

ИССЛЕДОВАНИЕ ПРОЦЕССА ФОРМОВАНИЯ КОМПОЗИТА НА ЭТАПЕ ПОЛИМЕРИЗАЦИИ СВЯЗУЮЩЕГО

¹Василевич Ю.В., ²Федотов Д.А., ¹Сахоненко С.В., ²Сахоненко В.М.

¹УО «Белорусский национальный технический университет», Минск

²ОАО «Авангард» Сафоново

На протяжении всех технологических процессов формования композиционного материала происходит существенное изменение его физико-механических свойств. И если свойства в направлении армирования волокон остаются линейными и практически неизменными, то податливость в поперечном направлении существенно нелинейна на стадиях намотки, разогрева, отверждения, готового изделия и может меняться на три порядка. Применение к такому материалу единой реологической модели практически исключено. Инженерный метод решения заключался в том, что для каждого этапа механическое поведение описывается своим законом. При этом на стыках стадий имеет место скачкообразное изменение характеристик. В отношении этих стыков могут быть приняты различные упрощающие гипотезы, например, гипотеза о наследовании напряженного состояния. Точность гипотез должна подвергаться экспериментальной проверке.

Пусть армирующий материал направлен в одном направлении. Тогда любое круглое сечение, перпендикулярное к нему, представляет совокупность множества сечений нитей и твердого связующего между ними. Такой композит можно определить как детерминированную структуру двух материалов: связующего и круглых сечений нитей.

На рисунке 1 показана схема расположения составляющих композита.

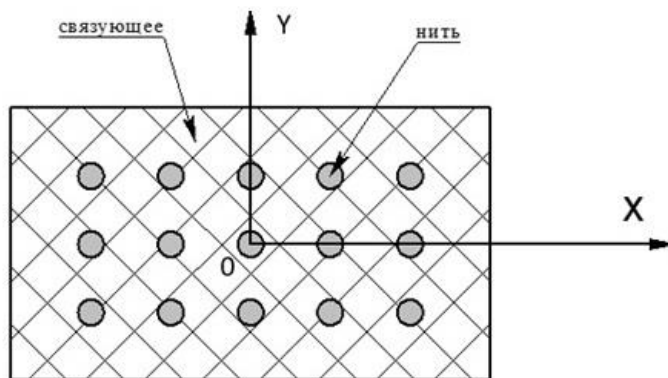


Рис. 1. Структурная схема композита

Для этого материала условия равновесия и совместности деформаций наполнителя и связующего приводят к следующим зависимостям [1-3]

$$\begin{aligned} \sigma_r &= \sigma_{rH} = \sigma_{rc}, \quad \sigma_\theta = \sigma_{\theta H} = \sigma_{\theta c}, \\ \varepsilon_r &= m\varepsilon_{rc} + (1-m)\varepsilon_{rH}, \\ \varepsilon_\theta &= m\varepsilon_{\theta c} + (1-m)\varepsilon_{\theta H}. \end{aligned} \quad (1)$$

Здесь m – относительное содержание связующего в единице объема полимерной композиции; θ – индекс, означающий кольцевое направление; r – радиальное направление; σ_θ , σ_r , ε_θ , ε_r – «осредненные» напряжения и деформации; σ_{rH} , σ_{rc} , $\sigma_{\theta H}$, $\sigma_{\theta c}$, $\varepsilon_{\theta H}$, $\varepsilon_{\theta c}$, ε_{rH} , ε_{rc} – напряжения и деформации в связующем и наполнителе.

Предполагаем, что наполнитель и связующее являются изотропными и подчиняются закону Гука

$$\varepsilon_{rH} = \frac{1}{E_H}(\sigma_{rH} - \nu_H \sigma_{\theta H}), \quad \varepsilon_{\theta H} = \frac{1}{E_H}(\sigma_{\theta H} - \nu_H \sigma_{rH}), \quad (2)$$

$$\varepsilon_{rc} = \frac{1}{E_c}(\sigma_{rc} - \nu_c \sigma_{\theta c}) + \varepsilon_c, \quad \varepsilon_{\theta c} = \frac{1}{E_c}(\sigma_{\theta c} - \nu_c \sigma_{rc}) + \varepsilon_c, \quad (3)$$

где E_H , E_c , ν_H и ν_c – модули упругости и коэффициенты Пуассона связующего и наполнителя; индекс «H» относится к наполнителю, а индекс «c» к связующему; ε_c – линейная величина усадки связующего в результате полимеризации. Для осреднённых напряжений и деформаций имеет место связь

$$\varepsilon_r = \frac{1}{E}(\sigma_r - \nu \sigma_\theta), \quad \varepsilon_\theta = \frac{1}{E}(\sigma_\theta - \nu \sigma_r). \quad (4)$$

где E и ν – модуль упругости и коэффициент Пуассона композита.

