

Aplikace matematiky

Vladimír Fiřt

Výpočet vlastních čísel na základě transformace homogenního systému algebraických rovnic

Aplikace matematiky, Vol. 6 (1961), No. 2, 91–102

Persistent URL: <http://dml.cz/dmlcz/102744>

Terms of use:

© Institute of Mathematics AS CR, 1961

Institute of Mathematics of the Czech Academy of Sciences provides access to digitized documents strictly for personal use. Each copy of any part of this document must contain these *Terms of use*.



This document has been digitized, optimized for electronic delivery and stamped with digital signature within the project *DML-CZ: The Czech Digital Mathematics Library* <http://dml.cz>

A konečně, dělíme-li poslední rovnici systému (1) rovněž x_n , dostaneme

$$(6) \quad a_{n,1} \frac{x_1}{x_n} + a_{n,2} \frac{x_2}{x_n} + \dots + a_{n,n-1} \frac{x_{n-1}}{x_n} + a_{n,n} = 0.$$

Tato transformace homogenního systému rovnic (1) je možná jen tehdy, když je splněna podmínka $x_n \neq 0$, a proto vlastní číslo ε_0 můžeme určit z podmínky, aby všechny transformované rovnice (5) a (6) byly splněny. Protože pro celkový počet n neznámých (vlastní číslo ε_0 a $(n-1)$ poměrů $\frac{x_i}{x_n}$, $i = 1, 2, \dots, n-1$) platí n vztahů mezi nimi, které tvoří $(n-1)$ rovnic systému (5) a rovnice (6), obdržíme vždy řešení zcela určité. Odtud plyne tento závěr:

Vlastní číslo ε_0 je taková hodnota argumentu ε , při níž existuje řešení transformovaných nehomogenních rovnic (5) a (6).

Poněvadž homogennímu systému rovnic (1) přísluší nejen jedno vlastní číslo, ale více vlastních čísel [1], [2], existuje více než jedno řešení nehomogenních rovnic (5) a (6). Každému řešení těchto rovnic odpovídá určité vlastní číslo.

Výpočet vlastního čísla z transformovaných rovnic (5) a (6) provedeme metodou postupných aproximací (kterou uvedeme bez důkazu).

První aproximace. 1. Za přibližnou hodnotu nultého řádu vlastního čísla ε_0 vezmeme zvolené číslo ${}^{(0)}\varepsilon$ a vypočteme hodnoty koeficientů ${}^{(0)}a_{i,k} = f_{i,k}({}^{(0)}\varepsilon)$.

2. Ze systému nehomogenních lineárních rovnic (5) určíme poměry ${}^{(0)}\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$, $i = 1, 2, \dots, n-1$, Gaussovou eliminací, iterací nebo jinými způsoby; tyto poměry ${}^{(0)}\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$ budou přibližné, neboť je stanovíme z přibližných hodnot ${}^{(0)}a_{i,k}$.

3. Dosadíme hodnoty ${}^{(0)}a_{n,k} = f_{n,k}({}^{(0)}\varepsilon)$ a ${}^{(0)}\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$ do rovnice (6)¹⁾.

4. Sestrojíme graf funkce

$$(7) \quad {}^{(1)}\Phi(\varepsilon) = {}^{(0)}\left(\frac{x_1}{x_n}\right) a_{n,1} + {}^{(0)}\left(\frac{x_2}{x_n}\right) a_{n,2} + \dots + {}^{(0)}\left(\frac{x_{n-1}}{x_n}\right) a_{n,n-1} + a_{n,n},$$

která se vyznačuje tím, že poměry ${}^{(0)}\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$ jsou konstantami a jen koeficienty $a_{n,k}$ jsou funkcemi argumentu ε . Funkce (7) představuje levou stranu rovnice (6) s přibližnými poměry ${}^{(0)}\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$. Aproximace ${}^{(1)}\varepsilon$ je pak kořenem rovnice ${}^{(1)}\Phi(\varepsilon) = 0$ (viz příklad 1, obr. 2).

Druhá aproximace. 1. Vypočteme hodnoty koeficientů ${}^{(1)}a_{i,k} = f_{i,k}({}^{(1)}\varepsilon)$.

¹⁾ Rovnice (6) není splněna, je-li ${}^{(0)}\varepsilon \neq \varepsilon_0$.

2. Řešením systému nehomogenních rovnic (5) s koeficienty ${}^{(1)}a_{i,k}$ určíme poměry ${}^{(1)}\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$, $i = 1, 2, \dots, n - 1$.

