

**МИНИСТЕРСТВО СЕЛЬСКОГО ХОЗЯЙСТВА РОССИЙСКОЙ ФЕДЕРАЦИИ**  
**ФГБОУ ВПО «БРЯНСКАЯ ГОСУДАРСТВЕННАЯ СЕЛЬСКОХОЗЯЙСТВЕННАЯ АКАДЕМИЯ»**

**КАФЕДРА МЕХАНИКИ И ОСНОВ КОНСТРУИРОВАНИЯ**

**К ОПРЕДЕЛЕНИЮ МОДУЛЯ УПРУГОСТИ  
ПЕРВОГО РОДА ПОЧВЕННЫХ ОБРАЗЦОВ  
НЕНАРУШЕННОЙ СТРУКТУРЫ**

Методические указания  
к факультативным занятиям  
по дисциплине «Механика грунтов, основания, фундаменты»  
по направлению подготовки  
190100 - Наземные транспортно-технологические комплексы  
(квалификация «бакалавр»)

**Брянск 2012**

УДК 631.312  
ББК 3442  
С 77

Старовойтов, С.И. К определению модуля упругости первого рода почвенных образцы ненарушенной структуры/ Методические указания к факультативным занятиям по дисциплине «Механика грунтов, основания и фундаменты»/ С.И. Старовойтов, В.Н. Блохин, Н.Н. Чемисов. - Брянск: Издательство Брянской ГСХА, 2012. – 16 с.

В работе рассматриваются основные этапы вывода выражения для определения модуля упругости первого рода при условии колебания почвенного образца ненарушенной структуры.

Рецензент: старший преподаватель кафедры информатики Панкова Е.А.

Рекомендовано к изданию на заседании кафедры механики и основ конструирования. Протокол №6 от 15.02.2012.

© Брянская ГСХА, 2012  
© Старовойтов С.И., 2012  
© Блохин В.Н., 2012  
© Чемисов Н.Н., 2012

## Введение

В почве, различной по гранулометрическому составу и влажности, наблюдается специфическая зависимость напряжений и деформаций, которая может быть представлена реологической моделью.

Известны модели Гука, Ньютона, Максвелла, Фойгта, Пойтинга-Томсона, Барджерса. В тоже время, при динамическом нагружении, почва ведет себя как малосжимаемое и условно упругое тело, характеризуемое модулем упругости I рода  $E$  и коэффициентом Пуассона  $\mu$ .

Модули упругости характеризуют жесткость материала и являются весьма важными расчетными величинами. Модуль упругости при растяжении и сжатии, а также при статическом изгибе называется модулем I рода, а при скалывании и кручении — модулем II рода (модуль сдвига).

Ввиду сравнительной сложности определения, требующего весьма точных приборов для измерения деформаций и связанного с большой затратой времени, модули упругости для почвы изучены слабо и экспериментальных данных имеется немного, причем эти данные вследствие различия в методах определения не всегда сопоставимы.

Известна методика определения  $E$  и  $\mu$  в условиях динамического нагружения малой интенсивности. Методика определения модуля упругости первого рода основывается на анализе колебаний почвенного образца ненарушенной структуры при динамическом воздействии малой интенсивности.

## 1. Исходные данные. Постановка задачи

Зарисуем почвенный образец (рис. 1), который был сжат продольной силой  $S$ , приложенной к верхнему свободному краю.

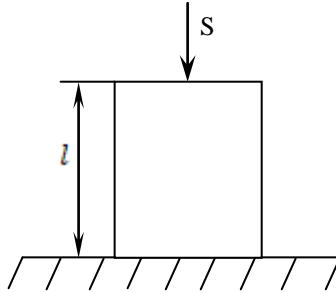


Рисунок 1-Сжатие образца продольной силой

В момент времени  $t = 0$  верхний свободный конец внезапно освобожден. Необходимо определить закон колебаний сечений стержня. К исходным данным относятся:  $u$  – продольное перемещение произвольно взятого поперечного сечения стержня при колебаниях (м);  $\varepsilon$  – относительное укорочение стержня в момент приложения продольной силы  $S$  (безразмерная величина);  $E$  – модуль упругости первого рода ( $\text{Н/м}^2$ );  $A$  – площадь поперечного сечения стержня ( $\text{м}^2$ );  $S$  – продольная сжимающая сила (Н);  $\gamma$  – вес единицы объема стержня ( $\text{Н/м}^3$ );  $l$  – длина стержня (м).