Подставив выражения (2) и (3) в два последних уравнения из (1), получим

$$\begin{aligned} d_{11}\sigma_r + d_{12}\sigma_\theta &= d_1, \\ d_{12}\sigma_r + d_{11}\sigma_\theta &= d_1, \end{aligned} \quad (5)$$

где

$$\begin{aligned} d_{11} &= \frac{1}{E} - \frac{m}{E_c} - \frac{1-m}{E_H}, \\ d_{12} &= \frac{m\nu_c}{E_c} + \frac{(1-m)\nu_H}{E_H} - \frac{\nu}{E}, \\ d_1 &= m\varepsilon_c. \end{aligned}$$

Из (5) путем вычитания правых и левых частей равенств найдем

$$(d_{11} - d_{12})(\sigma_r - \sigma_\theta) = 0.$$

Пусть вначале $\sigma_r = \sigma_\theta$. В таком случае из первого уравнения системы (5) найдём

$$\sigma_r = \sigma_\theta = \frac{d_1}{d_{11} + d_{12}}. \quad (6)$$

Зависимости (6) определяют напряжения в композите, возникшие по причине усадки связующего при его полимеризации в отсутствие нагрузки на внешней границе круглого сечения композиционного материала.

Рассмотрим теперь второй случай, когда $d_{11} = d_{12}$. На этом основании из (5) получим

$$\sigma_\theta = -\sigma_r + \frac{d_1}{d_{11}}.$$

Подставим найденное значение для σ_θ в уравнение равновесия [3]

$$\frac{\partial \sigma_r}{\partial r} + \frac{1}{r}(\sigma_r - \sigma_\theta) = 0. \quad (7)$$

В результате, для нахождения напряжения σ_r , имеем зависимость

$$\sigma_r' + \frac{2\sigma_r}{r} = \frac{d_1}{d_{11}r}.$$

Решение этого уравнения имеет вид

$$\sigma_r = \frac{c}{r^2} + \frac{d_1}{2d_{11}}, \quad \sigma_\theta = -\frac{c}{r^2} + \frac{d_1}{2d_{11}}. \quad (8)$$

Здесь c – произвольная постоянная.

В (8) следует положить $c = 0$, так как в обратном случае напряжения σ_r и σ_θ обращаются в бесконечность при $r = 0$, что противоречит здравому смыслу.

В условиях симметричной деформации зависимости между радиальными перемещениями u и компонентами деформации ε_θ и ε_r имеют вид [3, с. 215-225]

$$\varepsilon_r = \frac{du}{dr}, \quad \varepsilon_\theta = \frac{u}{r}. \quad (9)$$

Полученные решения (6) и (8) должны быть согласованы с зависимостями (9). В этом случае, на основании этих равенств, вытекает условие

$$\varepsilon_r = (\varepsilon_\theta r)'$$

Для осредненных напряжений и деформаций связь между ними запишем в виде [3, стр. 216]

$$\varepsilon_\theta = \frac{\sigma_\theta}{E_\theta} - \nu_{\theta r} \frac{\sigma_r}{E_r}, \quad \varepsilon_r = \frac{\sigma_r}{E_r} - \nu_{r\theta} \frac{\sigma_\theta}{E_\theta}. \quad (10)$$

Подставим сюда значения (10) для ε_r и ε_θ . При этом воспользуемся зависимостями (8). После проведения указанных операций убеждаемся, что равенство удовлетворяется для любых значений переменной r .

Процесс полимеризации связующего, находящегося в твердом состоянии, происходит при постоянной температуре, которая равна $\approx 160^\circ\text{C}$. На этом основании в рассматриваемых формулах отсутствует зависимость от температурного градиента.

