### [12] ANSI/AGMA2101-D04 (歯車強度計算)



図 12.1 AGMA2101-D04

### 12.1 概要

ANSI/AGMA2001-C95の上位版としてANSI/AGMA2101-D04 ソ フトウェアを開発しました. 本ソフトウェアは, ANSI/AGMA2101 -D04の規格に基づいて歯車強度計算をします. また, 歯形の幾何 係数 (ZI, YJ)は, AGMA908-B89に基づき, フラッシュ温度など の計算はAGMA925-A03に基づいています.

### (1)適用規格

- 「ANSI/AGMA2101-D04」:Fundamental Rating Factors and Calculation Methods for Involute Spur and Helical Gear Teeth
- 「ANSI/AGMA 908-B89」:Geometry Factor for Determining the Pitting Resistance and Bending Strength of Spur, Helical and Herringbone Gear Teeth
- 「AGMA 925-A03」:Effect of Lubrication on Gear Surface Distress (2)歯車の種類

インボリュート平,はすば歯車(外歯車,内歯車) (3)工具

ホブおよびピニオンカッタ (プロチュバランス含む) (4)歯車の強さ

曲げ強さ、歯面強さ、寿命および幾何係数の詳細数値 (5)スカッフィング

すべり率、ヘルツ応力、油膜厚さ、フラッシュ温度のグラフと 摩耗およびスカッフィング発生確率などを計算します.

#### 12.2 初期設定

図 12.2 で基準ラックの設定を行い、図 12.3 で工具の設定をしま す. 工具の種類は、ホブとピニオンカッタを選択することができ ます.



### 12.3 歯車諸元

歯車諸元入力画面を図 12.4 に, 歯車計算結果を図 12.5 に示します.

<ul> <li>Gear item settings</li> </ul>				- • ×	
Item	Symbol	Unit	Pinion	Gear	
Kind of gearing			Externa	lgearing v	
Normal metric module	mn	mm	3	.00000	
Number of teeth	z		15	41	
Normal pressure angle	αn	deg	20	.00000	
Helix angle	β	deg	22	.00000 * 🛄	
Reference diameter	d	mm	48.53406	132.65977	
Base diameter	db	mm	45.17780	123.48600	
Direction of helix			Right hand $\sim$	Left hand $\sim$	
Tooth thickness setting type			Profile shift v	Profile shift $\sim$	
Profile shift coefficient	xn		0.10000	0.20000	
Number of teeth spanned	zm		3	6	
Base tangent length	W	mm	23.12778	51.25691	
Measurement ball diameter	dp	mm	5.3100	5.1600	
Over ball diameter	dm	mm	56.30846	140.83786	
Circular tooth thickness	Sn	mm	4.93077	5.14915	
Tooth thinning for backlash	fn	mm	0.10000	0.00000	
Out diameter	da	mm	55.13406	139.85977	
Root diameter	df	mm	41.63407	126.35978	
Operating center distance	a	mm	91.80000		
Face width	b	mm	10.00000	8.00000	
Lead modification			Unmodif	ied leads $\sim$	
	<u>0</u> K	Gancel		Clear	

図 12.4 歯車諸元入力画面

Item	Symbol	Hait	Pinio			Gear	
Transverse module	mt	mm	-7 11110		295	20	
Transverse pressure angle		der		21	492	72	
Effective free width	Let how	Ues		21	000	10	
Effective face wight	011	mm	077.00	202	.000	001 5045	
Test succits at its	με V=	mm	0//.00	000		0.5000	10
Addee door	Am	mm	0.00	000		0.0000	10
Radendum	na	mm	3.30	000		0.1500	10
Dedendum	ht	mm	3.45	000		3.1500	10
Whole depth	h	mm	6.75	000		6.7500	10
Glearance	C	mm	1.05	308		1.0530	18
Base helix angle	βb	deg	20	36	_1	38.21	
Operating transverse pressure angle	αw	deg	23 *	16		14.73	~
Operating pitch diameter	dw	mm	49.17	857		134.4214	13
Transverse circular pitch	pbt	mm		9	462	02	
Normal circular pitch	pbn	mm		8	856	39	
Contact length	ga	mm		12	366	08	
Transverse contact ratio	εα			1	306	92	
Overlap ratio	εβ			0	.817	98	
Total contact ratio	ε γ			1	624	89	
Sliding ratio (tip side)	σa		0.52	613		0.7140	1
Sliding ratio (root side)	σb		-2.49	667		-1.1102	28
Span measurement (design)	W	mm	23.02	7777		51.2569	910
Over balls diameter(design)	dmʻ	mm	56.08	2111		140.8378	362
Circular tooth thickness(design)	Sn'	mm	4.82	4353		5.1491	153
Transverse tooth thickness(design)	Sť	mm	5.20	3233		5.5535	541
Transverse span measurement	Wa	mm	24.60	2475		54.7618	387
Chordal height	hj	mm	3.40	759		3.6429	35
Chordal tooth thickness	Sj	mm	4.81	848		5.1482	20
Basic rack addendum factor	hac		1.00	000		1.0000	00
Basic rack dedendum factor	hfc		1.25	000		1.2500	00
Backlash(transverse)	it	mm		0	397	03	
Backlash(normal)	in	mm		0	338	17	

