

# Анализ эффективности применения классических методов при расчете изгибаемой пластинки с произвольными граничными условиями

В.А. Игнатьев, А.В. Глухов, С.Г. Глухова, Г.В. Воронкова

Волгоградский государственный технический университет

Аннотация: В данной работе различными методами была рассчитана изгибаемая пластинка, получены аппроксимирующие функции прогиба пластинки, численные значения и эпюры перемещений и моментов, сделаны выводы по результатам методов. Ключевые слова: пластинка, аппроксимирующая функция, кривизна, функционал энергии.

Целью данной работы является расчет пластинки методами КЭ, Ритца – Тимошенко, Бубнова – Галеркина. Заданы:  $a, b, \mu, D, q$ . Геометрические размеры пластинки: a = b = 1 м. Механические свойства пластинки: модуль Юнга E = 210 ГПа, коэффициент Пуассона  $\mu = 0,3$ , толщина пластинки H = 10 мм. На пластинку приложена нагрузка: равномерно распределенная, интенсивностью 1КПа,  $D = EH/12(1-\mu^2)$ .

Найти:  $w(x, y), M_x(x, y), M_y(x, y), M_{xy}(x, y)$ .



Рис. 1. – Расчетная схема изгибаемой пластинки



# 1. Расчет пластинки по методу Ритца – Тимошенко

Данный расчет заключается в нахождении функции прогиба пластинки:

$$w(x, y) = a_1 w_1(x) w_2(y),$$
(1)

где *w*<sub>1</sub> - функция прогиба в направлении оси *x*, *w*<sub>2</sub> - функция прогиба в направлении оси *y*, *a*<sub>1</sub> - неизвестный коэффициент, подлежащий определению [1, 2].

Найдем функцию прогиба в направлении оси *х*. Граничные условия:

$$w_{1,(x=0)} = 0$$
,  $w'_{1(x=a)} = 0$ ,  $w''_{1(x=0)} = M_x = qa^2/2$ ,  $Q_{x(x=a)} = 0$ ,  $w''_{1(x=a)} = M_x = 0$ .

Представим функцию прогиба в виде полинома четвертой степени  $w_1(x) = \alpha_0 + \alpha_1 x_1 + \alpha_2 x_2^2 + \alpha_3 x_3^3 + \alpha_4 x_4^4$ . (2)

Согласно первому граничному условию получаем, что  $\alpha_0 = 0$ , по второму граничному  $\alpha_1 = 0$ , используя третье граничное условие, найдем вторую производную от  $w_1(x)$  и получим значение  $\alpha_2 = 0$ .

$$w_1''(x) = 2\alpha_2 + 6\alpha_3 x_3 + 12\alpha_4 x_4 = qa^2 / 2, \ \alpha_2 = qa^2 / 4.$$

Из четвертого и пятого граничных условий:

$$M'_{x} = \alpha_{3} + 4\alpha_{4}a = 0, w''_{1}(x) = \alpha_{2} + 3\alpha_{3}a + 6\alpha_{4}a^{2} = 0 \Longrightarrow \alpha_{3} = -\frac{qa}{6}, \alpha_{4} = \frac{q}{24}.$$

Подставляя значения полученных коэффициентов, получаем функцию прогиба в направлении оси *х* 

$$w_1(x) = (qa^2x^2/4) - (qax^3/6) + (q/24).$$

Найдем функцию прогиба в направлении оси У.

Представим функцию прогиба по оси *у* в виде тригонометрических функций  $w_2(y) = \alpha_1((y/b) + \sin(\pi y/b))$ . (3)

Значение коэффициента будем искать через функционал энергии [3, 4]:

$$\mathcal{F} = \frac{1}{2} \left( \int_{0}^{b} \frac{d^{2}}{dy^{2}} dy - P \cdot w \right) = \left( \frac{\pi^{4} \alpha_{1}^{2}}{4b^{3}} \right) - \left( \frac{3bq\alpha_{1}}{4} \right) = 0,$$

$$\frac{d^2}{\partial y^2} = \alpha_1 \left(\frac{y}{b} + \sin(\frac{\pi y}{b})\right) = -\frac{\pi^2 \alpha_1}{b^2} \sin(\frac{\pi y}{b}), \qquad \alpha_1 = 3b^4 q / \pi^4.$$

