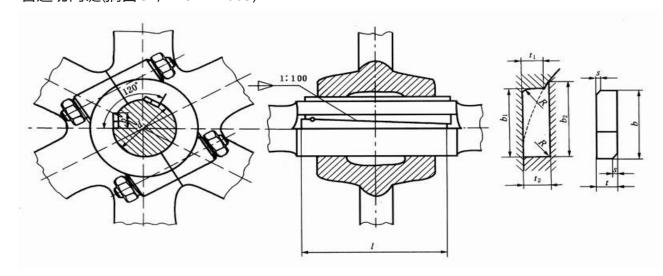
普通切向键(摘自GB/T 1974-2003)



注: 1. 键长L按实际结构定,一般建议取比轮毂宽度长10%~15%。
2. 当轴径d位于两相邻径值之间时,采用大轴径值的t、t1和t2,但b和b1、b2 须用以下公式计算:

 $b=b1=[t(d-t)]^0.5$; $b2=[t2(d-t2)]^0.5$.

- 3. 一对切向键在装配之后的互相位置应用销或其他适当的方法固定。
- 4. 一对切向键在装配时,1:100的两斜面之间,以及键的两工作面与轴槽和轮毂槽的工作面之间都必须紧密结合。
- 5. 当出现交变冲击负荷时,轴径从100mm起,推荐选用强力切向键。
- 6. 两副切向键如果120°安装有困难时,也可以180°安装。
- 7. 标记示例:

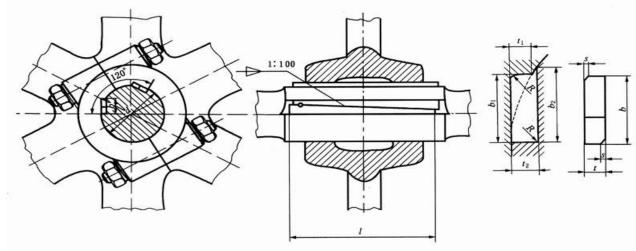
计算厚度t=8mm, 计算宽度b=24mm,长度l=100mm的普通切向键标记为:

GB/T 1974 切向键 8×24×100

- 8. 括号中逗号前后分别表示上偏差和下偏差。
- 9. 本表的单位是mm。

轴径d	键		键槽										
	 厚度t					深度		计算宽度		半径R			
		ار معدد من	一 计算宽度b	min	max			轴t2		÷Λ ≭Π 1 · 4	th. 0		
	尺寸	偏差h11				尺寸	偏差	尺寸	偏差	₹轮毂b1	轴b2	min	max
60	7	(0, -0.090)	19. 3	0.6	0.8	7	(0, -0. 2)	7. 3	(+0. 2, 0)	19. 3	19. 6	0.4	0.6
63	7	(0, -0.090)	19.8	0.6	0.8	7	(0, -0.2)	7. 3	(+0. 2, 0)	19.8	20. 2	0.4	0.6
65	7	(0, -0.090)	20. 1	0.6	0.8	7	(0, -0. 2)	7. 3	(+0. 2, 0)	20. 1	20. 5	0.4	0.6
70	7	(0, -0.090)	21	0.6	0.8	7	(0, -0. 2)	7. 3	(+0. 2, 0)	21	21. 4	0.4	0.6
71	8	(0, -0. 090)	22. 5	0.6	0.8	8	(0, -0. 2)	8. 3	(+0. 2, 0)	22. 5	22. 8	0.4	0.6
75	8	(0, -0. 090)	23. 2	0.6	0.8	8	(0, -0. 2)	8. 3	(+0. 2, 0)	23. 2	23. 5	0.4	0.6
30	8	(0, -0. 090)	24	0.6	0.8	8	(0, -0. 2)	8. 3	(+0. 2, 0)	24	24. 4	0.4	0.6
85	8	(0, -0. 090)	24. 8	0.6	0.8	8	(0, -0. 2)	8. 3	(+0. 2, 0)	24. 8	25. 2	0.4	0.6
90	8	(0, -0. 090)	25. 6	0.6	0.8	8	(0, -0. 2)	8. 3	(+0. 2, 0)	25. 6	26	0.4	0.6
95	9	(0, -0. 090)	27.8	0.6	0.8	9	(0, -0. 2)	9. 3	(+0. 2, 0)	27.8	28. 2	0.4	0.6
100	9	(0, -0. 090)	28.6	0.6	0.8	9	(0, -0. 2)	9. 3	(+0. 2, 0)	28.6	29	0.4	0.6
110	9	(0, -0. 090)	30. 1	0.6	0.8	9	(0, -0. 2)	9. 3	(+0. 2, 0)	30. 1	30. 6	0.4	0.6
120	10	(0, -0. 090)	33. 2	1	1.2	10	(0, -0. 2)	10. 3	(+0. 2, 0)	33. 2	33. 6	0.7	1
125	10	(0, -0.090)	33.9	1	1.2	10	(0, -0. 2)	10. 3	(+0. 2, 0)	33. 9	34. 4	0.7	1
130	10	(0, -0. 090)	34. 6	1	1.2	10	(0, -0.2)	10.3	(+0. 2, 0)	34. 6	35. 1	0.7	1
140	11	(0, -0. 110)	37. 7	1	1.2	11	(0, -0. 2)	11.4	(+0. 2, 0)	37. 7	38. 3	0.7	1
150	11	(0, -0. 110)	39. 1	1	1.2	11	(0, -0.2)	11.4	(+0. 2, 0)	39. 1	39. 7	0.7	1

