



Dr. Dulácska Endre

*A vasbeton membránhéjakat általában a statikai egyenletek alapján méretezik, a belső összeférhetőségi feltételek elhanyagolásával. Ez a hosszúkás héjak esetén jelentős hibát okozhat. Bemutatunk egy hosszúkás héjon kialakult repedésképet. Ennek alapján és az elméleti megfontolások szerint a nem centrális elrendezésű héjaknál az összeférhetőségi feltételeket figyelembe kell venni. Végül bemutatjuk a megoldás elvét.*

**Kulcsszavak:** héjszerkezet, kompatibilitás, repedés

## 1. ELŐZMÉNYEK

A vasbeton héjszerkezetek, köznapi néven héjboltozatok az utóbbi száz évben terjedtek el. Az első héjboltozatnak a Zeiss műveknek 1922-ben, Jénában épült, 16,0 méter átmérőjű, 6,0 cm vastag vasbeton félgömbkupoláját tekinthetjük. Ezután rohamosan terjedt a nagyobb terek lefedésére a héjszerkezet. Ha a héj csak a hajlító nyomatékok figyelembevételével tartható egyensúlyban, akkor az ún. hajlításelméletet kell alkalmaznunk. Ez egy nyolcadrendű parciális differenciálegyenletet és annak megoldását jelenti, ami elég nagy matematikai nehézséget jelent, és rendszerint csak a közelítő megoldás lehetséges. E nehézségek elkerülésére a kutatók feltételezik, hogy a vékony héjlemez hajlítási merevsége a normálerők merevségéhez képest elhanyagolható: Ennek megfelelően a hajlítási merevséget zérusnak tekintve, az egyenletekből a hajlítással kapcsolatos tagok kiesnek. Így kialakították a membránelméletet. Ennek egyenletei szerint a felületi normálerők, az ún. membránerők (feltéve hogy a héj külső megtámasztásai képesek az egyensúlyt biztosítani) biztosítják a héjfelület egyensúlyát. A membránelmélet három elsőrendű egyensúlyi differenciálegyenletet tartalmaz. Ezek már lényegesen könnyebben megoldhatóak. Pucher (1934) felfedezte, hogy ha bevezeti az ún.  $F$  feszültségfüggvényt, melynek második deriváltjai az  $n_x$ ,  $n_{xy}$ ,  $n_y$  membrán metszeterők, (a továbbiakban  $n$  erők), akkor a három egyenletből az első kettő azonosan kielégül, a harmadik pedig átmege a következő másodrendű differenciálegyenletbe.

$$z'''' - 2z''F'' + z''F'' = p. \quad (1)$$

A fenti egyenletben  $z$  a felületfüggvény,  $F$  a feszültségfüggvény,  $p$  a függőleges teher függvénye, és  $a$  pont az  $y$  szerinti, a vessző pedig az  $x$  szerinti deriválás jele. Az  $n_x$  és  $n_y$  metszeterők az  $F$  függvény  $x$  és  $y$  irányú második deriváltjai. Így csak egy egyenletet kell megoldani, igaz, hogy az másodrendű. Előnye a feszültségfüggvény alkalmazásának, hogy az oldalnyomásmentesség peremfeltételét az  $F$  függvény perem menti zérus értékével lehet leírni. Az  $F$  függvényt grafikusán egy felülettel lehet jellemezni.

Szmodits (1966) szerint: „A membránelmélet közelítése tehát abban áll, hogy elhanyagolja az alakváltozási kerületi és összeférhetőségi feltételeket. Ha a membránmegoldás

teljesíti az egyensúlyi és alakváltozási kerületi feltételeket, és csupán az összeférhetőségi feltételeket hanyagolja el, egzakt membránmegoldásról beszélünk. Ha a megtámasztás statikai kerületi feltételeivel a membránegyenletek a metszeti erőkre egyértelműen megoldhatók, a héjat „külsőleg statikailag határozott héjnak mondjuk. A héjak a kompatibilitási (összeférhetőségi) feltételek miatt minden esetben belsőleg statikailag határozatlanok.

Ha a megtámasztás statikai és alakváltozási feltételeket is tartalmaz, a vizsgálatot a hajlítási egyenletek figyelembevételével az alakváltozási egyenletek megoldásával kell elvégezni. Ha a megoldás egyértelmű, a héjat „külsőleg statikailag határozatlan” héjnak mondjuk. Ha a felsorolt két esetben az adott kerületi feltételekkel a feladat egyértelműen nem oldható meg, a membránelmélet nem alkalmazható.”

