

## BESZÁMOLÓ AZ UZSAI KÖBÁNYÁBAN VÉGZETT KÖTÖRÉSI ÉS ENERGIAMÉRÉSI KÍSÉRLETEKRŐL

ABRATÓ MÁTYÁS

### *Osszefoglalás*

A dolgozatban a következő feladatot oldjuk meg: hogyan kell kötörésnél az utántörő pofanyílását megválasztani, hogy a zúzáshoz felhasznált energia minimális legyen, feltéve, hogy a 65 mm fölé tört közetet vissza kell szállítani az utántörőre a tájs mag kell torni.

Intézetünk már régebben foglalkozik aprítási folyamatokkal, elsősorban a kötörés folyamatával. Az első dolgozat, amelyet ezzel kapcsolatban Rényi Alfréd írt, [1] a zúzáspál előálló kötörmelék eloszlásának logaritmikus normális-voltára vonatkozó A. N. Kolmogorov-tól származó eredmény egyszerűsítésével foglalkozik és meghatározza a zúzáshoz szükséges energiát. Ennek folytatásaként Székely Gábor az Intézet Közleményeiben megjelent dolgozata [2] foglalkozik a posfás-török optimális (a zúzáshoz szükséges energiat minimalizáló) beállításának kérdésével. Ezen eredmények ellenőrzése és mérési adatokkal való kiegészítése céljából 1953. június és július hónapokban méréseket végeztünk az Uzsai Kőbányae vállalatnál.

Előtörön végzett kísérleteknél 1 csille anyag töréshoz szükséges energia mérése a motor előre helyezett kilowattorra számítáló fordulatainak számlálásával, zúzásidejének mérése stopperraval történt. A mérési eredményeket mint a pofanyílás függvényét vizsgáltuk. Az általános szóhasználatnak megfelelően pofanyílás alatt a töröpofák bordaéleinek mm-ben mért távolságát értjük azok legezükkel helyzetében. (Ez 30 mm-rel kevesebb, mint amit bordaéltől bordatőig mérünk.) Egy pofanyílás mellett 15–25 csille között zúzáshoz felhasznált energiát mértük a zén értékeknek vettük a középértéket. A középérték szórása 75 mm-es pofanyílásnál 2,73%, 85 mm-es pofanyílásnál 6,43%, 87 mm-es pofanyílásnál 4,31%, 90 mm-es pofanyílásnál 6,20%. Azt találtuk, hogy az  $E$  átlagos energia és  $p$  pofanyílás közötti kapcsolat

$E = \frac{c}{p^a}$  alakú képpel közelíthető. Kiegyenlitő számítás segítségével — ha  $E$ -t kwó-ban mérjük s a  $p$  pofanyílást mm-ben —  $a = 2,237$  és  $c = 10^4 \cdot 1,8436$  értékeket kaptuk. A továbbiakban  $E(p)$ -vel jelöljük a kwóban mért 1 csille anyag zúzáshoz felhasznált átlagos energiát,  $p$ -vel a mm-ben mért pofanyílást. A következő táblázat a mérési eredményeket s a kiegyenlitéssel nyert értékeket adja:

I. táblázat

$p$ mm	Mér. időtök kW	$E(p)$ kW
75	1,138	1,1260
85	0,911	0,8787
87	0,904	0,8368
90	0,788	0,7820
92,5	0,680	0,7403
93,5	0,769	0,7245
94,5	0,698	0,7093
96,5	0,659	0,6802
100	0,610	0,6334
103	0,581	0,5970

A zúzásához felhasznált energiára a Rittinger-törvény, a logaritmikus normális szemcselőezlás, valamint az eloszlásban szereplő  $\alpha$  paraméternek, mint a pofanyilás lineáris függvényének segítségével  $\frac{C}{p^\alpha}$  alakú függvényt kapunk

(lásd Rényi A. [1] és Székely G [2]). Eredményünk ettől eltér, s ez abból adódik, hogy a törési folyamat rövid időtartama miatt a logaritmikus normális eloszlással való közelítés nem pontos az eloszlás görbe alsó szakaszán, másrészt a Rittinger-törvény olyan megfogalmazásban, hogy a felhasznált energia a keletkező felületkülönbségnél lineáris függvénye nem érvényes minden körülmények között pontosan. Ezeket a kísérleteket nem a Rittinger-törvény igazolására végeztük el, mert ahhoz sokkal pontosabb eszközökre a kísérletekre lenne szükség. Megjegyezzük, hogy az irodalomban szerepelnek hasonló megfigyelések és eredmények, amelyek szintén azt fejezik ki, hogy az energia a pofanyilásnak  $\frac{C}{p^\alpha}$  alakú függvénye, ahol  $\alpha \neq 1$ .

