

DISCUTIUNI

Calculul grafic al momentelor de inerție

În numărul 8 din anul trecut al *Buletinului Societății Politecnice* (Vol. XXVII pag. 619) dl Inginer *A. Toussaint* a publicat un articol „*Despre calculul grafic al momentelor de inerție și despre scări în statica grafică*”, articol la care dl Inginer *N. Profiri* ne-a prezentat o întîmpinare asupra metodei expuse în acel articol pentru calculul grafic al momentelor de inerție. Această întîmpinare a fost comunicată dlui Inginer *A. Toussaint*, care ne-a trimis răspunsul său, și în scop de a se elucidă complet chestiunea, și a închide prin urmare discuțiunea, ne-am adresat dlui Inginer-șef *I. Ionescu*, profesor la Școala de Poduri și Șoșele, care a avut bunavoința a examina chestiunea, și a ne da notița pe care o publicăm în cele ce urmează împreună cu notițele d-lor *N. Profiri* și *A. Toussaint*.

Redacția mulțumește dlui *I. Ionescu* pentru examinarea ce a făcut-o, și publicînd toate aceste notițe consideră discuțiunea închisă.

Redacția.

*

În numărul 8 (August 1911) al *Buletinului*, Domnul *A. Toussaint* tratează «*Despre calculul grafic al momentelor de inerție și despre scări în statica grafică*». Noutatea procedurii D-sale în determinarea grafică a momentelor de inerție s'ar reduce la construcția simplă ce o propune pentru aflarea direcției pe care se află antipolul unei drepte față de elipsa de inerție a unei suprafețe ce considerăm.

Să mă explic :

Dreptei oy (vezi figura de pe pag. 80) îi corespunde, față de elipsa de inerție a suprafeței A.B.C.D, punctul V ca antipol. Se știe că dacă vrem a afla momentul static al suprafeței A.B.C.D., în raport cu dreapta oy , facem produsul :

$$M_1 = \Omega \cdot d$$

unde Ω înseamnă aria considerată, iar d distanța centrului ei de greutate la oy . Pentru momente de ordinul al doilea însă, trebuie a

$$\begin{array}{lll} O A = x_0 & A D = y_0 & A \alpha = a_0 \\ O B = x_1 & B C = y_1 & B \beta = a_1 \\ O M = x & M N = y & M \mu = a \end{array}$$

Se repetă operația de mai sus pentru punctul D și ar mai rămîne de aflat centrul de greutate al *trapezului* și problema e rezolvată.

Numai trebuie observat că dacă luăm :

$$A \alpha = a_0 = x_0 y_0 \quad \text{și} \quad B \beta = a_1 = x_1 y_1$$

nu rezultă că și :

$$M \mu = a = x y$$

Căci :

$$a = \frac{1}{x_1 - x_0} [x_0 y_0 (x_1 - x) + x_1 y_1 (x - x_0)]$$

Iar :

$$x y = \frac{x}{x_1 - x_0} [y_0 (x_1 - x) + y_1 (x - x_0)]$$

Pentru că $a = x y$ rezultă :

$$y_0 = y_1$$

adică, numai cînd suprafața A B C D e un dreptunghi, numai atunci ne e permis a uni α cu β printr'o dreaptă.

Dar de ast-fel, se vede imediat. că dacă repetăm construcția propusă pentru un punct M, punctul nu va mai cădea pe dreapta $\alpha \beta$. Căci ordonatele $M \mu = a$ sunt proporționale *produsului* $x y$ și prin urmare locul lui μ nu poate fi o dreaptă.

Așa, iată ce rezultate absurde am obține, dacă concluziile Domnului *Toussaint* ar fi juste.

Pentru ori ce punct de pe O y, adică pentru un punct de coordonate $x = o$, $y = k$ corespunde în transformarea de mai sus origina O, căci produsul $x y$ face zero. Atunci *ori ce dreaptă analoagă cu $\alpha \beta$* ar trebui să treacă prin O, ceea ce 'i imposibil.

Mai mult. Dacă ar fi vorba numai de trapezul O A R D, ar urma că oricare ar fi direcția dreptei R D, am obține ca loc geometric al lui μ neconterit dreapta O α și prin urmare antipolurile tuturor acestor trapeze s'ar confunda, ceea ce iarăși e cu neputință. Cazul e adevărat numai pentru un dreptunghi, căci atunci produsul $x y$ se reduce la $k x$ iar antipolul V e unul din vîrfurile sîmburului dreptunghiului.