A szakirodalom, pl. Menyhárd (1942), Bölcskei (1952), Flügge (1957), Szmodits (1966), Menyhárd (1966) Csonka (1981), Kollár-Dulácska (1994), és a gyakorlat, pl. Harasta, (1960), Reisch (1965) általában az „egzakt” megoldást alkalmazza, a kompatibilitási feltételt elhanyagolva. A fenti Szmodits-féle megfogalmazásból hiányzik az a teljes membránelméletnek nevezhető eset, amikor az egzakt membránelméletet kiegészítjük az összeférhetőségi egyenletekkel. Az összeférhetőségi egyenletek elhanyagolása a közel centrális esetekben valóban elhanyagolható kis hibát eredményez, de hosszúkás elrendezésű hájaknál számottevő hibát okozhat az egzakt membránelmélethez képest.

A következőkben egy ilyen esetet szándékozunk bemutatni.

## 2. A BUDAPEST, HAMZSABÉGI ÚTI AUTÓBUSZGARÁZS HÉJSZERKEZETE

A Hamzsabégi autóbuszgarázs építész tervezője Padányi Gulyás Jenő volt. Az épületet meghatározó vasbetonszerkezete, és benne a héjszerkezet is a tervezés idején 34 éves Menyhárd (1942) műve.

A Hamzsabégi úti autóbuszgarázs építész tervezője Padányi Gulyás Jenő volt. Az épületet meghatározó vasbetonszerkezet, és benne a héjszerkezet is a tervezés idején 34 éves Menyhárd (1942) műve. Az épület 1938-1941-ben épült, monolit vasbeton



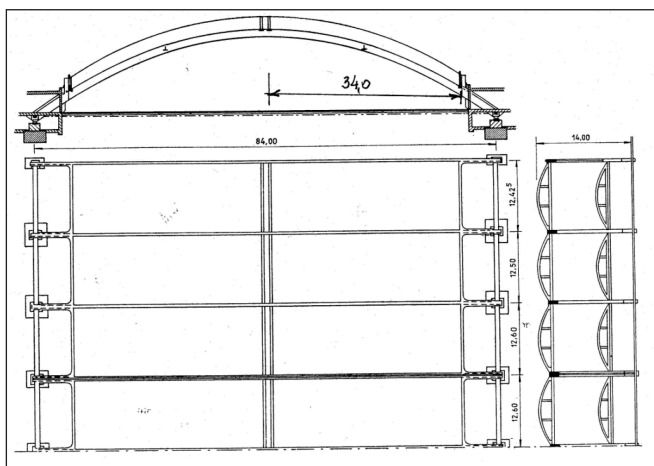
**1. ábra:** A garázs héjszerkezete építési állapotban (Foto: Menyhárd, 1942)

építési technológiával. A 84,0 méter támaszközü, 12,5 méter kiosztású, 50/150 cm keresztmetszetű háromcsuklósnak épített, majd a középső csuklók bebetonozásával kétsuklóssá alakított vasbetoníveket a Siemens által gyártott, 130 mm átmérőjű, darabokból készült, és csavarhüvelyekkel kapcsolt acél vonórúdak kötik össze. A vonórúdak lehorgonyzása acél bakokkal történt, melyeken a vonórúdat átvezették, és nagyméretű csavaranyával lehorgonyozták. A vasbetonívek között 6,0 cm vastag elliptikus paraboloid héj hidalja át. A hagyományos aláállványozott módon való építést az 1. ábra mutatja.

Az épület vázlatos ismertetése a 2. ábrán látható. A héj két darab 34,0 méteres elliptikus paraboloidból áll, 2,4 m nyílmagassággal, mindkét irányban. A vonórúd a padló alatti padlócsatornában fut végig. A csarnok ma már műemléki védelem alatt áll. (A tervezési díj Menyhárd szerint 4000 pengő volt.)

A kiállványozáskor történt egy kis hiba. Az állvány leeresztésekor hirtelen nagy ropogást-recsegést hallottak. Menyhárd kiharcolt mindenkit az épületből, és fölment a héj tetejére, megnézni, hogy mi történt. Azt látta, hogy az egyik ívnél elfelejtették kibetonozni a tetőpontra lévő csuklót, a vasak kihajlottak, és a két félív egymás mellé csúszott. Az építkezést leállították, és Csonka professzort kérték fel véleményezésre. Csonka azt javasolta, hogy az elcsúszott íveket jobbra-balra vasbeton keresztartókkal támasszák ki. Így is történt, és az építkezést befejezték. A héj a maga idejében a világ legnagyobb ilyen héjszerkezete volt.

