

스루스 게이트의 流量公式

Flow Equation for the Sluice Gate

李 重 基
Joong Key Lee

要 點

물이 水門(Gate)을 통하여 흐를때 其 狀態를 安全 흐름 (Free Flow)과 不安全흐름 (Submerged Flow)으로 區分되는데 이는 모두 流體의 性質과 自然條件에 의해 一定斷面보다 작은 流體通水 斷面으로 축소되며 지타 우리눈에 보이지 않는 많은 형태의 變化를 갖고 있기 때문에 流出口에서 축소된 斷面이 일어난다. 이를 수축계수(Coeff of Contraction)이라 부르며 이 수축계수를 計算하기란 극히 힘들기 때문에 河床 마찰력 斷面의 流速分布 壓力分布의 現象을 利用하여 公式를 유도했으며 이 理論式에다 諸水理學者의 실험에서 얻어진 보정계수를 加하여 수정하였고 特히 下流部의 水深을 計算할때 跳水前 斷面과 跳水後 斷面間에 運動量 方程式을 使用하여 計算 했으며 이 수축계수 를 使用하여 수문을 통해 흐르는 流量을 計算하고 또 水理 試驗에서 實測한 流量과의 誤差 범위를 求해본 결과 最大 誤差가 6.8%로서 省略할 만큼 적기 때문에 流量計算을 爲한 公式로 使用할 價値가 충분한고로 여기에 소개한 것이고 設計 및 水理計算時 本公式를 利用해 주길 바란다.

緒 論

一定한 나비를 가진 長方形水路에 設置된 스루스 게이트 (Sluice Gate)를 통하여 흐르는 물은 安全흐름 (Free Flow 第1圖 "a"참조 以下 편의상 安全흐름 이라 부른다)과 不安全 흐름 (Submerged Flow 潛口흐름 第1圖 "b"참조 以下 편의상 不安全 흐름 이라 부른다)으로 나뉜다.

1. 安全흐름(Free Flow)

第1圖 "a"에 表示된것과 같으며 圖上에서 a는 Gate가 열린 높이이고 H₁은 上流水深으로 流速U₁을

지닌 水深을 表示하며 H₀는 總水深으로 H₁에다 U₁에 의해 생기는 速度水頭 손실을 合한 것이다.

$$H_0 = H_1 + \frac{U_1^2}{2g} \dots\dots\dots(1)$$

물이 Gate (水門) 밑 모서리는 날카로운 첨단으로 만들어 마찰이 없는 것으로 取扱 했음)밑으로 흐를때 自由水面이 最小斷面으로 축소되는 축소부분 (Contracta)은 大略 水門으로 부터 下流로 a의 거리만치 떨어져 일어난다고 본다 만일 수축된 흐름의 길이를 Y_{of}라던

$$Y_{of} = C_c \cdot a \dots\dots\dots(2)$$

여기서 C_c: 수축계수 (Coeff of Contraction)
Henderson씨는 수축계수의 추정과 安全흐름의 形態를 研究하고자 많은 실험分拆을 하여 其結果치를 正確히 計算하였고 Payer와 Behjamin씨는 流體의 粘性의 影響을 省略할때 C_c는 다만 a/H₀의 함수임을 表示했고 이로서 第一表를 만들었다. 이 表에 表示된것과 같이 C_c의 變化가 매우적다 그래서 Henderson씨는 C_c의 값 을 特別한 경우를 除外 하고는 0.61을 取했다.

그러나 Woycickl, Benjamin, Shahmugam씨의 實驗 에서 관찰한 C_c의 값이 0.61보다 약간 높다.

스루스 게이트의 取扱은 扁平한벽 (短管 Orifice) 에서 나오는 流體의 분사로 取扱한다. 그러면 流量公式는

$$q = C_{df} \cdot a \sqrt{2g H_1} \dots\dots\dots(3)$$

여기서 q: 流量 (單位幅當)

C_{df}: 流量 係數

Fig 1 "a"에서 斷面①과 ②間에 손실이 없다고 假定하고 이를 Bernoulli 公式에 의해 表示하던

$$H_1 + \frac{U_1^2}{2g} = Y_{of} + \frac{U_2^2}{2g} \dots\dots\dots(4)$$

또 連續 方程式에서

$$q = H_1 U_1 = Y_{of} U_2 \dots\dots\dots 5)$$

※ 筆者: 土聯 設計部 勤務

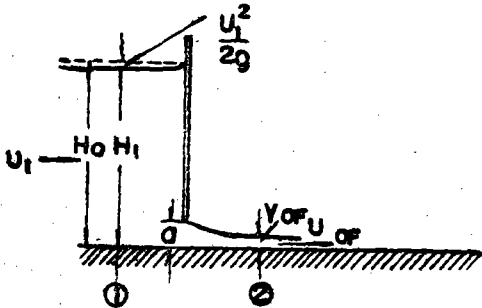
(4)식과 (5)식을 (3)식에 代入하고 간단히 정리하면

$$q = \frac{C_c}{\sqrt{1+(a/H_1)C_c}} \cdot a\sqrt{2gH_1} \dots\dots(6)$$

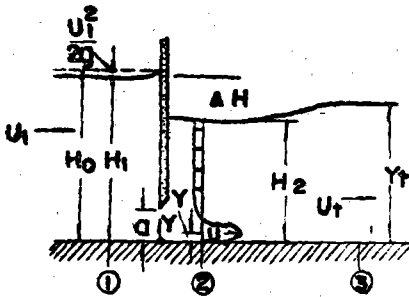
C_{df} 를 다음 (7)식과 같이 표시하면 (6)식은 (3)식과 같이 된다.

$$C_{df} = \frac{C_c}{\sqrt{1+(a/H_1)C_c}} \dots\dots(7)$$

만일 C_c 와 a/H_0 의 관계에서 接近流速의 영향을 無視하면 (7)식에서 C_{df} 는 a/H_1 의 變數만을 갖는다 그러므로 Rouse 씨는 이 관계를 圖示한 것이 第2圖이다.



