{ 8(A_2^+ - A_2^-) \gamma_{(ss)} + 12[2(A_4^+ - A_4^-) + A_3^+ - A_3^- + \\
 &\quad + A_5^+ - A_5^-] \gamma_{(ss)}^2 - 2[6(A_4^+ - A_4^-) + 3(A_3^+ - A_3^-) + \\
 &\quad + A_5^- - A_5^-] (I_1 - 3) - 4[A_3^+ - A_3^- + A_5^- - A_5^-] (I_1 - 3) \gamma_{(ss)} + \\
 &\quad + [6(A_4^+ - A_4^-) + 3(A_3^+ - A_3^-) + A_5^+ - A_5^-] (I_2 - 3) \}
 \end{aligned}$$

Аналогичные выражения могут быть получены для функций $W_{(s)}^{\cdot}$, $\Phi_{(s)}^{\cdot}$, $\Psi_{(s)}^{\cdot}$, $\rho_{(s)}^{\cdot}$ и $\Theta_{(s)}^{\cdot}$.

Если в уравнениях (15) и (26) пренебречь членами более высокой степени, чем второй, по отношению к главным удлинениям получим

$$W^+ = A_1^+ J_2 + A_2^+ J_1^2, \quad W^- = A_1^- J_2 + A_2^- J_1^2 \quad (28)$$

$$W_{(ss)}^i = A_1^- J_2 + A_2^- J_1^2 + 4(A_2^+ - A_2^-) \gamma_{(ss)}^2 \quad (29)$$

Вводим новые постоянные (постоянные Лямэ)

$$A_1^+ = -\frac{1}{2} \mu^+, \quad A_2^+ = \frac{1}{8} (\lambda^+ + 2\mu^+) \quad (30)$$

$$A_1^- = -\frac{1}{2} \mu^-, \quad A_2^- = \frac{1}{8} (\lambda^- + 2\mu^-)$$

Тогда условие (25) принимает вид

$$\lambda^+ = \lambda^- = \lambda \quad (31)$$

Подставляя значения J_1 и J_2 [7]

$$J_1 = 2\gamma_r^r \quad (32)$$

$$J_2 = 2(\gamma_r^r \gamma_k^k - \gamma_k^r \gamma_r^k)$$

(γ_r^j — компоненты смешанного тензора деформаций) в выражения (28) и (29) и принимая во внимание (30) и (31), получим

$$W^+ = \frac{1}{2} \lambda \gamma_r^r \gamma_k^k + \mu^+ \gamma_k^r \gamma_r^k \quad (33)$$

$$W_{(ss)}^i = \frac{1}{2} \lambda \gamma_r^r \gamma_k^k + \mu^- \gamma_k^r \gamma_r^k + (\mu^+ - \mu^-) \gamma_{(ss)}^2$$

Для контрвариантных компонентов тензора напряжений (6), соответствующих выражениям (33), находим

$$\tau_{+}^{ij} = \lambda \gamma_r^r g^{ij} + 2\mu^+ \gamma^{ij} \quad (34)$$

$$\tau_{(ss)}^{ij} = \lambda \gamma_r^r g^{ij} + 2\mu^- \gamma^{ij} + 2(\mu^+ - \mu^-) \gamma_{(ss)} M_{(ss)}^{ij}$$

В системе прямоугольных декартовых координат выражения (33) и (34) принимают вид

$$W^+ = \frac{1}{2} \lambda \Delta^2 + \mu^+ (e_{11}^2 + e_{22}^2 + e_{33}^2) + 2\mu^+ (e_{23}^2 + e_{31}^2 + e_{12}^2) \quad (35)$$

$$W_{(ss)}^i = \frac{1}{2} \lambda \Delta^2 + \mu^- (e_{11}^2 + e_{22}^2 + e_{33}^2) + 2\mu^- (e_{23}^2 + e_{31}^2 + e_{12}^2) + (\mu^+ - \mu^-) \bar{e}_{ss}^2$$

$$\sigma_{ij}^+ = \lambda \Delta \delta_{ij} + 2\mu^+ e_{ij} \quad (36)$$

$$\sigma_{ij}^{(s)} = \lambda \Delta \delta_{ij} + 2\mu^- e_{ij} + 2(\mu^+ - \mu^-) \bar{e}_{ss} \frac{\partial x_i}{\partial y_s} \frac{\partial x_j}{\partial y_s}$$

