

УДК 685.341.83 : 539.3 / 6

ИЗГИБНЫЕ ЖЁСТКОСТИ УПРУГИХ СВЯЗЕЙ ГЕЛЕНКА ЖЕНСКОЙ ОБУВИ

Т.М. Борисова, аспирант, Г.Н. Федосеев, доцент
УО «Витебский государственный технологический университет»,
г. Витебск, Республика Беларусь

В связи с широким распространением обуви на высоком каблуке, одно из основных требований к которой – достаточная жёсткость геленочной части, обеспечивающая надёжную опору наружному продольному своду стопы, представляет интерес теоретический расчёт жёсткостей упругих связей геленка в обуви. И здесь определяющий фактор – выбор механической модели конструкции низа женской обуви.

Рассмотрим геленок, запрессованный в стелечный узел, опирающийся на упругий каблук и на упругую пластину подошвы (рисунок 1).

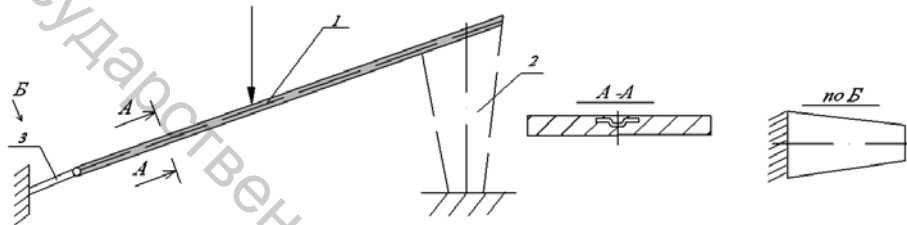


Рисунок 1– Геленок на упругих опорах: каблуке 2 и пластине 3

Каблук полагается коническим пустотелым с центральным каналом квадратного сечения. Диаметр произвольного сечения каблука (рисунок 2)

$$D = D_1 + (D_2 - D_1)z/H, \quad (1)$$

осевой момент инерции

$$I_x = \frac{\pi D^4}{64} - \frac{b^4}{12} = \frac{\pi D^4}{64} - \frac{\pi}{64} d^4, \quad (2)$$

где $d = b / (\sqrt[4]{12} \cdot \sqrt[4]{\pi/64}) = 1.14b$ (квадратное сечение канала заменено эквивалентным круглым).

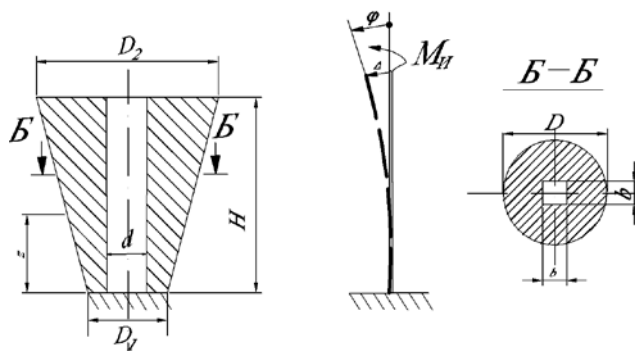


Рисунок 2– Упругий пустотелый каблук

Перемещение незащемлённого конца стойки-каблука (рисунок 2) выражается при её изгибе интегралом Мора

$$I = \int_0^H \frac{M_x \overline{M}_1 dz}{EI_x}; \quad (3)$$

грузовой и единичный изгибающие моменты в интеграле (3) представляются в общем случае функциями

$$M_x = a + bz, \quad \overline{M}_1 = c + fz, \quad (4)$$

жесткость поперечного сечения

$$EI_x = [(m+nz)^4 - d^4]/g, \quad (5)$$

где $m = D_1$, $n = (D_2 - D_1)/H$, $g = 64/(\pi E) = 20.4/E$, E – модуль Юнга материала каблука; размеры каблука D_1, D_2, H см. в формулах (1-2). Используя в интеграле (3) моменты (4) и жесткость (5), получим его в виде

$$I = g \int_0^H \frac{(a + bz)(c + fz) dz}{(m + nz)^4 - d^4}. \quad (6)$$

Разлагая рациональную дробь в подинтегральном выражении (6) на простейшие, найдём после их интегрирования:

$$I = \frac{g}{n^4} \left[M \ln(\eta - \delta) + N \ln(\eta + \delta) + \frac{K}{2} \ln(\eta^2 + \delta^2) + \frac{L}{\delta} \operatorname{arctg} \frac{\eta}{\delta} \right]_{\eta_1}^{\eta_2}, \quad (7)$$

где переменная $\eta = m/n + z$, пределы интегрирования $\eta_1 = m/n$, $\eta_2 = m/n + H$.

Коэффициенты в выражении (7):

$$M = 0.25(\alpha/\delta + \beta/\delta^2 + \gamma/\delta^3), \quad N = 0.25(-\alpha/\delta + \beta/\delta^2 - \gamma/\delta^3), \quad K = -0.5 \beta/\delta^2, \quad L = 0.5(\alpha - \gamma/\delta^2), \quad (8)$$

где постоянные

$$\alpha = A, \quad \beta = B - 2Am/n, \quad \gamma = Am^2/n^2 - Bm/n + C, \quad \delta = d/n, \quad A = bf, \quad B = bc + af, \quad C = ac, \quad (9)$$

константы a, b, c и f см. в выражениях моментов (4).