强力切向键(摘自GB/T 1974-2003)



- 注:1. 键长L按实际结构定,一般建议取比轮毂宽度长10%~15%。
- 2. 对强力切向键,若轴径位于表列尺寸d的中间数值时,或者轴径超过630mm时,键与键槽的尺寸按以下公式计算:
- t=t1=0.1d; b=b1=0.3d; t2=t+0.3mm(当t≤10mm时); t2=t+0.4mm(当10mm<t≤45mm时)。
- t2=t+0.5mm(当t > 45mm时); b2=[t2(d-t2)]^0.5。
- 3. 一对切向键在装配之后的互相位置应用销或其他适当的方法固定。
- 4. 一对切向键在装配时,1:100的两斜面之间,以及键的两工作面与轴槽和轮毂槽的工作面之间都必须紧密结合。
- 5. 当出现交变冲击负荷时,轴径从100mm起,推荐选用强力切向键。
- 6. 两副切向键如果120°安装有困难时,也可以180°安装。
- 7. 标记示例:

计算厚度t=20mm,计算宽度b=60mm,长度I=250mm的普通切向键标记为:

GB/T 1974 强力切向键 20×60×250

- 8. 括号中逗号前后分别表示上偏差和下偏差。
- 9. 本表的单位是mm。

轴径d	键					键槽								
	厚度t			倒角s		深度			计算宽度		半径R			
		, see	− 计算宽度b	min	max			轴t2		** *** **				
	尺寸	偏差h11				尺寸	偏差	尺寸	偏差	₹轮毂b1	轴b2	min	max	
100	10	(0, -0.090)	30	1	1.2	10	(0, -0.2)	10. 3	(+0.2, 0)	30	30. 4	0. 7	1	
110	11	(0, -0.110)	33	1	1. 2	11	(0, -0.2)	11. 4	(+0.2, 0)	33	33. 5	0. 7	1	
120	12	(0, -0.110)	36	1	1.2	12	(0, -0.3)	12. 4	(+0.3, 0)	36	36. 5	0. 7	1	
125	12. 5	(0, -0.110)	37. 5	1	1.2	12. 5	(0, -0.3)	12. 9	(+0.3, 0)	37. 5	38	0. 7	1	
130	13	(0, -0.110)	39	1	1.2	13	(0, -0.3)	13. 4	(+0.3, 0)	39	39. 5	0. 7	1	
140	14	(0, -0.110)	42	1	1.2	14	(0, -0.3)	14. 4	(+0.3, 0)	42	42. 5	0. 7	1	
150	15	(0, -0.110)	45	1	1. 2	15	(0, -0.3)	15. 4	(+0.3, 0)	45	45. 5	0. 7	1	