# Coeficientul de zveltețe și stabilitatea individuală a arborilor de molid

Francisc Grudnicki

1. Coeficientul de zveltețe, factor de stabilitate

### 1.1. Stabilitatea molizilor

Arborii, în timpul existenței lor, sunt supuși în permanență acțiunilor mecanice, de care depinde stabilitatea lor mecanică și implicit, stabilitatea biologică. Greutatea proprie, masele de aer în mișcare cu sau fără precipitații solicită arborii, în special la încovoiere și compresiune.

Intensitatea acestor forțe, corelate cu alți factori specifici, afectează stabilitatea molizilor, așa cum este prezentat în figura 1.

#### 1.2. Coeficienții de zveltețe

Coeficienții de zveltețe (subțirime), exprimă distribuția în spațiu a biomasei fusului. Se cunosc două tipuri de coeficienți de zveltețe: dendrometric și mecanic.

Expresia matematică a coeficientului de zveltețe dendrometric  $\lambda_d$  este raportul dintre înălțimea fusului *h* (m) și diametrul de bază *d* (cm):

$$\lambda_d = \frac{h}{d} \,(\mathrm{m} \cdot \mathrm{cm}^{-1}) \tag{1.1}$$

Acest coeficient dimensional, transfor-



Fig. 1.1. Forme de instabilitate a molizilor: (a) încovoierea și flambajul elastic al fusului, caz în care fusul își revine la poziția verticală inițială, (b) încovoierea și flambajul plastic al fusului, caz în care fusul rămâne deformat, (c) ruperea fusului și (d) răsturnarea molidului prin dezrădăcinare

mat în coeficient de zveltețe adimensional  $\lambda$  este:

$$\lambda = \frac{h(m)}{d(m)} = 100\lambda_d \tag{1.2}$$

Coeficientul de zveltețe mecanic  $\lambda_m$  este raportul dintre lungimea de flambaj  $l_f$  (m) a fusului și raza de girație *i* (m) a secțiunii transversale:

$$\lambda_m = \frac{l_f}{i} \tag{1.3}$$

Pentru o bară de lungime h, încastrată la o extremitate și liberă la cealaltă extremitate, lungimea de flambaj este:

$$l_f = \mu h \tag{1.4}$$

unde:  $\mu$  - coeficient care depinde de forma barei și de modul de încărcare a acesteia.

Raza de girație este rădăcina pătrată a raportului dintre momentul de inerție axial  $I(m^4)$  și aria  $A(m^2)$  a secțiunii transversale. Pentru o secțiu-ne circulară de diametru draza de girație este:

$$i = \frac{d}{4} (\mathrm{m}) \tag{1.5}$$

aşa încât:

$$\lambda_m = 4\mu \frac{h}{d} = 4\mu\lambda = 400\,\mu\lambda_d \quad (1.6)$$

# 1.3. Variabilitatea coeficientului de zveltețe

Din relațiile (1.1), (1.2) și (1.6) rezultă în mod evident că mărimile coeficienților de zveltețe sunt în funcție de mărimile lui hși d. Aceste mărimi depind însă, la rândul lor, de ritmul lor de creștere, respectiv de clasa de producție a arboretelor, de vârstă etc. Un prim exemplu de variabilitate a coeficientului de zveltețe dendrometric este redat în tabelul 1, în care valorile medii ale acestui coeficient, în funcție de clasa de producție și de vârstă, au ca bază de calcul înălțimile și diametrele din tabelele de producție.

Un al doilea exemplu de variabilitate, în funcție de diametrul de bază, este redat de graficul din figura 1.2, ca urmare a măsurătorilor efectuate în U.P. IV, u.a. 74C din Ocolul silvic Coșna, D.S. Suceava, prin aplicarea ecuației de regresie (Horodnic, 1999):

$$y = \frac{1}{x} \left[ 12,718 \ln(x) - 13,357 \right]$$
(1.7)

unde:  $y = \lambda_d$  și x = d.