図 12.5 歯車寸法

### 12.4 歯形図

```
歯形かみ合いを図 12.6 にレンダリングを図 12.7 に示します.
```



### 12.5 材料入力

図 12.8 に材料設定画面を示します. 硬度や許容応力値は, 図 12.9 で入力できますが,任意に設定することができます.



#### 12.6 動力および係数入力

- (1) 動荷重係数,荷重分配係数などは[TAB]で理論値が入力され ます.
- (2) 荷重の作用位置は、歯先荷重または外の最悪荷重点(HPSTC) を選択することができます.
- (3) 係数の意味や図およびグラフは規格原本をご覧ください.
- 図 12.10 に動力および係数入力画面を示します.



図 12.10 動力及び係数設定

Dynamic factor Kv			×	
Item	Symbol	Unit	Value	
Transmitted tangential load	Ft	N	1941.76035	
Incremental dynamic tooth load	Fd	N		
Dynamic factor	Kv			
Appl	y <u>C</u> a	ncel		
			Reliability Factor YZ	×
			Requirement of application	YZ
			Fewer than one failure in 10000	1.50
			Fewer than one failure in 1000	1.25
			Fewer than one failure in 100	1.00
			Fewer than one failure in 10	0.85
			Fewer than one failure in 2	0.70
			<u>Apply</u>	
<b>汉</b>	12.11	補	助フォームの例	

### 12.7 強度結果

強度計算結果を図 12.12~12.15 に示します. 強度結果の一覧は, 図 12.12 で解りますが, 詳細数値については図 12.13 および図 12.14 をご覧ください.図 12.15 の寿命は,負荷かみ合い数と Z<sub>N</sub>および Y<sub>N</sub>の関係から計算しています.

Summary Fundamental Rating Factors Page 1 Fund	lamental R	ating Factors Pa	age 2 Stress cycle fact	or
Item	Symbol	Unit	Pinion	Gear
Transverse module	mt	mm	3	.2356
Effective face width	bw	mm	8	.0000
Transmitted power	P	kW	10	.0000
Speed	ø	rpm	2000.0000	731.7073
Transmitted torque	Т	N•m	47.7485	130.5071
Pitch line velocity at operating pitch diameter	vt	m/s	5	. 1500
Transmitted tangential Load	Ft	N	1941	.7597
Operating pitch diameter	dw	mm	49.1786	134.4214
Overload factor	Ko		1	.0000
Dynamic factor	Kv		1	. 1000
Size factor	Ks		1.0000	1.0000
Load distribution factor	KH		1	.2268
Surface condition factor	ZR		1.0000	1.0000
Reliability factor	Yz		1	.0000
<pitting resistance=""></pitting>				
Elastic coefficient	ZE	[N/mm²]0.5	189	.7841
Allowable contact stress number	σHP	N/mm²	1240.0	1240.0
Pitting resistance geometry factor	ZI		0	. 1269
Stress cycle life factor	ZN		1.0000	1.0579
Hardness ratio factor	ZW		1.0000	1.0000
Safety factor	SH		1	.2000
Temperature factor	Yθ		1.0000	1.0000
Contact stress number	σH	N/mm <sup>2</sup>	1375.1665	1375.1665
Allowable transmitted power for pitting resistance	Paz	kW	5.6464	6.3193
Allowable transmitted power for pitting resistance a	Pazu	k₩	8.1308	9.0997
Pitting resistance (Paz/P)	SFc		0.5646	0.6319
Service factor	CSF		0.8131	0.9100
<bending strength=""></bending>				
Allowable bending stress number	σFP	N/mm <sup>2</sup>	380.0	380.0
Bending strength geometry factor	YJ		0.2953	0.3473
Rim thickness factor	KB		1.0000	1.0000
Stress cycle life factor	YN		1.0176	1.0360
Safety factor for bending	SF		1	.2000
Bending stress number	σF	N/mm <sup>2</sup>	342.8032	291.4818
Allowable bending stress number	σF	N/mm²	322.2538	328.0735
Allowable transmitted power for bending strength	Pay	kW	9.4005	11.2554
Allowable transmitted power for bending strength at	Payu	kW	11.2807	13.5064
Bending strength (Pay/P)	SFt		0.9401	1.1255
Service factor	KSF		1,1281	1.3506

