

УДК 519.87

УЧЕТ ТЕМПЕРАТУРНЫХ ДЕФОРМАЦИЙ И НАПРЯЖЕНИЙ В ВЯЗКОУПРУГИХ 3D МОДЕЛЯХ

В.А. Богомолов, проф., д.т.н., В.К. Жданюк, проф., д.т.н.,
И.Л. Разницын, доц., к.ф.-м.н., С.В. Богомолов, инж.,
Харьковский национальный автомобильно-дорожный университет

Аннотация. Предложена математическая модель учета температурных деформаций и напряжений в сложных вязкоупругих 3D моделях.

Ключевые слова: температурные деформации, температурные напряжения, вязкоупругая модель, девиатор, шаровой тензор.

ВРАХУВАННЯ ТЕМПЕРАТУРНИХ ДЕФОРМАЦІЙ ТА НАПРУЖЕНЬ У В'ЯЗКОПРУЖНИХ 3D МОДЕЛЯХ

В.О. Богомолов, проф., д.т.н., В.К. Жданюк, проф., д.т.н.,
І.Л. Разніцин, доц., к.ф.-м.н., С.В. Богомолов, інж.,
Харківський національний автомобільно-дорожній університет

Анотація. Запропоновано математичну модель урахування температурних деформацій та напружень у складних в'язкопружних 3D моделях.

Ключові слова: температурні деформації, температурні напруження, в'язкопружна модель, девіатор, шаровий тензор.

ACCOUNT OF TEMPERATURE STRAINS AND STRESSES IN 3D VISCOELASTIC MODELS

V. Bogomolov, Prof., D. Sc. (Eng.), V. Zhdaniuk, Prof., D. Sc. (Eng.),
I. Raznitsyn, Assoc. Prof., Ph. D. (Phys.-Math.), S. Bogomolov, Eng.,
Kharkiv National Automobile and Highway University

Abstract. A mathematical model for account of temperature strains and stresses in complex 3D viscoelastic models is offered.

Key words: temperature strains, temperature stresses, viscoelastic model, deviator, ball tensor.

Введение

В вязкоупругих реологических системах, например таких, как асфальтобетон, значительную роль играют температурные напряжения и вызывающие их температурные деформации [1, 2]. Заметим, что эти напряжения становятся главной причиной процесса трещинообразования в холодное время эксплуатации дорожной одежды [3].

Анализ публикаций

В работах [4, 5, 7] предложено, при одновременном наличии механических напряжений и теплового эффекта, компоненты деформации в упругом теле записывать в виде

$$\begin{aligned}\varepsilon_x &= \frac{1}{E}[\sigma_x - \mu(\sigma_y + \sigma_z)] + \alpha\Delta T; \\ \varepsilon_y &= \frac{1}{E}[\sigma_y - \mu(\sigma_z + \sigma_x)] + \alpha\Delta T; \quad (1)\end{aligned}$$

$$\varepsilon_z = \frac{1}{E}[\sigma_z - \mu(\sigma_x + \sigma_y)] + \alpha\Delta T;$$

$$\gamma_{xy} = \frac{\tau_{xy}}{G}; \gamma_{yz} = \frac{\tau_{yz}}{G}; \gamma_{zx} = \frac{\tau_{zx}}{G},$$

где $\sigma_x, \sigma_y, \sigma_z$ – напряжения в точке по соответствующим осям декартовых координат; $\tau_{xy}, \tau_{yz}, \tau_{zx}$ – касательные напряжения [4]; $\varepsilon_x, \varepsilon_y, \varepsilon_z$ – относительные деформации; μ – коэффициент Пуассона; E – модуль упругости

$$G = \frac{E}{2(1+\mu)}; \quad (2)$$

α – коэффициент линейного теплового расширения

$$\Delta T = T - T_0, \quad (3)$$

где T – температура тела в точке; T_0 – температура, при которой температурная деформация считается равной нулю.

В работах [6, 7] предложены методы расчета, позволяющие учитывать влияние температуры на характеристики ползучести материала. Эти методы предполагают предварительную оценку мгновенного модуля упругости $E(t, T)$ и ядра $K(t, \tau, T)$ наследственной зависимости деформаций от напряжений.