(a)



(b)

FIG.1. 스투스 케이모트 부리 흐르는 안전 흐름과 불안한 흐름의 형태

流出係數 C_{df} 를 Gibson, Addison Henry 그리고 Shanmugam씨가 실험하여 求한것을 Binie과 Gibson, Addison씨가 실험수정 한 결과 a/H_0 의 값을 0.7로 가정 한 결과 $C_c=0.611$ 의 값과 一致되었다. C_{df} 의 값이 H_1/a 의 값을 11.0 까지 가정 할때 약간 높은값이 있지만 別差가 없기 때문에 이 C_{df} 의 값을 0.61로 하고 이를 상수화 시켰다.

C_{df} 對 H_1/a 에 對한 Henry 이 實驗치를 1.5~16까지 배열시켰고 Shanmugam씨는 1.5~7까지 배열시킨 실험 결과표에서 보면 兩氏의 실험치인 C_{df} 의 값이 잘 一致했으며 약간의 差가 있으나 극소하므로 無視하고 C_{df} 의 값을 고정시켰다.

第1表 a/H_0 에 對한 C_c 값

실험 관측자	a/H_0 의 값					
	0	0.1	0.2	0.3	0.4	0.5
RAYLEIGH	0.611	—	—	—	—	—
VAISEY SO	—	—	—	—	—	—
UTHWELLA	—	—	—	—	—	0.608
ND	—	—	—	—	—	—
PAGER	0.611	—	0.6046	0.6036	0.6043	0.6066
BENJAMIN	0.611	0.606	0.6022	0.5995	0.598	0.598

2. 不安全问题 (Sudmergeb Flow)

이는 Fig. 1 "b"에 表示된것과 같으며 여기서 yt는 下水水深 (自由水面이 安定됐을때 即 Jump(跳水)가 일어난 다음)이고 H_2 는 流出口 直下的水深 (Jump가 일어나기 直前의水深)으로 流量q는 yt. a/H_1 에 의해 調節된다.

$$b = C_c a \sqrt{2g(H_0 - H_2)} \dots\dots(8)$$

C_c 安全 흐름의 수축계수와 같으며 수축계수의 실험 식은 다음과 같다.

$$C_c = 0.617 + \frac{0.04a}{H_0} \dots\dots(9)$$

Woyckick씨는 단면 2와 단면 3사이에 運動量 方程式을 유도했는데 단면 2의 運動量은 다음과 같다.

$$M_2 = \frac{qrw}{g}, \frac{q}{aC_c} = \frac{q^2rw}{gaC_c} \dots\dots(10)$$

γ : 물의 單位重量

10식은 兩斷面에서 水壓分布를 水理學的으로 假定 하고 河床마찰력을 省略한 式이다. 또 Henry의 不安全问题 流量公式은

$$q = C_{ds} \cdot a \cdot \sqrt{2gH_1} \dots\dots(11)$$

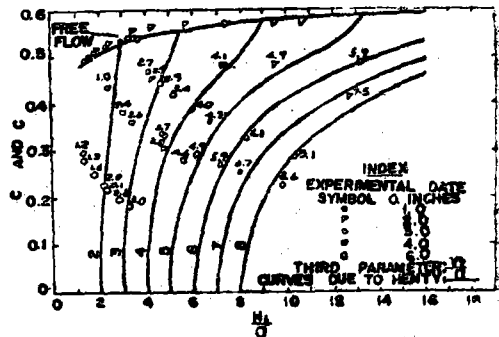


FIG. 2. HENRY 씨의 실험결과 도표

C_{ds} 不安全问题의 流量 계수
Henry는 C_{ds} 를 H_1/a 와 yt/a 의 함수로 取扱하고 C_{ds} 를 이 함수에 의해 實驗하여 Fig. 2에 表示했으며 이표에서 C_{ds} 를 求하여 流量을 計算할수있게 하였다.
또 Shmide씨는 不安全问题의 流量公式을 다음과

같이 表示했다.

$$q = \phi_1 C_{df} a \sqrt{2gH_1} \dots\dots\dots (12)$$

$$\text{여기서 } \phi_1 = \sqrt{(H_1 - H_2)/H_1}$$

Schmidt와 Woycick씨는 H_1/a 를 求하기위해 yt/a : ϕ_1 의 관계를 간단히 정리 했으며 C_{df} 의 평균치를 使用하여 求한 流量公式이 (12)式과 一致된다. 即

$$q = C_{ds} a \sqrt{2g(H_1 - yt)} \dots\dots\dots (13)$$

여기서 C_{ds} 는 實驗에 의해 決定된 流量係數로서 (12)式과 같이 表示하면

$$q = \phi_2 C_{df} a \sqrt{2gH_1} \dots\dots\dots (14)$$

여기서 ϕ_2 는 不安全 흐름의 係數로 單獨함수인 變數이며 이값은 Graph 상에서도 單一 曲線으로 表示된다. 만일 水門으로 흐르는 流量이 一定하다면 水門

