

Autóalkatrészek kopási paramétereinek statisztikai meghatározása

dr. Bâlc Gabriel, dr. Csibi Vencel József
Kolozsvári Műszaki Egyetem, Gépészmérnöki Kar

Az autóalkatrészek kopási határértékeink megállapítására a szakirodalom több módszert is javasol [1], [2], melyek közül az analitikus és a gyakorlati módszer a legerjedtebb.

A gyakorlati, kísérleti módszerek két irányban alkalmazhatók:

- egy bizonyos alkatrész időbeni kopásgörbéjének tanulmányozása, melyből a működési időt lehet meghatározni;
- több hasonló alkatrész kopásának mérésén alapuló statisztikai számítás.

A következőkben, a második módszer, a kopás mértékét meghatározó statisztikai számítási algoritmust mutatjuk be.

1. Módszer az alkatrészek javítási függvény-tényezőinek meghatározására

1.1. Lokalizálási tényező számítás

A mért adatok egy n tagú x_i sokaságot alkotnak, mely paramétereit a következő tényezők határozzák meg:

- mérési mintaközép:

$$\bar{x} = \frac{1}{n} \sum_{i=1}^n x_i \quad (1)$$

ha a mintát X_i középpontú osztályintervallumokon vizsgáljuk, akkor a következő összefüggést használjuk:

$$\bar{x} = \frac{1}{n} \sum_{i=1}^k X_i n_i \quad (2)$$

- *mérési medián* – meghatározása a sokaság tagjainak n száma szerint történik:
- az n páros szám:

$$\bar{M}_e = x_{n-1} \quad (3)$$

- az n páratlan szám:

$$M_e = \frac{x_n + x_{n+1}}{2} \quad (4)$$

- *mérési módusz* – M_o - a domináns érték, egyenlő a sokaság leggyakrabban előforduló értékével:

$$M_o = \bar{x} + 3(M_e - \bar{x}) \quad (5)$$

- a sokaság középeleme – x_c :

$$x_c = \frac{1}{2}(x_{\max} + x_{\min}) \quad (6)$$

ahol x_{\max} és x_{\min} a sorozat szélső értékei.

1.2. A szórási tényezők meghatározása

- *Mintaterjedelem*

$$A = x_{\max} - x_{\min} \quad (7)$$

- *Tapasztalati szórásnégyzet*

$$S^2 = \frac{1}{n} \sum_{i=1}^n n_i (\bar{x}_i - \bar{x})^2 \quad (8)$$

- *Négyzetes szórás*

$$\sigma = \sqrt{\frac{1}{n} \sum_{i=1}^n n_i (x_i - \bar{x})^2} \quad (9)$$

- *Relatív szórás*

$$C_v = \frac{\sigma}{\bar{x}} \quad (10)$$

- *Abszolút (lineáris) szórás*

$$A_m = \frac{1}{n} \sum_{i=1}^n n_i |x_i - \bar{x}| \quad (11)$$

- *Ferdeség* - β_1 - a K. Pearson képlet szerint

$$\beta_1 = \frac{m_3^2}{m_2^3} = \frac{m_3}{S^2} \quad (12)$$

ahol m_2 és m_3 a másod- és harmad rangú tapasztalati centrális momentum

- *Csúcsosság* - β_2 - a Fischer képlet szerint:

$$\beta_2 = \frac{m_4}{m_2^2} = \frac{m_4}{S^2} \quad (13)$$

ahol m_2 és m_4 a másod- és negyed rangú tapasztalati centrális momentumok

Az r rangú tapasztalati centrális momentumot (m_r), a következő képlettel lehet kiszámítani

$$m_r = \frac{1}{n} \sum_{i=1}^n n_i (x_i - \bar{x})^r \quad (14)$$

Az r rangú módusz kiszámítási képlete a következő

$$M_r = \frac{1}{n} \sum_{i=1}^n x_i^r \quad (15)$$

A csúcosság az eloszlásfüggvény dőlésének mértékét jelenti a minta környezetében:

- $\beta_2 = 3$ – normális eloszlás;
- $\beta_2 > 3$ – alacsony, nyújtott eloszlás;
- $\beta_2 < 3$ – magas eloszlás.

1.3. A mért adatok eloszlásának ellenőrzése

Egy sokaság azon elemeit, melyek kívül esnek a normális statisztikai sorozaton, általában ki kell szűrni. Erre az Irwin, Romanovski, Grubs, stb. tesztek használják fel [3].