**2. ábra:** A Hamzsabégyi úti autóbuszgarázs (Menyhárd, 1966)



A háborút befejező budapesti ostrom idején a gépi szellőztető berendezés tönkrement, és a csarnokot annak felújítása nélkül üzemeltették tovább. Közben bejött a kéntartalmú szovjet gázolaj, és a kipufogó gázokból az ívekre és a héjfelületre kicsapódó kénessav tartalmú páralecsapódás azokat súlyos mértékben korrodálta. Az 1970-es években több szakvélemény a csarnok lebontását javasolta, mert a szükséges állékonysági biztonság nem volt kimutatható.

Végül is a Buvátiban egy közbenső vonórúdas megerősítést terveztünk, melyet ferde rudazattal kötöttünk fel az ívekhez, és ezzel egy rácsostartószerű erőjátékot hoztunk létre. Így a héjszerkezet térbeli merevítő hatását is a figyelembe véve, a statikai modellt úgy sikerült módosítanunk, hogy a merevebbé váló szerkezet a csökkent keresztmetszeti teherbírással kombinálódva a szerkezetet megfelelő állapotba tudta visszahozni. A belső felület homokfűvásos letisztítás után vízzáró, de páraáteresztő műanyag védőréteget kapott, és a szellőző berendezést természetesen rendbe kellett hozni. A helyreállítás során észleltük, hogy a héjkon 2-3 méterenként a héj teljes keresztmetszetén áthaladó keresztirányú repedések vannak (3. ábra).

### 3. A HÉJSZERKEZET VIZSGÁLATA

A héjat Menyhárd az általa kidolgozott módszer szerint, a feszültségfüggvény sarokugrására épített elmélet alapján számította. Számítása szerint a héjban az x keresztirányban kisebb értékű, az y hosszirányban pedig jelentős értékű nyomó membránérő ébred.

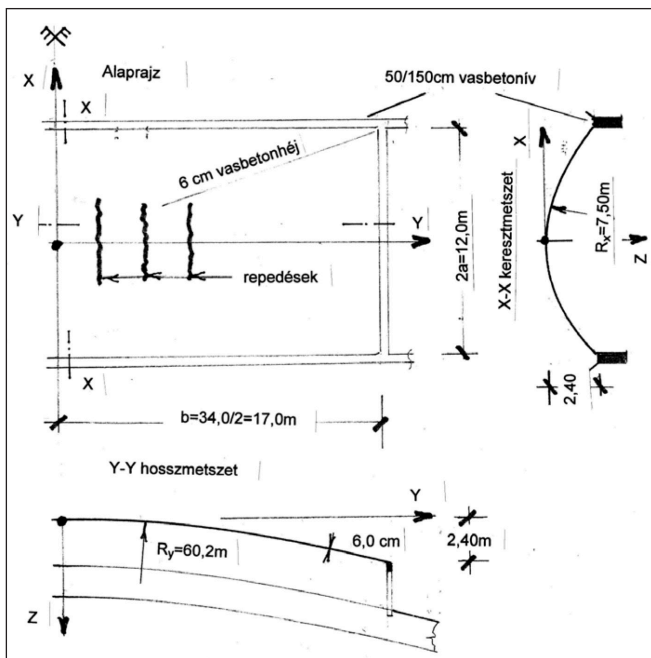
Ha a szokásos membránelmélet szerint számítunk egy négyzetalaprájú héjat, akkor azt kapjuk, hogy a teher fele az egyik, a másik fele a másik irányba boltozódik át. Ha megnyújtjuk a héjat a tényleges hosszirányban, a Csonka (1981) által ismertetett Dischinger-féle affin héj alkalmazásával a hosszirányú membránérő a hosszított, és az eredeti hossz hányadosa négyzetének megfelelő értékben megnövekszik. Ez az érték megegyezik a Menyhárd által számított értékkel.