Выражения (8) при $c = 0$ и выражения (6) представляют решение одной и той же задачи. На этом основании, чтобы избежать противоречия как в том, так и в другом случаях, должно быть $d_{11} = d_{12}$. Это выражается зависимостью

$$\frac{1+\nu}{E} = \frac{m(1+\nu_c)}{E_c} + (1-m) \frac{1+\nu_H}{E_H}. \quad (11)$$

Рассмотрим теперь сечение этого однонаправленного композита параллельно волокнам. Из условий совместности деформаций и равновесия нитей для связующего в твердом состоянии можно получить следующие зависимости [1-3]

$$\begin{aligned} \varepsilon_1 = \varepsilon_{1H} = \varepsilon_{1c}, \quad \varepsilon_2 = m(\varepsilon_{2c} + \varepsilon_c) + (1-m)\varepsilon_{2H} \\ \sigma_1 = m\sigma_{1c} + (1-m)\sigma_{1H}, \quad \sigma_2 = \sigma_{2H} = \sigma_{2c}. \end{aligned} \quad (12)$$

Здесь индекс «1» означает направление армирования, а индекс «2» обозначает направление, перпендикулярное направлению армирования. Принятые обозначения такие же, как и в зависимостях (1). Только вместо индекса « θ » следует принять индекс «1», а вместо индекса « r » принять индекс «2».

Изотропные материалы нитей и связующего подчиняются законам Гука (2) и (3). Связь между осредненными напряжениями и деформациями выражается равенствами [4, 5]

$$\varepsilon_1 = \frac{\sigma_1}{E_1} - \nu_1 \frac{\sigma_2}{E_2}, \quad \varepsilon_2 = \frac{\sigma_2}{E_2} - \nu_2 \frac{\sigma_1}{E_1}.$$

Из (2) и (3) с учётом (12) получим зависимости

$$\begin{aligned} \varepsilon_{1H} = \varepsilon_1 = \frac{1}{E_H}(\sigma_{1H} - \nu_H \sigma_2), \\ \varepsilon_{1c} = \varepsilon_1 - \varepsilon_c = \frac{1}{E_c}(\sigma_{1c} - \nu_c \sigma_2), \\ \sigma_{1H} = \varepsilon_1 E_H + \nu_H \sigma_2, \\ \sigma_{1c} = (\varepsilon_1 - \varepsilon_c) E_c + \nu_c \sigma_2. \end{aligned} \quad (13)$$

Произведём теперь подстановку во второе и четвёртое уравнения (12), соответствующих величин из (13). В результате получим

$$\begin{aligned} b_{11}\sigma_1 + b_{12}\sigma_2 &= b_1, \\ b_{21}\sigma_1 + b_{22}\sigma_2 &= b_2, \end{aligned} \quad (14)$$

где

$$\begin{aligned} b_{11} &= \frac{E_1^0}{E_1} - 1, \quad b_{12} = v_2^0 - \frac{E_1^0}{E_2} v_1, \quad b_{21} = \frac{v_2^0 - v_2}{E_1}, \\ b_{22} &= \frac{1 - v_2^0 v_1}{E_2} - \frac{m(1 - v_c^2)}{E_c} - \frac{(1 - m)(1 - v_H^2)}{E_H}, \\ b_1 &= mE_c \varepsilon_c, \quad b_2 = m(1 + v_c) \varepsilon_c, \\ E_1^0 &= (1 - m)E_H + mE_c, \\ v_2^0 &= (1 - m)v_H + mv_c. \end{aligned}$$

К представленным уравнениям следует добавить ещё и уравнения равновесия [3]

$$\frac{\partial \sigma_1}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{12}}{\partial y} = 0, \quad \frac{\partial \tau_{12}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_2}{\partial y} = 0. \quad (15)$$

Здесь координатные оси Ox и Oy совпадают с направлениями «1» и «2» соответственно; касательные напряжения $\tau_{12} = G\gamma_{12}$, G – модуль сдвига; γ_{12} – относительный сдвиг угла между направлениями «1» и «2».