3. Sestrojíme graf funkce

$$(8) \quad {}^{(2)}\Phi(\varepsilon) = {}^{(1)}\left(\frac{x_1}{x_n}\right)a_{n,1} + {}^{(1)}\left(\frac{x_2}{x_n}\right)a_{n,2} + \dots + {}^{(1)}\left(\frac{x_{n-1}}{x_n}\right)a_{n,n-1} + a_{n,n},$$

kteřá představuje levou stranu rovnice (6) s poměry ${}^{(1)}\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$. U funkce (8) jsou poměry ${}^{(1)}\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$ konstantami a jen koeficienty $a_{n,k}$ jsou funkcemi argumentu ε . Číslo ${}^{(2)}\varepsilon$, které je kořenem rovnice ${}^{(2)}\Phi(\varepsilon) = 0$, je druhou aproximací vlastního čísla ε_0 .

Obecně m -tou aproximací ${}^{(m)}\varepsilon$ vlastního čísla ε_0 určíme z podmínky, aby hodnota funkce

$$(9) \quad {}^{(m)}\Phi(\varepsilon) = {}^{(m-1)}\left(\frac{x_1}{x_n}\right)a_{n,1} + {}^{(m-1)}\left(\frac{x_2}{x_n}\right)a_{n,2} + \dots + {}^{(m-1)}\left(\frac{x_{n-1}}{x_n}\right)a_{n,n-1} + a_{n,n}$$

byla rovna nule (${}^{(m)}\Phi({}^{(m)}\varepsilon) = 0$). Přitom poměry ${}^{(m-1)}\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$, $i = 1, 2, \dots, n - 1$, určíme řešením rovnic (5) s koeficienty ${}^{(m-1)}a_{i,k} = f_{i,k}({}^{(m-1)}\varepsilon)$, kde ${}^{(m-1)}\varepsilon$ je $(m - 1)$ -ní aproximace vlastního čísla ε_0 .

Číslo ${}^{(m)}\varepsilon$ aproximuje vlastní číslo ε_0 s dostatečnou přesností, jestliže se od předcházející hodnoty ${}^{(m-1)}\varepsilon$ liší „dostatečně málo“.

Vhodnou volbou rovnice (6) ze systému rovnic (1) dosáhneme již při první aproximaci výsledků dostatečně přesných. Jestliže první aproximace ${}^{(1)}\varepsilon$ je ještě značně odchylná od odhadnuté hodnoty ${}^{(0)}\varepsilon$, je nutné v některých případech určit také druhou aproximaci (viz příklady), po případě ještě další aproximace.

Dříve než pojednáme o tom, jak takovou volbu rovnice (6) provést, demonstrujeme uvedený postup řešení na dvou numerických příkladech.

Příklad 1. Určit nejmenší kritické zatížení rámu (obr. 1a), které odpovídá tvaru vybočení charakterizovanému relativním posunem δ koncových průřezů stojek (obr. 1b).

Dáno $k = \frac{J_0 h}{J l} = 0,4$ ($J_0(J)$ je moment setrvačnosti průřezu příčle (stojky),

l – délka příčle, h – výška rámu) a poměr sil

$$N_1 : N_2 : N_3 := N_{1,kr} : N_{2,kr} : N_{3,kr} = 2,56 : 4 : 1,$$

kde $N_{i,kr}$, $i = 1, 2, 3$, jsou hledané kritické osové síly. Označíme-li

$$(10) \quad \varepsilon_i = h \sqrt{\frac{N_i}{EJ}}, \quad i = 1, 2, 3,$$

(E je modul pružnosti materiálu) je $\varepsilon_1 = 0,8\varepsilon_2$ a $\varepsilon_3 = 0,5\varepsilon_2$.