Подставим значения полученного коэффициента в (3) и найдем функцию прогиба в направлении оси *у* 

$$w_2(y) = (3b^4q / \pi^4)((y / b) + \sin(\pi y / b)).$$

Таким образом, функция прогиба пластинки примет вид:

$$w(x, y) = a_1 w_1(x) w_2(y),$$
  

$$w(x, y) = a_1 \left( q a^2 x^2 / 4 \right) - \left( q a x^3 / 6 \right) + \left( q^2 3 b^4 / 24 \pi^4 \right) \left( y / b + \sin(\pi y / b) \right),$$
  

$$w(x, y) = a_1 b^3 x^2 (y + b \sin(\pi y / b)) (6a^2 - 4ax + x^2) / 8\pi^4.$$

Найдем значения кривизны пластинки:

$$\chi_{x}(x,y) = \frac{\partial^{2} w}{\partial x^{2}} = a_{1} \frac{3b^{3}(y+b\sin(\pi y/b))(a-x)^{2}}{2\pi^{4}},$$
  

$$\chi_{y}(x,y) = \frac{\partial^{2} w}{\partial y^{2}} = -a_{1} \frac{x^{2}b^{2}\sin(\pi y/b)(6a^{2}-4ax+x^{2})^{2}}{8\pi^{2}},$$
  

$$\chi_{xy}(x,y) = \frac{\partial^{2} w}{\partial y \partial x} = \frac{\partial}{\partial y}(\frac{\partial w}{\partial x}) = a_{1} \frac{xb^{3}(\pi\cos(\pi y/b+1)(3a^{2}-3ax+x^{2}))}{2\pi^{4}}.$$

Определим значения моментов:

$$M_{x}(x,y) = -D(\frac{\partial^{2}w}{\partial x^{2}} + \mu \cdot \frac{\partial^{2}w}{\partial y^{2}}) =$$
(4)

$$= -D\alpha_1 \frac{(3b^3(a-x)^2(y+b\sin\left(\frac{\pi y}{b}\right)/2\pi^4) + 3x^2b^2\sin\left(\frac{\pi y}{b}\right)(6a^2 - 4ax + x^2)}{80\pi^2},$$

$$M_{y}(x, y) = -D(\frac{\partial^{2} w}{\partial x^{2}} \cdot \mu + \frac{\partial^{2} w}{\partial y^{2}}) =$$

$$= -D\alpha_{1} \frac{\left(9b^{3}(a-x)^{2}\left(y+b\sin\left(\frac{\pi y}{b}\right)\right)\right)/20\pi^{4} + \left(x^{2}b^{2}\sin\left(\frac{\pi y}{b}\right)(6a^{2}-4ax+x^{2})\right)}{8\pi^{2}},$$

$$= -D\alpha_{1} \frac{\sqrt{2}}{3\pi^{2}} \frac{7xb^{3}(\pi\cos\left(\frac{\pi y}{b}\right)+1)(3a^{2}-3ax+x^{2})}{8\pi^{2}},$$

$$M_{xy}(x,y) = -D(1-\mu)\frac{\partial^2 w}{\partial y \partial x} = -Da_1 \frac{7xb^2(\pi \cos\left(\frac{1}{b}\right) + 1)(3a^2 - 3ax + x^2)}{20\pi^4}.$$

Определим потенциальную энергию внутренних сил по формуле

$$U = \frac{1}{2} \int_{0}^{a} \int_{0}^{b} \left[ M_{x}(x, y)\chi_{x}(x, y) + M_{y}(x, y)\chi_{y}(x, y) + 2M_{xy}(x, y)\chi_{xy}(x, y) \right] dxdy = = -Da_{1}^{2} \frac{a^{5}b^{5}(182\pi^{5}a^{4} + (9072 + 3780\pi)b^{4} + (1053\pi^{2} - 162\pi - 2268)\pi a^{2}b^{2})}{20160\pi^{9}}.$$

Определим потенциальную энергию внешних сил по формуле

$$T = \int_{0}^{a} \int_{0}^{b} q(x, y) w(x, y) dx dy = -a_1 3a^5 b^5 q(\pi + 4) / 40\pi^5.$$

Вычислим первую вариацию полной энергии системы по формуле  $\delta \mathcal{P} = \delta U + \delta T$ . (5)

Приравняв первую вариацию (5) полной энергии к нулю, получим значение коэффициента *a*<sub>1</sub> в аппроксимирующей функции

$$a_1 = -\frac{756\pi^4 q(\pi+4)}{D(182\pi^5 a^4 + (9072 + 3780\pi)b^4 + (1053\pi^3 - 162\pi^2 - 2268\pi)a^2b^2)}.$$

Таким образом, функция прогиба пластинки примет вид:

$$w(x, y) = a_1 w_1(x) w_2(y),$$

$$w(x,y) = -\frac{94,5b^3qx^2(\pi+4)(y+b\sin(\pi y/b))(6a^2-4ax+x^2)}{D(182\pi^5a^4+(9072+3780\pi)b^4+(1053\pi^3-162\pi^2-2268\pi)a^2b^2)}.$$

# 2. Расчет пластинки по методу Бубнова – Галеркина

Аппроксимирующая функция прогиба в первом приближении задана в виде:



$$w(x, y) = a_2 w_1(x) w_2(y),$$
(6)

где  $w_1$  - функция прогиба в направлении оси x,  $w_2$  - функция прогиба в направлении оси y,  $a_2$  - неизвестный коэффициент, подлежащий определению.