Цель и постановка задачи

Для практики инженерных расчетов таких вязкоупругих систем, как дорожная одежда, более удобными были бы методики, предложенные в [4, 7], связывающие необходимые математические модели с построением структурных реологических моделей. Теория последних достаточно подробно представлена в работах [4, 8-12].

Средняя деформация и напряжение

Как известно [4], под средними деформацией и напряжением понимается

$$\sigma_{cp} = \frac{\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z}{3}; \quad (4)$$

$$\varepsilon_{cp} = \frac{\varepsilon_x + \varepsilon_y + \varepsilon_z}{3}. \quad (5)$$

Зависимость между σ_{cp} и ε_{cp} для упругого тела [4, 5] определяется следующим образом [4]. Сложим три первых уравнения (1) и, после соответствующих преобразований, получим

$$\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z = \frac{[(\varepsilon_x + \varepsilon_y + \varepsilon_z) - 3\alpha\Delta T]E}{1-2\mu}, \quad (6)$$

откуда, с учетом (2), (4), (5) [4],

$$\sigma_{cp} = \frac{E}{1-2\mu}(\varepsilon_{cp} - \alpha\Delta T) =$$

$$= \frac{2G(1+\mu)}{1-2\mu}(\varepsilon_{cp} - \alpha\Delta T). \quad (7)$$

Напряжения

В правой части первого уравнения (1) добавляется и вычитается величина $\mu\sigma_x$, тогда для упругого тела можно получить [4]

$$\sigma_x = \frac{\varepsilon_x E + \mu(\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z) - E\alpha\Delta T}{1+\mu}. \quad (8)$$

Проделав подобные операции со вторым и третьим уравнениями, с учетом (2), (6), (7), из (1) получаем шесть известных в теории упругости [4] физических уравнений

$$\sigma_x = 2G \left[\varepsilon_x + \frac{3\mu}{1-2\mu} \varepsilon_{cp} - \frac{1+\mu}{1-2\mu} \alpha\Delta T \right];$$

$$\sigma_y = 2G \left[\varepsilon_y + \frac{3\mu}{1-2\mu} \varepsilon_{cp} - \frac{1+\mu}{1-2\mu} \alpha\Delta T \right]; \quad (9)$$

$$\sigma_z = 2G \left[\varepsilon_z + \frac{3\mu}{1-2\mu} \varepsilon_{cp} - \frac{1+\mu}{1-2\mu} \alpha\Delta T \right];$$

$$\tau_{xy} = G\gamma_{xy}; \tau_{yz} = G\gamma_{yz}; \tau_{zx} = G\gamma_{zx}.$$

Если из левой и правой частей первых трех уравнений (9) вычесть величину σ_{cp} (7), то эти же уравнения приводятся к известной разновидности записи закона Гука [4]

$$\sigma_x - \sigma_{cp} = 2G(\varepsilon_x - \varepsilon_{cp});$$

$$\sigma_y - \sigma_{cp} = 2G(\varepsilon_y - \varepsilon_{cp});$$

$$\sigma_z - \sigma_{cp} = 2G(\varepsilon_z - \varepsilon_{cp}); \quad (10)$$

$$\tau_{xy} = 2G \frac{1}{2} \gamma_{xy}; \tau_{yz} = 2G \frac{1}{2} \gamma_{yz}; \tau_{zx} = 2G \frac{1}{2} \gamma_{zx},$$

где $\sigma_{cp}, \varepsilon_{cp}$ – определены в (7).

Таким образом, исходя из (10), напряженно-деформированное состояние такого тела удобнее всего представлять в виде [4]

$$T_H = D_H + D_{ш}, \quad (11)$$

где

$$T_H = \begin{pmatrix} \sigma_x, \tau_{xy}, \tau_{xz} \\ \tau_{yx}, \sigma_y, \tau_{yz} \\ \tau_{zx}, \tau_{zy}, \sigma_z \end{pmatrix} - \text{тензор напряжений};$$

$$D_H = \begin{pmatrix} \sigma_x - \sigma_{cp}, \tau_{xy}, \tau_{xz} \\ \tau_{yx}, \sigma_y - \sigma_{cp}, \tau_{yz} \\ \tau_{zx}, \tau_{zy}, \sigma_z - \sigma_{cp} \end{pmatrix} - \text{девиатор напряжений};$$