Эти константы в вычислениях угла поворота незащемлённого конца стойки (рисунок 2) $a = M_H, b = 0, c = 1, f = 0$, что даёт после определения всех констант (8-9) формулу

$$\varphi = \frac{M_H g}{4\delta^3 n^4} \left(\ln \frac{\eta/\delta - 1}{\eta/\delta + 1} - 2 \operatorname{arctg} \eta/\delta \right) \Bigg|_{m/n}^{m/n+H}, \quad (10)$$

изгибная жесткость каблука – $C_\varphi = 4\delta^3 n^4 / (gF_1)$, F_1 – выражение в скобках формулы (10).

В вычислениях прогиба незащемлённого конца стойки (рисунок 2) константы $a = M_H, b = 0, c = H, f = -1$; прогиб

$$\Delta = \frac{M_H g}{4\delta^2 n^4} \left(\frac{\eta_2}{\delta} \ln \frac{\eta/\delta - 1}{\eta/\delta + 1} - \ln \frac{(\eta/\delta)^2 - 1}{(\eta/\delta)^2 + 1} - 2 \frac{\eta_2}{\delta} \operatorname{arctg} \frac{\eta}{\delta} \right) \Bigg|_{\eta_1 = m/n}^{\eta_2 = m/n+H}. \quad (11)$$

Вторая изгибная жесткость каблука $C_\Delta = 4\delta^2 n^4 / (gF_2)$, F_2 – выражение в скобках формулы (11).

Вид по А (рисунок 1) даёт форму упругой пластины – второй упругой связи геленка (рисунок 3).

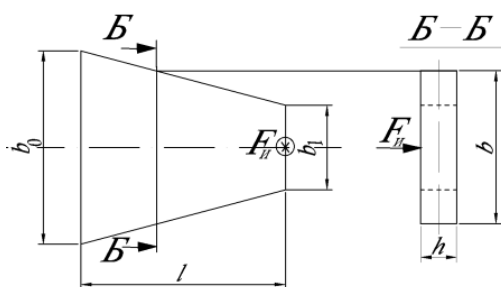


Рисунок 3– Упругая пластина, трапециевидная в плане

Ширина произвольного поперечного сечения пластинки $b = \frac{b_0 - b_1}{l} z + b_1$, осевой момент инерции

$$I_x = \frac{bh^3}{12} = I_0[\beta + (1 - \beta)\chi], \quad I_0 = b_0 h^3 / 12, \quad (12)$$

где константа $\beta = b_1 / b_0$, переменная $\chi = z / l$.

Дифференциальное уравнение упругой кривой балки-пластинки

$$EI_x v'' = M_x, \quad (13)$$

где v – прогиб пластинки, v'' – вторая производная прогиба; $M_x = Fz = Fl\chi$ – изгибающий момент. Используя в уравнении (13) момент инерции (12), получим его в виде

$$\frac{d^2 v}{d\chi^2} = 3 \frac{v_0}{1 - \beta} \left[1 - \frac{\beta}{\beta + (1 - \beta)\chi} \right], \quad (14)$$

где $v_0 = Fl^3 / (3EI_0)$ – прогиб незащемлённого края балки-пластинки с жесткостью сечения EI_0 (12), постоянной по её длине l (рисунок 3). Интегрирование уравнения (14) даёт (при краевых условиях $v(z=l) = v(\chi=l) = 0$, $dv/d\chi(\chi=l) = 0$) прогиб незащемлённого края пластины:

$$\Delta = \frac{F}{C_\Delta} = 3v_0(1 + \gamma) \frac{0.5\gamma^2 - \gamma + \ln(1 + \gamma)}{\gamma^3}, \quad v_0 = \frac{Fl^3}{3EI_0}, \quad (15)$$

откуда вторая изгибная жёсткость пластины

$$C_\Delta = \left(\frac{EI_0}{l^3} \right) \frac{\gamma^3}{(1 + \gamma)[0.5\gamma^2 - \gamma + \ln(1 + \gamma)]} \quad (16)$$

В формулах (15-16) – см. формулу (12) $\gamma = (1 - \beta) / \beta$.

УДК 685.341.83 : 539.3 / 6

ПРОГИБЫ ГЕЛЕНКА В ЖЕНСКОЙ ОБУВИ

Т.М. Борисова, аспирант, Г.Н. Федосеев, доцент

УО «Витебский государственный технологический университет»,

г. Витебск, Республика Беларусь

Для поддержания латерального продольного свода стопы в обуви с различной высотой каблука геленочная часть должна быть достаточно жесткой при её изгибе. Актуально поэтому моделирование её изгиба и прогнозирование на его основе прогибов геленочной части обуви в зависимости от характеристик комплектующих.

На рисунке 1 представлена расчётная схема геленка на упругих опорах. Там же представлено поперечное сечение геленка, находящегося в стелечном узле.