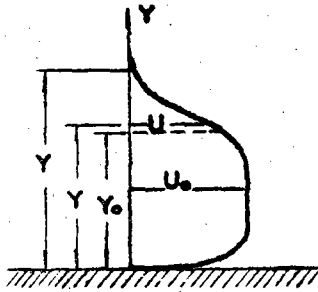


FIG. 3. 不安全 흐름의 수축부분의 유속분포도

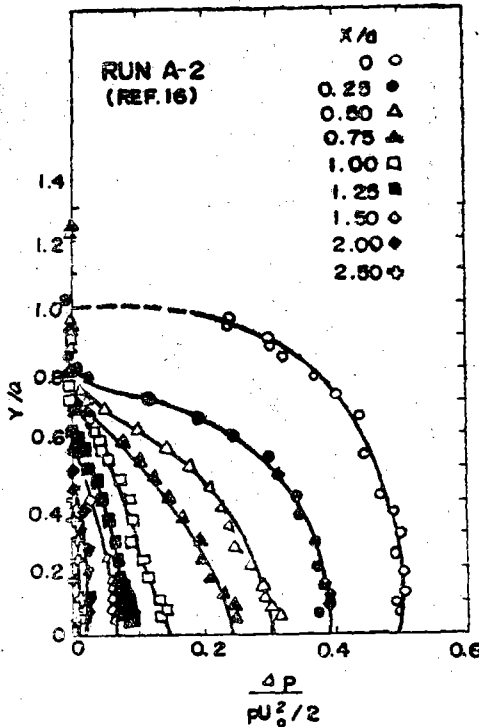


FIG. 4. 不安全 흐름의 壓力 분포도

으로 부터 1.15a의 거리에서 最小水深인 y_0 가 나타나는데 이 水深이 0.61a이다 (安全흐름의 경우도 同一하다) 그러므로 最小斷面 (수축부분)의 流速은

$$U_0 = \sqrt{2g \Delta H} \dots\dots\dots (15)$$

$\Delta H = H_1 - H_2$ (河床부터 自由水面까지의 水深差)

Fig. 3은 流速分布를 表示한 것인데 水門과 수축부분 사이에 壓力分布는 一般的으로 假定된 水理學의 分布와 현저한 差異가 있다 만일 ΔP 가 임위점에서 發生한 壓力의 差라고 보면 y/a 에 對한 $\Delta P = eU_0^2/2$ 의 變化는 Fig-과 같다.

以上에서 얻은 結果를 기초로 하여 流量을 計算하는 一般公式 (不安全 흐름에서와 똑같이 安全흐름에서도 적용됨)은 스루스 게이트 下流의 流量을 計算하기 위해 유도되었다. 이 유도된 공식이 다음과 같다.

一般的인 流量公式

Fig. 1 "b"에서 斷面 ①과 ②사이에서 Energy 손실이 없다고 가정하고 水理學의 壓力 分布에 의해 運動量 公式으로 表示하면

$$H_1 + \frac{U_1^2}{2g} = H_2 + \int_0^{H_2} e_{uby} \frac{U^2}{2} dy + \int_0^{H_2} r_{wu} U \cdot dy \dots\dots (16)$$

Rajaratnam씨는 不安全 흐름에서 下流의 跳水와 運動 Energy를 省略하면

$$H_1 + \frac{U_1^2}{2g} = H_2 + \frac{1}{2g} \frac{\int_0^{yf} U^3 dy}{\int_0^{yf} U dy} \dots\dots (17)$$

yf: 孔口 밑바닥에서 天井까지 거리 (Gate가 열린 높이)

(17)式 右項의 運動 Energy 項은

$$\frac{1}{2g} \frac{\int_0^{yf} U^3 dy}{\int_0^{yf} U dy} = \alpha s \frac{q^2}{y_0^2 2g} \dots\dots (18)$$

αs : 運動 Energy 正정 계수

y_0 : 수축 부분의 수심 0.61a

위 (17)式과 (18)式을 정리하면

$$q = \frac{1}{\sqrt{\alpha s - (y_0/H_1)^2}} \cdot y_0 \sqrt{2g \Delta H} \dots\dots (19)$$

$$q = \frac{Cc}{\sqrt{\alpha s - Cc^2(a/H_1)^2}} \cdot a \sqrt{2g \Delta H} \dots\dots (20)$$

20式을 간단히 하면

$$q = C_{d1} a \sqrt{2g \Delta H} \dots\dots (21)$$

여기서

$$C_{d1} = \frac{Cc}{\sqrt{\alpha s - Cc^2(2a \Delta H)}} \dots\dots (22)$$

αs 는 Rajaratnam과 Subramanya씨의 실험에서 1.0 3. 1.11 1.04 平均치 1.08을 求하였고 上記方法과

같이 安全 흐름에서의 流量公式도 다음과 같이 表示한다.

$$q = C_{d2} a \sqrt{2g \Delta H} \dots\dots\dots(23)$$

$$C_{d2} = \frac{Cc}{\sqrt{as - Cc^2(a/H_1)^2}} \dots\dots\dots(24)$$

$$\Delta H = H_1 - Cca \dots\dots\dots(25)$$

自然狀態의 流速分布에서 $as=1$ $Cc=0.61$ 로 取하면

$$C_{d1} = \frac{0.61}{\sqrt{1-0.372(a/H_1)^2}} \dots\dots\dots(26)$$

$$a_s = \frac{0.61}{\sqrt{1-6.372(a/H_1)^2}} \dots\dots\dots(27)$$

(27)式과 (26)式을 同一한 계수의 값을 갖는다 그 러므로

$$q = cd a \sqrt{2g \Delta H} \dots\dots\dots(28)$$

$$cd = fn(a/H_1) \dots\dots\dots(29)$$

$$\Delta H = H_1 - 0.61a \text{ (安全 흐름에서)}$$

$$\Delta H = H_1 - H_2 \text{ (不安全 흐름에서)}$$

로 求解야 하고 Cd 는 a/H_1 의 함수로 이를 변수로놓고 실험을 하여 求하면 더정확 하다 이 실험은 다음과같이 하였다.