Arboretul din u.a. 74 C avea vârsta de 70 de ani, clasa a 2-a de producție, consistența 0,7, elagajul 0,5, diametrul mediu 28,0 cm și înălțimea medie 27,5 m, deci un coeficient de zveltețe mediu de 0,982 m·cm<sup>-1</sup>.

Din exemplele expuse, rezultă următoarele: (i) coeficientul de zveltețe descrește cu creșterea vârstei, clasa de producție și cu diametrul de bază; (ii) coeficientul de zveltețe este maxim la vârsta de 20-25 ani; (iii) molizii din clasa I-a de producție sunt cei mai zvelți; (iv) diferența dintre valoarea maximă și cea minimă este cea mai mare la clasa I-a de producție și cea mai mică la molizii din arboretele din clasa a V-a de producție.

#### 2. Modelul matematic al molidului

#### 2.1. Modelul fusului

Ca model matematic, pentru fusul molidului se iau în considerare trei forme

Clasa de Vârsta (ani) producție 20 40 60 80 100 120 0,797 I 1,154 1.080 0,993 0.918 0,874 Π 1,088 I,048 0,963 0,930 0,830 0,787 III 1,026 1,006 0,956 0,874 0,817 0,774 IV 0,960 0,952 0,909 0,845 0,782 0,741 V 0,870 0,863 0,861 0,797 0,744 0.704

Tabelul 1. Valorile medii ale coeficientului de zveltețe din tabelele de producție



Fig. 1.2. Variația coeficientului de zveltețe în funcție de diametrul de bază

cunoscute: cilindrul - ca formă de referință, paraboloidul apolonic și conul (fig. 2a).

Considerăm un fus de volum V, înălțime h și diametrele de bază aferente celor trei forme  $d_1$ ,  $d_2$  și  $d_3$ . Volumele și diametrele acestor trei forme sunt prezentate în continuare (relațiile 2.1). Astfel,

- pentru cilindru:

$$V = \frac{\pi}{4} d_1^2 h \qquad d_1 = 2\sqrt{\frac{V}{\pi h}}$$

- pentru paraboloid:

$$V = \frac{\pi}{8} d_2^2 h \quad d_2 = 2\sqrt{\frac{2V}{\pi h}} = d_1 \sqrt{2}$$

- pentru con:

$$V = \frac{\pi}{8}d_3^2 h \qquad d_3 = 2\sqrt{\frac{3V}{\pi h}} = d_1\sqrt{3}$$

Din relațiile (2.1) rezultă că:

$$d_1 < d_2 < d_3 \tag{2.2}$$

însă

$$\lambda_1 = \frac{h}{d_1}; \lambda_2 = \frac{h}{d_2} = \frac{\lambda_1}{\sqrt{2}}; \lambda_3 = \frac{h}{d_3} = \frac{\lambda_1}{\sqrt{3}}$$
(2.3)

Rezultă că:

$$\lambda_1 > \lambda_2 > \lambda_3 \tag{2.4},$$

adică cilindrul este mai zvelt decât paraboloidul și conul.

Din punctul de vedere al coeficientului de formă, la fusul molidului acesta variază



Fig. 2.1. Variația coeficientului de zveltețe funcție de diametrul de bază

între 0,580 la arborii tineri și 0,325 la cei bătrâni (Leahu, 1994).

Cum însă coeficientul de formă al paraboloidului este 0,500, iar al conului 0,333, iar din punct de vedere biomecanic sunt cvasiforme de egală rezistență la încovoiere și compresiune, adoptarea lor ca modele pentru fusul molidului este justificată.

Ecuațiile curbelor de contur pentru aceste două forme sunt:

- pentru paraboloidul apolonic

$$y^{2} = px = \frac{d_{2}^{2}}{h}x = \frac{\delta V}{\pi h^{2}}x$$
 (2.5)

- pentru con

$$y^{2} = px^{2} = \frac{d_{2}^{2}}{h^{2}}x^{2} = \frac{12V}{\pi h^{3}}x^{2}$$
 (2.6)

# 2.2. Modelul coronamentului

Pentru coronament, modelul matematic este un con echivalent compact, de înălțime  $h_c$ , diametru  $d_c$  și volum  $V_c$  (fig. 2.1b). Având în vedere proporțiile volumelor fusului cu coajă și al crăcilor, față de volumul suprateran, rezultă că volumul crăcilor este de aproximativ 10 % din volumul fusului, adică  $V_c = 0, 1V$ , volum con-centrat în conul de înălțime  $h_c = 0, 1h$ .