Предполагаем деформации малыми, поэтому имеют место формулы Коши [3]

$$\varepsilon_1 = \frac{\partial u}{\partial x}; \varepsilon_2 = \frac{\partial v}{\partial y}; \gamma_{12} = \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x}. \quad (16)$$

Система (14) имеет единственное решение при отличном от 0 определителе системы. Тогда, учитывая, что коэффициенты системы и свободные члены – постоянные числа, решение системы тоже будет постоянным. В результате из (10) получим, что ε_1 и ε_2 – тоже постоянные числа. На этом основании из (16) определим

$$u = \varepsilon_1 x + f_1(y), \quad v = \varepsilon_2 y + f_2(x). \quad (17)$$

Уравнения равновесия (15) с учётом того, что σ_1 и σ_2 – постоянные, превращаются в

$$\frac{\partial \tau_{12}}{\partial y} = 0, \quad \frac{\partial \tau_{12}}{\partial x} = 0.$$

Отсюда следует, что

$$\frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} = const.$$

Подставим (17) в это уравнение. В результате получим, что

$$f_1(y) = const, \quad f_2(x) = const.$$

Постоянные в предыдущем равенстве можно взять равными нулю, так как они не влияют на напряжённое состояние композита, определяют только одинаковое перемещение его точек.

В равенствах (17) следует принять

$$\varepsilon_1 = \frac{\sigma_1}{E_1} - v_1 \frac{\sigma_2}{E_2}, \quad \varepsilon_2 = \frac{\sigma_2}{E_2} - v_2 \frac{\sigma_1}{E_1}, \quad (18)$$

$$\sigma_1 = \frac{b_1 b_{22} - b_{12} b_2}{\Delta}, \quad \sigma_2 = \frac{b_{11} b_2 - b_{21} b_1}{\Delta}, \quad (19)$$

где

$$\Delta = b_{11}b_{22} - b_{12}b_{21}.$$

Решение (19) удовлетворяет системе (14), уравнениям равновесия (15) и формулам Каши (16). Таким образом, (19) является решением задачи при отсутствии внешней нагрузки на границе. Для других граничных условий оно не подходит. Например, если граница $x = \pm 0,5a$ свободна от внешней нагрузки, а на границе $y = \pm 0,5b$ отсутствуют перемещения вдоль оси Oy , то такую задачу следует решать другим способом. Для такой постановки задачи решение может быть получено при условии существования линейной зависимости коэффициентов системы (14), т.е.

$$\frac{b_{11}}{b_{21}} = \frac{b_{12}}{b_{22}} = \frac{b_1}{b_2}. \quad (20)$$

В результате, если $b_{12} \neq 0$ из (14) найдём

$$\sigma_2 = \frac{b_1}{b_{12}} - \frac{b_{11}}{b_{12}} \sigma_1.$$

При таком условии уравнения равновесия (15) преобразуются к виду

$$\frac{\partial^2 \sigma_1}{\partial x^2} - \frac{b_{11}}{b_{12}} \frac{\partial^2 \sigma_1}{\partial y^2} = 0. \quad (21)$$

В рассматриваемой постановке решение задачи не должно зависеть от переменной x . В таком случае уравнение (20) превращается в зависимость

$$\frac{d^2 \sigma_1}{dy^2} = 0.$$

Следовательно

$$\sigma_1 = c_1 y + c_2, \quad \sigma_2 = \frac{b_1}{b_{12}} - \frac{b_{11}}{b_{12}} (c_1 y + c_2). \quad (22)$$

Воспользуемся полученным решением для нахождения перемещений u и v . Для этого используем формулы Каши (16) и зависимости (18). В результате найдём

$$u = \left[(c_1 y + c_2) \left(\frac{1}{E_1} + \frac{\nu_1}{E_2} \frac{b_{11}}{b_{12}} \right) - \frac{\nu_1}{E_1} \frac{b_1}{b_{12}} \right] x + f(y),$$

$$g = \frac{1}{E_2} \frac{b_1}{b_{12}} y - \left(c_1 \frac{y^2}{2} + c_2 y \right) \left(\frac{\nu_2}{E_1} + \frac{b_{11}}{b_{12}} \frac{1}{E_2} \right) + g(x),$$

$$\gamma_{12} = \left(\frac{1}{E_1} + \frac{\nu_1}{E_2} \frac{b_{11}}{b_{12}} \right) c_1 x + f'(y) + g'(x).$$

В этих зависимостях функции $f(y)$ и $g(x)$ появились в результате интегрирования. Однако, так как существует предположение, что решение не должно зависеть от переменной x , следует принять функцию $g(x)$ равную постоянной. Найденные зависимости должны удовлетворять уравнениям равновесия (15). После подстановки убеждаемся, что такое условие будет выполнено, если

$$\frac{b_{11}}{b_{12}} = G \left(\frac{1}{E_1} + \frac{\nu_1}{E_2} \frac{b_{11}}{b_{12}} \right), \quad f''(y) = 0. \quad (23)$$