水理 實驗

정확한 一般公式를 만들기 爲해 C_d 의 계수를 실험을 하여 求해야 하는데 C_d 는 a/H_1 의 함수로서 이를 變數로 取하여 試驗하였다. 이 水理 모형 실험은 나비 45cm 높이가 40cm 길이 49cm의 순환식인데 바닥은 매끈한 알미늄판으로 하고 兩벽은 Plexi 유리 (투명유리)로 만들고 실험용 水門은 두께가 6.3mm인 알미늄판으로 下流을 날카로운 침단으로 하여 물이 흐름때

마찰력이 없게끔 만들었다. 물은 물탱크를 上流에 두어 공급하고 下流部 말단에는 流量과 水位를 自由로 조절하것끔 水門을 별도로 설치 하였다. 水深 H_1 , H_2 는 마노 미터 (Mano Meter)로 측정하고 yt 는 水門 위치에서 정확히 측정했으며 流量은 콤파리칼 오리피스 미터 (Commerical Orifice Meter)로 측정 하였다.

실험은 5가지로 나누어 총 57회를 하였는데 其中 37회는 安全흐름 20회는 安全흐름에 對하여 실험 하였다. 이 실험 결과표가 第二表과 같고 Fig 2는 Henry 실험 곡선으로 安全流出이나 不安全 流出에서 잘부합되며 開水路에서도 실험한 것과 잘부합된다. 그리고 (28)式의 C_d 를 (29)式으로 計算하여 圖表化 한것이 Fig. 5이다 이 圖表의 값을 使用하여 作圖한 曲線과 (26) (27)式으로 作圖한 曲線의 差가 있는데 이는 簡單한 變數를 一定 常數로 假定하여 求하였기 때문이다.

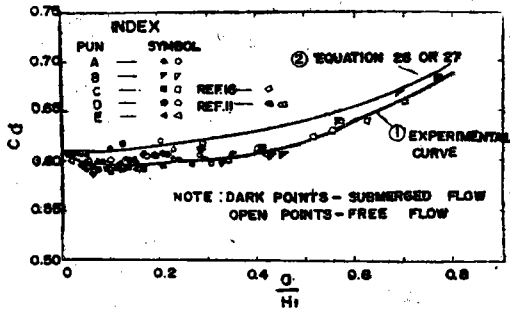


FIG. 5. a/H_1 에 대한 C_d 의 값

第2表 試驗 結果 表 No. 1

試驗 番號	흐름상태의 구분	유 량 q	수 심 H_1	수 심 H_2	수 심 Y_t	유 계 수	a/H_1	$Y_t/$	수 계 수	
A-1	cm	10-2	cm	cm	cm					
	8.13	S	2.08	37.08	26.41	28.34	0.620	0.205	3.72	0.332
2	"	"	2.08	47.24	36.06	37.0	0.607	0.161	4.86	0.291
3	"	"	2.08	55.11	43.68	44.9	0.600	0.138	5.80	0.271
4	"	"	2.07	61.72	50.29	51.07	0.596	0.123	6.70	0.254
5	"	"	2.05	75.43	64.77	25.22	0.611	0.101	8.56	0.228
6	"	"	2.08	36.57	25.40	27.88	0.607	0.208	3.66	0.333
7	"	"	2.69	63.75	44.19	46.78	0.593	0.1195	6.14	0.326
8	"	"	2.65	79.50	60.19	61.87	0.590	0.0960	8.12	0.287
9	"	"	2.67	60.70	41.27	—	0.591	0.1255	—	—
10	"	"	2.70	51.94	32.63	46.06	0.600	0.1465	4.73	0.363
11	"	"	2.70	45.72	26.16	30.35	0.595	0.1570	3.98	0.388
12	"	"	2.72	39.87	20.57	25.75	0.604	.1910	3.38	0.417
13	"	"	2.72	35.3	16.12	22.6	0.605	0.2160	2.96	0.444
14	"	"	2.72	31.75	12.19	18.03	0.598	0.2400	2.70	0.467
15	"	F	2.75	24.89	4.62	—	0.598	0.306	—	0.536
16	"	"	2.28	18.03	4.57	—	0.605	0.422	—	0.525