Felmerül a kérdés, hogy ha a hosszirányban van a nagy nyomóerő, hogyan keletkeztek a héjon a keresztirányú repedések. Meggondolva a dolgot, kiderül, hogy a melegebb belső tér és a külső (téli) hidegebb légtér a hőszigetetlen héjon hosszirányban húzást okozhat. Ez a húzás a számítás szerint azonban mindenképp kisebb, mint a hosszirányú nyomás, és keresztirányú repedés csak akkor keletkezhet, ha a hosszirányú nyomás a középvonalban jóval kisebb, mint az egyszerű (egzakt) membránelmélet szerint számított. Valóban, ha a kompatibilitási feltételből a héj középpontjára felírjuk az erőket, kiderül, hogy a héj középvonalában a hosszirányú membránérő jelentősen lecsökken, a keresztirányú viszont megnövekedik, az összeférhetőségi feltétel teljesítése miatt. Így már lehetséges a keresztirányban futó repedések létrejötte. Ez egyben azt is jelenti, hogy a héj a fél tehernél nagyobb részt ad le keresztirányban, a hosszirányú peremívekre.

#### Statikai vizsgálat

A szemléltető, egyszerűsített számítást a vízszintesre vetített héjmodellel mutatjuk be. (Menyhárd is így számította.) Ennek csak a felét láthatjuk a 3. ábrán, melyen az alkalmazott jelöléseket is feltüntettük. A hosszanti vasbeton peremívek jobboldalt kifutnak a támaszokat képező alapokig.

Az egyszerűsített számítást 2,50 kN/m<sup>2</sup> felületi teherre mutatjuk be, Menyhárd (1942) is erre a teherre tervezte a szerkezetet.



3. ábra: A héj vízszintesre vetítve

A vizsgálat során az X-X keresztmetszetben ébredő  $n_y$  metszeti membránérőt határozzuk meg, először a szokásos, (egzakt) membránelmélet szerint. Ezután számításba véve az elhanyagolt kompatibilitási egyenletet, meghatározzuk az  $n_y$  metszeterőt a kompatibilitást is figyelembe véve (teljes membránelmélet), és összehasonlítjuk a kétféle számítási eredményét.

### Számítás a szokásos (egzakt) membránelmélettel

$$\begin{aligned}
 y=0, x=a \text{ helyen: } n_y &= p \cdot R_y = 2,5 \cdot 60,2 = 150,5 \text{ kN/m,} \\
 y=0, x=0 \text{ helyen: } n_y &= 0,5 \cdot p \cdot R_y = 0,5 \cdot 2,5 \cdot 60,2 = 75,25 \text{ kN/m,} \\
 y=b, x=0 \text{ helyen: } n_x &= p \cdot R_x = 2,5 \cdot 7,5 = 18,75 \text{ kN/m.} \\
 y=0, x=0 \text{ helyen: } n_x &= 0,5 \cdot p \cdot R_x = 0,5 \cdot 2,5 \cdot 7,5 = 9,38 \text{ kN/m.}
 \end{aligned}$$

A teher egyik fele az x, másik fele az y irányban boltozódik át. Tehát így számítva a héj igénybevétele az y irányban lényegesen (nyolcszor) nagyobb, mint az x irányban. Az ívekre az  $n_{xy}$  nyírás közvetíti az  $n_x$  és  $n_y$  membrán metszeterőket. Az egy ívre átadódó eltoló T erő (az n erők összege):

$$T_y = 6,0(150,5 - 0,67 \cdot 75,2) = 602 \text{ kN, és } T_x = 17(18,75 - 0,67 \cdot 9,38) = 212 \text{ kN.}$$

### Számítás a kompatibilis (teljes) membránelmélettel

Szmodits (1966) szerint a csak függőleges p teherrel terhelt membránhéj kompatibilitási (összeférhetőségi) egyenletei a következők:

$$D(u'' - w'/R_x) + 0,5 \cdot D(u'' + v'') = 0, \quad D(v'' - w'/R_y) + 0,5 \cdot D(u'' + v'') = 0, \quad (2) \quad (3)$$

$$(D/R_x)(u' - w/R_x) + (D/R_y)(v' - w/R_y) = p. \quad (4/a)$$

Itt u ill. v az x, ill. az y irányú felületsíkú eltolódás, w a felületre merőleges elmozdulás,  $R_x$  a (w,z) síkú,  $R_y$  pedig az (y,z) síkú felületi görbületi sugár, és D a nyúlási merevség.

