

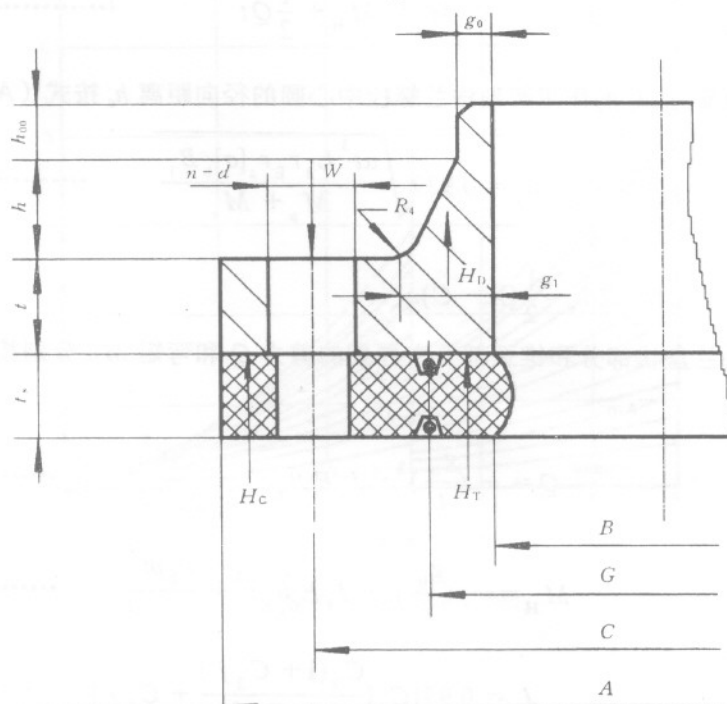
正，直到法兰尺寸满足强度要求而又经济合理为止。

A2.2.2 法兰的总弯矩按式 (A2) 计算:

$$M_p = H_D h_D + H_T h_T \quad \dots\dots\dots(A2)$$

A2.2.3 法兰在工作状态下的螺栓总载荷 W 按式 (A3) 计算:

$$W = H + H_c \quad \dots\dots\dots(A3)$$



A—法兰外径, mm;

B—法兰内径, mm;

C—法兰螺栓孔中心圆直径, mm;

d—法兰螺栓孔直径, mm;

G—O 形橡胶密封圈槽的平均直径, mm;

g_0 —法兰锥颈小端处的厚度, mm;

g_1 —法兰锥颈大端的厚度, mm:

$$g_1 \geq 1.5g_0$$

H_c —工作状态下法兰接触圆上的接触反力, N;

H_D —工作状态下流体静压在法兰内径范围内产生的轴向力, N:

$$H_D = 0.785B^2p$$

H_T —工作状态下流体静压产生的总轴向力与在法兰内径范围内产生的轴向力的差值, N:

$$H_T = H - H_D$$

h —法兰的锥颈高度, 推荐 $h = (2.5 \sim 3)g_0$, mm;

h_{00} —法兰锥顶小端处直段部分的高度, mm:

$$h_{00} \geq 1.5g_0$$

n —法兰螺栓数;

t —法兰厚度, mm;

t_s —绝缘体的厚度, mm;

W —工作状态下的螺栓总荷载, N

图 A1 法兰强度计算用简图