Используемые допущения: материал однороден, изотропен и следует закону Гука; сечения при колебаниях образца остаются плоскими; частицы, лежащие в этих сечениях, совершают движения только в направлении оси почвенного образца; вес выделенного фрагмента не учитывают.

## 2. Дифференциальное уравнения движения элемента образца

Зарисуем следующую схему (рис.2).

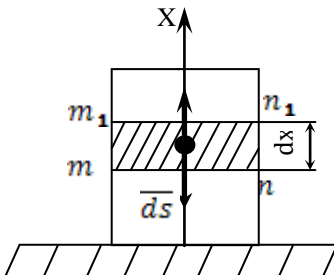


Рисунок 2- Воздействие сил на элемент

$$\sum F_x = 0.$$

Составим следующее уравнение равновесия:

где сила инерции выделенного элемента;

$ds$  — часть сжимающей силы, приходящей на элемент стержня

$m \bar{a}$ . Расстояние между сечениями  $dx$ .

Сжимающая сила

$$S = R \cdot E \cdot \varepsilon.$$

Относительное укорочение стержня

$$\varepsilon = \frac{\partial u}{\partial x}.$$

Сжимающая сила

$$S = R \cdot E \cdot \frac{\partial u}{\partial x}.$$

Продифференцируем последнее выражение. Тем самым, определим часть сжимающей силы  $S$ , приходящей на элемент стержня  $m \bar{a}$ .

$$\frac{ds}{dx} = \left( R \cdot E \cdot \frac{\partial u}{\partial x} \right)' = R \cdot E \cdot \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}.$$

Растягивающая сила выделенного элемента

$$\bar{ds} = R \cdot E \cdot \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \cdot dx.$$

Сила инерции выделенного элемента

где  $\bar{a}$  — ускорение выделенного элемента.

Ускорение выделенного элемента можно представить следующим образом

$$\bar{a} = \frac{\partial^2 u}{\partial t^2}.$$

Объем выделенного элемента

$$V = R \times dx.$$

Вес выделенного элемента

$$P = V \times \gamma.$$

Масса выделенного элемента

$$m = \frac{P}{g}.$$

Или же

$$m = \frac{R \cdot dx \cdot \gamma}{g}.$$

Сила инерции выделенного элемента

Подставляя в выражение полученные составляющие, получаем следующее выражение

$$\frac{R \cdot dx \cdot \gamma}{g} \cdot \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} - R \cdot E \cdot \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \cdot dx = 0.$$

$$\frac{R \cdot dx \cdot \gamma}{g} \cdot \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = R \cdot E \cdot \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \cdot dx.$$

$$\frac{\gamma}{g} \cdot \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = E \cdot \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}.$$

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = \frac{E \cdot g}{\gamma} \cdot \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}.$$

Преобразуем последнее выражение с использованием следующей подстановки

$$a^2 = \frac{E \cdot g}{\gamma}.$$

Тогда дифференциальное уравнение движения элемента будет иметь следующий вид

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = a^2 \cdot \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}.$$

### 3. Решение дифференциального уравнения

Решение дифференциального уравнения  $\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = a^2 \cdot \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$  следует искать в виде выражения

$$u = X \cdot (A \cdot \cos pt + B \cdot \sin pt),$$

где  $A, B$  — постоянные величины, зависящие от условий нагружения стержня;

$X$  — некоторая функция только координаты  $X$ , определяющая форму рассматриваемых колебаний.

Тогда

$$\frac{\partial u}{\partial t} = X \cdot (-A \cdot p \cdot \sin pt + B \cdot p \cdot \cos pt);$$

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = X \cdot (-A \cdot p^2 \cdot \cos pt - B \cdot p^2 \cdot \sin pt).$$

Или же

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = -X \cdot p^2 \cdot (A \cdot \cos pt + B \cdot \sin pt)$$

$$\frac{\partial u}{\partial x} = \frac{dX}{dx} \cdot (A \cdot \cos pt + B \cdot \sin pt);$$

$$\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} = \frac{d^2 X}{dx^2} \cdot (A \cdot \cos pt + B \cdot \sin pt).$$

Тогда на основании уравнения  $\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = a^2 \cdot \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$ , имеем

$$-X p^2 \cdot (A \cos pt + B \sin pt) = a^2 \cdot \frac{d^2 X}{dx^2} \cdot (A \cos pt + B \sin pt).$$