Construcția D-lui *Toussaint* ar da rezultatele apropiate, numai cînd dreptunghiurile și trapezele ce compun suprafața considerată, ar fi niște fișii destul de înguste. Dar . . . în acest caz, se știe că nu mai e nevoie de nici o corecție, aplicîndu-se rezultatele M_1 tot în centrele de greutate G și nu în antipolurile V . Cînd dreptunghiurile și trapezele componente sunt relativ mari, sunt încă aplicabile metodele lui *Mohr* sau *Culmann* cu modificările trecute și în *Hütte*.

N. Profiri

In .iner

*

Am scris articolul pur și simplu pentru a arăta că procedeul obișnuit are, teoreticește, o lacună despre care se omite în general de a se menționa : același motiv pentru care se aplică acțiunea suprafețelor elementare în centrele de suprafață impune a se aplica și momentele statice elementare în centrele de momente statice ; procedeul de aflarea centrelor de acțiune este în ambele cazuri același bazat identic pe înlocuirea unui element de curbă printr'o dreaptă în trapezele elementare. Acesta este tot adevărul, care nu poate fi contestat.

Acum să dăm rîndul discuțiilor la care a ținut autorul în timpinări să dea loc.

Sunt perfect de acord cu D-sa în concluziunea care trebuie luată drept esența întîmpinării, că procedeul descris de mine nu dă rezultate apropiate de cît în cazul cînd suprafețele (fișiile) elementare au fost luate destul de înguste. Nu numai atît, dar nici nu poate fi vorba de metode de felul acesta în cazul contrariu. Publicarea articolului meu în Buletin am socotit-o adresată binevoitoarei atențiuni a persoanelor cu cultură tehnică : așa fiind am omis intenționat de a menționa, ca știut de toți, faptul de mai sus. Dar D. Inginer *Profiri* a văzut contrariul în figură ! Il rog să mă erte că l-am indus în eroare în acest fel ; însă nu puteam să mă servesc de cît de o figură schematică, forțată în raport cu realitatea, deoarece scopul nu era prezentarea unei epure de calcul ci claritatea în expunere.

Poate că întîmpinătorul a fost izbit de faptul că în figura mea primul element de suprafață are lățimea strașnic de mare $O b$. Este adevărat. Inșă acest element este dreptunghiular și am demonstrat în cursul articolului că centrul momentelor statice se află în acest caz, matematicește, la $\frac{2}{3}$ din $O b$. Dar dacă $O'b'$ nu era

paralelă cu $O b$? Ori-care ar fi fost direcția lui $O'b'$, determinam numai pe b'' și obținem dreapta fixă $O b''$? Absolut de loc: atunci descompunem trapezul în fșii înguste.

Totuși, pentru primul element îngust lipit de axa $O y$ tot așa fi obținut o dreaptă fixă $O b''$ pentru ori-ce variație de direcție a dreptei $O'b'$. Absolut că da. D. Inginer *Profiri*, ar fi observat că nu rezultă de aci de cât fixitatea primului centru de momente statice, care are să ducă în ori-ce caz la un element de moment de inerție apropiat de zero, fiindcă v respectiv este foarte mic. Procedul expus de mine există, pentru că raționamentul dat, dovedește aceasta.

Întîmpinătorul meu expune cu ajutor de formule lungi fapte pe care ori-cine dintre persoanele ce m'au onorat cu citirea articolului le-a văzut direct, ca evidente.

La aliniatul al șaselea am de răspuns că practicește «construcția propusă» nu poate de cât să amelioreze rezultatele obținute fără ea. Iar teoreticește este o diferență de vedere între D. *Profiri* și subsemnatul: după vederea D-sale construcția este teoreticește greșită; după vederea mea este teoreticește neînțeleasă de D-sa. Cînd elementele secțiunii date sunt dreptunghiulare, construcția propusă dă, în practică chiar, rezultate matematicește exacte.

Că α nu poate fi unit cu β printr'o dreaptă de cât cînd ABCD este dreptunghi (figura din întîmpinare) am demonstrat eu însumi în articolul meu. Faptul că totuși se ia $\alpha\beta$ ca dreaptă nu este de cât vecinicul procedeu de aproximație grafic. Pentru un lucru așa de evident și a cărui invocare nu stabilește nimic era oare nevoie de formule și locuri geometrice?