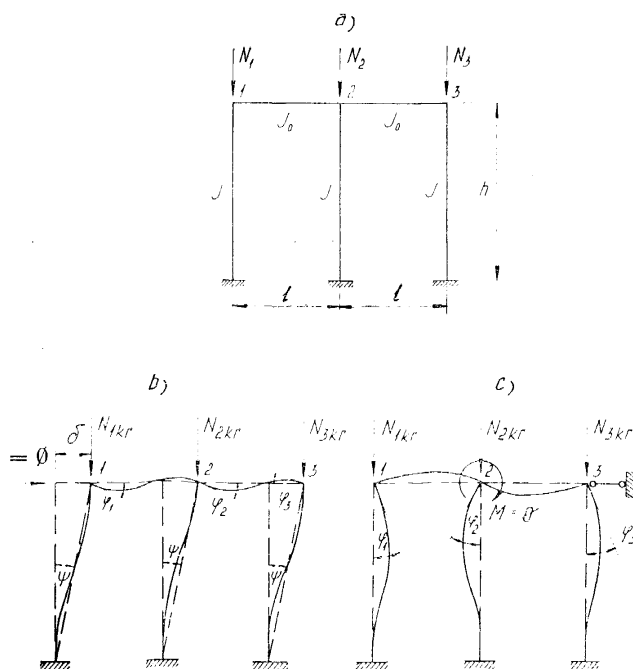
Při použití deformační metody a za předpokladů uvedených v [3] (str. 217) obdržíme ze styčnickových rovnic $\Sigma M = 0$ a z patrové rovnice $\Sigma T = 0$ tuto soustavu rovnic:²⁾

(11)

$$\begin{aligned} [L_1(\varepsilon_1) + 4k] \phi_1 &+ 2k\phi_2 && - L_3(\varepsilon_1) \psi = 0, \\ 2k\phi_1 + [L_1(\varepsilon_2) + 8k] \phi_2 &&+ 2k\phi_3 - L_3(\varepsilon_2) \psi = 0, \\ &2k\phi_2 + [L_1(\varepsilon_3) + 4k] \phi_3 &&- L_3(\varepsilon_3) \psi = 0, \\ L_3(\varepsilon_1) \phi_1 &+ L_3(\varepsilon_2) \phi_2 &+ L_3(\varepsilon_3) \phi_3 &- \\ &&&- [L_4(\varepsilon_1) + L_4(\varepsilon_2) + L_4(\varepsilon_3)] \psi = 0, \end{aligned}$$

kde ϕ_i , $i = 1, 2, 3$, jsou úhly pootočení styčnicků 1, 2, 3 a ψ úhel pootočení os stojek (obr. 1b); kladný smysl těchto úhlů pootočení je shodný se smyslem otáčení hodinových ručiček. Tyto úhly pootočení jsou neznámými veličinami, které jsou v systému (1) obecně označeny jako x_i .

Výpočet vlastního čísla ε_0 homogenního systému rovnic (11) vede na stanovení kritické hodnoty parametru ε_2 , kterou označíme $\varepsilon_{2,kr}$.



Obr. 1.

²⁾ Viz označení funkcí $L_j(\varepsilon)$ v [3] na str. 240—241 a příklad na str. 299—300, kde ε je označeno písmenem u .

Dělením rovnic (11) úhlem $\psi \neq 0$ dostáváme tento systém nehomogenních rovnic:

$$(12) \quad \begin{aligned} [L_1(\varepsilon_1) + 4k] \frac{\phi_1}{\psi} + 2k \frac{\phi_2}{\psi} &= L_3(\varepsilon_1), \\ 2k \frac{\phi_1}{\psi} + [L_1(\varepsilon_2) + 8k] \frac{\phi_2}{\psi} + 2k \frac{\phi_3}{\psi} &= L_3(\varepsilon_2), \\ 2k \frac{\phi_2}{\psi} + [L_1(\varepsilon_3) + 4k] \frac{\phi_3}{\psi} &= L_3(\varepsilon_3), \\ L_3(\varepsilon_1) \frac{\phi_1}{\psi} + L_3(\varepsilon_2) \frac{\phi_2}{\psi} + L_3(\varepsilon_3) \frac{\phi_3}{\psi} - [L_4(\varepsilon_1) + L_4(\varepsilon_2) + \\ &+ L_4(\varepsilon_3)] = 0. \end{aligned}$$

První aproximace. Odhadneme ${}^{(0)}\varepsilon_1 = {}^{(0)}\varepsilon_2 = {}^{(0)}\varepsilon_3 = 0$ [$L_1(0) = 4$, $L_3(0) = 6$] a z prvních tří rovnic (12) ($k = 0,4$) určíme poměry ${}^{(0)}\left(\frac{\phi_1}{\psi}\right) = {}^{(0)}\left(\frac{\phi_3}{\psi}\right) = +0,98360$, ${}^{(0)}\left(\frac{\phi_2}{\psi}\right) = +0,61476$. Po dosazení těchto poměrů do levé strany poslední rovnice (12) obdržíme tuto funkci argumentů ε_i , $i = 1, 2, 3$:

$$(13) \quad {}^{(1)}\Phi(\varepsilon) = 0,98360 [L_3(\varepsilon_1) + L_3(\varepsilon_3)] + 0,61476 L_3(\varepsilon_2) - [L_4(\varepsilon_1) + L_4(\varepsilon_2) + L_4(\varepsilon_3)].$$

Průběh funkce ${}^{(1)}\Phi(\varepsilon)$ je znázorněn pro různé hodnoty ε_2 ($\varepsilon_1 = 0,8\varepsilon_2$, $\varepsilon_3 = 0,5\varepsilon_2$) na obr. 2.