図 12.12 強度計算結果

Summary	Fundamental Rating Factors Page 1 Fu	ndamental R	ating Factors	Page 2 Stress cycle fac	tor
	Item	Symbol	Unit	Pinion	Gear
	Contact stress number	σH	N/mm <sup>2</sup>	1375.1665	1375.1665
	Operating pitch diameter	dw	mm	49.1786	134.4214
Allowabl	e transmitted power for pitting resistance	Paz	k₩	5.6464	6.3193
Con	act load factor for pitting resistance	K	N/mm <sup>2</sup>	6	.7411
	Gear ratio factor	CG		0	.7321
Stress	cycle life factor for pitting resistance	ZN		1.0000	1.0579
Allowable contact load factor		Kaz	N/mm <sup>2</sup>	3.8063	4.2599
	Bending stress number	σF	N/mm <sup>2</sup>	342.8032	291.4818
	Rim thickness factor	KB		1.0000	1.0000
	Transverse metric module	mt	mm	3.2356	
	Allowable bending stress number	σF	N/mm <sup>2</sup>	322.2538	328.0735
Stres:	s cycle life factor for bending strength	YN		1.0176	1.0360
Allowab	e transmitted power for bending strength	Pay	k₩	9.4005	11.2554
	Unit load for bending strength	UL	N/mm <sup>2</sup>	80	.9067
Alk	wable unit load for bending strength	Uay	N/mm <sup>2</sup>	76.0567	91.0634
	Back-up ratio	mB		2.9630	2.9630
	Transmitted tangential Load	Ft	N	1941	.7597
Pitch I	ine velocity at operating pitch diameter	vt	m/s	5	.1500

図 12.13 強度計算結果(詳細1)

Summary Fundamental Rating Factors Page 1 Fun	damental F	ating Factors	Page 2 Stress cycle facto	r
Item	Symbol	Unit	Pinion	Gear
Allowable transmitted power for pitting resistance a	Pazu	k₩	8.1308	9.0997
Allowable transmitted power for bending strength at	Payu	kW	11.2807	13.5064
Allowable transmitted power for gear set	Pa	kW	8.1308	9.0997
Elastic coefficient	ZE	[N/mm²]0.5	189.	7841
Hardness ratio factor for pitting resistance	ZW		1.0000	1.0000
Face load distribution factor	KHβ		1.1	2268
Lead correction factor	KHmc		1.0000	
Pinion proportion factor	KHpf		0.0250	
Pinion proportion modifier	KHpm		1.0000	
Mesh alignment factor	KHma		0.:	2522
Mesh alignment correction factor	KHe		0.1	3000
Minimum effective case depth at pitch line	hemin	mm	0.:	3961
Hardening process factor	UH	N/mm <sup>2</sup>	44000.0	1000
Maximum effective case depth	hemax	mm	1.0468	1.2000
Minimum total case depth for nitrided gears	hemin	mm	*****	86488
Core hardness coefficient	Uc		2.1000	2.1000
Load distribution factor under overload conditions	KHs		1.1	0745

図 12.14 強度計算結果(詳細2)

Summary Fundamental Rating Factors Page 1 F	undamental Re	ating Factors	Page 2 Stress cycle fact	lor
Terms of pitting resistance	Symbol	Unit	Pinion	Gear
Pitting resistance (Pa/P)	SFc		0.5646	0.6319
Service factor for pitting resistance	CSF		0.8131	0.9100
Pitting resistance stress cycle factor	ZN'		1.3308	1.3308
Number of load cycles	nL		6.075E+04	6.075E+04
Life time of pitting resistance	Lp	hours	5.062E-01	1.384E+00
Terms of bending strength	Symbol	Unit	Pinion	Gear
Bending strength (Pay/P)	SFt		0.9401	1.1255
Service factor for bending strength	KSF		1.1281	1.3506
Bending strength stress cycle factor	YN		1.0825	0.9205
Number of load cycles	nL		2.138E+06	2.810E+09
Life time of bending strength	Lb	hours	1.781E+01	6.400E+04

図 12.15 強度計算結果(寿命)

幾何係数(YJ, ZI)の計算結果を図 12.16~12.18 に示	します.
------------------------------------	------