A-17	"	"	2.60	21.35	4.62	—	0.600	0.341	—	0.534
18	"	"	2.89	21.92	4.62	—	0.605	0.283	—	0.541
19	"	"	2.97	28.44	4.62	—	0.595	0.268	—	0.541
B-1	16.26	S	2.73	19.81	16.0	17.98	0.682	0.770	1.18	0.299
2	"	"	2.73	36.92	22.6	24.87	0.610	0.566	1.63	0.254
3	"	"	2.73	23.52	28.7	30.73	0.605	0.454	2.02	0.229
4	"	"	2.73	43.43	38.6	39.37	0.605	0.350	2.62	0.201
5	"	"	2.72	35.30	30.48	32.25	0.604	0.430	2.11	0.222
6	"	"	2.69	49.78	44.95	45.10	0.596	0.330	2.98	0.185
7	"	"	2.73	22.09	18.16	20.19	0.670	0.690	1.33	0.282
C-1	10.16	S	2.93	30.98	18.28	23.92	0.600	0.328	2.36	0.384
2	"	"	2.93	24.38	12.19	18.89	0.613	0.412	1.86	0.435
3	"	"	2.93	34.79	22.09	26.77	0.601	0.292	2.63	0.362
4	"	"	2.90	48.51	35.81	38.73	0.596	0.209	3.81	0.304
5	"	"	2.90	57.40	44.45	46.73	0.590	0.170	4.59	0.279
6	"	F	2.93	17.78	6.07	—	0.640	0.571	—	0.507
7	"	"	2.97	18.28	6.35	—	0.630	0.555	—	0.510
8	"	"	2.75	14.47	6.35	—	0.660	0.702	—	0.494
9	"	"	2.76	16.25	6.35	—	0.640	0.625	—	0.502
D-1	5.08	"	2.30	65.02	33.78	38.04	0.598	0.078	7.49	0.413
2	"	"	2.28	79.5	46.78	52.42	0.594	0.064	10.32	0.370
3	"	"	2.33	49.02	17.01	24.84	0.600	0.1035	4.89	0.485
4	"	"	2.01	37.33	12.7	20.87	0.592	0.1360	4.11	0.478
5	"	"	1.48	17.78	5.33	12.31	0.612	0.2860	2.48	0.511
6	"	"	1.47	22.09	7.36	14.52	0.610	0.2300	2.86	0.454
7	"	F	1.83	22.09	3.14	—	0.610	0.2300	—	0.565
8	"	"	2.13	29.46	3.14	—	0.605	0.1720	—	0.570
9	"	"	2.45	38.35	3.22	—	0.600	0.132	—	0.592
10	"	"	2.73	48.76	3.14	—	0.590	0.104	—	0.570
11	"	"	2.92	54.86	3.17	—	0.594	0.092	—	0.574
12	"	"	1.61	17.78	3.14	—	0.617	0.290	—	0.558
13	"	"	1.12	9.9	3.04	—	0.624	0.512	—	0.519
14	"	"	1.30	12.7	3.04	—	0.612	0.400	—	0.531
E-1	2.54	S	0.97	33.52	10.97	15.11	0.593	0.0756	5.95	0.486
2	"	"	0.97	45.97	23.36	27.68	0.593	0.0552	10.09	0.426
3	"	"	1.06	52.57	25.90	27.73	0.595	0.0483	10.92	0.423
4	"	"	1.06	75.18	49.27	50.03	0.607	0.0338	19.70	0.354
5	"	"	1.81	106.90	30.98	96.27	0.605	0.0238	14.28	0.510
6	"	F	1.42	47.75	1.57	—	0.606	0.0530	—	0.577
7	"	"	1.66	65.53	1.57	—	0.606	0.0390	—	0.597
8	"	"	2.05	100.58	1.57	—	0.590	0.0252	—	0.595

不安全 흐름의 운동량 공식

Fig 5에서 C_d 를求解 (28)式에 代入하여 流量(q)를 計算 하는데 우선 H_2 를 求해야 한다 그러나 大部分의 경우 yt는 쉽게 求할수 있어도 H_2 를 求하기란 극히 힘들다 그러기 때문에 H_2 를 求하는 方法으로 運動量 方

程式은 断面 ②과 ③에서 求할수 있는데 断面②의 流速

$U_0 = \sqrt{2g(H_1 - H_2)}$ 과 수심 y_0 에 의해 결정된 수축부의 수심 y_0^* 는 다음식으로 求한다.

$$y_0^* = q/u_0 \dots\dots\dots (30)$$

$$y_0^* = Cd a \dots\dots\dots (31)$$

斷面 ②의 運動量은

$$M_2 = \int_0^{y_0} \rho u^2 dy \dots (32)$$

逆流의 運動量을 省略하면

$$M_2 = \rho g u_0 \beta_2 \dots (33)$$

β_2 는 運動量 계수로서 다음식으로 求한다.

$$\beta_2 = \left(\int_0^{y_0} U^2 dy \right) \frac{1}{q u_0} \dots (34)$$

斷面 ②의 總壓力은

$$P_2 = \rho w \frac{H_2^2}{2} + \rho k \theta e \frac{U_0^2}{2} \dots (35)$$

(35)式 第 2항은 水理學의 조건에서 이미 주어진 誤差이고 $\rho k \theta$ 는 水理學의 分析으로부터 誤差가 생긴 水深을 표시 하며 θ 는 실험 계수이다.

斷面 ③에서 運動量과 總壓力은 斷面 ②에서와 같이

$$M_3 = \rho g U l_3 \dots (36)$$

$$P_3 = \rho w \frac{y_3^2}{2} \dots (37)$$

$\beta_3 = 0$ 로 假定하고 F_s 를 斷面 ②와 ③사이의 河床 摩擦力 이라면 運動量 方程式은

$$P_3 - P_2 - F_s = M_3 - M_2 \dots (38)$$

壓力의 구배가 없는 깊은水中 노즐(Nozzul)孔口 (Fig 6과 같음)과 같은 不安全 흐름의 형태를 가진 水門으로부터 생기는 摩擦力 F_s 는

$$F_s = \epsilon e U_0^2 Y_0^* \dots (39)$$

ϵ 는 $Re = U_0 y_0^* / \nu$, $Ls_j = L s_j / y_0^*$ 의 함수이며 Ls 는 不安全 흐름의 Jump (跳水) 길이이다.