Mértük az egy csille anyag zúzásához szükséges időt is, másodpercekben a pofanyilás függvényében; ezeket az adatokat a következő táblázat tünteti fel:

II. táblázat

$p$ mm	$t$ (számláló) nap
75	50,9
85	49,9
87	47,8
90	49,65
92,5	43,7
93,5	43,5
94,5	43,0
96,5	42,2
100	45,75
103	39,1

Utántörő energiamérést 22 és 38 mm-es pofanyilás mellett végeztünk. A zúzott anyag mennyiségeinek mérését a szállítóezalag sebességének a az 1 méteren szállított anyag mérésének segítségével végeztük.  
1 csille anyag (2225 kg) zúzásához felhasznált energiaértékek kwó-ban a következők:

22	mm-es pofanyilás	1,3794	kwó
38	"	0,8585	"
22	pofanyilásnál a törő teljesítménye	90 tonna kő/óra	
38	"	140 "	"

Mind előtörönél, mind utántörönél a zúzott anyagból mintát vettünk s megrajzolva a súlyszári eloelágörbéket meghatároztuk planimóter segítségével az első és második momentumokat, melyeket a következő táblázatban tüntetünk fel:

III. táblázat

Bazalt

$p$	$M_1$	$M_2$
22	34,11	1529,8
38	48,12	2731,4
85	62,31	4926,0
93	70,20	7148,5
94	66,55	5726,0
100	72,39	7019,5

Ezek alapján feltételezve, hogy a szemnagyság szerinti eloszlás logaritmikus normális, meghatároztuk az  $a = \frac{M_1^2}{M_2^{1/2}}$  és  $b = \ln \frac{M_2}{M_1^{1/2}}$  paraméterek értékét.

Mivel  $b$ -re közelítőleg konstans értéket nyertünk,  $M_1$  és  $M_2$ -re,  $M_1 = c_1 \sqrt{p}$  és  $M_2 = c_2 p$  alakban végeztünk kiegyenlítő számítást. Ezen az úton a  $c_1 = 7,2641$  és  $c_2 = 67,175$  értéket kaptuk, s ezek segítségével

$$a = 3,1207 \sqrt{p}, \text{ és } b^2 = 0,2414 \text{ adódott.}$$

A következő táblázatok  $M_1$  és  $M_2$  mért és kiegyenlítéssel nyert értékeit adják:

IV. táblázat

$p$	$M_1$	$M_1 = c_1 \sqrt{p}$	$M_2$	$M_2 = c_2 p$
	Mértek értékei		Mértek értékei	
22	34,11	34,07	1529,8	1477,9
38	48,12	44,78	2731,4	2552,7
85	62,31	66,97	4926,0	5709,9
93	70,20	70,05	7148,5	6247,3
94	66,55	70,43	5726,0	6314,5
100	72,39	72,34	7019,0	6717,5

Eredményeink, mint már az előbbiekben is említettük, nem egyeznek meg a régebbi mérésekkel; ennek oka, hogy azokat más jellegű törökön végzett kísérletek alapján nyerték, másrészt a logaritmikus normális eloszlással való közelítés az eloszlás görbék alsó szakaszán nem jó. Az, hogy  $M$ , a pofanyilásnak nem lineáris függvénye, könnyen belátható abból, hogy  $p$  bizonyos értékén túl  $M$ , állandó lesz, mivel a töröbe kerülő közetet igen nagy pofanyilás esetén a törő miár nem töri meg, s ezt mindeddig figyelmen kívül hagyunk.

Székely Gábor [2] dolgozatában felvetette és megoldotta azt a problémát, hogyha két részletben törünk, hogyan kell az előtörő  $p_1$ , ill. az utántörő  $p_2$  pofanyilását megyálasztani, hogy a zúzásra szükséges energiának s a  $p^*$  alá zúzott közet súlyának hányadosa minimális legyen.

A mérések alapján egy kissé módosított problémát vizsgálunk, külön tárgyaljuk az elő- és utántörő esetét. Figyelembe vesszük, hogy jelenleg az előtörő és az utántörőről a  $p^* = 65$  mm alá tört anyagot használják fel.

Vizsgáljuk meg az 1 csille anyag zúzásához szükséges  $E(p)$  energia a 65 mm alá tört közet  $S_1(p)$  részének hányadosát különböző pofanyilások mellett az előtörön. 1 csille súlynyi anyagot egységnak véve a zúzás után 65 mm alá tört anyag

$$S_1(p) = \frac{1}{\sqrt{2\pi} ba^3 e^{-\frac{p}{b}}} \int_{-\infty}^{65} x^2 e^{-\frac{1}{2} \left( \frac{\ln x - \ln a}{b} \right)^2} dx$$

lesz, ezt az integrált a következő alakra hozhatjuk:

$$S_1(p) = \frac{1}{\sqrt{\pi}} \int_{-\infty}^{b\sqrt{2}} e^{-t^2} dt \cdot \frac{\ln \frac{65}{a} - 34^2}{b^2}$$

$S_1(p)$  értékét táblázatból meghatározva  $\frac{E(p)}{S_1(p)}$ -re, a következő értékeket kapjuk:

V. táblázat

Pofanyilás	$E(p)$ kwh	$S_1(p)$	$\frac{E(p)}{S_1(p)}$
105	0,5745	0,4880	1,177
100	0,6334	0,5078	1,247
95	0,7018	0,5286	1,328
90	0,7820	0,5504	1,431
85	0,8767	0,5733	1,529
80	0,9897	0,5974	1,657
75	1,126	0,6226	1,809
70	1,2926	0,6484	1,994

Isten látható, hogy az  $\frac{E}{S_1}$  hanyados a vizsgált intervallumban a pofanyílásnak monoton csökkenő függvénye. Mivel a törő nem törhet 100–105 mm-es pofanyílásban felül a törés állandó megakadása nélkül, így ilyen pofanyílás mellett lesz leghatásosabb a törés.