AGMA908-B89 Basic Gear Geometry			- • ×
Terms of basic gear geometry	Symbol	Unit	Value
Gear Ratio	mG		2.7333
Pinion reference pitch radius	R1	mm	8.0890
Gear reference pitch radius	R2	mm	22.1100
Standard transverse pressure angle	Φ	deg	21.4327
Pinion base radius	Rb1	mm	7.5296
Gear base radius	Rb2	mm	20.5810
Operating transverse pressure angle	Φr	deg	23.2708
Transverse base pitch	pb	mm	3.1540
Normal base pitch	pN	mm	2.9521
Base helix angle	ΨЬ	deg	20.6106
First distance along line of action	C1	mm	1.1451
Second distance along line of action	C2	mm	2.1131
Third distance along line of action	C3	mm	3.2382
Fourth distance along line of action	C4	mm	4.2991
Fifth distance along line of action	C5	mm	5.2671
Sixth distance along line of action	C6	mm	12.0893
Active length of line of contact	Z	mm	4.1220
Transverse contact ratio	mp		1.3069
Axial pitch	Px	mm	8.3864
Axial contact ratio	mF	mm	0.3180
Fractional part of mF	na	mm	0.3180
Effective face width at mn = 1.0	F	mm	2.6667
Minimum length of contact Lines	Lmin	mm	2.8490
Load sharing ratio	mN		1.0000
Operating helix angle	Ψr	deg	22.2638
Operating normal pressure angle	Φnr	deg	21.7026

図 12.16 幾何係数 (AGMA925-A03)

Admission up ochaing strength deometry ractor				
Bending Strength Geometry Factor Page 1 Bending Stre	ingth Geome	try Factor P	age 2	
Terms of Bending strength geometry factor	Symbol	Unit	Pinion	Gear
Bending strength geometry factor	YJ		0.2953	0.3473
Virtual spur number	n		18.8189	51.4383
Reference pitch radius of virtual spur gear	m	mm	9.4094	25.7191
Virtual base radius	mb	mm	8.8420	24.1681
Virtual outside radius	ma	mm	10.5094	26.9191
Pressure angle at load application point	ΦnW	deg	32.7184	26.1292
First distance along line of action of virtual spur gear	Cn1	mm	1.2829	7.4576
Fourth distance along line of action of virtual spur gear	Cn4	mm	4.2351	10.4097
Sixth distance along line of action of virtual spur gear	Cn6	mm	13.1381	13.1381
Generating rack shift coefficient	×g		0.0513	0.2000
Amount gear tooth is thinned for backlash	∆sn	mm	0.0355	0.0000
Normal circular tooth thickness measured on reference	sn	mm	1.6081	1.7164
Load angle	ΦnL	deg	31.0592	25.3394
Virtual load radius	mL	mm	10.3218	26.7408
Virtual tooth number of tool	no		12545.9172	12545.9172
Reference pitch radius of virtual tool	mo	mm	6272.9586	6272.9586
Virtual base radius of tool	mbo	mm	5894.6529	5894.6529
Addendum modification coefficient of tool	XO		0.0000	0.0000
Nominal tool addendum	hao	mm	1.2500	1.2500
Outside diameter of tool	Roc	mm	5001.2500	5001.2500
Standard pitch radius of tool	Rc	mm	5000.0000	5000.0000
Stock allowance per side of gear tooth	us	mm	0.0000	0.0000
Amount of effective protuberance tool	δao	mm	0.0000	0.0000
Radius to center "S" of tool tip radius	rsno	mm	6273.8336	6273.8336
Pressure angle at point "S" on tool	Φns	deg	20.0219	20.0219
Angle to center "S" of tool tip radius	λns	deg	0.0012	0.0012

図 12.17 幾何係数 (YJ, 1/2)

Terms of pitting resistance geometry factor	Symbol	Unit	Value
Pitting resistance geometry factor	ZI		0.1269
Pinion operating pitch diameter	d	mm	16.3929
Mean radius of pinion	Rm1	mm	8.2395
Radius of curvature of the pinion profiles at point of contact stress ca	ρ1	mm	2.1131
Radius of curvature of the gear profiles at point of contact stress cal	ρ2	mm	9.9762
Helical overlap factor	CΨ		1.1394
Radius of curvature of pinion profile at mean radius of the pinion	.⊘m1	mm	3.3458
Radius of curvature of gear profile at mean radius of the gear	.0 m2	mm	8.7435



### 12.8 スカッフィング評価

AGMA925-A03 に基づいてフラッシュ温度や油膜厚さなど,また,スカッフィング発生確率の計算をします.計算結果を図 12.19 ~12.24 に示します.

- (1) 歯面粗さは Ra(µm)で入力してください.
- (2) 潤滑油(ISO 粘度グレード)はVG32~VG3200を選択することができます.また,範囲外の場合は動粘度,平均温度などを入力することができます.
- (3) 摩擦係数の方式は、AGMA217.01, Benedict and Kelley,任意 を選択する事ができますが、ここでの計算は歯面上の摩擦係 数は一定としています.
- (4) 摩耗とスカッフィングの発生確率を図 12.23 および図 12.24 に示します.
- (5) すべり率,ヘルツ応力,フラッシュ温度,油膜厚さなどのグ ラフを図 12.25 に示します.