Nejmenší hodnota první aproximace kritického parametru $\varepsilon_{2,kr}$ je ${}^{(1)}\varepsilon_2 = 3,1$ (${}^{(1)}\varepsilon_1 = 0,8 \cdot 3,1 = 2,48$, ${}^{(1)}\varepsilon_3 = 0,5 \cdot 3,1 = 1,55$). Protože hodnota ${}^{(1)}\varepsilon_2$ je značně odlišná od odhadnuté hodnoty ${}^{(0)}\varepsilon_2$, určíme ještě druhou aproximaci.

Druhá aproximace. Z tabulek funkcí $L_j(\varepsilon)$ [5^3] vyhledáme jejich hodnoty pro vypočtená čísla ${}^{(1)}\varepsilon_i$, $i = 1, 2, 3$:

$$\begin{aligned} L_1(2,48) &= 3,1040, & L_3(2,48) &= 5,3562 \\ L_1(3,1) &= 2,5148, & L_3(3,1) &= 4,9650 \\ L_1(1,55) &= 3,6692, & L_3(1,55) &= 5,7552. \end{aligned}$$

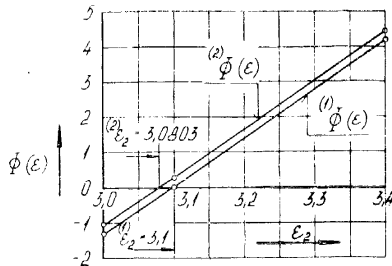
Z prvních tří rovnic (12) určíme po dosazení těchto hodnot přesnější poměry ${}^{(1)}\left(\frac{\phi_1}{\psi}\right) = 1,04138$, ${}^{(1)}\left(\frac{\phi_2}{\psi}\right) = 0,58276$, ${}^{(1)}\left(\frac{\phi_3}{\psi}\right) = 1,00375$. Tyto poměry dosadíme opět do levé strany poslední rovnice (12):

$$(14) \quad {}^{(2)}\Phi(\varepsilon) = 1,04138 L_3(\varepsilon_1) + 0,58276 L_3(\varepsilon_2) + 1,00375 L_3(\varepsilon_3) - [L_4(\varepsilon_1) + L_4(\varepsilon_2) + L_4(\varepsilon_3)].$$

³⁾ V této knize nejsou funkce $L_j(\varepsilon)$ tabelovány přímo, ale jejich násobky.

Pomocí grafu funkce (14) a z podmínky, že ${}^{(2)}\Phi({}^{(2)}\varepsilon) = 0$ (obr. 2) určíme druhou aproximaci vlastního čísla ${}^{(2)}\varepsilon_2 = 3,0803$ (${}^{(2)}\varepsilon_1 = 0,8$, ${}^{(2)}\varepsilon_2 = 2,4642$, ${}^{(2)}\varepsilon_3 = 0,5$, ${}^{(2)}\varepsilon_2 = = 1,5402$).

Pro posouzení přesnosti obdrženého výsledku jsme určili přesné hodnoty $\varepsilon_{i,kr}$, $i = 1, 2, 3$, z podmínky (2). Determinant systému rovnic (11) při $\varepsilon'_2 = 3,0$ ($\varepsilon'_1 = = 0,8 \cdot 3,0 = 2,4$, $\varepsilon'_3 = 0,5 \cdot 3,0 = 1,5$) má hodnotu $\Delta(\varepsilon') = + 152,247$ a při $\varepsilon''_2 = 3,1$ ($\varepsilon''_1 = 2,48$, $\varepsilon''_3 = 1,55$) má hodnotu $\Delta(\varepsilon'') = = - 35,947$. Přesná hodnota vlastního čísla $\varepsilon_{2,kr} = 3,0809$ ($\varepsilon_{1,kr} = 2,4647$, $\varepsilon_{3,kr} = 1,5405$), při níž $\Delta(\varepsilon) = 0$, byla určena lineární interpolací mezi ε'_2 , $\Delta(\varepsilon')$ a ε''_2 , $\Delta(\varepsilon'')$.