În acest caz, diametrul conului  $d_c$  este:

$$d_{c} = 2\sqrt{\frac{3V_{c}}{\pi h_{c}}} = 2\sqrt{\frac{0.3V}{0.1h}} = d_{1}\sqrt{3}$$
 (2.7)

#### 3. Sarcinile care solicită molidul

#### 3.1. Fortele active

#### 3.1.1. Greutatea molidului

Greutatea totală a molidului  $G_b$  este formată din greutatea fusului  $G_f$  greutatea coronamentului  $G_c$  și  $G_r$ , care este greutatea cioatei plus a sistemului radicelar (rădăcinile + solul aferent) (fig. 3.1):

$$G_t = G_f + G_c + G_r \tag{3.1}$$



Fig. 3.1. Sarcinile care solicită molidul

Deoarece greutatea specifică a crăcilor este dublă față de cea a fusului, adică  $\gamma_c = 2\gamma$ , iar  $V_c = 0, IV$ , rezultă că greutatea fusului plus a coronamentului G, este:

$$G = G_f + G_c = 1.2\gamma V = 0.3\pi\gamma d_1^2 h$$
(3.2)

$$G_f = \gamma \frac{\pi}{4} d_1^2; G_c = \gamma \frac{\pi}{20} d_1^2 h$$
 (3.3)

și  $x_f = h/2$  pentru cilindru,  $x_f = 2h/3$  pentru paraboloid și con, iar pentru coronament  $x_c = 2h/30$ .

Punctul de aplicație al forței *G*, conform teoremei momentelor este:

$$x_G = \frac{G_f x_f + G_c x_c}{G} \tag{3.4}$$

Din relația (3.4) rezultă pentru cilindru  $x_G = 0,428h$ , iar pentru paraboloid și con  $x_G = 0,567h$ .

# Coeficientul de zveltețe și stabilitatea ...

# 3.1.2. Forța de presiune a vântului

Presiunea dinamică a vântului într-un punct este:

$$p = \frac{l}{2}\rho C v^2 \tag{3.5}$$

unde:  $\rho$  - densitatea aerului, care depinde de gradul de încărcare a atmosferei cu precipitații, alte particule etc.; C - coeficient care depinde de forma corpului care în cazul formelor adoptate are valoarea C l, 0; v - viteza vântului, care crește cu înălțimea arborelui.

De exemplu, dacă la înălțimea de 10 m de la sol presiunea vântului este de 500  $\text{Nm}^{-2}$ , la înălțimea de 40 m este de 740  $\text{Nm}^{-2}$ , creșterea fiind aproape liniară.

Având în vedere că suprafața de contact a fusului și coronamentului descrește cu înălțimea, în timp ce viteza crește cu înălțimea, în calculul presiunii și al forțelor de presiune se adoptă o viteză medie constantă pe toată înălțimea.

În acest context, forța elementară de presiune dP(x) este dP(x) = pdA(x) (fig. 2.1a),

unde: 
$$dA = \frac{1}{2}\pi d(x)dx \qquad (3.6)$$

deci:

$$dP(x) = \frac{1}{2}\pi p d(x) dx = a d(x) dx \quad (3.7)$$

unde: 
$$a = \frac{1}{2}\pi p = \frac{1}{4}\pi \rho v^2$$
 (3.8)

Rezultanta forțelor de presiune a vântului *P* este:

$$P = a \int_{A} d(x) dx \tag{3.9}$$

Rezultantele forțelor de presiune a vântului  $P_i$  (i = 1-3), pentru cele trei forme ale fusului și coronamentului sunt:

- pentru cilindru:

$$P_1 = ad_1h = ad_1^2\lambda_1$$

- pentru paraboloid:

$$P_{2} = \frac{1}{3}ad_{2}h = \frac{\sqrt{2}}{3}ad_{1}h =$$

$$= \frac{\sqrt{2}}{3}ad_{1}^{2}\lambda_{1} = 0,47P_{1}$$
(3.10)

- pentru con:

$$P_{3} = \frac{1}{4}ad_{3}h = \frac{\sqrt{3}}{4}ad_{1}h$$
$$= \frac{\sqrt{3}}{4}ad_{1}^{2}\lambda_{1} = 0.43P_{1}$$

Centrul de presiune al acestor rezultante

este: 
$$x_f = \frac{h}{2} = 0,5h$$
.

Se observă că  $P_1 > P_2 > P_3$ , adică forma cilindrică este solicitată mai mult decât cea parabolică și conică, care sunt foarte apropiate.

Rezultanta forțelor de presiune pe coronament este:

$$P_{c} = \frac{1}{4}ad_{c}h_{c} = \frac{\sqrt{3}}{40}ad_{1}h$$

$$= \frac{\sqrt{3}}{40}ad_{1}\lambda_{1} = 0,043P_{1}$$
(3.11)

având centrul de presiune la  $x_c = 0.5h_c = 0.05h$ .

#### 3.2. Forțele de legătură (pasive)

Sistemul radicelar al arborilor forestieri poate fi asimilat cu o fundație, având o structură foarte complexă, formată din biomasa rădăcinilor și solul aferent. În acest sistem, rădăcinile formează o rețea complexă de armare a terenului și de ancorare în acesta.

Lungimea rețelei rădăcinilor crește cu vârsta. Astfel, la un molid cu diametrul de bază de 8 cm, lungimea rețelei (fără lungimea ramificațiilor firelor radicelare este de 4200 m, iar la un diametru de bată de 40 cm este de 33.500 m.

Conform principiului acțiunii și reacțiunii, sub efectul forțelor active, sistemul radicelar este solicitat la tracțiune și compresiune. Astfel, forțele de legătură sunt reprezentate de: rezultanta T a forțelor elementare de tracțiune, care reprezintă capacitatea de ancorare a sistemului radicelar în terenul aferent, rezultanta C a forțelor elementare de compresiune ale sistemului radicelar și terenul aferent (fig. 3.1).

Cunoscându-se solicitările mecanice, este foarte importantă cunoașterea comportamentului molizilor în funcție de forma și coeficientul de zveltețe al fusului.

#### 4. Încovoierea fusului

#### 4.1. Deformația fusului

Sub acțiunea vântului, axa fusului se deformează. Fusul se consideră încastrat la nivelul cioatei, fiind solicitat la o sarcină echivalentă uniform distribuită:

- pentru fus pe înălțimea *h* (fig. 4.1a):

$$q_i = \frac{P_i}{h}$$
 (i = 1-3) (4.1)

pentru coronament pe înălțimea h<sub>c</sub>



Fig. 4.1. Axa deformată a fusului.

(fig. 4.1b):

$$q_c = \frac{P_c}{h_c} \tag{4.2}$$

Având în vedere relațiile (3.10), (3.11), (4.1) și (4.2) se obține, pentru cele trei forme ale fusului, intensitatea sarcinii echivalente uniform distribuite  $q_i$ :

$$q_{1} = ad_{1}; \quad q_{2} = \frac{\sqrt{2}}{3}q_{1} = 0,47q_{1};$$
$$q_{3} = \frac{\sqrt{3}}{4}q_{1} = 0,43q_{1}; \quad q_{c} = 0,043q_{1} \quad (4.3)$$

din care rezultă că  $q_1 > q_2 > q_3$ .