Уравнение равновесия Софи - Жермен имеет вид

$$\nabla^2 \nabla^2 w = \frac{d^4 w}{dx^4} + 2 \frac{d^4 w}{dx^2 dy^2} + \frac{d^4 w}{dy^4}.$$
 (7)

Подставляя функцию прогиба в уравнение равновесия Софи – Жермен (7), получаем

$$a_2 \nabla^4 w_1(x) w_2(y) - q / D \neq 0$$
.

Так как аппроксимирующая функция прогиба не является точным решением уравнения, составим вариационное уравнение Бубнова - Галеркина

$$\int_{0}^{a} \int_{0}^{b} \left[ \nabla^{4} w - q / D \right] dw dx dy = 0$$
(8)

Подставляя в вариационное уравнение функцию прогибов, получим следующее выражение, из которого можно найти значение коэффициента *a*<sub>2</sub> в аппроксимирующей функции [5, 6]

$$\delta a_2(a_2 \int_0^a \int_0^b \left[ \nabla^4 w_1(x) w_2(y) \right] w_1(x) w_2(y) dx dy - \int_0^a \int_0^b (q/D) w_1(x) w_2(y) dx dy = 0.$$

Отсюда

$$a_{2} = \left(\int_{0}^{a} \int_{0}^{b} (q/D)w_{1}(x)w_{2}(y)dxdy\right) \left(\int_{0}^{a} \int_{0}^{b} \left[\nabla^{4}w_{1}(x)w_{2}(y)\right]w_{1}(x)w_{2}(y)dxdy\right)^{-1}$$

Раскрывая оператор  $\nabla$  в выражении [7], получим развернутое определение коэффициента  $a_2$ :



$$a_{2} = \left(\int_{0}^{a} \int_{0}^{b} (\frac{q}{D}) w_{1}(x) w_{2}(y) dx dy\right) \left(\int_{0}^{a} \int_{0}^{b} \left[\frac{d^{4}w}{dx^{4}} + \frac{2d^{4}w}{dx^{2}dy^{2}} + \frac{d^{4}w}{dy^{4}}\right] w_{1}(x) w_{2}(y) dx dy\right)^{-1}$$

$$a_{2} = -\frac{378\pi^{4}q(\pi + 4)}{4\pi^{2}dy^{2}} + \frac{1}{2\pi^{2}dy^{2}} + \frac{1$$

$$b_2 = -\frac{1}{D((182\pi^4 + 91\pi^5)a^4 + (4536 + 1890\pi)b^4 - (135\pi^3 + 270\pi^2)a^2b^2)}.$$

Таким образом, функция прогиба пластинки примет вид:

$$w(x, y) = a_1 w_1(x) w_2(y)$$

$$w(x,y) = -\frac{189b^3qx^2(\pi+4)(y+b\sin(\frac{\pi y}{b}))(6a^2-4ax+x^2)}{4D((182\pi^4+91\pi^5)a^4+(4536+1890\pi)b^4-(135\pi^3+270\pi^2)a^2b^2)}.$$

#### 3. Анализ результатов

По результатам расчета были построены эпюры перемещений и моментов по методам Ритца - Тимошенко и Бубнова – Галеркина. Для сравнения были также получены эпюры при решении этой же задачи методом конечных элементов (МКЭ) [8, 9]. Полученные результаты представлены в табл.1 и на рис.2-3. На данных рисунках красным цветом показана эпюра построенная с использованием МКЭ, зеленым цветом - методом Ритца - Тимошенко, синим цветом - методом Бубнова – Галеркина.

Таблица № 1

Сечение 1-1	Значение перемещений $w(x, y)$ , мм / значение момента $M_x(4)$ , кH · м								
№ точки	1	2	3	4	5	6	7	8	9
МКЭ	0	-0,136	-0,496	-0,992	-1,55	-2,13	-2,68	-3,12	-3,72
	-0,302	-0,247	-0,146	-0,0703	-0,0174	-0,0149	0,0281	0,022	0,0138
Ритца -	0	-0,088	-0,325	-0,67	-1,09	-1,56	-2,06	-2,57	-3,1
Тимошенко	-0,237	-0,187	-0,123	-0,0537	-0,0168	0,0098	0,0164	0,0124	0
Бубнова -	0	-0,202	-0,741	-1,53	-2,49	-3,56	-4,69	-5,86	-7,03
Галеркина	-0,342	-0,309	-0,214	-0,0773	-0,0183	0,0165	0,0298	0,0302	0

Результаты расчета пластинки, полученные различными методами









#### 4. Выводы

При использовании тригонометрической функция по оси y, была получена более точная аппроксимирующая функция прогиба пластинки. Так как действительные значения моментов в точке максимального значения прогиба равны нулю, то можно сказать, что с помощью этой функции при сравнении результатов было достигнуто расхождение моментов близкое к нулю. Исходя из полученных значений прогиба пластинки, можно сделать вывод, что более точный метод, показывающий величину прогиба является метод Ритца - Тимошенко. Основным фактором, влияющим на отклонения результатов решения вариационными методами от результата МКЭ, является неточное нахождение функции прогиба пластинки [10].