жений;

$$D_{ш} = \begin{pmatrix} \sigma_{cp}, 0, 0 \\ 0, \sigma_{cp}, 0 \\ 0, 0, \sigma_{cp} \end{pmatrix} = J\sigma_{cp} - \text{шаровой тензор};$$

$$J = \begin{pmatrix} 1, 0, 0 \\ 0, 1, 0 \\ 0, 0, 1 \end{pmatrix} - \text{единичная матрица};$$

$$T_d = D_d + T_d^0; \quad (12)$$

где

$$T_d = \begin{pmatrix} \varepsilon_x, \frac{1}{2}\gamma_{xy}, \frac{1}{2}\gamma_{xz} \\ \frac{1}{2}\lambda_{yx}, \varepsilon_y, \frac{1}{2}\lambda_{yz} \\ \frac{1}{2}\lambda_{zx}, \frac{1}{2}\gamma_{zy}, \varepsilon_z \end{pmatrix} - \text{тензор деформаций};$$

$$D_d = \begin{pmatrix} \varepsilon_x - \varepsilon_{cp}, \frac{1}{2}\gamma_{xy}, \frac{1}{2}\gamma_{xz} \\ \frac{1}{2}\lambda_{yx}, \varepsilon_y - \varepsilon_{cp}, \frac{1}{2}\lambda_{yz} \\ \frac{1}{2}\lambda_{zx}, \frac{1}{2}\gamma_{zy}, \varepsilon_z - \varepsilon_{cp} \end{pmatrix} - \text{девиатор деформаций};$$

формаций;

$$T_d^0 = \begin{pmatrix} \varepsilon_{cp} & 0 & 0 \\ 0 & \varepsilon_{cp} & 0 \\ 0 & 0 & \varepsilon_{cp} \end{pmatrix} = \varepsilon_{cp}J - \text{шаровой тензор деформаций}.$$

Таким образом, для рассматриваемого случая закон Гука может быть записан в обобщенном виде [4]

$$D_H = 2GD_d. \quad (13)$$

По виду выражения (13) напрашивается вывод о том, что для построения зависимостей напряжений от деформаций у упругих тел, с учетом термических деформаций, упругий структурный элемент просто заменяется на упруго-термический, представленный на рис. 1.

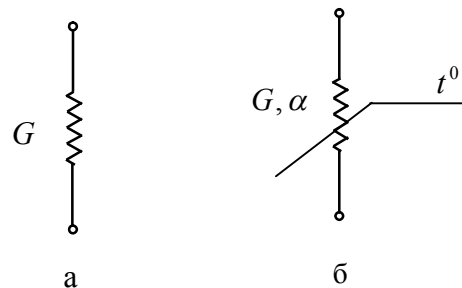


Рис. 1. Упругий и упруго-термический элементы в структурных моделях

Возникает вопрос: возможна ли такая же замена в вязкоупругих схемах, как это показано на рис. 2, а, б?

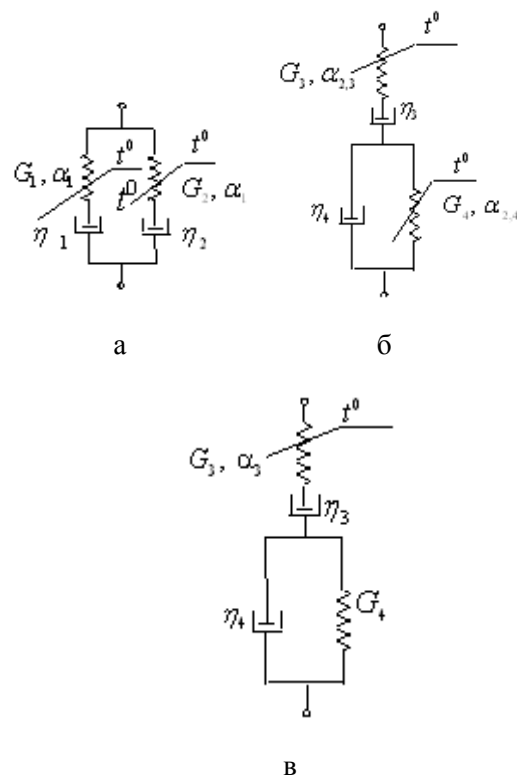


Рис. 2. Структурные термовязкоупругие схемы: а – обобщенная модель Максвелла; б, в – модель Бюргерса