Aplicând ecuația diferențială a axei deformate a fusului:

$$EI(x)y'' = -M(x) \tag{4.4}$$

unde: E - modulul de elasticitate longitudinală a fusului; I(x) - momentul de inerție axial geometric al secțiunii (x), care este variabil la paraboloid,

$$I(x) = I \frac{x}{h^2}$$
, în timp ce la con  
 $I(x) = I \frac{x}{h}$ ,

unde: *I* - momentul de inerție a secțiunii de bază; M(x) - momentul de încovoiere în secțiunea (x);

Se obțin următoarele ecuații ale axei deformate a fusului, pentru cazul din figura (4.1.a), cât și săgeata maximă  $y_m$  de la vârf: - pentru cilindru:

$$y_{I} = \frac{32q_{I}}{\pi E d_{I}^{4}} \left(\frac{x^{4}}{12} - \frac{h^{3}}{3}x + \frac{h^{4}}{4}\right)$$
$$y_{1m} = \frac{8q_{1}}{\pi E} \lambda_{1}^{4} = 8K_{S}$$
(4.5)

- pentru paraboloid:

$$y_{2} = \frac{32q_{2}h^{2}}{\pi E d_{2}^{4}} \left(\frac{x^{2}}{2} - hx + \frac{h^{2}}{2}\right) \qquad ;$$
  
$$y_{2m} = \frac{16q_{2}}{\pi E} \lambda_{2}^{4}$$
  
$$= \frac{4\sqrt{2}}{3} \frac{q_{1}}{\pi E} \lambda_{1}^{4} = 1,886K_{s} \qquad (4.6)$$

- pentru con:

$$y_{3} = \frac{32q_{3}h}{\pi Ed_{3}^{4}} \left(\frac{x^{3}}{6} - \frac{h^{2}}{2}x + \frac{h^{3}}{3}\right) ;$$
  

$$y_{3} = \frac{32q_{3}}{\pi E}\lambda_{3}^{4} = \frac{8\sqrt{3}}{9}\frac{q_{1}}{\pi E}\lambda_{1}^{4} = 1,540K$$
(4.7)

Rezultă că:  $y_{1m} > y_{2m} > y_{3m}$  (4.8) unde:

$$K_s = \frac{q_I \lambda_I^2}{\pi E} \tag{4.9}$$

Ecuația axei deformate a fusului pentru cazul din figura (4.1b) și săgeata maximă aferentă, este:

$$y_{ci} = \frac{32q_ch_c}{\pi \cdot Ed_i^4} \left\{ \frac{x^3}{3} - (h - \frac{h_c}{2})^2 + \frac{2h^3}{3} - \frac{hh_c}{4} (4h - h_c) \right\} = \frac{32q_ch_c}{\pi \cdot Ed_i^4} f_c \left\{ x \right\}$$
  
cu *i* = 1-3 (4.8)

unde  $y_{c1m} = 0,0789K_s; y_{c2m} = 0,0195K_s;$  $y_{c3m} = 0,0087K_s$  (4.10)

Suprapunând efectele celor două solicitări  $(Y_i = y_{im} + y_{cim})$ , săgeata maximă totală  $Y_i$  este:  $Y_l = 8,078K_s$  (cilindru),  $Y_2 = 1,906K_s$  (paraboloid) și  $Y_3 = 1,549K_s$ (con) relația (4.11)

aşa încât: 
$$Y_1 > Y_2 > Y_3$$
 (4.12)

Din cele expuse, deformația maximă a fusului este dată de relația generală:

$$Y = k\frac{q}{E}\lambda^4 = K\lambda^4 \div K = k\frac{q}{E}$$
(4.13)

Reprezentând grafic relația (4.12) și având în vedere variația coeficientului de

zveltețe în funcție de vârstă și clasa de producție, rezultă următoarele:

(i) deformația maximă a fusului crește liniar cu intensitatea vântului q și cu coeficientul de zveltețe  $\lambda$  la puterea a patra;

(ii) la o viteză a vântului dată, la arborii tineri forța de presiune este mai mică decât la arborii în vârstă, în schimb coeficientul de zveltețe este mai mare la cei tineri și mai mic la cei în vârstă, ceea ce însemnă că molizii prin forma lor naturală, își asigură stabilitatea;

(iii) deformația fusului la încovoiere este maximă în general la molizii de 25 ani din clasa 1-a de producție și minimă la cei de 120 ani, din clasa a 5-a de producție;

