LCM LCR LCG LCW LCX STM STR2 UCA2 ULK\* JSK/M2 JSG JSC3 · JSC4 USSD **UFCD** USC UB LMB I MI **HCM** LBC CAC4 UCAC2 CAC-N UCAC-N RCS2 RCC2 PCC SHC MCP GLC MFC BBS RRC **GRC** RV3% NHS HRL LN 卡爪 卡盘 缓冲器

## 选型指南

条件…行程 $_X$ =300mm、前端负荷重量 m=15kg、偏芯量L $_2$ =50mm、前端 到负荷重心的距离b=50mm、对杆端 施加的力 $_F$ =m $_X$ g(N)

(g:重力加速度9.8m/S²)

①首先计算横向负荷力矩F·L。

※a尺寸代入最初暂时选择的φ63的34 (mm)进行计算。

L=34+300+50=384(mm)=0.384(m)

 $F=15\times9.8=147(N)$ 

 $F \cdot L = 147 \times 0.384 = 56.4(N \cdot m)$ 

②计算活塞杆等的自重力矩M。

 $M = \frac{x^{2}}{2} \times C \times g + (a + \chi) \times D \times g$   $= \frac{300^{2}}{2} \times 4.3 \times 10^{-3} \times 9.8 +$   $(34 + 300) \times 0.24 \times 9.8$   $= 2682 (N \cdot mm) \approx 2.7 (N \cdot m)$ 

③①与②之和即为横向负荷。

F·L+M=56.4+2.7=59.1 (N·m)

④然后计算旋转扭矩F·L2。

 $L_2 = 50 (mm) = 0.05 (m)$ 

F = 147(N)

 $F \cdot L_2 = 147 \times 0.05 = 7.35 (N \cdot m)$ 

⑤查看右侧的允许横向负荷力矩表、允许旋转 扭矩表,确认各力矩值是否小于允许值。

此次横向负荷力矩59.1(N·m)

旋转扭矩

FJ

FK 速度 控制器

卷末

7.35(N·m)

## 允许横向负荷力矩

φ63…144.6N·mOK
允许旋转扭矩
φ50…4.2N•m······NG
φ63···8.8N•m······OΚ

φ50...92.8N•m .....OK

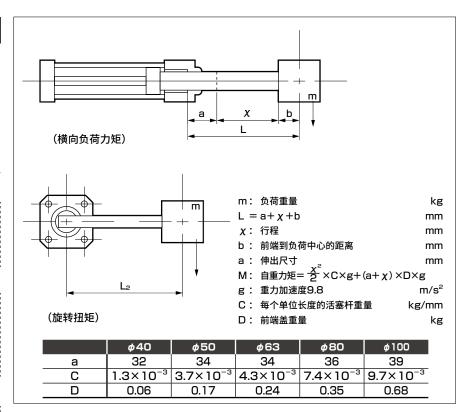
此时,横向负荷力矩可使用 $\phi$ 50,但旋转扭矩超过了允许值,因此使用 $\phi$ 63。

请如上所述,选择横向负荷力矩、旋转扭矩均小 于允许值的机型。

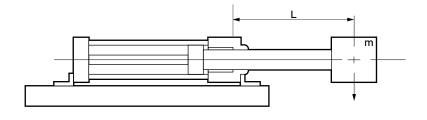
⑥最低动作压力为旋转扭矩和横向负荷力矩的 动作压力之和。

0.18MPa+0.23MPa=0.41MPa

动作压力按照下页的图表进行计算。

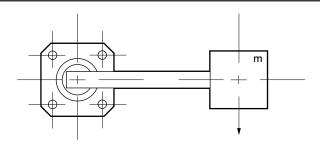


## 允许横向负荷力矩



缸径	允许横向负荷力矩
φ40	54.6 N.m
φ50	92.8 N.m
φ63	144.6 N.m
φ80	275.0 N.m
φ100	468.1 N.m

## 允许旋转扭矩



允许旋转扭矩
2.4 N.m
4.2 N.m
8.8 N.m
13.8 N.m
19.9 N.m