[35] K-H-V Differential gear design system



図35.1 K-H-V Differential gear design system

35.1 概要

K-H-V Differential gear design system は, 図 35.2 に示す減速機構 です. インボリュート歯車の差動減速(増速)機構設計(歯数差 0, 1, 2 の3 種類)ソフトウエアであり歯形設計,歯のかみ合い, すべり率,歯車強度計算をすることができます.歯数差が小さい 場合,転位係数0の標準歯車で設計するとインボリュート干渉等 が発生しますが,本ソフトウエアでは,かみ合い率が1以上で且 つ,干渉が発生しない転位係数の組み合わせの歯車を計算するこ とができます.なお,トロコイド曲線を有する差動歯車ソフトウ エアは,カタログ[34]をご覧ください.



35.2 初期設定

図 35.3 に示すように、基準ラックの設定を行い、補助機能として設定した基準ラックの実寸法を表示します.



35.2 寸法設定

図 35.4 に示すように, 歯数差(1 歯差, 2 歯差, 0 歯差)を選択 し, 次に, 組み合わせ(腕の固定/入力/出力)を選択します. 歯数差が0の場合は, 腕(arm)を固定として歯形を作図します.

図 35.4 で m_n , z, α_n , β 入力した後,転位係数 (x_n) を設定しま すが,転位係数の与え方は無数に存在しますので図 35.3 の補助機 能を使用して,かみ合い率1以上で且つ,インボリュート干渉が 発生しない組み合わせを決定します.本例の場合,55 個を表示し ますので、この中から No.26 の転位係数 (x_{nl}=-0.6, 図中の • 丸) を選択すると図 35.7 ように諸元が決まります. なお、転位係数と かみ合い率そして歯車寸法は、図 35.6 の表で確認選択することが できます.



図 35.7 の諸元を[確定すると図 35.8~図 35.10 のように寸法およ び干渉計算結果を表示します.本例の場合,トリミングが発生し ていますが,かみ合いには影響がないためこのまま計算を進めま

す

○ 寸法計算結果 - - -基本寸法 かみ合い寸法 干渉 項目 記号 単位 外歯車 内歯車 正面モジュール 1.0353 mt mm 正面圧力角 αt deg 20.6469 50.7285 基進円直径 d mm 51,7638 基礎円直径 47.4703 48.4391 db mm 基礎円筒ねじれ角 βb 14.076 deg 594 7709 ene anai 11-1 pz mm 最大有効直径 dh mm 51,4669 54,2477 最小有効直径(TIF) 48.2724 dt 50.2370 mm 歯切り転位係数 -0.7462 0.3462 xnc 全歯たけ h mm 2,2500 2,2500 設計歯直角円弧歯厚 sn' mm 1.0276 1,3188 設計オーバービン寸法 51.2996 50.2034 dm mm 設計またぎ歯厚 w' mm 13.5318 20.1987

	図 35.8 基本寸法						
c	○ 寸法計算結果						
[基本寸法	かみ合い寸法	干渉				
	1	頁 目	記号	単位	外歯車	内歯車	
	正面かみ合い圧力角 かみ合いねじれ角		aw	deg	58.2376		
			βw	deg	25.4699		
	かみ合い	かみ合いビッチ円直径		mm	90.1796	92.0200	
	有効歯幅 クリアランス(大径) クリアランス(小径) 最大接触直径		bw	mm	10.0000		
			ckh	mm	0.6474		
			ckt	mm	0.6474		
			dja	mm	51.4679	52.9769	
	最小	接触直径	djf	mm	48.9047	50.2377	
	正面かみ合い率		εa		1.3356		
	重なり	重なりかみ合い率			0	.8238	
	全かみ合い率 すべり率(大径側)		εγ		2.1595		
			σa		-0.0571	0.0540	
	すべり	J率(小径側)	σf		-0.1104	0.0994	
	正面法線方向バーックラーッシ		jnt	mm	0.2062		
	バック	クラッシ角度	jσ	deg	0.4978	0.4879	

図 35.9 かみ合い寸法

⊃ 寸法計算結果						
基本寸法 かみ合い寸法	干渉					
項目	記号	単位	外歯車(固定)	内歯車(入力)	- 腕(出力)	
回転比	∀hi		0.0000	1.0000	50.0000	
逆回転比(=1/Vhi)	Uhi		0.0000	1.0000	0.0200	
トリミング						
インボリュート干渉			発生しない(安全)			
トロコイド干渉			発生しない(安全)			
フィレット部干渉			発生しない(安全)			

図 35.10 干渉

35.4 歯形

歯車諸元(図 35.7)の歯形を図 35.11 のように作図することが できます.図 34.12 に、かみ合い部(A)、(B)の拡大図を示しま す.また、図 34.12(b)のように距離計測も可能です.図 35.14 に歯 形レンダリングを示します.