Obr. 2.

Je tedy první aproximace ${}^{(1)}\varepsilon_2$ vlastního čísla o 0,62% větší než přesná hodnota $\varepsilon_{2,kr}$ (odhadli jsme ${}^{(0)}\varepsilon_2 = 0$ značně odchylné od ${}^{(1)}\varepsilon_2 = 3,1$) a druhá aproximace ${}^{(2)}\varepsilon_2$ je pouze o 0,02% menší než $\varepsilon_{2,kr}$.

Kritické síly $N_{i,kr}$, $i = 1, 2, 3$, určíme ze vztahu (10):

$$(15) \quad N_{i,kr} \doteq {}^{(2)}\varepsilon_i^2 \frac{EJ}{h^2}, \quad i = 1, 2, 3.$$

Příklad 2. Určit nejmenší kritické zatížení rámu (obr. 1a), je-li zabráněno posunu styčniců (obr. 1c). Dané hodnoty jsou stejné jako v příkladě 1.

V tomto případě je $\psi = 0$ a první tři (styčnicové) rovnice (11) po dělení $\phi_2 \neq 0$ a po změně pořadí zní:

$$(16) \quad \begin{aligned} [L_1(\varepsilon_1) + 4k] \frac{\phi_1}{\phi_2} &= - 2k, \\ [L_1(\varepsilon_3) + 4k] \frac{\phi_3}{\phi_2} &= - 2k, \\ 2k \left(\frac{\phi_1}{\phi_2} + \frac{\phi_3}{\phi_2} \right) + L_1(\varepsilon_2) + 8k &= 0. \end{aligned}$$

Poslední (patrová) rovnice v (11) je na ostatních rovnicích závislá, a proto ji neuvažujeme.

První aproximace. Odhadneme ${}^{(0)}\varepsilon_1 = {}^{(0)}\varepsilon_2 = {}^{(0)}\varepsilon_3 = 0$ a z prvních dvou rovnic (16) ($L_1(0) = 4$, $k = 0,4$) určíme poměry ${}^{(0)}\left(\frac{\phi_1}{\phi_2}\right) = {}^{(0)}\left(\frac{\phi_3}{\phi_2}\right) = - 0,14286$.

Dosadíme tyto poměry do poslední rovnice (16). Po malé úpravě ($k = 0,4$) obdržíme, že $L_1(\varepsilon_2) = - 2,97142$ a z tabulek funkcí $L_j(\varepsilon)$ [5] vyhledáme přímo hodnotu ${}^{(1)}\varepsilon_2 = 5,188$ (${}^{(1)}\varepsilon_1 = 0,8 \cdot 5,188 = 4,150$, ${}^{(1)}\varepsilon_3 = 0,5 \cdot 5,188 = 2,594$).

Přesná hodnota vlastního čísla určená z podmínky $\Delta(\varepsilon) = 0$, kde $\Delta(\varepsilon)$ je determinant soustavy prvních tří rovnic (11) ($\psi = 0$), je $\varepsilon_{2,kr} = 5,162$ ($\varepsilon_{1,kr} = 4,130$, $\varepsilon_{3,kr} = 2,581$). Tato hodnota $\varepsilon_{2,kr}$ byla určena lineární interpolací mezi hodnotami $\varepsilon'_2 = 5,16$, $\Delta(\varepsilon') = + 0,118$ a $\varepsilon''_2 = 5,20$, $\Delta(\varepsilon'') = - 2,846$. I když jsme odhadli hodnotu ${}^{(0)}\varepsilon_2 = 0$ značně odchylnou od ${}^{(1)}\varepsilon_2 = 5,188^4$, obdrželi jsme již při první aproximaci výsledek téměř přesný (${}^{(1)}\varepsilon_2$ je jen o 0,5% větší než $\varepsilon_{2,kr}$). Kritické síly $N_{i,kr}$, $i = 1, 2, 3$, určíme ze vztahu (10): $N_{i,kr} \doteq {}^{(1)}\varepsilon_i^2 \frac{EJ}{h^2}$, $i = 1, 2, 3$.