Очевидно, что последовательные и параллельные соединения упруго-термических элементов (рис. 2, а, б) при одинаковых коэффициентах теплового расширения (например, $\alpha_1 = \alpha_{2,3} = \alpha_{2,4}$) приведут к различным суммарным деформациям. Значит, применяя, например, схему Бюргерса, необходимо либо соглашаться с неравенством $\alpha_{2,3} \neq \alpha_{2,4}$, либо использовать как упругие, так и упруго-термические элементы (рис. 2, в).

Второй способ лишен универсальности и может привести к значительным затруднениям при математическом моделировании и экспериментальной оценке α_1 , α_2 и т.д.

Выводы

Учитывая выше сказанное, реологическую термовязкоупругую модель можно создавать в следующей последовательности:

1. Структурную вязкоупругую модель необходимо привести либо к обобщенной модели Максвелла (рис. 3, а), либо к обобщенной модели Кельвина (рис. 3, в), в соответствии с выводами работы [9].

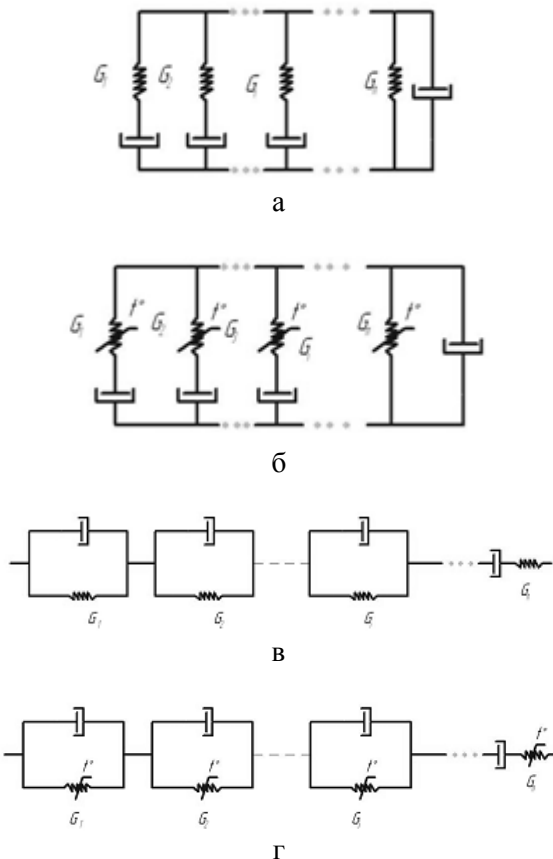


Рис. 3. Обобщенные модели Максвелла и Кельвина

2. Упругие элементы в схеме по п. 1 заменить на термовязкоупругие (рис. 3, б, г) [13].

3. В случае обобщенной схемы Максвелла (рис. 3, б) принимаем

$$\alpha_1 = \alpha_2 = \dots = \alpha_i = \dots = \alpha_n = \alpha, \quad (14)$$

где α – обозначено в (1); $\alpha_1, \alpha_2, \alpha_n$ – коэффициенты линейного теплового расширения соответствующих упругих элементов (рис. 3, б).

4. В случае обобщенной схемы Кельвина (рис. 3, г), принимаются допущения:

- сумма тепловых деформаций во всех термоупругих элементах равна суммарной термоупругой деформации;
- напряжения от термо-упругих деформаций во всех термоупругих элементах равны.