Далее

$$\begin{aligned} -X \cdot p^2 &= a^2 \cdot \frac{d^2 X}{dx^2} \\ 0 &= a^2 \cdot \frac{d^2 X}{dx^2} \cdot X p^2; \end{aligned}$$

Или же

$$a^2 \cdot \frac{d^2 X}{dx^2} + Xp^2 = 0.$$

Для решения данного уравнения используем подстановку Эйлера.

$$X = e^{kt}.$$

$$X' = k \cdot e^{kt}.$$

$$X'' = k^2 \cdot e^{kt}.$$

Тогда

$$a^2 k^2 e^{kt} + e^{kt} p^2 = 0.$$

$$k^2 e^{kt} + e^{kt} \cdot \frac{p^2}{a^2} = 0.$$

$$e^{kt} \cdot \left( k^2 + \frac{p^2}{a^2} \right) = 0.$$
$$e^{kt} \neq 0.$$

Тогда имеем следующее квадратное уравнение

$$k^2 + \frac{p^2}{a^2} = 0.$$

В данном квадратном уравнении

$$A = 1; B = 0; C = \frac{p^2}{a^2}.$$

Дискриминант данного квадратного уравнения

$$D = B^2 - 4AC = -\frac{4p^2}{a^2}.$$

Дискриминант меньше нуля. Если дискриминант меньше нуля, то общее решение уравнения можно представить как

$$X = e^{ax} \cdot (C \cdot \cos bx + D \cdot \sin bx).$$



Так как

$$k = a \pm bi, a = 0, k_{1,2} = \pm \frac{p}{a} \cdot i,$$

то получим

$$X = C \cdot \cos\left(\frac{px}{a}\right) + D \cdot \sin\left(\frac{px}{a}\right).$$

#### 4. Определения $E$ с учетом начальных условий

Если на верхнем свободном конце почвенного образца размещаем груз (рис.3), то имеем следующие концевые условия.

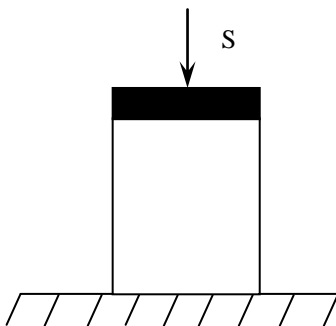


Рисунок 3-Размещение груза на свободном конце почвенного образца  
 $(u)_{x=0} = 0$ ;

$$A \cdot E \cdot \left(\frac{\partial u}{\partial x}\right)_{x=l} = -\frac{Q}{g} \cdot \left(\frac{\partial^2 u}{\partial t^2}\right)_{x=l},$$

где  $Q$ - величина груза, размещенного на почвенном образце.

Чтобы удовлетворить первому из этих условий  $[(u)_{x=0} = 0]$ , примем в выражении

$$X = C \cdot \cos\left(\frac{px}{a}\right) + D \cdot \sin\left(\frac{px}{a}\right)$$

произвольную постоянную  $C = 0$ . Тогда получим

$$X = D \cdot \frac{\sin px}{a}.$$

При известном выражении

$$u = X \cdot (A \cos pt + B \sin pt),$$

$$u = \frac{\sin px}{a} (A \cos pt + B \sin pt).$$

получим

Рассмотрим обстоятельства удовлетворения первому условию. При  $x = 0; \frac{px}{a} = 0; \sin 0 = 0; (u)_{x=0} = 0$ .

Рассмотрим условия удовлетворения второму условию. Запишем опять следующие выражения

$$u = X \cdot (A \cdot \cos pt + B \cdot \sin pt);$$

$$X = C \cdot \cos\left(\frac{px}{a}\right) + D \cdot \sin\left(\frac{px}{a}\right).$$

$$\frac{\cos px}{a} = 0.$$

В последнем выражении примем

Тогда  $X = D \cdot \frac{\sin px}{a}$ . Получим  $u = \frac{\sin px}{a} (A \cdot \cos pt + B \cdot \sin pt)$ .

