

CREACION DE MODELOS MATEMATICOS PARA EL ESTUDIO DE TRANSITORIOS

Por R. Marqués Fernández (\*)

Séptima parteIntroducción.-

Se consideran las ecuaciones que rigen el fenómeno del "golpe de ariete",  $(1)$ ,  $(2)$ ,  $(3)$  dando lugar a un sistema de ecuaciones diferenciales totales de primer orden que se integra numéricamente por el método de las características  $(4)$ ,  $(5)$ , mediante discretización numérica de segundo orden de aproximación. Se incluye listado del programa en Fortran, así como algunos resultados obtenidos en el ejemplo que se plantea.

Planteamiento de ecuaciones.-

A partir de la ecuación de Bernoulli para régimen no estacionario y de la ecuación de continuidad para líquidos

---

(\*) Trabajo realizado con beca de ayuda a la investigación del Fondo IBM (Equipo formado por R. Marqués Fernández, M. Llorens Morraja, L. Jutjar Banyeres, M. Villarrubia López, A.L. Miranda Barreras, J.L. González Vicente, C. Franco Peral, J. Gultre sa Colomer, G. Franco González; de la Cátedra de Física Industrial de la Facultad de Ciencias. Barcelona).

compresibles viscosos en conducciones elásticas horizontales, se obtiene el siguiente sistema casi lineal de ecuaciones diferenciales en derivadas parciales, de tipo hipérbolico:

$$L_1 = \frac{c}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial t} + a^2 \frac{\partial c}{\partial x} = 0 \quad (1)$$

$$L_2 = \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + c \frac{\partial c}{\partial x} + \frac{\partial c}{\partial t} + f \frac{c/c'}{2D} = 0 \quad (2)$$

Considerando la combinación lineal,  $L = L_1 + \lambda L_2$ , se obtiene un sistema equivalente al anterior para valores de  $\lambda = \pm a$  (véase Informe precedente sobre el mismo tema).

$$\left. \begin{aligned} \frac{dp}{dt} + a \rho \frac{dc}{dt} + a \rho f \frac{c/c'}{2D} = 0 \end{aligned} \right\} c^+ \quad (3)$$

$$\frac{dx}{dt} = c + a \quad (4)$$

$$\left. \begin{aligned} \frac{dp}{dt} - a \rho \frac{dc}{dt} - a \rho f \frac{c/c'}{2D} = 0 \end{aligned} \right\} c^- \quad (5)$$

$$\frac{dx}{dt} = c - a \quad (6)$$

Las ecuaciones (3) y (5) reciben el nombre de características y están restringidas respectivamente a las direcciones características (4) y (6).

#### Ejemplo de cálculo

Estudio del golpe de ariete que se produce debido al cierre de una válvula, en el extremo aguas arriba de una tubería horizontal de hierro comercial de 1750 metros de longitud y 1,2 metros de diámetro, destinada al transporte de agua.

Condiciones iniciales (régimen estacionario, válvula completamente abierta):

Velocidad media en la tubería,  $c_0 = 1,1$  m/seg.

Presión en la válvula,  $p_0)_{x=L} = 9 \cdot 10^5$  N/m<sup>2</sup>

Ley de cierre de la válvula:

$$\tau = \frac{(C_d^2 \gamma) c_0}{C_d^2 v} = \left(1 - \frac{t}{t_c}\right)^b \quad (7)$$

donde  $t_c$  es el tiempo de cierre completo de la misma. Se considera  $t_c = 6,2$  seg. y  $b = 3,2$ .

Otros datos: Se ha elegido un factor de fricción,  $f=0,019$  y una velocidad sónica (celeridad)  $a = 1197$  m/seg.

#### Condiciones de contorno

##### a) A la entrada de la tubería

El fluido que entra en la tubería, es suministrado por un depósito muy grande a la misma, cuyo nivel se mantiene constante.

En este caso la ecuación (5) es válida, pero no ocurre lo mismo con (2). Esta última podrá reemplazarse por:

$$p + \frac{1}{2} \rho c^2 = Cte \quad \text{para} \quad c > 0 \quad (8)$$

$$p = Cte \quad \text{para} \quad c < 0 \quad (9)$$

donde la constante podrá determinarse a partir de la condición inicial que da la presión del fluido en la válvula en condiciones de régimen estacionario.

