	NEUMÁ	TICA	HIDRÁULICA	
	Cilindro Horizontal (A)	Cilindro Vertical (B)	Cilindro Vertical (C)	
1. Selección cilindros	Cimare Trenzentar (74)	cimaro vertical (b)	chinaro verticai (c)	
Fm (N)	551,926	200	30000	
λ (0,4-,07)	0,7	0,7	0,4	$_{\Gamma}$ F_{M}
$\mu (0.85 - 0.9)$	0,87	0,87	0,87	$F_c = \frac{F_M}{\lambda \cdot \mu}$
Fc	906,28	328,41	86206,90	
		,	,	l
2. Area mínima				
Presión (bar)	6	6	160	$\Delta = \frac{F}{\cdot}$
Presión (Pa)	600000	600000	16000000	$A_{min} = \frac{r}{p};$
Amin (mm^2)	1510,47	547,35	5387,93	-
,	· · · · · ·	,	•	
3. Diámetro mínimo				$D = 4 \cdot A_n$
Dmin (mm)	43,85	26,40	82,83	$D_{min} = \sqrt{\frac{4 \cdot A_n}{\pi}}$
· ·	· ·	•	·	•
3. Parámetros normalizados				
Diámetro émbolo (D) [mm]	50	32	100	
Diámetro vástago (d) [mm]	20	12	56	
Carrera (L) [mm]	160	25	25	
() [-			
3. Fuerza de avance y retroces	so			π
Fuerza de avance (Fa) [N]	1178,10	482,55	125663,71	$F_a = \frac{1}{4}pD^2$
Fuerza de retroceso (Fr) [N]	989,60	414,69	86255,57	$F_a=rac{\pi}{4}pD^2 \ F_a=rac{\pi}{4}p(D^2-$
(), ; ;	,	,	,	4
Cilindro escogido	CP96SDB50 - 160	CP96SDB32 - 25	CHDSGB100 - 25	
4. Pandeo 5. Amortiguamiento	$F_a < \frac{F_p}{3,5}$ $E_c = \frac{1}{2}(m + m_v)$	(v^2)		
6. Consumo de aire	160	25	25	$V = \frac{\pi}{4} L D^2$
D (mm)	50	32		4
V (m^3)	0,000314159	2,01062E-05	0,00019635	
V(L)	0,314159265	0,020106193	0,196349541	
7. Consumo de aire en n ciclos del cilindro		ء ا	5	1
<u>k</u>	2	2	2	$C = k \cdot n$
Tiempo de proceso	11,426	11,426	11,426	

V (m^3)	0,000314159	2,01062E-05	0,00019635	
V(L)	0,314159265	0,020106193	0,196349541	
7. Consumo de aire en n ciclos				
del cilindro				
k	2	2	2	$C = k \cdot n \cdot V$
Tiempo de proceso	11,426	11,426	11,426	$C = \kappa \cdot n \cdot \nu$
n	5	5	5	
C(Litros/min)	7,179167532	0,459466722	4,486979707	
7. Consumo en condiciones				
normales				
Presión (Atm)	5,921538	5,921538	157,90768	$C_{CN} = \frac{(p+1 Atm)}{1 Atm}$
CCn	49,69088088	3,180216376	713,0155355	1 Atm
Ajuste 25% (L/min)	62,1136011	3,97527047	891,2694194	66,0888716
8. Caudal de un cilindro				
A(m^2)	0,001963495	0,000804248	0,007853982	$q = A \cdot \nu_m$
vm(m/s)	0,7	0,7	0,5	$\gamma \sim m$
q(m^3/s)	0,014096262	0,000369525	0,035240656	
9. Velocidad de avance				$\frac{4}{q}$
Va (m/s)	7,179167532	0,459466722	4,486979707	$\nu_a = \frac{1}{\pi} \frac{1}{D^2}$

4,704939234

179,4791883

 $v_t = v_{a_1} \cdot \frac{D^2}{{d_t}^2}$

448,6979707

10. Velocidad de flujo de

tubería

Vt(m/s)

11. Número de Reynolds			
Re	112917,3701	2960,061107	282293,4253

Re	=	$v \cdot d$	
		ν	

12. Selección válvulas			
Q (m^3/h)	3,726741531	0,238511458	53,47509566
deltaP	6	1	1
sg	1	1	1
k	1,521435859	0,238511458	53,47509566
Q	16,41041341	1,56447034	41,71920906
desItaP	1	1	1
sg	1	1	1
Cv	16,41041341	1,56447034	41,71920906

 $Q = k \sqrt{\frac{\Delta p}{sg}}$ Q = cauda $\Delta p = caida$ sg grave b = caida

Q caudal Δp caída de presión en la válvula sg gravedad específica k coeficiente de caudal (Cv o Kv)