# Литература

1. Тимошенко С.П., Войновский-Кригер С. Пластинки и оболочки. Москва: Физматгиз, 1963. 636 с.

2. Игнатьев А.В. Основные формулировки метода конечных элементов в задачах строительной механики. Часть 3 / Вестник МГСУ. 2015. №1. С. 16-26.

3. Литвинов В.В., Языев Б.М. Энергетический метод в форме Тимошенко-Ритца для определения критических сил осевого сжатия круговой цилиндрической оболочки / Инженерный вестник Дона, 2012, №1 URL: ivdon.ru/ru/magazine/archive/n1y2012/722.

4. Levin V. A., Zingerman K. M. A class of methods and algorithms for the analysis of successive origination of holes in a pre-stressed viscoelastic body.
Finite strains// Communications in Numerical Methods in Engineering. 2008. V.
24. Issue 12. pp. 2240-2251

5. Филатов А.Р. Анализ эффективности применения перенумерации узлов конечно-элементной сетки применительно к методу конечных элементов на трёхмерных задачах линейной теории упругости // Инженерный вестник Дона, 2013, №2. URL:ivdon.ru/ru/magazine/archive/n2y2013/1729.

6. Andreev V.I., Chepurnenko A.S., Yazyev B.M. Energy method in the calculation stability of compressed polymer rods considering creep / Advanced Materials Research. 2014. Vol. 1004-1005. pp. 257-260.

7. Klochkov Yu.V., Nikolaev A.P., Kiselyev A.P. The finite elements of a quadrilated shape for analysis of shells taking into consideration a displacement of a body with rigid body modes / Строительная механика инженерных конструкций и сооружений. 2011. № 3. С. 49-59.

8. Игнатьев А.В., Игнатьев В.А., Гамзатова Е.А. Анализ изгибаемых пластинок, имеющих жесткие включения или отверстия, по МКЭ в форме классического смешанного метода / Известия высших учебных заведений. Строительство. 2017. № 9 (705). С. 5-14.



9. Рекунов, С.С. Формирование матриц откликов конечных элементов с учетом упругого основания / Интернет-журнал Науковедение. - 2014. - № 5 (24). - С. С. 1-11. - URL: naukovedenie.ru.

10. Душко О.В., Родин С.И. Поиск оптимального решения методом генетических алгоритмов для инженерных задач / Ш международная научнотехническая конференция "Надежность и долговечность строительных материалов и конструкций", Волгоград, 27-29 марта 2003 г. С. 81-83.

### References

1. Timoshenko S.P., Voynovskiy-Kriger S. Plastinki i obolochki [Plates and shells]. Moskva: Fizmatgiz, 1963. 636 p.

2. Ignatyev A.V. Vestnik MGSU. 2015. №1. pp. 16-26.

3. Litvinov V.V., Jazyev B.M. Inženernyj vestnik Dona (Rus), 2012, №1. URL: ivdon.ru/ru/magazine/archive/n1y2012/722.

4. Levin V. A., Zingerman K. M. Communications in Numerical Methods in Engineering. 2008. V. 24. Issue 12. pp. 2240-2251.

5. Filatov A.R. Inženernyj vestnik Dona (Rus). 2013, №2 URL: ivdon.ru/ru/magazine/archive/n2y2013/1729.

6. Andreev V.I., Chepurnenko A.S., Yazyev B.M. Advanced Materials Research. 2014. Vol. 1004-1005. pp. 257-260.

7. Klochkov Yu.V., Nikolaev A.P., Kiselyev A.P. Structural Mechanics of Engineering Constructions and Buildings. 2011. №3. pp. 49-59.

8. Ignatyev A.V., Ignatyev V.A., News of higher educational institutions. Construction. 2017. № 9 (705). pp. 5-14.

9. Rekunov, S.S. Naukovedenie. 2014. № 5 (24). pp. 1-11. URL: naukovedenie.ru.

10. Dushko O.V., Rodin S.I. III international scientific-technical conference "Reliability and durability of building materials and structures". Volgograd, March 27-29, 2003. pp.81-83.