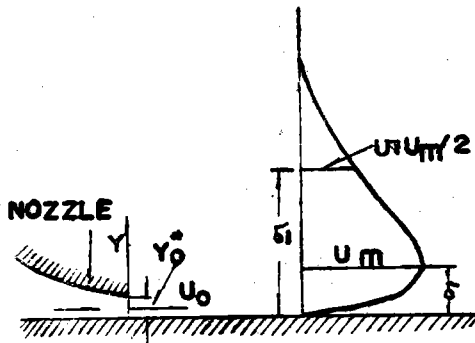


FIG. 6. 분사 형태와 편의

(39)式을 (38)式에 代入하여 정리하면

$$\rho w \frac{H_0}{2} + \rho k \theta e \frac{U_0^2}{2} - \rho w \frac{y_3^2}{2} - \epsilon e U_0^2 Y_0^* \dots (40)$$

$$= \dots (40)$$

$$\rho w (y_3^2 - H_2^2) \frac{1}{2} = \beta_2' e U_0^2 Y_0^* - \epsilon e U_0^2 Y_0^* \dots (41)$$

$$\beta_2' = \left(\beta_2 + \frac{k \theta}{2 C d} - \epsilon \right) \dots (42)$$

(41)式을 간단히 하면

$$4 Y_0^* (H_1 - H_2) = \frac{Y_0^* Y_3^* (y_3^2 - H_2^2)}{\beta_2' Y_3^* - Y_0^*} \dots (43)$$

$$\left. \begin{aligned} H_2 / y_0^* &= \phi \\ Y_3^* / y_0^* &= A \\ H_1 / y_0^* &= B \end{aligned} \right\} \text{로 표시 하면} \dots (44)$$

$$\phi^2 - \frac{4(\beta_2' A - 1)}{A} \phi + \left\{ \frac{4(\beta_2' A - 1)}{A} B - A^2 \right\} = 0 \dots (45)$$

(45)式을 根의公式에 代入하여 ϕ 를 求할수 있다.

$$\phi = \frac{2(\beta_2' A - 1)}{A} + \left\{ \frac{4(\beta_2' A - 1)^2}{A^2} + A - \frac{4(\beta_2' A - 1)}{A} B \right\}^{1/2} \dots (46)$$

46)式에서 A, B 는 알수있고 β_2' 를 假定하면 (44)式에서 H_2 를 求할수 있다.

Rajaratnam과 Subramanya씨는 실험에서 $\beta_2' = \beta_2$ 를 1.08, 1.16, 1.16 (平均치 1.09)를 求했다.

$K = 0.8$, $\theta = 0.06$ 과 Cd 의 平均치인 1.08을 使用하면 $k \theta / 2 C d = 0.04$ 이고 $Re = 10^5$ 을 取하고 Ls_j 의 값을 16~160까지 變化시켜서 $\epsilon = 0.03 \sim 0.09$ 의 값을 求하였다. 萬一 $\beta_2 = 1.09$ 를 取하면 $\beta_2 + k \theta / 2 C d = 1.13$ 이고 $\epsilon = 0.08$ 의 값을 取하면

$\beta_2 + k \theta / 2 C d - \epsilon = 1.05$ 이다. 그리고 $\beta_2' = 1.0$ 을 取하면 46式은

$$\phi = \frac{2(A-1)}{A} + \left\{ \frac{4(A-1)^2}{A^2} + A^2 - \frac{4(A-1)}{2} B \right\}^{1/2} \dots (47)$$

(47)式을 使用하여 $Cd \cdot a / H_1$ 의 실험곡 선과 流量 q 는 알고 있는 값 H_1, a, Y_3^* 에 의해 計算할수 있다.

計算한 流量 q 와 實測된 流量 q_c 과의 誤差 % (百分率)은 第 3表와 같으며 이에서 보는바와 같이 最大 誤差가 6.8% 이므로 여기에 유도된 公式(流量)은 精確한 式이다 安全 흐름 에서도 不安全 흐름 에서와 같이 FIG 4와 公式 (47)을 使用하면 精確한 값을 얻는다.

第 3表 計算公式의 誤差限界

實驗番號	流量 q (實測된 流量)	流量 q_c 計算된 流量	$\frac{q_c - q}{q} \times 100$ (誤差率) %
A-1	2.08	2.09	0.65
A-2	2.08	2.22	6.80
A-3	2.08	2.17	4.63
A-4	2.06	2.17	5.35
A-5	2.04	2.06	0.97
A-6	2.08	2.16	4.08
A-7	2.68	2.75	2.32
A-8	2.65	2.76	5.32
A-9	2.67	—	—
A-10	2.70	2.77	2.72
A-11	2.70	2.83	4.72
A-i	2.71	2.72	0.42
A-13	2.71	2.78	2.60

A-14	2.71	2.75	1.56
B-1	2.73	2.75	1.04
B-2	2.73	2.83	4.66
B-3	2.73	2.83	3.53
B-4	2.73	2.88	5.70
B-5	2.72	2.88	6.00
B-6	2.68	2.74	2.10
B-7	2.73	2.74	1.80
C-1	29.2	1.88	-1.35
C-2	2.92	2.80	-3.19
C-3	2.92	2.95	0.96
C-4	2.90	3.02	3.36
C-5	2.90	2.99	2.42
D-1	2.29	2.32	1.11
D-2	2.27	2.30	1.24
D-3	2.32	2.39	2.68
D-4	2.00	2.04	1.70
D-5	1.48	1.43	-3.25
D-6	1.16	1.42	-3.09
E-1	0.96	0.98	2.34
E-2	0.96	0.97	1.47
E-3	1.05	1.07	1.87
E-4	1.05	1.08	2.94
E-5	1.81	1.83	1.56

河床 摩擦力

Fig. 1 "b"에서 L_{sj} 는 断面 ②가 ③사이의 거리이다
그러므로

(1) L_{sj} 는 roa와 Rajaratnam씨의 不安全호를 Jump
公式에서 計算할 수 있다.

$$\frac{L_{sj}}{y_0} = 4.9s - 6.1 \dots \dots \dots (48)$$

$$Y_2 = \frac{1}{2} Y_0^* \left(\sqrt{1 + 8 \frac{u_0^2}{g} Y_0^*} - 1 \right) \dots \dots \dots (49)$$

$$S = \frac{(Y_2 - Y_0)}{Y_0} \dots \dots \dots (50)$$

(49)식은

$$\frac{y_2}{y_0^*} = \frac{1}{2} (\sqrt{16B - 15} - 1) \dots \dots \dots (51)$$

여기서 $B = H_1/y_0^*$ 이다.