Здесь σ_{ij}^+ и $\sigma_{ij}^{(s)}$ — физические компоненты напряжений, соответствующие W^+ и $W^{(s)}$, e_{ij} — компоненты тензора деформации в системе прямоугольных декартовых координат (x_1, x_2, x_3) , \bar{e}_{ss} — главное значение деформации по направлению \bar{y}_s , δ_{ij} — символы Кронекера

$$\Delta = e_{11} + e_{22} + e_{33}$$

Аналогичные выражения могут быть получены для W^- , $W^{(s)}$, σ_{ij}^- и $\sigma_{ij}^{(s)}$.

Из (34) или (36) нетрудно получить зависимости деформаций от напряжений, однако эти зависимости будут иметь довольно сложный вид.

Выражения (33) — (36), полученные в рамках линейной теории упругости, отличаются от соответствующих выражений, известных в литературе [1, 2, 3, 4, 5] и др., так как в настоящей работе в качестве критерия различия понятий „растяжение“, „сжатие“ принята деформация, а не напряжение.

Автор выражает глубокую благодарность К. С. Чобаняну за ценные советы.

Институт математики и механики
АН Армянской ССР

Поступила 16 IV 1970

Թ. Ե. ՄԿՐՏՉԻԱՆ

ԶԳՄԱՆ ԵՎ ՍԵՂՄՄԱՆ ԳԵՖՈՐՄԱՅԻՆՈՒՆԵՐԻՆ ՏԱՐԲԵՐ ԳԻՄԱԿՐՈՒԹՅՈՒՆ
ՅՈՒՅՑ ՏՎՈՂ ԵՅՈՒԹԻ ՄԵԿ ՄՈԳԵԼԻ ՄԱՍԻՆ

Ա մ փ ո փ ու լ մ

Սչխատանքում կատարվում է ձգման և սեղմման դեֆորմացիաներին տարրեր զիմադրությունը շույց ավող առաձգական միջավայրի մոդել:

Դեֆորմացիաների էներգիայի ֆունկցիայի և լարումների անընդհատությունից հիմնով առաջարկվում է նշված նյութի դեֆորմացիաների էներգիայի ֆունկցիայի տեսքը որոշելու հղանակ:

Առաձգական հաստատունների որոշումը կատարվում է երկրորդ կարգի և դրային առաձգականության տեսության սահմաններում:

ON A MODEL OF A MEDIUM HETERORESISTANT TO TENSION AND COMPRESSION DEFORMATIONS

R. E. MKRTCHIAN

S u m m a r y

This paper presents a model of an elastic medium heteroresistant to tension and compression deformations.

In virtue of the principle of continuity of the strain-energy function and stress a method is suggested to determine the form of the strain-energy function of the medium. The definition of elastic constants is made in terms of the theory of elasticity of the second order and of the linear theory of elasticity.

Л И Т Е Р А Т У Р А

1. Амбарцумян С. А., Хачатрян А. А. Основные уравнения теории упругости для материалов, разносопротивляющихся растяжению и сжатию. Инж. ж., МТТ, № 2, 1966.
2. Амбарцумян С. А., Хачатрян А. А. К равномодульной теории упругости. Инж. ж., МТТ, № 6, 1966.
3. Амбарцумян С. А., Хачатрян А. А. К вопросу теории упругости равномодульного материала. Докл. АН Арм. ССР, XVIII, 4, 1969.
4. Матченко Н. М., Толоконников Л. А. О нелинейных соотношениях равномодульной теории упругости. Сб. работ по теории упругости. Тульский политехнический ин-т, Тула, 1968.
5. Матченко Н. М., Толоконников Л. А. О связи между напряжениями и деформациями в равномодульных изотропных средах. Инж. ж., МТТ, № 6, 1968.
6. Green A. E. Zerna W. Theoretical Elasticity. Clarendon Press, Oxford, 1954.
7. Грин А., Адкинс Дж. Большие упругие деформации и нелинейная механика сплошной среды. Изд. Мир, М., 1965.
8. Сокоян А. С. О связи между деформациями и напряжениями для разносопротивляющегося на растяжение и сжатие композиционного материала строго однонаправленной структуры. Изв. АН АрмССР, сер. техн. наук, т. XIX, № 6, 1966.