Из (1), (9) можно получить соотношения

$$\alpha_1 + \alpha_2 + \dots + \alpha_i + \dots + \alpha_n = \alpha; \quad (15)$$

$$\begin{aligned} G_1 \frac{1 + \mu_1}{1 - 2\mu_1} \alpha_1 &= G_2 \frac{1 + \mu_2}{1 - 2\mu_2} \alpha_2 = \\ &= \dots G_i \frac{1 + \mu_i}{1 - 2\mu_i} \alpha_i = \dots G_n \frac{1 + \mu_n}{1 - 2\mu_n} \alpha_n, \end{aligned} \quad (16)$$

где μ_i – коэффициент поперечной деформации в i -м упругом элементе схемы (рис. 3, г).

Откуда

$$\alpha_j = \alpha \cdot \frac{\frac{1}{G_j} \cdot \frac{1 - 2\mu_j}{1 + \mu_j}}{\sum_{i=1}^n \frac{1 - 2\mu_i}{(1 + \mu_i) G_i}}. \quad (17)$$

5. Дифференциальные зависимости деформаций от напряжений для схем по п. 2 могут быть получены в соответствии с рекомендациями работы [10].

6. Решения линейных дифференциальных уравнений могут быть получены в соответствии с [11], учитывая, что σ_{cp} и ε_{cp} определяются в (4)–(7).

Литература

1. Мозговой В.В. Научные основы обеспечения температурной трещиностойкости

- асфальтобетонных покрытий: дисс... доктора техн. наук: 05.22.11 / В.В. Мозговой. – К., 1996. – 344 с.
2. Радовский Б.С. Проектирование дорожных одежд для движения большегрузных автомобилей / Б.С. Радовский, А.С. Супрун, И.И. Козаков. – К.: Будівельник, 1989. – 168 с.
 3. Сюньи Г.К. Исследование трещинообразования в асфальтобетонных покрытиях под влиянием температурных напряжений: дис. ... канд. техн. наук / Сюньи Георгий Камиллович. – Харьков, 1940. – 128 с.
 4. Безруков Н.И. Основы теории упругости, пластичности и ползучести / Н.И. Безруков. – М.: Высшая школа, 1968. – 512 с.
 5. Коваленко А.Д. Введение в термоупругость / А.Д. Коваленко. – К.: Наукова думка, 1965. – 204 с.
 6. Ржаницын А.Р. Теория ползучести / А.Р. Ржаницын. – М.: Стройиздат, 1968. – 416 с.
 7. Ильюшин А.А. Основы математической теории термовязкоупругости / А.А. Ильюшин, Б.Е. Победря. – М.: Наука, 1970. – 280 с.
 8. Богомолов В.А. Простейшие звенья линейной пространственной реологической модели асфальтобетона / В.А. Богомолов, В.К. Жданюк, С.В. Богомолов // Автомобильный транспорт: сб. науч. тр. – 2010. – Вып. 27. – С. 157–162.
 9. Богомолов В.А. Универсальный метод составления линейных вязкоупругих структурных моделей / В.А. Богомолов, В.К. Жданюк, С.В. Богомолов // Автомобильный транспорт: сб. науч. тр. – 2011. – Вып. 28. – С. 125–131.
 10. Богомолов В.А. Общий метод получения дифференциальных зависимостей деформаций от напряжений для линейных реологических 3D моделей / В.А. Богомолов, В.К. Жданюк, С.В. Богомолов // Вестник ХНАДУ: сб. науч. тр. – 2011. – Вып. 52. – С. 54–59.
 11. Богомолов В.А. Общий подход к решению линейных трехмерных вязкоупругих обобщенных моделей Максвелла / В.А. Богомолов, В.К. Жданюк, С.В. Богомолов // Вестник ХНАДУ: сб. науч. тр. – 2011. – Вып. 54. – С. 153–158.
 12. Богомолов В.А. Общее решение для четырехэлементных, линейных, вязкоупругих 3D моделей / В.А. Богомолов, В.К. Жданюк, С.В. Богомолов // Вестник ХНАДУ: сб. науч. тр. – 2011. – Вып. 29. – С. 43–47.
 13. Васидзу К. Вариационные методы в теории упругости и пластичности; пер. с англ. / К. Васидзу. – М.: Мир, 1987. – 542 с.
- Рецензент: В.К. Жданюк, профессор, д.т.н., ХНАДУ.
- Статья поступила в редакцию 15 июня 2015 г.
-