##### b) Al final de la tubería

En este caso debe reemplazarse (8) (no aplicable ahora), por la condición de flujo, que impone la válvula situada en este extremo.

El flujo a través de la válvula, inicialmente vendrá dado por:

$$Sc_0 = (C_d S_v)_0 \sqrt{2p_0/\rho} \quad (10)$$

y en general por,

$$Sc = C_d S_v \sqrt{2p/\rho} \quad (11)$$

dividiendo estas expresiones resulta,

$$\frac{c}{c_0} = \tau \sqrt{\frac{p}{p_0}} \quad (12)$$

Así pues en nuestro caso  $\tau$  vale (12) para  $t < t_c$ , mientras que para  $t \geq t_c$ , la velocidad en  $x = x_L$  es nula, esto es  $c = 0$ .

#### Programa de cálculo.-

A partir del problema físico enunciado, se ha considerado la solución que desarrolla Streeter<sup>(1)</sup>,<sup>(2)</sup> procurando completarla hasta un segundo orden de aproximación y utilizando un proceso iterativo a fin de obtener la precisión deseada en la evaluación de las variables dependientes  $p$  (presión) y  $c$  (velocidad). A efectos de brevedad del presente informe, se han omitido las numerosas expresiones discretizadas que conducen paso a paso a determinar la solución en cada punto, que por otra parte pueden reconstruirse fácilmente a partir del artículo de Mary Lister<sup>(4)</sup>.

El programa resuelve el problema para unos cortes (once puntos sobre la tubería) y hasta un tiempo máximo de 10 segundos. Sin embargo se presentan, por las mismas razones de brevedad, unos pocos resultados.





```

DO 300 I=1,K
400 PRES1(I)=PRES1(I)/9.81*10000.)
101 WRITE(3,5)TIME,TAU,(PRES1(I),I=1,K),(SPEED1(I),I=1,K)
DO 700 I=1,K
700 PRES1(I)=9.81*10000.*PRES1(I)
TIME=TIME+DT
XC=0
IF(TIME-TIMAX)99,99,30

```

```

C
C
C     CALCULO DE PUNTOS INTERIORES.APROXIMACION DE PRIMER ORDEN

```

```

99 CONTINUE
DO 102 J=2,N
XC=X0+DX
PC=PRES1(I)
CC=SPEED1(I)
PA=PRES1(I-1)
CA=SPEED1(I-1)
PB=PRES1(I+1)
CB=SPEED1(I+1)
XR=XC-(CC+PA)+DT
XS=XC-(CC-PA)+DT
PR=PC+(PA-PC)*(CC+PA)*DT/PA
CR=CC+(CA-CC)*(CC+PA)*DT/PA
PB=PC-(PB-PC)*(CC-PA)*DT/PA
CB=CC-(CB-CC)*(CC-PA)*DT/PA
PRES2(I)=0.5*(PR+PB)+.5*DBEBS*(CR-CB)/Z.
SPEED2(I)=0.5*(CR+CB)+.5*DBEBS*(PB-PR)-PR*(CC+PA)*(CC)+DT/(2.
1*DT/PA)

```

```

C
C
C     CALCULO DE PUNTOS INTERIORES.APROXIMACION DE SEGUNDO ORDEN

```

```

103 H=0.
GAMA=1./((SPEED2(I)+A)+1./((C+PA)
DIFGAMA=1./((SPEED2(I)-A)+1./((C-PA)
D=H+1.
XN=X0-1.*DT/DIFGAMA
XS=X0-2.*DT/DIFGAMA
PR=PC-(PA-PB)*(XN-X0)/(2.*DX)+(PA+PB-2.*PC)*(XN-XC)*(XR-XC)/(2.*DX
1*DX)
CR=CC-(CA-CB)*(XN-XC)/(2.*DX)+(CA+CB-2.*CC)*(XN-XC)*(XN-C)/(2.*DX
1*DX)
PB=PC-(PB-PB)*(XS-X0)/(2.*DX)+(PB+PB-2.*PC)*(XS-XC)*(XS-X0)/(2.*DX
1*DX)
CB=CC-(CB-CB)*(XS-X0)/(2.*DX)+(CB+CB-2.*CC)*(XS-XC)*(XS-X0)/(2.*DX
1*DX)
AN=PB-PA-A*DT*(C+PA)+A*DBEBS*(PR+PB)*(CR+CB*(CB)+C)*DT/
1*(.5*DT/PA)
XR=.5*DBEBS*(PR+PB)
XS=.5*DBEBS*(CR+CB)
IF(XN)100,100,100