3. O VHODNÉ VOLBĚ ROVNICE (6)

Obecně můžeme volit rovnici (6) ze systému rovnic (1) (po transformaci na nehomogenní systém) zcela libovolně. Známe-li přesné hodnoty poměrů $\frac{x_i}{x_n}$, můžeme určit přesnou hodnotu vlastního čísla ε_0 z kterékoli rovnice systému (5) nebo z rovnice (6).

Kdybychom odhadli hodnotu ${}^{(0)}\varepsilon$ blízkou přesné hodnotě vlastního čísla ε_0 , určíli bychom z libovolných $(n - 1)$ rovnic systému (1) již při první aproximaci všech $(n - 1)$ poměrů ${}^{(0)}\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$ blízkých k jejich správným hodnotám $\frac{x_i}{x_n}$. Po dosazení těchto poměrů do levé strany zbývajících (transformované) n -té rovnice systému (1) obdrželi bychom funkci ${}^{(1)}\Phi(\varepsilon)$ a z podmínky ${}^{(1)}\Phi({}^{(1)}\varepsilon) = 0$ určíli bychom první aproximaci ${}^{(1)}\varepsilon$, jejíž hodnota by se velmi málo lišila od přesné hodnoty ε_0 .

Ve skutečnosti však odhadnutá hodnota ${}^{(0)}\varepsilon$ se bude více nebo méně lišit od přesné hodnoty ε_0 . Chceme-li již při první nebo druhé aproximaci obdržet výsledek co nejpresnější, a to i v případě, když rozdíl ${}^{(0)}\varepsilon - \varepsilon_0$ je značný, musíme provést volbu rovnice (6) s hlediska fyzikálního významu uvedeného postupu výpočtu.

Tak např. u úlohy řešené v příkladě 1 je při hodnotách ${}^{(0)}\varepsilon_i \neq \varepsilon_{i,kr}$ (${}^{(1)}\varepsilon_i \neq \varepsilon_{i,kr}$) determinant z koeficientů při neznámých ϕ_i , $i = 1, 2, 3$ a ψ systému rovnic (11) různý od nuly. Proto musí alespoň jedna rovnice systému (11) být nehomogenní, mají-li být úhly ϕ_i , $i = 1, 2, 3$ a ψ různé od nuly a mají-li mít poměry ${}^{(0)}\left(\frac{\phi_i}{\psi}\right)$, ${}^{(1)}\left(\frac{\phi_i}{\psi}\right)$ určité hodnoty, kterých při výpočtu používáme. Poněvadž přibližné poměry ${}^{(0)}\left(\frac{\phi_i}{\psi}\right)$ a ${}^{(1)}\left(\frac{\phi_i}{\psi}\right)$ jsme určíli z prvních tří rovnic systému (12), které vznikly transformací prvních tří (styčnickových) rovnic (11), které jsou homogenní, musí mít poslední

⁴⁾ Poznamenejme, že kritická hodnota parametru $\varepsilon_{2,kr}$, která odpovídá nejmenšímu kritickému zatížení vyšetřovaného rámu, může být maximálně rovna $2\pi = 6,283$ ($\varepsilon_{2,kr} = 2\pi$ platí pro rám s absolutně tuhými příčli ($J_0 = \infty$), tj. pro prut na obou koncích dokonale vetknutý).

(patrová) rovnice systému (11) absolutní člen $A \neq 0$. Avšak takové rovnice platí pro rám zatížený vodorovnou silou $H = A \frac{EJ}{h^2}$, která působí v úrovni příčlů (obr. 1b). Protože již při první aproximaci, t. j. při ${}^{(0)}\varepsilon_1 = {}^{(0)}\varepsilon_2 = {}^{(0)}\varepsilon_3 = 0$ ($N_1 = N_2 = N_3 = 0$) jsou deformace rámu od síly H podobné tvaru vybočení [4] charakterizovanému posunem δ styčniců a příslušnému nejmenšímu kritickému zatížení, jsou také i poměry ${}^{(0)}\left(\frac{\phi_i}{\psi}\right)$, $i = 1, 2, 3$, od síly H nepříliš odlišné od poměrů $\frac{\phi_i}{\psi}$ příslušných tvaru vybočení rámu.

Pomocí takto určených poměrů ${}^{(0)}\left(\frac{\phi_i}{\psi}\right)$ určujeme vlastní číslo z patrové rovnice, ve které položíme $A = 0$ ($H = 0$), tj. uvažujeme stav, který nastane při rozvětvení rovnováhy konstrukce. Určené poměry ${}^{(1)}\left(\frac{\phi_i}{\psi}\right)$ při druhé aproximaci odpovídají zatížení rámu vodorovnou silou $H \neq 0$ a osovými silami $N_i = {}^{(1)}\varepsilon_i^2 \frac{EJ}{h^2}$, $i = 1, 2, 3$.