Afirmațiunile întîmpinătorului meu merg și mai departe cînd pretinde că toate dreptele analoge cu $\alpha\beta$ convergează în punctul O. D sa demonstrează că curba trece prin punctul O și pretinde a fi demonstrat că și secantele curbei ar trece prin punctul O.

Sunt de acord cu D. *Profiri* asupra faptului că nu este nimic nou în procedul expus, în afară de construcția simplă pentru aflarea direcțiilor pe care se află centrele de momente statice. Mai mult, de și construcția aceasta a fost dedusă de mine, totuși cred că a mai fost expusă înainte de alții; acest lucru mi l a afirmat mai de mult D. Inginer-șef *Ion Ionescu*, și construcția e prea ușoară pentru a nu fi fost deja găsită. Dar, de și se poate să mă înșel,

nu sunt de acord cu întîmpinătorul meu în privința că nu ar avea ce căuta în Buletin de cit articole care să poarte sancțiunea noului.

A. Toussaint.

Inginer

Tecuci, 20 Noembre 1911.

*

D-l redactor, dorind să închee discuția născută între d-nii *A. Toussaint* și *N. Profiri*, asupra articolului publicat în August 1911 relativ la calculul momentelor de inerție pe cale grafică, mi-a cerut părerea asupra neînțelegerilor ivite. Din cele spuse în întîmpinare și răspuns, reese că putem grupa în 3 părți chestiunile debătute, și anume: I) originalitatea metodei; II) exactitatea ei teoretică, III) importanța ei practică. Voi examina pe rînd aceste trei chestiuni.

I) Chestiunea originalității nu trebuie luată în inginerie în mod absolut. S'a și spus chiar că această știință este făcută, dar că ea trebuie neconținut refăcută. Încă din anul 1866. *Culmann* a arătat cum se pot calcula grafic momentele de inerție, și de atunci încoace s'a scris neconținut despre dînsa; eu am notate pînă acuma 9 metode în acest scop. Sunt cîțiva ani de cînd d-l *A. Toussaint* mi-a arătat principiul metodei d-sale, și i-am spus atunci că metoda nu este nouă, întrucît am văzut că ea se compune din combinarea metodei lui *Culmann* cu metoda lui *Nebbs*, publicată în 1874 în *Civil-ingenieur*. D-l *A. Toussaint* pornește după metoda lui *Culmann* și găsește momentele statice cu ajutorul unui funicular; de aci înainte *Culmann* pune momentele statice ale fișiiilor ca forțe pe direcțiunea primelor forțe și cu un al doilea funicular obține momentul de inerție, neglijînd astfel momentele minime ale fișiiilor în raport cu axe paralele cu axa momentelor.

Este adevărat, după cum afirmă și d-l *Toussaint*, că se găsesc o mulțime de cărți de statică grafică în care nu se atrage atențiunea asupra acestei neglijeri și că pentru a obține rezultate mai apropiate, ar trebui să îndepărtăm puțin liniile de acțiune ale momentelor, mai înainte de construcțiunea celui de al doilea funicular pentru a micșorâ sau anula erorile metodei lui *Culmann*. De aci a eșit operațiunea zisă a *descentrării forțelor* pentru al doilea funicular, operațiune pentru care s'a publicat diferite metode.

D-l *A. Toussaint* nu a avut de sigur cunoștința de lucrările

publicate în această direcțiune; a văzut însă necesitatea descen-
trării și a căutat o metodă pentru a o obține. În acest scop D-sa
transformă conturul C al suprafeței în altul C', astfel ca un punct
cu coordonatele x, y de pe C să vină în altul cu coordonatele
 $x, y' = kxy$ după C', k fiind o constantă. Însă aceasta nu este decît
transformarea și construcția lui *Nehls*, care face ca aria lui C' să
fie proporțională cu momentul static al suprafeței C, în raport cu
 oy , căci:

$$\int xy dx = \frac{1}{k} \int (kxy) dx = \frac{1}{k} \int y' dx.$$

Nehls transformă curba C' în alta C'', prin aceeași metodă a
cărei arie este proporțională cu momentul de inerție al primei su-
prafețe în raport cu oy . D-l *A. Toussaint* nu mai face această nouă
transformare, ci aplică în centrul de greutate al fișiiilor rămase în
C', momentele statice ale primelor fâșii, și cu un al doilea funicu-
lar obține momentul de inerție.