```

```

000 SPEED5(I)=RO*(SQRT(1.-WI)-1.)
    GO TO 1003
001 SPEED5(I)=0.
    GO TO 1003
002 SPEED5(I)=RO*(1.-SQRT(1.+WI))
003 PRES5(I)=PR+A*DENSW*(CR-SPEED5(I))-A*DENSW*FRICT*(CR*ABS(CR)+SPEED
133(I)*ABS(SPEED5(I))*DT/(4.*DIAMT)

```

PROCESO ITERATIVO

```

    IIF(H-1.)30,104,105
104 S3=SPEED5(I)
    P3=PRES5(I)
    GO TO 105
105 SP3=ABS(S3-SPEED5(I))
    PR3=ABS(P3-PRES5(I))
    IIF(SP3-0.001)106,106,104
106 IIF(PR3-0.001)102,102,104
102 CONTINUE

```

CONDICION DE CORTFORMO A LA ENTRADA. APROXIMACION DE PRIMER ORDEN.

```

XIC=DX
PA=PRES1(1)
CA=SPEED1(1)
PB=PRES1(3)
CB=SPEED1(3)
PC=PRES1(2)
CC=SPEED1(2)
XC=- (CA-A)*DT
PS=PA-(PC-PA)*(CA-A)*BETA
CS=CA-(CC-CA)*(CA-A)*BETA
C1=PS-A*DENSW*CS+A*DENSW*FRICT*CA*ABS(CA)*DT/(2.*DIAMT)
IIF(CA)112,113,113
113 SPEED5(1)=A*(SQRT(1.+2.*(AK-C1)/(A*DENSW))-1.)
    PRES5(1)=C1+A*DENSW*SPEED5(1)
    GO TO 300
112 SPEED5(1)=(AK-C1)/(A*DENSW)
    PRES5(1)=AK

```

CONDICION DE CORTFORMO A LA ENTRADA. APROXIMACION DE SEGUNDO ORDEN.

```

300 CONTINUE
H=0.
119 DELTA=1./(SPEED5(1)-A)+1./(CS-A)
    H=H+1.
    XS=-2.*DT/DELTA
    PS=PC-(PB-PA)*(XC-XS)/(2.*DX)+(PA+PB-2.*PC)*(XC-XS)*(XC-XS)/(2.*DX
1*DX)
    CS=CC-(CB-CA)*(XC-XS)/(2.*DX)+(CA+CB-2.*CC)*(XC-XS)*(XC-XS)/(2.*DX
1*DX)
    C2=PS-A*DENSW*CS+A*DENSW*FRICT*CS*ABS(CS)*DT/(4.*DIAMT)
    C3=1.+A*FRICT*DT/(2.*DIAMT)
    IIF(CA)114,115,115

```

```

115 SPEED5(1)=A*(SQRT(1.+2.*C3*(AK-C2)/(A*A*DENSW))-1.)/C3
    PRES5(1)=C2+A*DENSW*SPEED5(1)+A*DENSW*FRICT*SPEED5(1)*SPEED5(1)*DT
    1/(4.*DIAMT)
    GO TO 400
114 SPEED5(1)=(2.*DIAMT/(FRICT*DT))*(1.-SQRT(1.-FRICT*DT*(AK-C2)/(A*DENSW*DIAMT)))
    PRES5(1)=AK

```

```

C
C   PROCESO ITERATIVO.
C

```

```

400 CONTINUE
    IF(H-1.)50,116,117
116 S5=SPEED5(1)
    P5=PRES5(1)
    GO TO 119
117 SP5=ABS(S5-SPEED5(1))
    PR5=ABS(P5-PRES5(1))
    IF(SP5-0.001)118,116,116
118 IF(PR5-0.001)120,120,116
120 CONTINUE