2. 不安全호를 壓力구배가 없는 벽면에서 Jet式으로 호르는 것과 같은경우로 取扱한다 (벽면에 潛孔 Orifice과 같은 경우) 이 Orifice가 극히 작을 경우는 上記한 여러公式이 약간의 誤差가 있지만 여기서는 모든 조건을 충분히 쫓을 경우로 봐서 計算한다.

Fig 6은 數種으로 나누어 實驗한 분사 (Walljet)에서 서로 비슷한 流速을 모아 分布시킨 曲線이다.
여기서 U_m : Nozzle부터 力거리 上임위 지점의 最大流速.

τ_1 : 縱軸의 축척.

δ : 마찰力 때문에 流速이 0인 수막층.

萬一 τ_0 가 計算하는 點의 마찰력 이라면 Sigalla씨의 公式을 使用하여

$$\tau_0 = Cf C \frac{Um^2}{2} \dots \dots \dots (52)$$

$$Cf = \frac{0.0565}{\left(\frac{Um\delta}{N} \right)^{1/4}} \dots \dots \dots (53)$$

$$\delta = 0.16\delta_1$$

δ 와 Um/U_0 , δ_1/y_0^* 와의 變數를 使用하여 求하면

$$\tau_0 = C_1 f(\lambda) e U_0^2 \dots \dots \dots (54)$$

여기서 $C_1 = \frac{0.336}{Re^{1/4}} \dots \dots \dots (55)$

$$f(\lambda) = \frac{1}{\lambda(0.276\lambda^{-1/2} + 0.036\lambda^{1/2})} \dots \dots \dots (56)$$

$$\lambda = x/y_0^*$$

断面 ②와 ③사이의 總마찰력 F_s 는

$$F_s = \int_0^{L_{sj}} C_1 f(\lambda) e u_0^2 dx \dots \dots \dots (57)$$

$$F_s = C_1 e u_0^2 y_0^* \int_0^{\lambda_{sj}} f(\lambda) d\lambda \dots \dots \dots (58)$$

$$C_1 \int_0^{\lambda_{sj}} f(\lambda) d\lambda = \frac{F_s}{e u_0^2 Y_0^*}$$

$$e = F_s / u_0^2 y_0^* = C_1 \int_0^{\lambda_{sj}} f(\lambda) d\lambda \dots \dots \dots (59)$$

59式에서 $Re=10^6$ 를 使用하여 計算한 것이 Fig 7이다. e 는 $x/y_0^*=16$ 일때 0.03이고 $x/y_0^*=160$ 일때 $e=0.09$ 이다.

이로봐서 u/y_0^* 가 10倍로 증가 했으나 e 는 3배 밖에 증가치 않는다 그러므로 e 는 거의 상수로 봐도 別差 異가 없다.

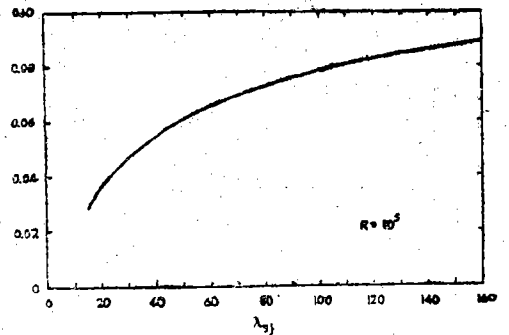


FIG. 7. λ_{sj} 對 於 e 的 曲線

計算要領

스루스 게이트의 計算순서는 다음방법에 의한다.

(1) 흐름의 상태를 安全흐름인가 不安全흐름인가를 구분할것.

安全흐름에서 断面②의 流速 $U_0 = \sqrt{2g}H_1 - 0.61a$ 를 가진 수심 Y_0^* 를 결정할것 (29)式에서 $Y_0^* = Cda$ 를 求하고 Y_0^* 와 U_0 를 使用하여 跳水高(Hydraulic Jump) y_0 는 49式에서 計算할수 있다. 그리고

$$\frac{y_0}{y_0^*} = \frac{1}{2} \left[\left\{ 1 - 16(H_1 - 0.61a) \cdot \frac{1}{y_0^*} \right\}^{1/2} - 1 \right] \dots\dots\dots (60)$$

(51)式에서

$$\frac{y_1}{y_0^*} = \frac{1}{2} \left\{ (16 \frac{H}{y_0^*} - 15)^{1/2} - 1 \right\} \dots\dots\dots (61)$$

(61)式으로 그린 圖表가 Fig 8 이다.