Obdobně jsme při výpočtu vlastního čísla $\varepsilon_{2,kr}$, které odpovídá tvaru vybočení podle obr. 1c (příklad 2), předpokládali, že tvar vybočení je podobný deformaci rámu zatíženého momentem M ve styčnicu 2. Proto za rovnici (6) byla zvolena styčnicová rovnice pro styčnic 2.

Obecně tedy platí, že při výpočtu kritického zatížení konstrukcí metodou deformační je výhodné za rovnici (6) volit takovou rovnici systému (1), jejíž pravá strana by představovala zatěžovací stav,⁵⁾ při kterém by byly deformace konstrukce podobné uvažovanému tvaru vybočení.

Při výpočtu vlastních frekvencí konstrukcí metodou deformační je výhodné za rovnici (6) volit takovou rovnici, jejíž pravá strana by představovala amplitudu harmonicky proměnného zatížení s určitou frekvencí ω , od kterého tvar ustáleného vynuceného kmitání by byl podobný tvaru vlastního kmitání konstrukce. V krajním případě, kdy frekvence $\omega = 0$, pravá strana zvolené rovnice by představovala statické zatížení.

Literatura

- [1] Bleich F.: Buckling Strength of Metal Structures, McGraw-Hill Book Company, Inc. New York, 1952.
- [2] Koloušek V.: Dynamika stavebních konstrukcí II, SNTL, Praha, 1956.
- [3] Леитес С. Д.: Устойчивость сжатых стальных стержней, Госстройиздат, Москва, 1954.
- [4] Sattler K.: Das Durchbiegungsverfahren zur Lösung von Stabilitätsproblemen, Bautechnik, H. 10, 1953.
- [5] Смирнов А. Ф.: Устойчивость и колебания сооружений, Трансжелдориздат, Москва, 1958.

⁵⁾ U pravoúhlých rámu bude to vodorovná síla působící v úrovni jednoho patra nebo moment působící v jednom styčnicu.

ИСЧИСЛЕНИЕ СОБСТВЕННЫХ ЗНАЧЕНИЙ НА ОСНОВАНИИ
ПРЕОБРАЗОВАНИЯ ОДНОРОДНОЙ СИСТЕМЫ
АЛГЕБРАИЧЕСКИХ УРАВНЕНИЙ

ВЛАДИМИР ФИРСТ (Vladimír Fiřt)

При применении самых распространенных методов (метод деформаций, метод сил, интегрирование дифференциальных уравнений, метод Рунге, Галеркина и другие) к исследованию устойчивости и собственных частот строительных конструкций мы встречаемся с задачей определить собственное значение ε_0 однородной системы (1) n алгебраических уравнений, линейных относительно неизвестных x_i , $i = 1, 2, \dots, n$, где коэффициенты $a_{i,k} = f_{i,k}(\varepsilon)$ являются данными функциями аргумента ε .

Итерационный метод для определения числа ε_0 , которое удовлетворяет соотношениям (2), (3), излагаемый в этой статье, основан на преобразовании однородной системы (1) в неоднородную систему уравнений путем деления каждого уравнения (1) на одну неизвестную $x_r \neq 0$.

Общий путь расчета таков.

Для уравнения системы (1), напр. на $x_n \neq 0$, получим неоднородную систему $(n - 1)$ уравнений (5) и уравнение (6). Исчисление ε_0 из уравнений (5) и (6) произведено методом последовательных приближений.

1. За приближение нулевого порядка собственного числа ε_0 берем избранное число ${}^{(0)}\varepsilon$ и вычисляем значения коэффициентов ${}^{(0)}a_{i,k} = f_{i,k}({}^{(0)}\varepsilon)$.

2. Подставляя коэффициенты ${}^{(0)}a_{i,k}$ в уравнения (5) и решая эти уравнения, определяем отношения $\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$, $i = 1, 2, \dots, n - 1$.

3. Построим график функции (7) аргумента ε . Приближение ${}^{(1)}\varepsilon$ тогда является корнем функции (7) (см. рис. 2).