```

```

C
C   CONDICION DE CONTORNO A LA SALIDA. APROXIMACION DEL PRIMER ORDEN.
C

```

```

XC=(H-1)*DX
PA=PRES1(K-2)
CA=SPEED1(K-2)
PB=PRES1(K)
CB=SPEED1(K)
PC=PRES1(K-1)
CC=SPEED1(K-1)
XS=LONG-(CB+A)*DT
PS=PB-(PB-PC)*(CB+A)*ZETA
CS=CB-(CB-CC)*(CB+A)*ZETA
C4=C4+PS/(A*DENSW)-FRICT*CB*ABS(CB)*DT/(2.*DIAMT)
IF(TIME-TIMEC)122,122,122
122 TAU=(1.-TIME/TIMEC)**3
    C4=A*DENSW*((SPEED1*TAU)**2)/PRES1
    SPEED5(K)=SQRT(C4*C4/4.+C4*CS)
    PRES5(K)=A*DENSW*(CS-SPEED5(K))
    GO TO 500
123 SPEED5(K)=0.
    PRES5(K)=A*DENSW*CS

```

```

C
C   CONDICION DE CONTORNO A LA SALIDA. APROXIMACION DEL SEGUNDO ORDEN.
C

```

```

500 CONTINUE
    H=0
121 C4+A=1./(SPEED5(K)+A)+1./(CB+A)
    H=H+1.
    XS=LONG-2.*DT/C4+A
    PS=PC-(PB-PA)*(KC-XS)/(2.*DX)+(PA+PB-2.*PC)*(XC-XS)*(XC-XS)/(2.*DX
    1*DX)
    CS=CC-(CB-CA)*(KC-XS)/(2.*DX)+(C4+CB-2.*CC)*(XC-XS)*(KC-XS)/(2.*DX
    1*DX)

```

```

CC6=1./FRICT*DT*C4/(4.*DIAHT)
CC7=CS+PS/(A*DENS*W)-FRICT*CS*ABS(CS)*DT/(4.*DIAHT)

```

```

IIF(TIME-TIMEC)124,125,125

```

```

124 SSPEED3(K)=(SQRT(C4*C4/4.+C4*CC6*CC7)-0.5*C4)/C6
FPRES3(K)=A*DENS*W*(C7-SPEED3(K)-FRICT*SPEED3(K)*SPEED3(K)*DT/(4.*DI
IAHT))

```

```

CGO TO 600

```

```

125 TTAU=0.

```

```

SSPEED3(K)=0.

```

```

FPRES3(K)=A*DENS*W*C7

```

```

I PROCEEDO ITERATIVO.

```

```

600 CCONTINUE

```

```

IIF(H-1.)50,126,127

```

```

126 SS3=SPEED3(K)

```

```

FP3=FPRES3(K)

```

```

CGO TO 121

```

```

127 SSP3=ABS(S3-SPEED3(K))

```

```

FP33=ABS(P3-FPRES3(K))

```

```

IIF(SSP3-0.001)123,123,126

```

```

123 IIF(FP33-0.001)130,130,126

```

```

130 CCONTINUE

```

```

DDC 131 I=1,K

```

```

SSPEED1(I)=SPEED3(I)

```

```

131 FPRES1(I)=FPRES3(I)/(9.S1*10000.)