図 12.19 スカッフィング評価なの設定

<ul> <li>Calculation table AGMA925-A03</li> </ul>						
Load shar	ing ratio and bH	Flash temperature	Specific film thickness			
Index	€ [deg]	ΧГ	∕n[mm]	bH[mm]	^	
A	8.71341	0.33333	3.32254	0.06666		
В	16.07945	1.00000	5.58900	0.14974		
C	24.64080	1.00000	7.59889	0.17461		
D	32.71341	1.00000	8.87920	0.18874		
E	40.07945	0.33333	9.52674	0.11287		
1	8.71341	0.33333	3.32254	0.06666		
2	10.02032	0.39247	3.76093	0.07695		
3	11.32724	0.45162	4.18367	0.08707		
4	12.63416	0.51076	4.59077	0.09699		
5	13.94108	0.56990	4.98223	0.10673		
6	15.24800	0.62904	5.35805	0.11629		
7	16.55492	1.00000	5.71823	0.15147		
8	17.86184	1.00000	6.06276	0.15596		
9	19.16875	1.00000	6.39166	0.16014		
10	20.47567	1.00000	6.70491	0.16401		
11	21.78259	1.00000	7.00252	0.16761		
12	23.08951	1.00000	7.28449	0.17095	¥	

図 12.20 計算結果(荷重分担)

🗢 Calcu	ulation table AGN	/A925-A03					×	
Load sh	aring ratio and b	H Flash temper	ature Speci	fic film thic	kness			
	Des	cription	Symbol	Unit	Va	lue		
	Dynamic vi	iscosity at 40°C		η1	mPa•	1200		
	Dynamic vi	scosity at 100°C		n 2	mPa-	7090		
	Fa	actor c		с		9.092		
	Fa	actor d		d		-3.48	87058	
Factor k				k		0.01	10471	
Factor s				s	0.13		34800	
	μmet - use Kelly and AGMA 217.01					1	1	
	Surface rou	ghness constant		CRavex	1.54		47945	
M	lean coefficient c	f friction,const.	(Eq85)	µ mconst	0.09		32877	
Т	'he max. flash te	mp. occurs at po	int (2)	θ flmax	°C 57.8		864859	
Dyna	mic viscosity at	the gear tooth te	emperature	η M	mPa•s 284.63		31200	
	Pressure-vis	cosity coefficien	nt	a	mm <sup>2</sup> /	N 0.02	2500	
Index	К	μm	ΧГ	b	Н	vs[m/s]	v ^	
A	0.80000	0.09288	0.333	33	0.06666	1.79630		
В	0.80000	0.09288	1.000	00	0.14974	0.96556		
C	0.80000	0.09288	1.000	00	0.17461	0.00000		
D	0.80000	0.09288	1.000	00	0.18874	0.91043	~	
<				1			>	



🗢 Calcu	lation table AGM	A925-A03						x	
Load sha	aring ratio and bH	Flash temperat	ture Specif	fic film	thick	ness			
	Desci	ription	Symb	bol	Unit	Value			
Mi	inimum film thickn	ess found at poir	nt (2)	hmin	hmin(2) µm		1.341018	1.341018	
Min.	specific film thick	ness found at po	oint (B)	λm	in		4.421926	4.421926	
	Tooth te	mperature		θ N	4	°C	40.000000		
	Maximum flas	sh temperature		θflm	nax	°C	57.864859		
	Minimum fil	lm thickness		hmi	n	μm	1.341018		
	Maximum cont	act temperature		θBm	nax	°C	97.864855		
Index	U	W	Hc		ł	nc[µm]	λ 2bH	^	
A	6.123398e-10	0.00016	3.84341	2e-04		1.27699	5.52986		
В	4.074215e-10	0.00028	2.73839	9e-04		1.53049	4.42193		
C	3.367590e-10	0.00021	2.47604	3e-04		1.88152	5.03425		
D	3.181383e-10	0.00018	2.41810	6e-04		2.14708	5.52548		
E	3.219743e-10	0.00006	2.74054	0e-04		2.61084	8.68838		
1	6.123398e-10	0.00016	3.84341	2e-04		1.27699	5.52986		
2	5.524064e-10	0.00016	3.56565	8e-04		1.34102	5.40471		
3	5.068745e-10	0.00017	3.34882	9e-04		1.40104	5.30863		
4	4.713000e-10	0.00018	8.17528	0e-04		1.45768	5.23299		
5	4.429071e-10	0.00018	3.03355	0e-04		1.51139	5.17230		
_	1 100301 10	0.00010	0.01010			1.000.1	F 10001	~	