Вообще m -ое приближение ${}^{(m)}\varepsilon$ собственного значения ε_0 мы определим из уравнения ${}^{(m)}\Phi(\varepsilon) = 0$, где ${}^{(m)}\Phi(\varepsilon)$ — функция (9). Притом отношения $\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$, $i = 1, 2, \dots, n - 1$, мы определим из уравнений (5) с коэффициентами ${}^{(m-1)}a_{i,k} = f_{i,k}({}^{(m-1)}\varepsilon)$, где ${}^{(m-1)}\varepsilon$ является $(m - 1)$ -ым приближением числа ε_0 .

Этот метод оказывается выгодным и в тех случаях, когда определитель (3) имеет высокий порядок и определение ε_0 из условия (2), исключительно применяемого в литературе, становится чрезмерно затруднительным.

В статье при помощи этого метода исследованы критические нагрузки двухпролетной рамы со смещающимися и несмещающимися узлами (рис. 1).

В последнем параграфе этой статьи показано, как на основании физического значения процесса вычисления подходящим способом избрать уравнение (6) из системы (1), чтобы получить первое или второе приближение числа ε_0 достаточно точное.

Résumé

CALCUL DES VALEURS PROPRES SUR LA BASE D'UNE TRANSFORMATION D'UN SYSTÈME HOMOGÈNE D'ÉQUATIONS ALGÈBRIQUES

VLADIMÍR FÍRT

En appliquant les méthodes les plus connues (méthode des déformations, méthode des forces, intégration d'équations différentielles, méthode de Ritz, de Galerkin etc.) pour examiner la stabilité et les fréquences propres des constructions d'ouvrages d'art, on rencontre le problème de la détermination de la valeur propre ε_0 d'un système homogène (1) de n équations algébriques, linéaires par rapport aux inconnues x_i , $i = 1, 2, \dots, n$, où les coefficients $a_{i,k} = f_{i,k}(\varepsilon)$ sont des fonctions données de l'argument ε .

La méthode itérative pour déterminer le nombre ε_0 , vérifiant les relations (2), (3), qui fait l'objet du présent article, est fondée sur une transformation du système homogène (1) en un système d'équations non-homogène. Cette transformation réside en ce qu'on divise chaque équation (1) par une des inconnues $x_r \neq 0$.

Voici le procédé général de calcul.

En divisant les équations du système (1), p. ex. par $x_n \neq 0$, on obtient le système non-homogène de $(n - 1)$ équations (5) et l'équation (6). Le calcul de ε_0 par les équations (5) et (6) a été effectué moyennant la méthode des approximations successives.

1. Comme valeur approximative de l'ordre zéro de la valeur propre ε_0 on prend un nombre choisi ${}^{(0)}\varepsilon$ et l'on calcule les valeurs des coefficients ${}^{(0)}a_{i,k} = f_{i,k}({}^{(0)}\varepsilon)$.

2. En substituant les coefficients ${}^{(0)}a_{i,k}$ dans les équations (5) et en résolvant ces équations, on détermine les rapports ${}^{(0)}\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$, $i = 1, 2, \dots, n - 1$.

3. On construit un diagramme de la fonction (7) de l'argument ε . L'approximation ${}^{(1)}\varepsilon$ sera alors racine de la fonction (7) (voir fig. 2).

En général, on détermine la m -ième approximation ${}^{(m)}\varepsilon$ de la valeur propre ε_0 par l'équation ${}^{(m)}\Phi(\varepsilon) = 0$, où ${}^{(m)}\Phi(\varepsilon)$ est la fonction (9).

Cela étant, on détermine les rapports ${}^{(m-1)}\left(\frac{x_i}{x_n}\right)$, $i = 1, 2, \dots, n - 1$, par les équations

tions (5) aux coefficients ${}^{(m-1)}a_{i,k} = f_{i,k}({}^{(m-1)}\varepsilon)$, où ${}^{(m-1)}\varepsilon$ est la $(m - 1)$ -ième approximation de ε_0 .

Cette méthode est avantageuse aussi dans les cas où le déterminant (3) est d'un ordre élevé et la détermination de ε_0 par la condition (2), employée exclusivement en littérature, devient excessivement onéreuse.

Dans l'article on a utilisé cette méthode pour calculer les charges critiques d'un portique à deux travées avec noeuds déplaçables et fixes (fig. 1).

Dans le dernier alinéa de cet article on démontre comment, en prenant pour point de départ la signification physique du procédé de calcul, il faut choisir de façon convenable l'équation (6) du système (1) pour obtenir la première ou la deuxième approximation de ε_0 suffisamment exacte.