Пусть теперь рассматривается задача, постановка которой приводит к независимости решения от переменной y . Алгоритм решения такой задачи аналогичен рассмотренному выше. В таком случае можно получить

$$\sigma_1 = c_3 x + c_4, \quad \sigma_2 = \frac{b_1}{b_{12}} - \frac{b_{11}}{b_{12}} (c_3 x + c_4),$$

$$u = \left(\frac{c_3}{2} x^2 + c_4 x \right) \left(\frac{1}{E_1} + \frac{\nu_1}{E_2} \frac{b_{11}}{b_{12}} \right) - \frac{\nu_1}{E_2} \frac{b_{11}}{b_{12}} x + f_1(y),$$

$$g = \left[\frac{b_{11}}{b_{12} E_2} - (c_3 x + c_4) \left(\frac{b_{11}}{b_{12} E_2} + \frac{\nu_2}{E_1} \right) \right] y + g_1(x),$$

$$\gamma_{12} = -c_3 y \left(\frac{b_{11}}{b_{12}} \frac{1}{E_2} + \frac{\nu_2}{E_1} \right) + f_1'(y) + g_1'(x).$$

Здесь условия независимости решения от переменной y позволяет считать функцию $f_1(y)$ равной постоянной. Удовлетворение найденного решения уравнениям равновесия (15) приводит к необходимости выполнения следующих зависимостей

$$\frac{b_{11}}{b_{12}} \frac{1}{E_2} + \frac{\nu_2}{E_1} = \frac{1}{G}, \quad g_1''(x) = 0. \quad (24)$$

Если предположить, что формулы (11), (20), (23) и (24) получены для одного и того же материала, то они в совокупности позволяют определить постоянные E_1, E_2, ν_1, ν_2 и G , которые позволяют описать напряжённое состояние в композиционном материале в момент полимеризации связующего.

В таком случае в зависимости (11) необходимо положить $E = E_2, \nu = \nu_2$. В результате система уравнений для нахождения параметров E_1, E_2, ν_1, ν_2 и G предстанет в виде

$$\frac{1 + \nu_2}{E_2} = \frac{m(1 + \nu_c)}{E_c} + \frac{(1 - m)(1 + \nu_H)}{E_H},$$

$$\frac{b_{11}}{b_{21}} = \frac{E_c}{1 + \nu_c} = E_c^0 = \frac{E_1^0 - E_1}{\nu_2^0 - \nu_2}, \quad (25)$$

$$\frac{b_{12}}{b_{22}} = E_c^0 = E_c \frac{E_2 \nu_2^0 - E_1^0 \nu_1}{E_c (1 - \nu_2^0 \nu_1) - m(1 - \nu_c^2) E_2},$$

$$\frac{b_{11}}{b_{12}} = G \cdot \left(\frac{1}{E_1} + \frac{\nu_1}{E_2} \frac{b_{11}}{b_{12}} \right), \quad \frac{b_{11}}{b_{12}} \frac{1}{E_2} + \frac{\nu_2}{E_1} = \frac{1}{G}.$$

Здесь все приведенные параметры в уравнениях (25) имеют тот же смысл, что и в зависимостях (14). Кроме того, для упрощения исследований в выражении для b_{22} взяты только два первых слагаемых, так как

$$E_H \gg E_c \quad (26)$$

и поэтому третьим слагаемым можно пренебречь. Также примем гипотезу, что $E_2 \gg E_c$

Решение системы (25) проведём следующим образом.