A továbbiakban csak az  $x=0, y=0$  héjközéppontot vizsgáljuk, és feltesszük, hogy a héj mindkét irányban szimmetrikus kialakítású.

Ekkor  $w=w_0$ , jó közelítéssel konstansnak tekinthető, és így

$$w' = w'' = 0, \quad u = v = 0,$$

valamint

$$u'' = v'' = u' = v' = 0.$$

Így a (2) és a (3) egyenlet azonosan kielégül, és a (4) egyenlet a következő lesz:

$$D \cdot w/R_x^2 + D \cdot w/R_y^2 = p. \quad (4/b)$$

Az x és y irányokat szétválasztva:  $p = p_x + p_y$ , és  $w_x = p_x \cdot R_x^2/D$ , és  $w_y = p_y \cdot R_y^2/D$ . Mivel  $w_x$  és  $w_y$  ugyanarra a pontra vonatkoznak, így  $w_x = w_y = w_0$ . Egyenlővé téve a két egyenletet, és figyelembe véve, hogy:

$$p = p_x + p_y$$

és hogy D és w kiesik, az egyenlet:

$$(p - p_y) = p_y (R_y/R_x)^2.$$

Innen

$$p = p_y (1 + R_x^2/R_y^2), \text{ és ebből}$$

$$p_y = p / [1 + (R_x^2/R_y^2)] \text{ és}$$

$$p_x = p / [1 + (R_x^2/R_y^2)]. \quad (5/a, 5/b)$$

A teljes (kompatibilis) membránszámítással:

$$n_y = p_y \cdot R_y \cdot E, \text{ és } n_x = p_x \cdot R_x.$$

Ezek után a héj metszeterői a az (5) egyenletek figyelembevételével a héj középpontjában:

$$\begin{aligned}
 y=0, x=a \text{ helyen: } n_y &= p \cdot R_y = 2,5 \cdot 60,2 = 150,5 \text{ kN/m,} \\
 y=0, x=0 \text{ helyen: } n_y &= p \cdot R_y / [1 + (R_x^2/R_y^2)] = 2,5 \cdot 60,2 / [1 + (60,2^2/7,5^2)] = 2,30 \text{ kN/m,} \\
 y=b, x=0 \text{ helyen: } n_x &= p \cdot R_x = 2,5 \cdot 7,5 = 18,75 \text{ kN/m.} \\
 y=0, x=0 \text{ helyen: } n_x &= p \cdot R_x / [1 + (R_x^2/R_y^2)] = 2,5 \cdot 7,5 / [1 + (7,5^2/60,2^2)] = 18,46 \text{ kN/m.}
 \end{aligned}$$

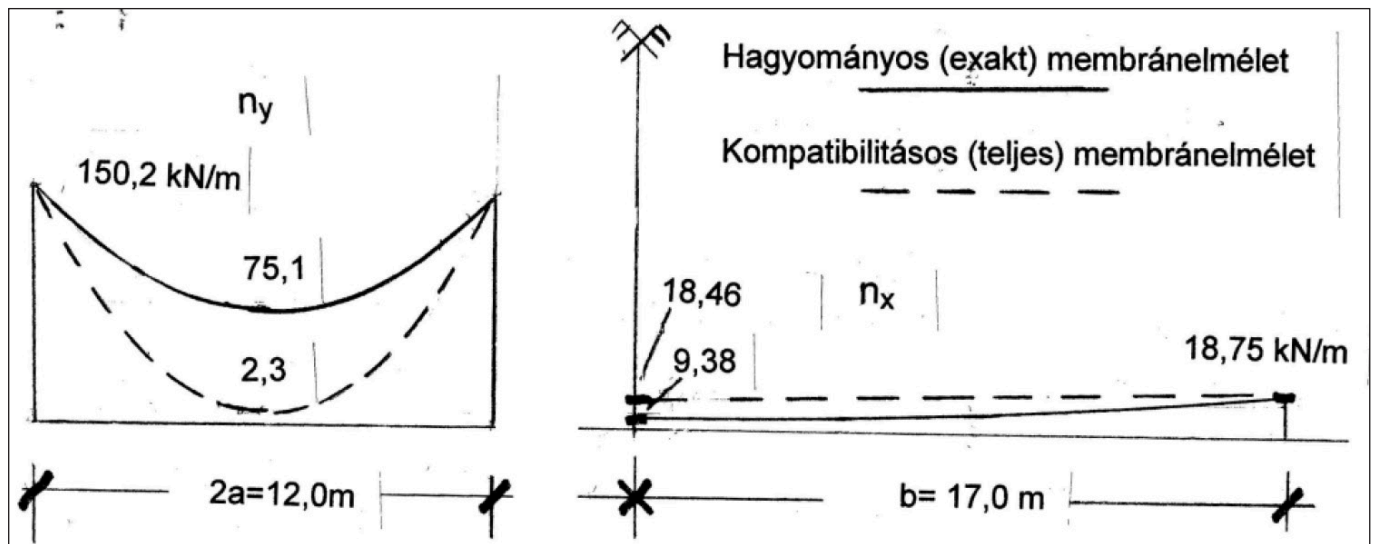
A teher nagyobb része az x, a kisebb része az y irányban boltozódik át. Tehát így számítva a héj igénybevétele az x irányban lényegesen (nyolcszor) nagyobb, mint az y irányban. Az ívekre az  $n_{xy}$  nyírás közvetíti az n erőket. Az egy ívre átadódó eltoló erő (az n erők összege):