A mért adatok alapján és az 1.2. pontban található képletek segítségével meg lehet határozni a tapasztalati eloszlást, melyet össze kell hasonlítani a megfelelő elméleti eloszlással.

A normális eloszlást a szakirodalomból [6] ismert tesztekkel (χ^2) végezzük. Ha a tesztek nem egy normális eloszlást mutatnak, akkor az eloszlás Weibull, Rayleigh vagy exponenciális lehet.

Az eloszlás törvényszerűségének meghatározására ki kell számítani és megrajzolni a különböző intervallum-osztályok felső értékeinek függvényét. Ha a függvény megközelítőleg egy egyenest ad, akkor az elosztás normális.

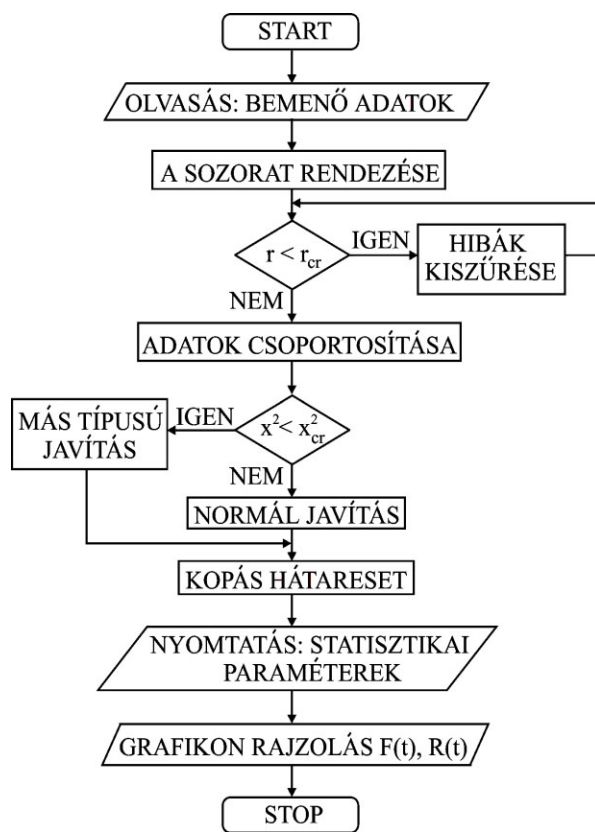
Az osztályokra való osztás, az elemek n száma függvényében a Sturges képlet szerint történik:

$$k = 1 + 3,332 \cdot \log n \quad (16)$$

Abban az esetben ha $n < 250$, tíz osztályt ajánlatos használni ($k=10$).

1.4. Az autóalkatrészek kopását tanulmányozó tapasztalati adatok feldolgoása

A kopásra vonatkozó statisztikai paramétereket, a szakirodalomban található képletek alapján, bizonyos logikai sorrendben kell kiszámítani [6]. Erre a célra, a MATHCAD -ot is felhasználó program volt kifejlesztve, az 1. ábra szerint.



1. ábra

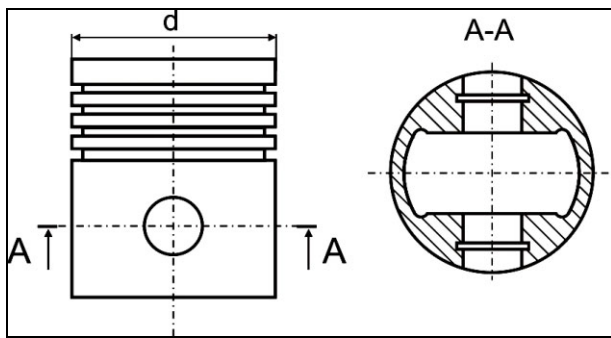
A program segítségével meg lehet határozni és megrajzolni az autóalkatrészek kopását jellemző szórásfüggvényt, mely lehet normális (szimmetrikus), vagy aszimmetrikus, főleg kis számú mérés esetében.

2. A program alkalmazása az MB 820-836 motorok dugattyúi kopásának tanulmányozásánál

A kutatás keretében, az MB 820-836 motor 96 darab kopott dugattyúját tanulmányoztuk. A tengelyre merőleges síkban levő átmérő és a fejmérő (2. ábra) mérési eredményei hat osztályra oszthatók (1. táblázat). A dugattyúk referencia átmérője $d_{ref} = 174,025$ mm.