Тогда

$$\frac{\partial u}{\partial x} = \frac{p}{a} \cos px \cdot (A \cdot \cos pt + B \cdot \sin pt);$$

$$\left(\frac{\partial u}{\partial x}\right)_{x=l} = \frac{p}{a} \cdot \frac{\cos pl}{a} (A \cdot \cos pt + B \cdot \sin pt);$$

$$R \cdot E \left(\frac{\partial u}{\partial x}\right)_{x=l} = R \cdot E \cdot \frac{p}{a} \cdot \frac{\cos pl}{a} (A \cdot \cos pt + B \cdot \sin pt).$$

Еще раз перепишем выражение  $u = \frac{\sin px}{a} (A \cdot \cos pt + B \cdot \sin pt)$ .

$$\frac{\partial u}{\partial t} = \frac{\sin px}{a} (-A \cdot p \cdot \sin pt + B \cdot p \cdot \cos pt);$$

$$\begin{aligned} \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} &= \frac{\sin px}{a} (-A \cdot p^2 \cdot \cos pt - B \cdot p^2 \cdot \sin pt); \\ \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} &= -p^2 \cdot \frac{\sin px}{a} (A \cdot \cos pt + B \cdot \sin pt); \\ -\frac{Q}{g} \cdot \left(\frac{\partial^2 u}{\partial t^2}\right)_{x=l} &= -\frac{Q}{g} \cdot \frac{(-p^2) \sin pl}{a} (A \cos pt + B \sin pt). \\ -\frac{Q}{g} \cdot \left(\frac{\partial^2 u}{\partial t^2}\right)_{x=l} &= \frac{Q}{g} \cdot p^2 \cdot \frac{\sin pl}{a} (A \cdot \cos pt + B \cdot \sin pt). \end{aligned}$$

С учетом выражения  $RE \times \left(\frac{\partial u}{\partial x}\right)_{x=l} = -\frac{Q}{g} \times \left(\frac{\partial^2 u}{\partial t^2}\right)_{x=l}$  получим

$$\begin{aligned} \frac{RE \frac{p}{a} \cos pl}{a} (A \cos pt + B \sin pt) &= \frac{Q}{g} p^2 \sin pl (A \cos pt + B \sin pt). \\ \frac{R \cdot E \cdot \frac{p}{a} \cos pl}{a} &= \frac{Q}{g} \cdot \frac{p^2 \cdot \sin pl}{a}. \end{aligned}$$

Преобразуем полученное выражение.

$$\begin{aligned} R \cdot E \cdot \frac{\cos pl}{a} &= \frac{Qap}{g} \cdot \frac{\sin pl}{a}. \\ R \cdot E &= \frac{Qap}{g} \cdot \operatorname{tg} \frac{pl}{a}. \end{aligned}$$

Умножим обе части выражения на  $l$ .

$$l \cdot R \cdot E = \frac{lQap}{g} \cdot \operatorname{tg} \frac{pl}{a}.$$

Умножим обе части на  $g$ .

$$glRE = lQapg \frac{pl}{a}.$$

Разделим обе части на  $Q$ .

$$\frac{lREg}{Q} = pl \operatorname{tg} \left(\frac{pl}{a}\right).$$

Разделим обе части на  $a^2$ .

$$\frac{lREg}{Qa^2} = \frac{pl}{a} \operatorname{tg}\left(\frac{pl}{a}\right).$$

Введем следующую подстановку

$$\frac{pl}{a} = \beta_1.$$

Тогда

$$\frac{lREg}{Qa^2} = \beta_1 \operatorname{tg}(\beta_1).$$

Так как  $a^2 = \frac{Eg}{\gamma}$ , то получим

$$\frac{lREg\gamma}{QEg} = \beta_1 \operatorname{tg}(\beta_1).$$

$$\frac{lA\gamma}{Q} = \beta_1 \operatorname{tg}(\beta_1).$$

Примем, то что  $\beta_1 = \operatorname{tg}(\beta_1)$ . Далее, из выражения  $\beta_1 = \frac{pl}{a}$ ,

имеем  $\beta_1^2 = \frac{p^2 l^2}{a^2}$ . Введем подстановку  $K = \frac{lA\gamma}{Q}$ .

Так как  $a^2 = \frac{Eg}{\gamma}$ , то получим

$$K = \frac{p^2 l^2 \gamma}{Eg}; \quad KEg = p^2 l^2 \gamma; \quad E = \frac{p^2 l^2 \gamma}{Kg}.$$

Циклическая частота

$$P = 2\pi f,$$

где  $f$  – техническая частота, измеряемая в герцах (определяется в результате эксперимента).