Sub această formă, după cîte știu, nu s'a publicat nici o me-
todă pentru calculul grafic al momentelor de inerție; și din acest
punct de vedere prin urmare nu se poate spune că articolul nu
are nimic original, și că nu făcea să se publice în Buletin, cu
toate că prin *Hütte* sau alte cărți se indică diverse metode pentru
descentrare.

II) în ce privește exactitatea metodei d-l *N. Profiri* spune
că « *onstrucția propusă, teoreticește este greșită* ».

Cum că metoda nu este absolut exactă, și nu duce momen-
tele în antipoluri, se vede imediat; nu e nevoie nici de calcule, nici
de reduceri la absurd. E destul să presupunem că o fâșie se re-
duce la un triunghi, căci în transformare el rămîne tot triunghi,
că centrele lor de greutate sunt pe aceeași paralelă la oy , și că
prin urmare metoda nu dă nici o descentrare pentru triunghiuri,
cînd de fapt ar trebui să dea. Pentru dreptunghiuri, descentrarea
este completă; pentru trapeze ea este ceva mai mică decît ar
trebi. Faptul că o linie dreaptă înclinată față de ox se transformă
în o conică iar nu într'o dreaptă, nu are nici o importanță aci,
de oarece și conturul curbiliniu C' trebuie să-l înlocuim cu un po-
ligon apropiat, după cum am făcut cu conturul C la început, și
cînd voim să menținem liniile de separațiune ale fișiiilor de la în-
ceput, lucru admisibil cînd fișiiile nu sunt prea late. Din acest

punct de vedere, metoda d-lui *A. Toussaint* este tot atit de exactă și tot atit de greșită ca și toate celelalte metode cunoscute, în cari se înlocuesc arce de curbă cu linii drepte.

III) Relativ la partea practică a metodei, d-l *N. Profiri* spune că: «*nu se poate spune că furnizează oricând rezultate apropiate*». Acî este partea slabă a criticei D-sale. Cînd cineva este convins că o construcție este: «*ce-i drept, simplă*» și nu-și dă bine seama ce anume aproximațiune oferă acea construcțiune, nu trebuie să se grăbească a o critică. Sunt sigur că dacă D-sa studiă complet această chestiune, ar fi înlocuit critica prin o complectare la metoda d-lui *A. Toussaint*; și cum știu că D-sa ar fi fost în stare să facă acest lucru, nu pot decît să regret că nu l'a făcut.

Să presupunem dar că construcția este simplă, cum o crede d-l *N. Profiri*, adică erorile de trasare suplimentară sunt negliabile față de exactitatea pe care o aduce metoda pe altă cale și să vedem ce ameliorare aduce metoda d-lui *A. Toussaint*, găsirii grafice a momentelor de inerție. În acest scop să luăm trapezul din figura d-lui *N. Profiri*, și să i calculăm analitic momentul de inerție exact I și momentul I' la care ar duce metoda d-lui *A. Toussaint*, și să vedem ce diferență obținem între dînsese. Descompunem trapezul în triunghiurile ADC, ABC, punem $h = x_1 - x_0 = AB$ și avem :

$$I = \frac{1}{36} y_0 h^3 + \frac{1}{2} y_0 h \left(x_0 + \frac{h}{3} \right)^2 + \frac{1}{36} y_1 h^3 + \frac{1}{2} y_1 h \left(x_1 - \frac{h}{3} \right)^2,$$

$$\therefore I = \frac{1}{36} h \left[h^2 (y_0 + y_1) + 2 y_0 (3x_0 + h)^2 + 2 y_1 (3x_1 - h)^2 \right].$$

Pentru a găsi pe I' calculăm momentul static M al trapezului în raport cu oy și avem :

$$M = \frac{1}{2} y_0 h \left(x_0 + \frac{h}{3} \right) + \frac{1}{2} y_1 \left(x_1 - \frac{h}{3} \right) = \frac{1}{6} h [y_0 (3x_0 + h) + y_1 (3x_1 - h)].$$