図 12.22 計算結果(油膜厚さ)

Risk of scuffing and wear AGMA925-A03							
Scuffing Wear							
Risk of scuffing	Symbol	Unit	Value				
Method of calculating scuffing temperature	θsmet		1.000000				
Mean scuffing temperature	θs	°C	253.354593				
Probability of scuffing	Symbol	Unit	Value				
Maximum contact temperature	У	°C	97.864859				
Mean scuffing temperature	μу	°C	253.354593				
Approx. standard deviation of scuffing temp.	σy	°C	38.003189				
Standard normal variable, x =	(y-μy)/σy		-4.091492				
Probability of scuffing Pscuff			Pscuff = 0% or lower				
Based on AGMA925-A03 Table 5, scuffing risk			Low				

図 12.23 計算結果 (スカッヒング発生確率)

Risk of scuffing and wear AGMA925-A03				- • •
Scuffing Wear				
Risk of wear	Symbol	Unit	Valu	16
Average surface roughness	Ra1x/Ra2x	μm	0.400000	0.400000
Root mean square roughness at Lx	Rq1x/Rq2x	μm	0.444000	0.444000
Arithmeticaverage of Ra1x and Ra2x at Lx	Rqxavg	μm	0.444000	
Minimum specific film thickness	λmin		4.421926	
Pitch line velocity is less than 5 m/s	vt	m/s	5.149968	
Mean minimum specific film thickness (Eq.110)	μλMin	μm	0.566729	
Std. dev. of min. spec. film thk. (Eq. 111)	σλMin	μm	0.255497	
Probability of wear	Symbol	Unit	Valu	16
Minimum specific film thickness	У		4.421926	
Mean minimum specific film thickness	μу		0.5	66729
Standard deviation of the min. specific film	бy		0.2	55497
Probability of wear			< 5	x

図 12.24 計算結果 (摩耗発生確率)





(a) 荷重分担



(c) 接触温度



0.7114

(d) 油膜厚さ



### 12.9 その他機能

- (1) データ管理画面を図 12.26~12.28 に示します.
- (2) 印刷選択画面を図 12.29 に示します.
- (3) 計算結果をクリップボードに出力することができます.



図 12.26 データ検索(1)



No.	management No.	title	Gear kind	nodu
1	Catalog-1-check-1		External	
2	Catalog-External	カタログ(外歯)	External	1
3	check-0		External	
4	check-1		External	1
				>

図 12.28 設計データの選択



### (4) HELP 機能

操作で不明な場合,対象画面をアクティブにして[F1]キーを押 すことで図 12.30 のような画面を表示します.



図 12.30 HELP 画面の例

(5) ソフトウェアを改正した場合などは、新しいソフトウェアを クラウドに置きますので図 12.31 のように「Download」で更新す ることができます.



図 12.31 Download の例

(6) 内歯車の計算例は省略します.

### [12a] ANSI/AGMA2001-C95 (歯車強度計算)



図 12a.1 AGMA2001-C95

#### 12a.1 概要

AGMA2001-C95 の規格に基づいて歯車の強度計算をします. なお,歯形の幾何係数 (I, J) は, AGMA908-B89 に基づいています. また, AGMA2001-C95 の改訂版規格の AGMA2101-D14 は, [12] に示します.

- (1) 適用規格
- [ANSI/AGMA2001-C95] :Fundamental Rating Factors and Calculation Methods for Involute Spur and Helical Gear Teeth
- 「Annex A」: Method for Evaluating the Risk of Scuffing and Wear

「ANSI/AGMA 908-B89」:Geometry Factor for Determining the Pitting Resistance and Bending Strength of Spur, Helical and Herringbone Gear Teeth

- (2) 歯車の種類:インボリュート平,はすば歯車(外歯車,内歯
- (3) 工具:ホブおよびピニオンカッタ (プロチュバランス含む)
- (4) 歯車の強さ:曲げ強さ,歯面強さ,寿命および幾何係数
- (5) スカッフィング: すべり率, ヘルツ応力, 油膜厚さ, フラッ シュ温度のグラフと摩耗およびスカッフィング発生確率
- (6) 軸受け荷重

### 12a.2 プロパティ

図 12a.2 のプロパティで歯先円直径決定方式,入力単位,そして,やまば歯車の選択設定をします.



12a.3 工具設定

加工工具(ホブまたはピニオンカッタ)を選択し,工具寸法を 設定します(図12a.3 および図12.4).工具は,標準タイプとプロ チュバランスを選択することができます.



### 12a.4 歯車諸元入力

歯車諸元入力画面を図 12a.5 に示します. 歯車精度は, AGMA および JIS を選択することができます.