```

```

CGO TO 101

```

```

30 SSTOP

```

```

IEND

```

ALGUNOS RESULTADOS: ALFUMAS Y VELOCIDADES EN DIEZ SECCIONES DE LA TUBERIA

WAVE	VAL	X/L=	.1	.2	.3	.4	.5	.6	.7	.8	.9	1.
0.0	1.500	P=	9.326	9.309	9.292	9.275	9.258	9.242	9.225	9.208	9.191	9.174
		C=	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10
0.146	0.926	P=	9.333	9.320	9.303	9.287	9.270	9.253	9.236	9.219	9.202	9.185
		C=	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.05
0.242	0.557	P=	9.337	9.330	9.314	9.297	9.280	9.263	9.246	9.230	9.216	9.201
		C=	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.05	1.00
0.433	0.721	P=	9.332	9.322	9.324	9.307	9.290	9.273	9.257	9.243	9.230	9.216
		C=	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.05	1.00	0.95
0.515	0.723	P=	9.342	9.328	9.326	9.317	9.301	9.284	9.267	9.251	9.235	9.219
		C=	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.10	1.05	1.00	0.95	0.90
0.721	0.669	P=	9.347	9.327	9.322	9.319	9.311	9.297	9.282	9.265	9.249	9.232
		C=	1.09	1.09	1.09	1.10	1.10	1.05	1.00	0.95	0.90	0.85
0.877	0.614	P=	9.337	9.340	9.321	9.315	9.286	9.271	9.252	9.236	9.220	9.204
		C=	1.09	1.09	1.05	1.09	1.05	1.00	0.95	0.90	0.85	0.80
1.023	0.561	P=	9.337	9.336	9.334	9.337	9.315	9.298	9.285	9.265	9.249	9.233
		C=	1.09	1.09	1.09	1.05	1.00	0.95	0.90	0.85	0.80	0.75
1.179	0.512	P=	9.335	9.330	9.903	9.494	9.476	9.460	9.443	9.426	9.410	9.394
		C=	1.09	1.09	1.04	1.00	0.95	0.90	0.85	0.80	0.75	0.70
1.316	0.466	P=	9.341	9.307	9.490	9.495	9.478	9.462	9.446	9.430	9.414	9.398
		C=	1.09	1.04	0.99	0.95	0.90	0.85	0.80	0.75	0.70	0.65
1.462	0.423	P=	9.340	9.498	9.499	9.704	9.290	9.295	9.283	9.267	9.251	9.235
		C=	1.09	0.99	0.94	0.89	0.85	0.80	0.75	0.70	0.65	0.60
1.603	0.383	P=	9.339	9.104	9.712	9.284	9.290	9.298	9.283	9.267	9.251	9.235
		C=	0.99	0.94	0.89	0.85	0.79	0.74	0.70	0.65	0.60	0.55

NOMENCLATURA

a = celeridad	A
b = exponente de la ecuación que calcula	B
c = velocidad del fluido	SPEED1(1),SPEED3(1)
$c_0$ = velocidad media inicial del fluido	SPEED1
$C_d$ = coeficiente de descarga de la válvula	
D = diámetro de la tubería	DIAMT
f = factor de rozamiento o de fricción	FRICTF
g = aceleración de la gravedad	GRAV
L = longitud de la tubería	LONG
n = número de tramos iguales en que se divide L	N
p = presión	PRES1(1),PRES3(1)
$p_0$ = presión inicial de la válvula	PRES1
S = área de la sección recta de la tubería	
$S_v$ = área de la sección recta de la válvula	
t = tiempo	TIRE
$t_c$ = tiempo de cierre de la válvula	TIREC
$t_{max}$ = valor máximo de t	TIMAX
$\Delta t$ = discretación constante de t (=L/CAM)	DT
x = distancia sobre el eje de la tubería	
$\Delta x$ = discretación constante de x (=L/N)	DX
$\rho$ = densidad del fluido	DENSW
$\tau$ = ley de cierre de la válvula	TAU

BIBLIOGRAFIA

- (1) V.L. STREETER, E.B. WYLIE. Hydraulic Transients. Mc.Graw-Hill Book Company, New York, 1.967.
- (2) V.L. STREETER, Fluid Mechanics Mc.Graw-Hill, Book Company, New York, 1.958.
- (3) G. RICH. Hidraulic Transients, Dover Publications, Inc. New York, 1.963.
- (4) LISTER, N. The numerical Solutions of Hiperbolic Partial Differential Equations by the Method Characteristics, in A. Ralston and H.S. Welf (eds.) Mathematical Methods for Digital Computers John Wiley and Sons, Inc. New York, 1.960.
- (5) G.E. FORSYTE, W.R. WASOW, Finite Difference Methods for Partial Differential Equations, John Wiley and Sons, Inc. Cuarta Edición New York, 1.967.