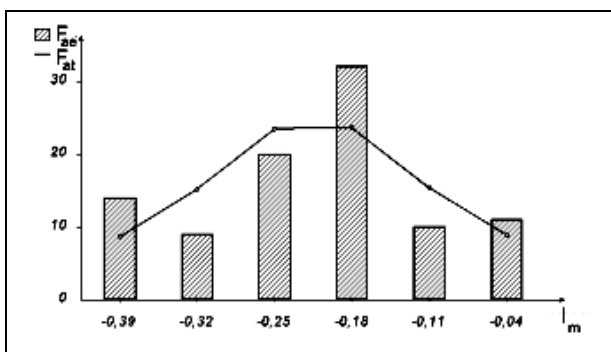
1. Táblázat

Osztályok k	Intervallum osztályok	Intervallum közepe I_m	Abszolút gyakoriság		Kumulált gyakoriság	
			tapasztalati F_{ac}	elméleti F_{at}	tapasztalati F_{ce}	elméleti F_{ct}
1.	0,36-0,43	0,390	14	8,535	14	8,535
2.	0,29-0,36	0,320	9	15,234	23	23,770
3.	0,22-0,29	0,250	20	23,504	43	47,274
4.	0,15-0,22	0,180	32	23,595	75	70,869
5.	0,07-0,15	0,110	10	15,411	85	86,280
6.	0,00-0,07	0,040	11	8,720	96	95,000



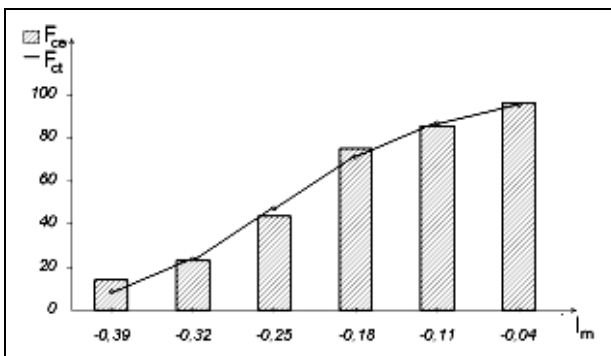
2.ábra

A mért adatok feldolgozása után, a tapasztalati és elméleti értékfüggvények abszolút gyakorisága összehasonlítható az intervallum-osztályok középértéke szerint (3.ábra). A χ tesztből következtetni lehet a normális eloszlás szimmetrikus voltára.



3.ábra

Mivel a kumulált tapasztalati és elméleti gyakoriság-függvények hasonlóak és megközelítik az egyenest, azt a következtetést lehet levonni, hogy az eloszlás normális (4.ábra).



4.ábra

A kopás javítás előtti értékét a következő képlettel lehet meghatározni:

$$u_l = u_m + \frac{2}{3}\sigma \quad (17)$$

ahol u_m a kopás középértéke.

A program segítségével a következő eredményeket kaptuk: $u_m=0,214$ mm; $\sigma=0,105$ mm; $u_l=0,28425$ mm és a maximális kopás $u_{max}=0,5288$ mm.

Mivel a fent említett modell alapján, a működési körülmények ismeretében, bármely súrlódásnak kitett forgó vagy csúszó kötés kopását lehet tanulmányozni, a program általánosan alkalmazható.

Irodalom

- [1.] Bâlc, G., Repararea automobilelor, vol I, Editura Toderco 2000, Cluj-Napoca.
- [2.] Ionuț, V., Moldovanu, G., Tehnologia reparării și fiabilității utilajului agricol, Editura Didactică și Pedagogică, București, 1982.
- [3.] Constantinescu, I. ș.a., Prelucrarea datelor experimentale cu calculatoare numerice, Editura Tehnică, București, 1980.
- [4.] Mihoc, G. ș.a., Bazele matematice ale teoriei fiabilității, Editura Dacia, Cluj-Napoca, 1976.
- [5.] Csibi, V.I., Mașini și instalații de prelucrat în mecanica fină, Ed.Gloria, Cluj-Napoca, 2000;
- [6.] *** STAS 7122/1- 86, Interpretarea statistică a datelor. Reguli generale, Institutul Român de Standardizare, București.
- [7.] * * * STAS 7122-87, Prezentarea și prelucrarea datelor experimentale și de observație, Institutul Român de Standardizare, București.