$$T_y = 6,0(150,5 - 0,67 \cdot 148,2) = 307,2 \text{ kN, és } T_x = 17(18,75 - 0,67(18,75 - 18,46)) = 316,5 \text{ kN.}$$

## 4. ÉRTÉKELÉS

A két eredmény között elég jelentős az eltérés, ami különösen gondolatébresztő a héjat megtámasztó peremívek tekintetében. Az y irányú peremívekre ugyan csak fele akkora eltoló erő jut, de ugyanakkor kétszeres függőleges teher terheli.

Az eredmény megmagyarázza, hogy hogyan tudott kialakulni a héjon a keresztirányú repedésrendszer. A fűtetlen csarnok belső hőmérséklete  $+5 \sim 10$  °C-ra tehető, ugyanis az autóbuszok motorjának melege temperálja a belső teret. Ugyanez lehet a hőmérséklete a lefelé álló peremíveknek is. A hőszigetetlen héjlemez hőmérséklete pedig téli viszonyok között mínusz  $10 \sim 15$  °C fokra becsülhető. Ez a hőmérséklet-



4. ábra: A metszeterők az x-x és az y-y tengelyekben

különbség felül, a héjlemez közepén húzást okoz. Ha az y irányban a szokásos membránszámítás szerinti nagy nyomás alakult volna ki, a repedések nem jöhettek volna létre, mert a húzás nem repeszthette volna meg a héjat. Ha viszont a kompatibilitásos számítást nézzük, a teherből alig van nyomás y irányban a héj tengelyében, így a hőmérsékleti húzás megrepesztheti a héjat, mint ahogy az be is következett.

Meg kell jegyezni, hogy a tárgyalt anomália a centrális kupolahéjagnál nem, vagy kevéssé fordul elő, mert ez elsősorban a nyújtott elrendezésű kupolahéjak sajátja. De előfordulhat a centrális elrendezésű hiperbolikus héjagnál is.

## 5. A KOMPATIBILIS (TELJES) MEMBRÁNELMÉLET GONDO-LATI BEMUTATÁSA

Ha nem elégszünk meg a metszeterőknek a jellegzetes pontokon való meghatározásával, akkor meg kell keresni a feladatnak megfelelő F feszültségfüggvényt. Ennek szemléltetésére válasszunk egy függőleges p terhű, ellipszis alaprajzú héjkupolát, melynek x irányú féltengely hossza a, az y irányú pedig b. A tetőpont nyílmagassága legyen f. Az oldalnyomás mentességét egy húzott peremgyűrűvel lehet biztosítani, ha az F feszültségfüggvény a peremen zérus. A számítást Csonka (1981) szerint szemléltetjük.