図 35.13 歯形レンダリング, 無修整歯形, 回転

35.5 歯形・歯すじ修整(オプション)

歯形修整,歯すじ修整をする場合,図 35.149~35.16のように修 整を与えることができます.図 35.16 では修整する指定点数(最 大=50)を入力することができ,円弧パターンで入力することも できます.そして,修整を与えた歯形の接触を図 35.17 のように 確認することができます.



図 35.14 歯形・歯すじ修整トポグラフ







図 35.17 歯形レンダリング,修整歯形

35.6 すべり率

本例歯車のすべり率は、図 35.9 の寸法計算結果に示しています が、歯形位置(Roll angle)におけるすべり率の変化を図 35.18 に 示します.



35.7 強度計算

強度計算は、図 35.19 のように強度設定画面で摩擦係数、トルク、回転速度を入力します.本例の場合、摩擦係数を 0.10、腕の入力トルクが 1(Nm)、回転速度が 1000min⁻¹とすると [確定] ボタンによりピニオンとギヤのトルク、回転速度を表示します.



図 35.19 強度計算諸元設定

強度諸元(材料,係数)の入力画面を図 35.21 に示します.材 料選択は、図 35.20の表から選択することもできますが、 GFlim、 GHlim を直接入力することもできます.図 35.22 に強度結果を示します.





図 35.21 強度計算(強度諸元)

○ 金属強度結果[JGMA401-01,402-01]							
項目(曲げ)	記号	単位	外歯車	内歯車			
許容曲げ応力	σFlim	MPa	480.500	480.500			
曲げ有効歯幅	b'	nn	10.000	10.000			
歯形係数	YF		3.067	2.065			
荷重分布係数	Yε		0.749				
ねじれ角係数	Yβ		0.875				
寿命係数	KL		1.000	1.000			
寸法係数	KF×		1.000	1.000			
動荷重係数	Κv		1.145				
呼び円周力	Ft	N	1029.488				
許容円周力	Ftlim	N	1739.948	2584.003			
歯元曲げ応力	σF	MPa	284.301	187.606			
曲げ強さ	Sft		1.690	2.561			
道日(而庄)	ㅋ무	264.65	从小市	dealer de			
940 (001.7	aL-5	半世	778里	四田里			
許容ヘルツ応力	σHlim	MPa	1275.000	1275.000			
許容ヘルツ応力 面圧有効歯幅	of Him bw	MPa mm	1275.000	1275.000).000			
- 34日 (BDC) 許容ヘルツ応力 面圧有効歯幅 領域係数	or Him or Him bw ZH	MPa mm	デ曲単 1275.000 10	1275.000 1.000			
許容ヘルツ応力 面圧有効歯幅 領域係数 寿命係数	of Him of Him bw ZH KHL	MPa mm 	1275.000 10 1.000	1275.000 1.000 1.000			
- AC (MLL) 許容ヘルツ応力 面圧有効歯幅 領域係数 寿命係数 かみ合い率係数	onLes σ'Hlim bw ZH KHL Zε	MPa MPa 	77 11 42 1275.000 1(1.000	1275.000 0.000 1.171 1.000 0.890			
	or HI im bw ZH KHL Zε ZR	MPa mm 	7 m 42 1275.000 11 1.000 0.842	1275.000 .000 .171 1.000 0.890 0.842			
- 340 (1802.7) 許容ヘルッ応力 面圧有効歯幅 領域係数 寿命係数 かみ合い率係数 粗さ係数 潜消速度係数	CHIM CHIM ZH KHL Z c ZR ZR ZV	42 02 MPa 	77 81 92 1275.000 11 1.000 0.842 0.884	1275.000 .000 .171 1.000 0.890 0.842 0.384			
-	or Him bw ZH KHL Zε ZR ZR ZV ZW	42 ()/ MPa 	7 m 2 1275.000 100 1.000 0.842 0.984 1.000	1275.000 0.000 1.171 1.000 0.880 0.842 0.884 1.000			
- 外に (18)上7) 許容へルシルた力 面圧有効虚幅 ・ 領域係数 あゆく転数 かみらに 1年係数 組さ係数 潤滑速度係数 荷重分布係数 荷重分布係数	or H I in bw ZH KHL Zε ZR ZV ZW KH,β	42 02 MPa 	7 m m 1275.000 11.000 0.842 0.984 1.000	1275.000 .000 .171 .1890 0.842 0.884 1.000			
・ 中容へルシルビカ 面圧有効歯幅 領域係数 寿命係数 かみ合い単係数 和さ係数 電ご係数 で重分布係数 前重分布係数 動荷重(系数 動荷重(系数)	CL 45 σ'HI im bw ZH KHL Z ε ZR ZV ZW KH,β Kv	42 02 MPa nm 	7 m 2 1275.000 10 1.000 0.842 0.884 1.000	1275.000 .000 .171 .1.000 .890 0.842 0.384 1.000 .000			
・ 計容へい少広力 面圧有効面幅 ・ 補維係数 寿命係数 かみ合い率係数 加み合い率係数 潤潤養理原係数 ・ 硬さ比係数 一 荷重分布係数 助で万重係数 ・ 単で不聞力	CL 5 O'HI im bw ZH KHL ZF ZR ZV ZW KH,Ø Kv Fc	42 02 MPa N	7 10 14 1275.000 11(1 0.842 0.884 1.000 11(1 0.842 0.884 1.000 11(1)	1275.000 .000 1.171 0.890 0.842 0.884 1.000 1.000 1.000			
・ 特容へい少広力 面圧有効歯幅 ・ 輸域係数 声命係数 加み合い(平係数 粗さ係数 間を換係数 での一個力 許容円的力 にないため の の の の に の し で の 数 、 の の の の に 事 の (数 、 数 、 の の の の 、 い の (数 、 の の の 、 い の (の 、 の の の の の 、 い の の の の い の の の の い の の の の い で (数 の の の の い で (数 の の の の の の の の の の の の の	aL 5 o"Hlim bw ZH KHL Z 8 ZR ZV ZW KH,β K∨ Fc Fclim	MPa mm N N	57 ta 142 1275.000 11 1.000 0.842 0.384 1.000 1830 503340.559	Pirm 34 1275.000 0.000 1.171 0.880 0.842 0.384 1.000 .000 .000 .100 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000			
・ 特容へい少広力 面圧有効歯幅 ・ 線域係数 声命係数 加み合い軍係数 相さ係数 相さ係数 前重点や振録 動荷重係数 単位不開力 許容円開力 へレンの広力	σ'Him bw ZH KHL Zε ZR ZV ZW KH,β Kv Fc Fclim σ'H	MPa MPa mm N N MPa	7 1275.000 1275.000 10 1.000 0.842 0.884 1.000 1.000 1.000 1.000 0.842 1.000 1.000 0.842 1.000 1.000 0.842 1.000 0.842 1.0000 1.0000 1.0000 1.0000 1.0000 1.0000 1.0000 1.0000 1.0000 1.	P ran 44 1275.000 0.000 1.171 1.000 .880 0.842 0.984 1.000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000 .000			