(iv) forma cilindrică a fusului se deformează mult, în comparație cu fusul în formă de paraboloid și con, ale căror deformații sunt foarte apropiate, ceea ce demonstrează încă odată, că natura își creează forme optime la solicitările mecanice;

(v) mărimea deformației variază invers proporțional cu mărimea modulului de elasticitate longitudinală *E*. Acesta depinde însă de specie, greutatea specifică aparentă, umiditate, temperatură, direcția solicitării în



Fig. 4.2. Variația deformației maxime

### Grudnicki

raport cu fibrele, lemnului timpuriu-târziu, defecte, etc. Modulul *E* crește cu greutatea specifică, caz în care deformația scade, dar același modul scade cu creșterea umidității, caz în care deformația crește. Lemnul târziu are modul mai mare ca lemnul timpuriu.

# 4.2. Încovoierea fusului în domeniul elastic și plastic

Formula lui Navier:

$$\sigma = \frac{M}{w} \tag{4.14}$$

redă relațiile dintre solicitări și tensiunile axiale, unde:  $\sigma$  - efortul unitar axial;

 $M = \frac{1}{2}qh^2$  - momentul maxim de

încovoiere;

 $w = \frac{\pi d^3}{32}$  - modulul de elasticitate

axial, așa încât relația (4.14) devine:

$$\sigma = \frac{16qh^2}{\pi d^3} \cdot \frac{h}{h} = \frac{16q}{\pi h} \lambda^3, \text{ de unde}$$
$$\lambda = \sqrt[3]{\frac{\pi h}{16q}\sigma}$$
(4.15)

Pentru  $\sigma < \sigma_p$  = limita de plasticitate, deformația fusului este elastică.

Pentru  $\sigma \geq \sigma_{p}$ , deformația fusului este plastică (permanentă) (fig. 4.3), caz în care coeficientul de zveltețe devine coeficient de zveltețe critic la încovoiere  $\lambda_{cri}$ 

$$\lambda_{cri} = \sqrt[3]{\frac{\pi h}{16q}\sigma_p} \tag{4.16}$$

Fusul rămâne permanent deformat, cu săgeata maximă critică  $Y_{cri}$ :



Fig. 4.3. Încovoiere plastică

$$Y_{cr} = k \frac{q}{E} \lambda_{cri}^4 \tag{4.17}$$

Ruperea fusului se produce în orice secțiune transversală în care:

$$\sigma_{efectiv} \geq \sigma_{rupere}$$

#### 5. Flambajul fusului

### 5.1. Sarcina critică de flambaj

Fusul molidului, pe lângă greutatea proprie și a coronamentului este solicitat adesea, în plus, și de greutatea precipitațiilor, sub diverse forme, particule, etc., caz în care sub acțiunea acestor solicitări poate să flambeze și chiar să cedeze la rupere.

Greutatea totală la care poate flamba fusul (fig. 5.1), în care este inclusă și greutatea precipitațiilor, este dată de sarcina critică de flambaj și este formată din:



Fig. 5.1. Sarcinile la flambaj

- greutatea proprie a fusului  $G_f$  ca rezultantă a sarcinii continue distribuită liniar de la bază la vârf (5.1a):

$$q_x = q_0 \frac{x}{h}; \quad G_f = \frac{1}{2}q_0 h$$

de unde: 
$$q_0 = \frac{2G_f}{h}$$
 (5.1)

- greutatea coronamentului  $G_c$  ca sarcină concentrată în centrul de greutate al coronamentului (fig. 5.1b):

$$G_c = 0.2G_f \tag{5.2}$$

Se cunoaște că sarcina critică la flambaj este dată de relația:

$$G_{cr} = \frac{\pi^2 EI}{l_f^2} \tag{5.3}$$

unde:  $l_f$  - lungimea de flambaj, care în cazul încastrării la o extremitate și a sarcinilor din figura (5.1) este:

$$l_f = 0,782h$$
 pentru  $G_f$  şi  
 $l_f = 2(h - x_c) = 1,867h$  pentru  $G_c$  (5.4)