Таким образом, выражение модуля упругости первого рода

$$E = \frac{4\pi^2 f^2 l^2}{Kg}.$$

### Литература

1. Кушнарев А.С. К методике определения модулей упругости и сдвига почвы. /Сборник научных трудов молодых ученых Мелитопольского института механизации сельского хозяйства.-Мелитополь:1968 г.-С. 3.
2. Тимошенко С.П.Колебания в инженерном деле.-М.: Государственное издательство физико-механической литературы, 1959.- 288 с.

| №<br>п/п | Содержание  | Стр. |
|----------|---|------|
| 1.       | Исходные данные. Постановка задачи.....                   | 4    |
| 2.       | Дифференциальное уравнение движения элемента образца..... | 4    |
| 3.       | Решение дифференциального уравнения.....                  | 7    |
| 4.       | Определение $E$ с учетом начальных условий.....           | 10   |

Учебное издание

Старовойтов Сергей Иванович  
Блохин Валерий Николаевич  
Чемисов Николай Николаевич

# **К ОПРЕДЕЛЕНИЮ МОДУЛЯ УПРУГОСТИ ПЕРВОГО РОДА ПОЧВЕННЫХ ОБРАЗЦОВ НЕНАРУШЕННОЙ СТРУКТУРЫ**

Редактор Павлютина И.П.

---

Подписано к печати 15. 03. 2012 г. Формат 60×84 1/24 Бумага Печатная.  
Усл.п.л. 0,87. Тираж 50. Изд. № .2143.

---

Издательство Брянской государственной сельскохозяйственной академии  
243365 Брянская обл., Выгоничский р-он, с. Кокино, Брянская ГСХА  
**МИНИСТЕРСТВО СЕЛЬСКОГО ХОЗЯЙСТВА РОССИЙСКОЙ ФЕДЕРАЦИИ**

ФГБОУ ВПО «БРЯНСКАЯ ГОСУДАРСТВ

ЛЬСКОХОЗЯЙСТВЕННАЯ АКАДЕМИЯ»

**КАФЕДРА МЕХАНИКИ И ОСНОВ КОНСТРУИРОВАНИЯ**



# РАСЧЕТ ПЛОСКОНАПРЯЖЕННОЙ ПЛАСТИНЫ МЕТОДОМ КОНЕЧНЫХ ЭЛЕМЕНТОВ

Методические указания  
к факультативным занятиям  
по дисциплине «Сопротивление материалов»

**Брянск 2012**

УДК 624.074:624.046

ББК 34.41

С 77

Старовойтов, С.И. Расчет плосконапряженной пластины методом конечных элементов/ Методические указания к факультативным занятиям по дисциплине «Сопротивление материалов»/ С.И. Старовойтов, В.Н. Блохин, А.П. Карпович, Н.Н. Чемисов. - Брянск: Издательство Брянской ГСХА, 2012. – 40 с.

Методические указания разработаны по направлению подготовки 110800 Агроинженерия (квалификация «бакалавр») по дисциплине «Сопротивление материалов». В работе рассматриваются основные этапы определения напряженного состояния элементарных составляющих плосконапряженной пластины.

Рецензенты:

к.т.н., доцент, заведующий кафедрой «Информатики» Безик Д.А.

к.т.н., доцент кафедры «Механики и основ конструирования» Романев Н.А.

Рекомендовано к изданию методической комиссией инженерно-технологического факультета. Протокол №6 от 15.02.2012.

© Брянская ГСХА, 2012  
© Старовойтов С.И., 2012  
© Блохин В.Н., 2012  
© Карпович А.П., 2012  
© Чемисов Н.Н., 2012

Учебное издание

Старовойтов Сергей Иванович  
Блохин Валерий Николаевич  
Карпович Анатолий Петрович  
Чемисов Николай Николаевич

# **РАСЧЕТ ПЛОСКОНАПРЯЖЕННОЙ ПЛАСТИНЫ МЕТОДОМ КОНЕЧНЫХ ЭЛЕМЕНТОВ**

Редактор Павлютина И.П.

---

Подписано к печати .23 03. 2012 г. Формат 60× 84 1/24 Бумага Печатная.  
Усл.п.л. 2,32. Тираж 50. Изд. № .2149.

---

Издательство Брянской государственной сельскохозяйственной академии  
243365 Брянская обл., Выгоничский р-он, с. Кокино, Брянская ГСХА