#### 12a.5 歯形

かみ合い図,歯形創成図および歯形レンダリングを図 12a.6~ 12a.8 に示します.



図 12a.6 かみ合い図と補助フォーム



図 12a.7 歯形創成

山中



図 12a.8 歯形レンダリング

#### 12a.6 軸受け荷重

歯車に作用する荷重と、軸受けに作用する荷重を計算します. 荷重の種類は、接線力、法線力など各軸受けに作用する荷重 20 種類を計算します.図12a.9に計算結果を示します.



図 12a.9 軸受け荷重

### 12a.7 動力および係数入力

- (1) 図12a.10に動力および係数入力画面を示します.動荷重係数, 荷重分配係数などは[TAB]で理論値が入力されます.
- (2) 平歯車の場合には歯先荷重または外の最悪荷重点を選択する ことができます.
- (3) 入力する数値に関するグラフおよび表などは図 12a.11 のよう に参照する事ができます.







### 12a.8 材料入力

- (1) 図 12a.12 に材料の設定画面を示します.
- (2) [参照]をクリックすると材料に適応した許容応力数の表を 図 12a.13 のように表示します.



図 12a.12 材料の設定(ピニオンの例)

Minimum Allowable contact stress num				imber <sup>2)</sup> , s <sub>ac</sub>	
Material designation	Heat	bardness <sup>1)</sup>	Grade 1	Grade 2	Grade 3
Steel <sup>3)</sup>	Through hardened <sup>6</sup>	see figure 8	see figure 8	see figure 8	
	Flame <sup>(i)</sup> or induction hardened <sup>(i)</sup>	50 HRC	170 000	190 000	
		54 HRC	175 000	195 000	
	Carburized and hardened <sup>1)</sup>	see table 9	180 000	225 000	275 000
	Ntrided <sup>5)</sup> (through hardened steels)	83.5 HR15N	150 000	163 000	175 000
		84.5 HR15N	155 000	168 000	180 000
2.5% Chrome (no aluminum)	Nitrided <sup>5)</sup>	87.5 HR15N	155 000	172 000	189 000
Nitralloy 135M	Nitrided <sup>5)</sup>	90.0 HR15N	170 000	183 000	195 000
Nitralicy N	Nitrided <sup>5)</sup>	90.0 HR15N	172 000	188 000	205 000
2.5% Chrome (no eluminum)	Ntrided <sup>5)</sup>	90.0 HR15N	176 000	196 000	216 000

### 12a.9 強度結果

強度計算結果を図 12a.14~12a.16 に示します. 幾何係数の詳細 数値を図 12a.17 に示します.

💭 強度計算結果				
項目	記名	; 単位	数	値
有効歯幅	F	mm	30.	0000
周 速	vt	m/s	4.	0685
接線荷重	Wt	N	4915.	8036
歯面強さ 曲げ強	さ 寿命結果			
項目	記名	; 単位	Pinion	Gear
弾性係数	Cp	êPa	190.	1995
幾何係数	I		0.	1098
硬度比係数	t CH		1.	0000
歯数比係数	t CG		0.	6000
歯すじ修整係	後数 Cmc		0.	8000
ビニオン形状	係數 Cpf		0.	0273
ビニオン位置	係數 Cpm		1.	0000
かみ合い精度	係數 Cma		0.	2666
かみ合い修整	係數 Ce		0.	8000
応力繰り返し	係数 ZN		1.0000	1.0229
許容接触応力	]数 Sac	MPa.	1210	1210
接触応力数	t Sc	MPa.	1081.	8919
許容接触荷重	係数 Kac	MPa.	3.3764	3.5331
接触荷重係	故 K	MPa.	4.	2176
許容伝達動	力 Pac	k₩	16.0108	16.7541
歯面強さ(Pac	/P) SFc		0.8005	0.8377
サービスファ	クタ Csf		1.2508	1.3089

図 12a.14 歯面強さ結果

<ul> <li>強度計算結果</li> <li>回</li> </ul>								
項目	記号	単位	<b>数</b> 値					
有効歯幅	F	mm	30.0000					
周 速	vt	m/s	4.0685					
接線荷重	₩t	N	4915.8036					
歯面強さ 曲げ強さ 寿命	結果							
項目	記号	単位	Pinion	Gear				
バックアップ比	mВ		2.9763	4.4645				
リム厚さ係数	KB		1.0000	1.0000				
幾何係数	J		0.3554	0.3531				
応力繰り返し係数	YN		1.0176	1.0250				
許容単位荷重	Uat	MPa	68.2294	68.2679				
単位荷重	UL	MPa	54.	6200				
許容曲げ応力数	Sat	MPa	310	310				
曲げ応力数	St	MPa	202.0353	203.3840				
許容伝達動力	Pat	k₩	24.9833	24.9974				
曲げ強さ(Pat/P)	SFt		1.2492	1.2499				
サービスファクタ	Ksf		1.5615	1.5623				