図 35.22 強度結果

35.8 歯形出力

生成した歯形を, CAD デー タとして出力することができま す.図 35.23 の歯形出力機能に より出力した CAD データの作図 例を図 35.24 および図 35.25 に示 します.





図 35.24 CAD 作図例(2D)

図 35.25 CAD 作図例 (3D)

AMTEC INC. www.amtecinc.co.jp

35.9 歯数差0の設計例

2 段連結した歯車機構例(K-H-V+0)を図 35.26 に示します.1 段目は1 歯差の外・内歯車です(内歯固定,外歯出力,腕入力). 2 段目(従動側)は0 歯差の外・内歯車です.1 段目の外歯車と2 段目の内歯車を連結すると,入力軸と同じ軸上で出力することが できます.

図 35.26 では 2 段目の 0 歯差の外歯車,内歯車,腕のいずれも 固定していません.緑の従動側(差動の外歯車+0 歯差の内歯車) と赤の外歯車(出力)の回転比は同じです.従って,差動歯車の 減速比を同軸上で取り出すことができます.以下に 0 歯差歯車の 設計例を示します.



図 35.26 機構(1段目差動,2段目0歯差)と模型

図 35.27 で、歯数差0を選択し、モジュール、歯数、圧力角、 ねじれ角を設定します.次に補助機能(図 35.28)で適合する 25 個の中から No.25 を選択します.この歯車の寸法を図 35.29 に歯



形を図 35.30 に示します.また,図 35.30 のかみ合い部 C および D の拡大図を図 35.31 に示します.また,歯形レンダリングを図 35.32 に示します.

道日	記号	単位	外击車	内告审			
正面かみ合い圧力角	aw	deg	90.0000				
かみ合いねじれ角	じれ角 &w deg						
かみ合いビッチ円直径	dw	mm					
有効歯幅	bw	mm	15.0000				
クリアランス(大径)	ckh	nin 🛛	0	.3750			
クリアランス(小径)	ckt	mm	0	.3750			
最大接触直径	dja	mm	48.2048	49.1149			
最小接触直径	djf	mm	43.6726	44.1686			
正面かみ合い率	εa		1.2972				
重なりかみ合い率	εβ		0.0000				
全かみ合い率	εγ		1	.2972			
すべり率(大径側)	σа		-0.0795	0.0737			
すべり率(小径側)	σf		-0.1686	0.1443			
正面法線方向バックラッシ	jnt	mm	0.1000				
バックラッシ角度	jσ	deg	0.2711	0.2711			

図 35.29 かみ合い寸法



図 35.30 かみ合い図(歯数差0)





図 35.28 補助機能(転位係数とかみ合い率)