Pentru forma cilindrică a fusului de volum V, înălțime h și diametru  $d_l$ , care are coeficientul de zveltețe mai mare decât paraboloidul și conul, prin suprapunerea efectelor, sarcina critică de flambaj este:

$$G_{1cr} = \frac{\pi^2 E I_1}{(0,782h)^2} + \frac{\pi^2 E I_1}{(1,867h)^2} = \frac{\pi^2 E}{8} \cdot \frac{\pi d_1^2}{4} \cdot \frac{d_1^2}{h^2} = \frac{\pi^2 E}{8} \cdot \frac{A_1}{\lambda_1^2}$$
(5.5)

$$G_{cr} = k_f \frac{EA}{\lambda^2} = \frac{K_1}{\lambda^2}; K_f = k_f EA$$
(5.6)

de unde coeficientul de zveltețe critic la flambaj,

Comentarii

$$\lambda_{lcr} = \pi \sqrt{\frac{EA_l}{8G_{lcr}}} \tag{5.7}$$

Pentru cazul în care secțiunea este variabilă, sarcina critică de flambaj este:

$$G_{cr} = \varphi \frac{\pi^2 EI}{l_{\ell}^2} \tag{5.8}$$

unde  $\varphi$  - coeficient adimensional, funcție de variația secțiunii în lungul axe.

Avem următoarele sarcini critice de flambaj:

- pentru paraboloid:

$$G_{2cr} = \varphi_2 \frac{\pi^2 E}{4} \cdot \frac{A_2}{\lambda_1^2}$$

- pentru con:

$$G_{3cr} = \varphi_3 \frac{3\pi^2 E}{8} \cdot \frac{A_3}{\lambda_1^2}$$
(5.9)

Însă  $\varphi > 1$ , iar  $A_3 > A_2 > A_1$ , așa încât

$$G_{3cr} > G_{2cr} > G_{1cr}.$$
 (5.10)

Rezultă deci, că pentru un fus de volum V și înălțime h, forma conică preia sarcina critică de flambaj cea mai mare.

Din relațiile 5.5, 5.6 rezultă că sarcina critică flambaj crește cu scăderea coeficientului de zveltețe, la puterea a doua (fig. 5.2).

# 5.2. Flambajul în domeniul elastic și plastic

Flambajul în domeniul elastic, are loc când:

$$\sigma_f = \frac{G_{1cr}}{A_1} = \frac{\pi^2}{8} \cdot \frac{E}{\lambda_{1cr}^2} \le \sigma_p \quad (5.11)$$

$$\lambda_{2crf} = \pi \sqrt{\frac{\varphi_2 E}{4\sigma_p}}$$



Fig. 5.2. Variația sarcinii critice de flambaj funcție de  $\lambda$ 

adică:

$$\lambda_{Icrf} = \pi \sqrt{\frac{E}{8\sigma_p}}; \ \lambda_{3crf} = \pi \sqrt{\frac{3\varphi_3 E}{8\sigma_p}}$$
(5.12)

Peste această limită, fusul molidului rămâne deformat în domeniul plastic care în cazul că este depășit, evident că se va rupe.

6. Stabilitatea molizilor la răsturnare (dezrădăcinare)

6.1. Săgeata centrului de greutate a greutății G

Săgeata centrului de greutate a forței *G* rezultă din relațiile 4.5-4.8, în care se înlocuiește *x* cu  $x_G = \alpha h$  ( $0 < \alpha < 1$ ). Pentru cilindru,  $\alpha = 0,476h$ , iar pentru paraboloid și con,  $\alpha = 0,567h$ , astfel încât:

$$y_{1G} = 3,040 \frac{q_1 \lambda_1^4}{\pi E}$$

$$y_{2G} = 0,335 \frac{q_1 \lambda_1^4}{\pi E}$$

$$y_{3G} = 0,116 \frac{q_1 \lambda_1^4}{\pi E}$$
(6.1)