С учетом (26) и принятой гипотезы из первых трёх уравнений находим

$$\nu_1 = \frac{\nu_2^0 + m(1 - \nu_c)}{E_1^0} E_2 - \frac{E_c}{(1 + \nu_c) E_1^0} \approx \left[\nu_2^0 + m(1 - \nu_c) \right] \frac{E_2}{E_1^0},$$

$$\nu_2 = \frac{m(1 + \nu_c)}{E_c} E_2 - 1 \approx \frac{m}{E_c} E_2, \quad (27)$$

$$E_1 = E_2 m(1 + \nu_c) + E_1^0 \approx E_1^0.$$

Третье и четвёртое уравнения легко превращаются в зависимости

$$G^2 (1 - \nu_1 \nu_2) + (\nu_1 E_1 + \nu_2 E_2) G = E_1 E_2, \quad (28)$$

$$\left(\frac{b_{11}}{b_{12}}\right)^2 + \left(v_2 \frac{E_2}{E_1} - v_1\right) \left(\frac{b_{11}}{b_{12}}\right) = \frac{E_2}{E_1}.$$

Рассмотрим теперь отношение b_{11}/b_{12} . Подставим в него значения параметров из (14). В результате найдём

$$\frac{b_{11}}{b_{12}} = \frac{E_1^0 - E_1}{v_2^0 E_2 - E_1^0 v_1} \frac{E_2}{E_1} \approx \frac{(1+v_c) E_2}{(1-v_c) E_1}.$$

Подставим теперь значения параметров (27) и предыдущее равенство во второе уравнение из (28). В результате получим следующее уравнение для E_2

$$E_2^2 + \left[\frac{1}{m(1-v_c)} - \frac{v_2^0 + m(1-v_c)}{1+v_c} \right] E_c E_2 = E_1^0 E_c \frac{(1-v_c)}{m(1+v_c)^2}. \quad (29)$$

С учётом замечания (26) вторым слагаемым в левой части предыдущего уравнения можно пренебречь. В таком случае имеем

$$E_2^2 = E_1^0 E_c \frac{1-v_c}{m(1+v_c)^2}.$$

Следовательно,

$$E_2 = \sqrt{E_1^0 E_c \frac{1-v_c}{m(1+v_c)^2}}. \quad (30)$$

Остальные искомые величины найдём из (27) и (28) путём подстановки в них величины E_2 , определяемой соотношением (30).

Система (14) решена при $\varepsilon_c \neq 0$. Предположим теперь, что полимеризация связующего осуществлена. После чего к композиционному материалу приложена внешняя нагрузка. В этом случае необходимо считать, что $\varepsilon_c = 0$. И тогда напряжения σ_1 и σ_2 будут удовлетворять системе (14), если все коэффициенты b_{ij} равны нулю. Это позволяет определить величины жесткостных характеристик композиционного материала в момент после отверждения связующего. Приравнявая коэффициенты b_{ij} нулю, найдём

$$\begin{aligned} E_1 &= E_1^0, \quad v_2 = v_2^0. \\ v_1 &= \frac{v_2^0 E_c}{m(1-v_c^2) E_1^0 + (v_2^0)^2 E_c}, \\ E_2 &= \frac{E_c E_1^0}{m(1-v_c^2) E_1^0 + (v_2^0)^2 E_c}, \end{aligned} \quad (31)$$

Процесс усадки связующего влияет на величину жесткостных характеристик композита. Они подчиняются законам, установленным зависимостями (27) и (30). Жесткостные характеристики готового материала отличаются от промежуточных и находятся по формулам (31). Такое поведение обусловлено некоторыми свойствами нелинейности, происходящими в процессе формования материала конструкции.

Выводы:

На этапе полимеризации связующего механическое поведение композиционного материала описывается своим законом. Такой закон устанавливается посредством системы (5). В случае, когда правая часть упомянутой системы отлична от нуля на композиционный материал накладываются свойства, связанные с усадкой связующего. Равенство нулю правой части системы (5) означает переход на следующий этап формования композиционного материала.

ЛИТЕРАТУРА

1. Болотин В.В. Плоская задача теории упругости для деталей из армированных материалов. Сб. «Расчеты на прочность», Вып. 12. М., 1966. 428 с.
2. Лапин А.А. Плоская деформация резинокордовой ткани. Сб. «Расчеты на прочность в машиностроении». МВТУ 46. М., Машигиз, 1955. С. 87-99.
3. Прочность, устойчивость, колебания. Справочник в трех томах. Том 2. Под ред. И.А. Биргера. М., «Машиностроение», 1968. 464 с.
4. Лехницкий С.Г. Теория упругости анизотропного тела. М., 1950. С. 483.
5. Лехницкий С.Г. Обобщение задачи о плоской деформации на случай упругого тела с произвольной анизотропией // Уч. зап. Саратовск. гос. ун-та. Сер. физ.-мат. наук. Том I. Вып. 2. 1938. С.154-157.