Az F feszültségfüggvénynek a következőnek kell lennie:  $F=A(x^2/a^2+y^2/b^2-1) \cdot A \cdot F_0 \cdot \varnothing(x,y)$ . Az A együttható:  $A=a^2 \cdot b^2 \cdot p/f$ . A zárójel belüli tag az ellipszis pereme mentén zérus, és ezzel biztosítja az oldalnyomás-mentességet, a  $\varnothing(x,y)$  függvényt pedig a tehernek megfelelően kell megválasztani. Csonka számos teherre megadta a  $\varnothing(x,y)$  függvény értékét. Így pl. egyenletes teherre 0,25. Más terhekre különböző függvények, ill. függvény sorok írják le. Sajnos, nem írta fel a kompatibilitási feltételnek megfelelő  $\varnothing(x,y)$  függvényt. Ezt még ezután kell meghatározni, nemcsak az ellipszis alaprajzú, hanem a téglalap alaprajzú héjak esetére is. Tájékoztatóul szolgálhat ehhez, hogy ennek a függvénynek hiperbolikusnak kell lennie, mert az egyik irányban csökkenteni, a másik irányban pedig növelni kell a teherhordást. Függvény sor esetén a sor együtthatóit kollokációs módszerrel lehet meghatározni,

Hagyományos (exakt) membránelmélet

Kompatibilitásos (teljes) membránelmélet

annak figyelembevételével, hogy az egyensúlyozott teher a tényleges teherrel egyezzen meg az adott pontokban.

Téglalap alaprajz esetén az eljárás hasonló, de  $F_0=(1-x^2/a^2)(1-y^2/b^2)$ , és az A együttható helyett egy, a peremívек esetleges különböző értékét figyelembevevő B együttható lesz érvényes.

## 6. HIVATKOZÁSOK

- Pucher, A. (1934), „Über den Spannungszustand in gekrümmte Flächen”, *Beton und Eisen*, 33/1934, 298 p.
- Menyhárd, I. (1942), „A B.Sz.K.R.T. kelenföldi autóbusz kocsiszíniének héjszerkezetei”, *Doktori értekezés*, Budapest
- Bölcskei, E. (1952), „Deformation des voiles minces”, *Acta Technica Acad. Sci. Hung.* V/4. 489 p.
- Flügge, W. (1957), „Statik und Dynamik der Schalen”, *Springer Verlag*, Berlin
- Harasta, M. (1960), „Héjszerkezetű térlefedések”, *ÉKME Tudományos Közlemények*, VI. k. 1-2.
- Reisch R. (1965), „Magasépítési héjszerkezetek 40 éve”, *Magyar Építőipar*, 722 p.
- Szmodits K. (1966), „Statik der modernen Schalenkonstruktionen”, *Werner Verlag*, Düsseldorf
- Menyhárd, I.: Héjszerkezetek. Műszaki Kiadó, Budapest, 1966.,
- Csonka P. (1981), „Héjszerkezetek”, *Akadémiai Kiadó*, Budapest
- Kollár L., Dulácska E. (1994), „Héjszerkezetek”, *BME Szilárdságtani és Tartószerkezeti Tanszék*

**Dr. Dulácska Endre** okl. építészmérnök, 1930-ban született. 1950-82 között a BUVÁTI, 1982-1992 között a Tervezésfejlesztési Intézet statikus mérnöke, szakági főmérnök. 1991-től egyetemi tanár a BME Építészmérnöki Kar Szilárdságtani és Tartószerkezeti Tanszékén, jelenleg Prof. Emeritus. A SÁMSON Építés-Statikai Kft. ügyv. igazgatója. A Műszaki Tudomány Doktora (1983), az MTA Földregésmérnöki Nemzeti Bizottságának elnöke, és az Akusztikai Bizottság tagja. Számos korábbi szabvány kidolgozásában volt jelentős része. Szakmai munkásságát nyolc könyve, több mint 200 publikációja, és mintegy 200 épülete fémjelzi. Hivatkozottsága is 200 feletti. A Magyar Mérnöki Kamara választmányi tagja, a budapesti Mérnöki Kamara etikai és fegyelmi bizottság tagja, a Tartószerkezeti Tagozat elnökségi tagja. Munkássága elismeréseként Eötvös Díjat, Csonka emlékéremet, Akadémiai Díjat, Széchenyi Díjat, MTA Ötvös Koszorút, Palotás László Díjat, Köztársasági Érdemrendet, és az MMK-tól Zielinszky díjat, Kardos Andor díjat, és Aranygyűrű díjat kapott.

### SOME REFLECTIONS ABOUT MEMBRANE SHELLS THEORY Endre Dulácska

Reinforced concrete membrane shells are usually designed based only on the statical equations, neglecting the internal compatibility criteria. This can cause significant errors in the longitudinal shells. The presented example illustrates the cracking pattern of a longitudinal shell. According to this, and based on theoretical considerations, in case of non-centralized shells the compatibility criteria has to be taken into account. Finally, we present the principle of the solution.