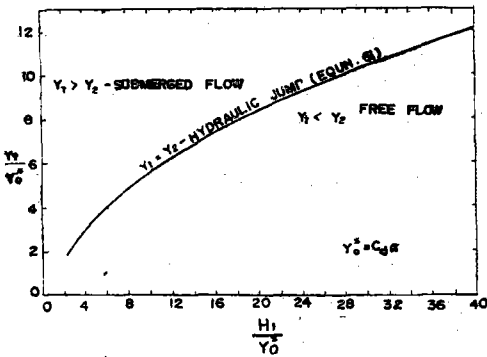


FIG. 8 흐름 형태에 구분

安全흐름에서

- (2) H_1, a 를 알고 28式에 의해 流量 q 를 計算한다.
- (3) q 와 H_1 을 알고 u 를 計算한다. 式28을 정리하면 $q = Cd a \sqrt{2g(H_1 - 0.61a)} \dots\dots\dots (62)$

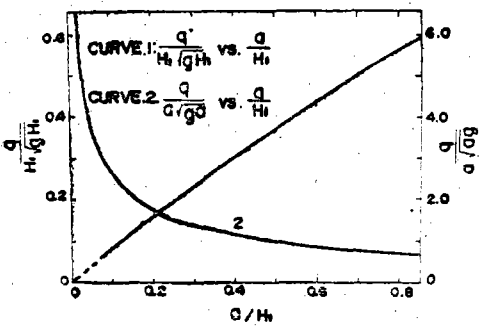


FIG. 9. q/H_1 에 대한 $\frac{q}{gH_1}$ 곡선

$$\frac{q}{H_1 \sqrt{gH_1}} = Cd(a/H_1) \sqrt{2(1 - 0.61a/H_1)} \dots\dots (63)$$

$$\frac{q}{H_1 \sqrt{gH_1}} = f(a/H_1) \dots\dots\dots (64)$$

$f(a/H_1)$ 은 변수 a/H_1 에 따라 변하며 이를 圖表한 것이 Fig 9 이다.

(4) a 와 q 를 알고 H_1 을 計算한다.

(62) 式을 정리하면

$$\frac{q}{a \sqrt{ga}} = Cd \sqrt{2(H_1/a - 0.61)} \dots\dots\dots (65)$$

$$\frac{q}{a \sqrt{ga}} = f_1(a/H_1) \dots\dots\dots (66)$$

a/H_1 에 對한 變數 $f_1(q/H_1)$ 을 圖示한 것이 Fig 9 이다.

不安全 흐름에서

- (5) a, H_1, Y_1 를 알고 q 를 計算한다. 公式 (48)式을 利用하여 前記(2)의 方法에 의한다.
- (6) H_1, Y_1, q 를 알고 a 를 計算한다.
- (7) Y_1, q, a 를 알고 H_1 을 計算한다.
- (8) q, a, H_1 를 알고 Y_1 를 計算한다. (公式45)

參考 文獻

- (1) 安守漢氏 水理學 Orifice 編
- (2) 永井莊七郎 水理學 6. 9. 15章
- (3) RANALD 'V' GILES
FLUID MECHANICS ANID H YDRA URICS
CHAPTER 9, CHAPTER 10.
- (4) IR J TH THJSSE
DISCHARGE AND UNIFORME FLOW
DELFT TECHNOLDGICAL UNIVERSITY
- (5) ROBIN R. C.
DISCHARGE OF SUDMERGED FOR SLUICE
GATE
- (6) ANWAR H. O.
APPLICATION OF THE PRINCIPLE OF EX
TREMUM TO SUBMERGED DISCHARGE
- (7) NAIB S. K. A
FLOW POTTERNS IN A SUBMERGED LIQU
ID JET DIFFUSING UNDER GRAVITY

記號 說明

$A = yt/y_0^*$

a : 스프스 게이트가 열린높이

$B = H_1/y_0^*$

Cc : 수축계수

Cd, Cdf : 안전흐름의 流量係數

Cd, Cd, Cd, : 不安全흐름의 流量係數

Cd : 共同으로 사용되는 流量係數

Cf : 摩擦力 係數

C₁ : 마찰력상수

F_s : 河床 總摩擦係수

f₁, f₂ : 함수

g : 重力加速度

H_0 : 上流部の 總水深 $(H_1 + \frac{U^2}{2g})$

H₁ : 上流部 水深

H₂ : Gate 직하 Jump 前수심

k : 比例 상수

Lsj : 不安全 흐름의 跳水長

Mt : 断面 3의 總運動量

M₂ : 断面 2의 總運動量

Pt : 断面 3의 總壓力

P₂ : 断面 2의 總壓力

q_c : 實測한 流量

q : 計算한 유량

Re : Reynold Number = $u_0 y_0^* / \nu$

S : 不安全 흐름 계수 = $\frac{(yt - y_2)}{y_2}$

U₀ : 一定한 水深에서의 最大流速

u₁, u₂ : 平均 流速

U_m : 임위점의 最大流速

x : 橫軸

y : 河床으로부터 임위점의 수심

yf : yf = a

yt : yt = y₂ (水位가 安定된 곳의 수심)

y₀t : 안전흐름의 수축부분 수심

y₀ : 不安全흐름의 수축부분의 수심

y₀* : 수축된 흐름의 수심 = q/U_0

y₂ : 下流의 Jump 高 = yt

asaf : 運動 Energy의 정정 계수

β₂ : 운동량 계수

β' : 계수

rw : 물의 單位重量

$\Delta H = H_1 - H_2$

ΔP : 壓力差

q : 河床粒子的 粗度로因해 生기는 摩擦力 때문에 유속이 0인 수막의 두께

y₁ : y軸의 축척

ε : 마찰력계수

θ : 실험계수

$\lambda = x/y_0^*$

$\lambda^2 J = L^2 J / y_0^*$

ν : 粘性 계수

e : 밀도

τ₀ : 河床의 摩擦力

$\phi = H_2 / y_0^*$

$\phi_1 = (H_1 - H_2) / H_1$

φ₂ : 변수