Utántörönél megváltozik a helyzet, u. i. a 65 mm fölött tört közetet vissza kell szállítani az utántörőre s újból meg kell törni: 1 csille anyagnak szállítószalaggal a vibrátorhoz (rostákhöz) és onnan a törőhöz való visszazállításhoz kb. 0,75 kwó energia szükséges. (Természetesen ez az érték a szállítószalag hosszától, emelési magasságtól függő állandó, így üzemeknél változik.)

$E(p)$ -vel jelöltük 1 csille anyag egyszeri zúzásához szükséges energiát; ezt a mennyiséget mértük meg. Azonban, ahhoz hogy egy csille közetet teljes egészében 65 mm alá törjünk, több energia szükséges, mivel a 65 mm fölött tört közetet minden vissza kell szállítani az utántörőre s újból meg kell törni. Ha egy csille anyagnak 65 mm alá való zúzásához szükséges energiát  $e(p)$ -vel jelöljük (s kwó-ban mérjük  $E(p)$ -vel együtt), úgy

$$e(p) = E(p) + 0,75 \Phi(p) + E(p)\Phi(p) + 0,75\Phi(p)^2 + E(p)\Phi(p)^2 + \dots,$$

ahol

$$\Phi(p) = \frac{1}{\sqrt{\pi}} \int_{\frac{\ln \frac{65}{a}}{\sqrt{2}}}^{\infty} e^{-t^2} dt,$$

$$\frac{\ln \frac{65}{a}}{\sqrt{2}} - \frac{30}{\sqrt{2}}$$

$e(p)$  két geometriai sor összege, melyek nyilvánvalóan konvergensek; ennél fogva az

$$e(p) = \frac{E(p)}{1 - \Phi(p)} + 0,75 \frac{\Phi(p)}{1 - \Phi(p)}$$

összefüggést kapjuk.

Ennek a függvénynek keressük a minimumát, ami létezik, mivel a függvény pozitív és  $p \rightarrow 0$ , valamint  $p \rightarrow \infty$  esetén végtelenhez tart.

Differenciálás helyett megmutatjuk ezen  $e(p)$  függvény értékeinek táblázatát:

VI. táblázat

Pofanyílás mm	$e(p)$ kwó
15	2,2460
20	1,7488
25	1,4710
30	1,3030
35	1,1992
40	1,1348
45	1,0975
50	1,0791
55	1,0752
60	1,0823

Az  $e(p)$  görbüét nemcsak 65, hanem 45, 55, 75, 85 mm-es leválasztás mellett is meghatároztuk.

Az eredmény azt mutatja, hogy a függvények jóval nagyobb pofanyilás mellett veszik fel a minimumukat, mint amilyen pofanyilással a jelenlegi utántörök dolgoznak. Ez azt jelenti, hogy 100 csille anyag 65 mm alá való töréséhez 22 mm-es pofanyilás mellett 55 kw-val több energia szükséges, mint 45 mm-es pofanyilás mellett. Ennek figyelembevételével évente (8 órás műszak 400 csille termelése és 300 munkanap mellett) 66 ezer kw energiamegtakarítást jelentene egy törömlőnél.

Nagyobb pofanyilás esetén a török teljesítménye is jóval nagyobb lesz áránként s ez is a nagy pofanyilással való törés mellett szól.

#### IRODALOM

[1] Bónyi Alfréd: Az aprítás matematikai elméletéről. Építőanyag 2. 1950.

[2] Székely Gábor: A kötörés energiaszükségletének minimalizálása az elő- és utántörök legelesebb beállításával. A. M. I. Közleményei I.

### ОПЫТЫ ПО ЧЛОНКЕ КАМНЯ И ОПРЕДЕЛЕНИИ ЭНЕРГОПОТРЕБЛЕНИЯ, ПРОВЕДЕННЫЕ В УЖАЙСКОМ КАМЕННОМ КАРЬЕРЕ

М. Арато

#### Резюме

В работе решается следующая задача: как выбирается открытие щек дробилок для дробления с целью минимального расхода энергии в процессе tolчения, предполагая, что породу, раздробленную на куски, крупнее 65 мм., нужно отнести обратно на дробилку и подвергать вторичному дроблению.

### BERICHT ÜBER KRAFTBEDARFSVERSUCHE IM STEINBRUCHE UZSA

M. ARATO

#### Zusammenfassung

Die Abhandlung löst folgendes Problem: wie ist die Quetschbäckenzündung der Nachbrechmaschine zu ermitteln um die beim Brechen angewandte Kraft minimal zu halten, wobei angenommen wird, dass das Gestein von mehr als 65 mm Größe zur Brechmaschine zurückgeführt und noch einmal gebrochen werden wird.