#### 6.2. Stabilitatea la răsturnare

Având în vedere schema de sarcini la care este supus molidul (forțe active și forțe pasive), condițiile de stabilitate la răsturna-re (dezrădăcinare) sunt:

- momentul de stabilitate  $M_s$  (al forțelor stabilizatoare în raport cu punctul  $A_s$ ) să fie mai mare ca momentul de răsturnare  $M_r$  (al forțelor destabilizatoare în raport cu punctul *A*);

$$M_s \ge M_r \tag{6.2}$$

- capacitatea de ancorare a sistemului radicelar T să fie mai mică decât cea de rupere  $T_r$  și mai mare ca zero:

$$0 \le T \le T_r \tag{6.3}$$

În momentul în care  $M_s = M_r$ , și T = 0, rezultanta C din sistemul radicelar are punctul de aplicație în A, care devine o articulație ancorată, pe timpul mișcării de răsturnare.

În funcție de mărimea săgeții  $y_G$ , distingem trei situații în mișcarea de răsturnare:

1) Când  $y_G < b$ 

$$M_{s} = G(b - y_{G}) + (T_{x} + G_{r})b,$$
  

$$M_{r} = Ps$$
(6.4)

Forța *G* este o forță stabilizatoare. 2) Când  $y_G = b$ :

$$M_s = (T_x + G_r)b$$
  

$$M_r = Ps$$
(6.5)

Momentul forței G este nul.

3) Când 
$$y_G > b$$
  
 $M_s = (T_x + G_r)b$   
 $M_r = Ps + G(y_G - b)$  (6.6)

Forța G este o forță destabilizatoare.

În relațiile 6.4-6.5, s este brațul de pârghie al rezultantei P, adică:

 $s = h - x_P + h_{cioat\tilde{a}}$ . Relațiile (6.1) au expresia generală:

$$y_G = K_i \lambda_i^4 \tag{6.7}$$

Când  $y_G = b$ , coeficientul de zveltețe de-

vine critic:

$$\lambda_{icr} = \sqrt[4]{\frac{b}{K_i}} \tag{6.8}$$

Forța *G* devine forță destabilizatoare. Din relațiile 6,4-6,7 rezultă că  $M_s$  și  $M_r$  sunt funcții liniare de  $y_G$  și, respectiv, de  $\lambda_I$ .



**Fig. 6.1.** Variația lui  $M_s$  și  $M_r$  în funcție de  $y_G$ 

Rezultă că, în domeniul  $y_G < b$ ,  $M_s$  descrește, iar  $M_r$  este constant, în schimb în domeniul  $y_G > b M_s$  este constant, iar  $M_r$  crește.

Din figura 6.1 se observă că stabilitatea molidului la răsturnare este asigurată atunci când mărimile  $M_s \, si \, M_r$  se află în interiorul domeniului OABCD.

#### **Bibliografie**

- Danciu, M., Parascan, D., 2003. Botanică forestieră, Editura "Pentru Viață", Brașov.
- Giurgiu, V., et.al., 1972. Biometria arborilor şi arboretelor din România. Editura Ceres, Bucureşti.

- Giurgiu, V., Decei, I., 1997. Biometria arborilor din România, Editura Snagov, București.
- Grudnicki, F., 2003. Bazele stabilității arborilor forestieri. Editura Universității "Ștefan cel Mare" Suceava.
- Horodnic, S., 1999. Cercetări privind structura arboretelor echiene de molid în raport cu densitatea lemnului. Teză de doctorat, Universitatea "Ștefan cel Mare", Suceava.
- Leahu, I., 1994. Dendrometrie. Editura Didactică și Pedagogică, București.
- Redlov, T., 1969. Curs general de rezistența materialelor. Institutul Politehnic Brașov.
- Zarojanu, D., 2004. Mecanica pământurilor pentru infrastucturi de instalații de transport forestiere. Editura AGIR, București.

Autorul. Ing. Francisc Grudnicki activează în calitate de cadru didactic asociat la Universitatea "Ștefan cel Mare" Suceava, Facultatea de Silvicultură. Poate fi contactat prin intermediul redacției.