Acesta îl aplicăm ca forță în centrul de greutate al trapezului $AB \beta\alpha$, care are $A\alpha = kx_0 y_0$, $B\beta = kx_1 y_1$. Momentul acestui trapez în raport cu cy se va obține din M înlocuind pe y_0 și y_1 cu $kx_0 y_0$ și $kx_1 y_1$. Împărțind acest moment cu aria trapezului care este $\frac{1}{2}(kx_0 y_0 + kx_1 y_1)h'$ avem distanța d a centrului de greutate la cy , pe care înmulțind-o cu M vom găsi pe I' . Deci :

$$I' = \frac{\frac{1}{6} b [k x_0 y_0 (3 x_0 + b) + k x_1 y_1 (3 x_1 - b)]}{\frac{1}{2} (k x_0 y_0 + k x_1 y_1) b'} \times \frac{1}{6} b [y_0 (3 x_0 + b) + y_1 (3 x_1 - b)],$$

$$\therefore I' = \frac{2}{36} b \frac{[x_0 y_0 (3 x_0 + b) + x_1 y_1 (3 x_1 - b)] [y_0 (3 x_0 + b) + y_1 (3 x_1 - b)]}{x_0 y_0 + x_1 y_1}.$$

Găsim astfel:

$$I - I' = \frac{1}{36} (y_1 - y_0) b^3 \cdot \frac{x_1 y_1 - x_0 y_0}{x_1 y_1 + x_0 y_0} = \frac{\alpha - 1}{\alpha + 1} T,$$

în care T este momentul minimum de inerție al triunghiului DCK în raport cu axe paralele la oy , iar $\alpha = x_1 y_1 / x_0 y_0$.

Această relațiune simplă ne dă multe lucruri interesante. Mai întâi $\alpha \geq 1$, și deci $I - I' \leq T$. Așa dar prin metoda D-lui *A. Toussaint* eroarea care se face la fie-care fișie nu este de cit o fracțiune din momentul minimum al colțișoarelor de pe la margine în raport cu axe paralele cu a sau oy . Numai dacă $\alpha = \infty$, adică dacă $x_0 = 0$ sau $y_0 = 0$, atunci $I - I' = T$, adică cînd triunghiul este lingă axa momentelor oy , sau lingă axa de transformare ox , metoda nu dă nici o ameliorare pentru colțișoare. Cu cit fișiile sunt mai departe de Oy cu atît ameliorarea este mai bună, și cu cit axa de transformare este luată mai departe, cu atît se obțin rezultate mai bune.

Reese de aci că metoda dă o ameliorare sensibilă față de metoda lui *Culmann* din punct de vedere teoretic, cu condițiune ca construcțiunea să fie simplă. Aci însă nu sunt nici de părerea D-lui *A. Toussaint* nici de părerea D-lui *N. Profiri*, căci metoda cere toate construcțiunile metodei lui *Culmann*, cere o transformare a lui *Nebbs* și cere găsirea centrului de gravitate a unei noi serii de fișii. Găsirea unei centru de gravitate prin metoda obișnuită, cere numai 28 operațiuni grafice elementare printre care 4 drepte și 6 arce de cerc. De aceea metoda ar trebui simplificată, și această simplificare reese în mod clar din cele ce am spus pînă aci: să se facă la început transformarea lui *Nebbs* și apoi să se caute prin metoda lui *Culmann* momentul static al suprafeței transformate. Se economisește ast-fel construcțiunile necesare pentru primul funicular, și căutarea unei serii întregi de centre de greutate. Pe de altă parte cu modul acesta, descentrarea este perfectă. E de ob-

servat apoi că fișile se pot alege în mod mai convenabil față de conturul suprafeței transformate, pe cînd în metoda D lui Inginer *A. Toussaint* se poate întîmpla ca fișile primitive să nu mai fie convenabile pentru conturul transformat.

Trebuie însă observat că metoda lui *Nebbs* prezintă dificultăți și erori grafice, fapte pentru care ea nici nu a putut intra în uz ca metoda lui *Culmann*; aceasta se poate ameliora prin îngustarea fișilor.

Sper că prin cele expuse pînă aci am lămurit totul și că nu va mai fi nevoie să se revină asupra chestiunii.

I. Ionescu.

Inginer-Şef

Profesor la Școala de Poduri și Sosele.