#### 図 12a.15 曲げ強さ結果

<ul> <li>強度計算結果</li> <li>回</li> </ul>								
項目	記号	単位	数 値					
有効歯幅	F	mm	30.0000					
周 速	vt	m/s	4.0685					
接線荷重	₩t	N	4915.	8036				
歯面強さ 曲げ強さ 寿命	結果							
歯面強さの寿命	記号	単位	Pinion	Gear				
予想応力繰り返し係数	ZN'		1.1177	1.1177				
予想寿命負荷回数	Nc	cycs	1.372E+06	1.372E+06				
予想寿命時間	Lc	hrs	1.905E+01	2.857E+01				
曲げ強さの寿命	記号	単位	Pinion	Gear				
予想応力繰り返し係数	YN'		0.8147	0.8201				
予想寿命負荷回数	Nt	cycs	2.680E+12	1.844E+12				
予想寿命時間	Lt	hrs	3.722E+07	3.842E+07				

図 12a.16 寿命結果



#### 12a.10 スカッフィング評価

- (1) 油 (ISO 粘度グレード) は VG46~VG1500 を選択すること ができます.また,範囲外の場合は動粘度,平均温度などを 入力 することができます (図 12a.18).
- (2) 歯面粗さは Ra(µm)で入力してください.
- (3) 摩擦係数の方式は, AGMA 方式, 一定値, ISO 方式を選択 する事ができます.
- (4) すべり率、ヘルツ応力、フラッシュ温度、油膜厚さのグラフ を表示します(図 12a.19~図 12a.22).
- (5) 摩耗とスカッフィングの発生確率を表示します.



図 12a.18 スカッフィング評価の設定



図 12a.21 ヘルツ応力

# 図 12a.22 油膜厚さ

## 12.11 その他機能

- (1) ファイルデータ管理を図 12a.23 に示します.
- (2) 寸法, 強度, 寿命, スカッフィング, グラフの印刷ができます.
- (3) 係数などの図,表,グラフを表示します.
- (4) 計算結果をクリップボードに出力することができます.

() AI	NSI/AGM	A 2001-0	95				
77'	ſJレ(F)	編集(E)	表示(V)	(T)	ウイン	៸ドウ(₩)	ヘルプ(H)
	新規作	戓(N)	Ctrl+N	1 🖶 🔊	r 📻 [	🔀   🐻	
1 📂	開く(O)		Ctrl+O				
	インポー	ŀ(I)		L			
i 🛃	保存(S)		Ctrl+S				
	削除(D)						
1	エクスポ	-卜(E)		L			
3	印刷(P)		Ctrl+P				
	印刷設	定		L			
1	アプリケ・	ーションの制	冬了(X)				
				_			
		义	12a.23	ファ	・イル	V	

### (5) 印刷設定画面を図 12a.24 に示します.

旧ソフトウェアでは英語印刷をオプションとしていましたが、 新ソフトウェアではこの機能はありません. 必要な場合は、 AGMA2001-C95の英語版をお使いください(カタログ省略).

項目              ・             ・	印刷タイトル 管理No. タイトル 設計者 図面番号 品名 品番 品番	カタログ 2022年 5月 8日 🛛 💌	
	□備考 □ 全て選択 □ 全て選択	キャンセル クリア	) 

#### (6) HELP 機能

操作で不明な場合,対象画面をアクティブにして[F1]キーを押 すことで図 12a.25 のような画面を表示します.



(7) ソフトウェアを改正した場合などは、新しいソフトウェアを クラウドに置きますので図 12a.26 のように「最新版をダウンロー ド(D)」で更新することができます.

ANSI/AGMA 2001-C	95				
ファイル(F) 編集(E)	表示(V) ツール(T)	ウィンドウ(W)	٨JL	プ(H)	
: 🗅 💕 🛃 🖪 🕅	j 👼 🛄 🚾 🖶 j	🖉 🚟 🔣 🐻		目次(C)	Ctrl+F1
T 8 54 00			3	インデックス(I)	
上呉設定			0	検索(S)	
田単諸元				鼻が近の方無	£∓/7/V)
田単田形区			_	BR RINK WIR RT	2)1))(K)
レンダリング				最新版をダウン	□−ド(D)
軸受荷重				バージョン情報(	A)
材料諸元			-		
動力諸元					
歯面評価					
	12-26	D1		The second secon	

図 12a.26 Download の例

(8) 内歯車の計算例は省略します.